### EFEITOS DE CARGAS LOCALIZADAS EM VIGAS DE ROLAMENTO COM ALMA SENOIDAL

Sandra Pietrani Alpino Silva

### UNIVERSIDADE FEDERAL DE MINAS GERAIS ESCOLA DE ENGENHARIA PROGRAMA DE PÓS-GRADUAÇÃO EM ENGENHARIA DE ESTRUTURAS

### "EFEITOS DE CARGAS LOCALIZADAS EM VIGAS DE ROLAMENTO COM ALMA SENOIDAL"

Sandra Pietrani Alpino Silva

Dissertação apresentada ao Programa de Pós-Graduação em Engenharia de Estruturas da Escola de Engenharia da Universidade Federal de Minas Gerais, como parte dos requisitos necessários à obtenção do título de "Mestre em Engenharia de Estruturas".

Comissão Examinadora:

Prof. Dr. Gílson Queiroz DEES-UFMG – (Orientador)

Prof. Dr. Francisco Carlos Rodrigues DEES-UFMG

Prof. Dr. Luiz Fernando Loureiro Ribeiro DECIV – UFOP

Belo Horizonte, 30 de agosto de 2011

Dedico este trabalho

Aos meus pais, José Carlos e Dulce, Pela dura batalha, porém vitoriosa, na educação dos filhos

> Aos meus filhos e enteada, Júlia, Rafael e Isabela, Pela paciência na espera de uma atenção maior

> > Ao meu marido, Fabrício, Por estar sempre ao meu lado

### **AGRADECIMENTOS:**

A Deus, pela constante presença e por atender minhas preces.

Ao meu orientador Gílson, pelos momentos de paciência e otimismo que tanto me empolgavam em dias difíceis. Pela sua competência em orientar, seu dom em ensinar, com simplicidade, sabendo ouvir minhas opiniões e pelas trocas de idéias. Obrigada pela dedicação e amizade. Foi uma honra ter tido você como orientador.

Ao meu marido, pelo amor, carinho, compreensão, paciência, me incentivando sempre e compartilhando angústias nos momentos difíceis.

Aos meus filhos e enteada, pela compreensão nos muitos dias sem a minha completa presença e por tantos diálogos e passeios não realizados.

Aos meus pais, por todo apoio e motivação nos meus estudos. Vocês são meu exemplo de vida. Agradeço pelo amor, carinho e segurança, que sempre recebi.

Aos meus irmãos, família e amigos, por torcerem por mim e me incentivarem neste período.

A minha ajudante Iara, por toda a dedicação com a minha família, principalmente com meus filhos.

A Codeme, pela confiança e incentivo. Obrigada pela experiência adquirida e oportunidade de participar desse grupo de estudos sobre o perfil de alma senoidal.

Aos colegas da Codeme, que tanto ouviram meus desabafos e me consolaram em momentos de difíceis decisões. Ao Alex, Carla, Wagner, Hermes, Juliano e Janaina um especial obrigada pelas ajudas.

A funcionária Inês, por tantas vezes não me deixar desistir, me ligando sempre nos últimos dias de matrícula e me incentivando.

Aos colegas de curso Aline e Filipe, pelos estudos em grupo, compartilhando conhecimentos e pela agradável amizade.

Aos professores do departamento pela dedicação ao curso e toda colaboração e auxílio aos alunos.

#### RESUMO

Com os avanços da engenharia estrutural e as diversas vantagens que os perfis de alma senoidal vêm apresentando, dentre elas a economia de material e a possibilidade de fabricação em grande escala e com baixo custo, acredita-se em um aumento de utilização e de investimentos na produção desses perfis em todo o mundo. A utilização viável de tais perfis resulta no interesse por maior conhecimento de seu desempenho em diversas situações de carregamentos, gerando assim a necessidade de mais pesquisas e publicações que complementem as já existentes. Este trabalho apresenta um estudo de perfis de alma senoidal usados como vigas de rolamento, sob o efeito de forças localizadas sobre trilhos. O estudo tem grande importância, pois esse tipo de aplicação ainda não está consolidado. Foram realizadas 230 análises numéricas parametrizadas por meio de modelos de elementos finitos, utilizando-se o programa ANSYS 10.0. Os valores dos parâmetros estabelecidos estão dentro dos limites dos perfis senoidais fabricados no Brasil. Os modelos permitem determinar os efeitos causados no perfil por uma força localizada sobre um determinado trilho e a interação dessa força com a força cortante. Os resultados foram utilizados para propor procedimentos de determinação da resistência a forças localizadas e da interação entre estas e a força cortante. Tais procedimentos foram baseados em ajuste de curvas aos resultados numéricos de todas as análises e, finalmente, foram comparados com formulações já apresentadas por outros pesquisadores.

Palavras-Chave: Perfis com Alma Senoidal, Estruturas de Aço, Vigas de Rolamento.

### ABSTRACT

The advances in structural engineering and the many advantages that the sinusoidal profiles have presented, among them the economy of material and the possibility of large-scale manufacturing at low cost, make us believe in an increased use and investment in the production of these profiles in the world. The use of such viable profiles results in the interest of greater knowledge of their performance in many shipment situations, thereby generating the need for more research and publications that complement the existing ones. This paper presents a study of sinusoidal profiles used as crane girders, under the effects of some forces placed on rails. The study is of great importance, because this application is not consolidated yet. 230 numerical analyses were performed using parameterized models of finite elements, using the program ANSYS 10.0. The values of parameters are within the limits of sinusoidal profiles manufactured in Brazil. The models allow determining the effects caused by a force concentrated on a particular rail and the interaction of this force with the shear force. The results were used to propose procedures for determining the resistance to the concentrated forces and the interaction between them and the shear force. These procedures were based on curve fitting to the numerical results of all the analyses and, finally, were compared with formulations already presented by other researchers.

Keywords: Sinusoidal Web Profiles, Steel Structures, Crane Girders

# SUMÁRIO

<b>1 Introdução</b>				
2 Objetivo, Justificativa	e Metodologia			
2.1 Objetivo				
2.2 Justificativa				
2.3 Metodologia				
3 Revisão Bibliográfica				
3.1 Considerações Ge	erais			
3.2 Efeito de Forças	Localizadas Aplicadas nas Mesas de Vigas com			
Almas Planas				
3.3 Efeito de Forças	Localizadas Aplicadas nas Mesas de Vigas com			
Almas Corrugadas				
3.3.1 Vigas com	Alma Trapezoidal			
3.3.2 Vigas com	Alma Senoidal			
4 Análise Numérica				
4.1 Parametrização				
4.2 Programa Ansys				
<b>4.3 Discretização da Alma Senoidal</b>				
4.4 Discretização das	s Mesas			
4.5 Discretização do	<b>Trilho</b>			
4.6 Elementos de Co	ntato			
4.7 Condições de Co	ntorno			
4.7.1 Deslocan	nentos			
4.7.2 Carregan	nento			
4.8 Análise Numéric	a			
4.8.1 Análise I	Linear			
4.8.2 Análise d	le Flambagem Linearizada			
4.8.3 Análise n	ão Linear			
5 Resultados				
5.1 Vigas carregadas	s com excentricidade nula			

5.1.1	Interação com a Força Cortante
5.1.2	Resistência à Força Localizada
	5.1.2.1 Resistência ao Escoamento Local da Alma
	5.1.2.2 Resistência ao Enrugamento da Alma
	5.1.2.3 Resistência à Flambagem
5.1.3	Resultados Finais
5.1.4	Forças Limites no Regime Elástico
5.2 Vigas o	carregadas com excentricidade de 10,75 mm
6 Proposições	de Métodos de Cálculo e Comparações con
Resultados d	le Outros Pesquisadores
6.1 Genera	ılidades
6.2 Proced	imentos de Cálculo
6.2.1	Escoamento Local da Alma
6.2.2	Enrugamento da Alma
6.2.3	Flambagem Global da alma
6.3 Res	ultados Finais
6.4 Aná	lise Estatística dos Resultado
6.5 Compa	irações com Fórmulas Propostas por outro
Pesquisado	res
6.5.1	NOVAK e MACHACEK (1999) e NOVAK e
MAC	HACEK (2000)
6.5.2	PASTERNAK e BRANKA (1999)
7 Conclusões e	Recomendações para Trabalhos Futuros
7 Conclusões e 7.1 Conclu	Recomendações para Trabalhos Futuros
7 Conclusões e 7.1 Conclu 7.1.1	Recomendações para Trabalhos Futuros sões Interações com a Força Cortante
7 Conclusões e 7.1 Conclu 7.1.1 7.1.2	Recomendações para Trabalhos Futuros sões Interações com a Força Cortante Frilhos
7 Conclusões e 7.1 Conclu 7.1.1 7.1.2 7.1.3	Recomendações para Trabalhos Futuros sões Interações com a Força Cortante Frilhos Alturas das vigas
7 Conclusões e 7.1 Conclu 7.1.1 7.1.2 7.1.3 7.1.4	Recomendações para Trabalhos Futuros Isões Interações com a Força Cortante Frilhos Alturas das vigas Mesas das vigas
7 Conclusões e 7.1 Conclu 7.1.1 7.1.2 7.1.3 7.1.4 7.1.5	Recomendações para Trabalhos Futuros Isões Interações com a Força Cortante Frilhos Alturas das vigas Mesas das vigas Dutras Conclusões
<ul> <li>7 Conclusões e</li> <li>7.1 Conclu</li> <li>7.1.1</li> <li>7.1.2</li> <li>7.1.3</li> <li>7.1.4</li> <li>7.1.5</li> <li>7.2 Recom</li> </ul>	Recomendações para Trabalhos Futuros Isões Interações com a Força Cortante Frilhos Alturas das vigas Mesas das vigas Dutras Conclusões endações para Trabalhos Futuros

### FIGURAS

1.1 - Perfil I laminado	0
1.2 - Perfil I soldado	0
1.3 - Perfil de alma trapezoidal	0
1.4 - Perfil de alma senoidal	0
1.5 - Ponte e Viaduto na França	0
1.6 - Ponte no Japão	0
1.7 - Ponte na Coréia do Sul	0
1.8 - Passarela de pedestres em Viena, Áustria	0
1.9 - Galpão comercial com tesouras e pilares em perfís de almas senoidais -	
Galpão da Cebel fabricado pela Codeme	C
1.10 - Sistema de Coberturas com tesouras em perfis de almas senoidais – Loja da	
Leroy Merlin, Niterói / RJ	(
1.11 - Edificio Industrial com vigas em perfis de almas senoidais para	
processamento de cana de açúcar, João Pinheiro / MG	(
1.12 - Vigas de rolamento em perfis de almas senoidais - Galpão da Codeme em	
Taubaté	(
1.13 - Viga mista de piso em perfís de almas senoidais - Ampliação do Minas	
Tênis Clube em Belo Horizonte	(
1.14 – Corrugador	(
1.15 - Processo de soldagem	(
1.16 - Perfis de almas senoidais	(
2.1 - Dimensões da senóide para as almas das vigas pesquisadas, em mm	
2.2 - Dimensões e geometria dos perfis de almas senoidais fabricados no Brasil	
3.1 - Dimensões do protótipo	
3.2 - Posições das forças aplicadas	
3.3 - Força x Deslocamento – Carregamento do Caso 2	2
3.4 - Definição dos parâmetros	4
3.5 - Corrugação das vigas testadas na Suécia	-
3.6 - Modo de falha tipo I	-
3.7 - Modo de falha tipo II (com escoamento de membrana na alma)	2

3.8 - Definição de $b_{ih}$ , $b_h$ , $b_i$ e $h_x$	
3.9 - Perfis <i>WT</i> desenvolvidos pela ZEMAN + Co GmbH	
3.10 - Amostra típica com dois apoios rotulados	
3.11 - Amostra com apoio central	
3.12 - Posições variadas do carregamento na direção longitudinal, com $e = 20$ n	nm.
3.13 - Apoios rotulados	
3.14 - Apoio central com 200 mm	
3.15 - Apoio central com 50 mm	
3.16 - Fase final do ensaio mostrando o enrugamento da alma	
3.17 - Tensões normais experimentais e numéricas no meio do vão em diferen	ntes
alturas da alma ( $t_w$ =2 mm, $e$ =20 mm, apoios rotulados)	
3.18 - Teste com carregamento cíclico para cisalhamento	
3.19 - Teste com carregamento cíclico para força localizada	
3.20 - Teste com carregamento móvel	
3.21 - Mecanismo de colapso do ensaio em Viena (sem enrijecedores)	
3.22 - Protótipo de viga de alma senoidal	
3.23 - Ensaio	
3.24 - Malha da Alma	
3.25 - Comparação entre análises numérica e experimental	
3.26 - Campo de plastificação sob a força aplicada	
3.27 - Diversos tipos de corrugações para a análise paramétrica	
3.28 - Curvas Força x Deslocamento	
3.29 - Modo de falha por flambagem global da alma	•••••
4.1 - Perfis de alma senoidal com trilhos	
4.2 - Viga discretizada no Ansys	
4.3 - Carregamento aplicado nos modelos de viga de alma plana	
4.4 - Modelos de vigas de almas planas com diferentes refinamentos	
4.5 - Coeficiente para Força de Flambagem, retirado do Ansys	
4.6 - Coeficiente para Força Última, retirado do Ansys	
4.7 - Senóide com suas dimensões, em mm	
4.8 - Senóide com nós definidos	
4.9 - Numeração dos nós de meia senóide com suas coordenadas, em mm	

4.10 - Numeração dos nós de meia senóide com suas coordenadas, em mm	•••••
4.11 - Malha da Alma, dimensões em mm	
4.12 - Valores dos comprimentos das vigas de acordo com a altura	
4.13 - Discretização da alma senoidal no programa Ansys	
4.14 - Elementos da mesa com malha mais refinada na região da senóide	
4.15 - Discretização dos primeiros elementos da mesa, dimensões em mm	
4.16 - Discretização dos elementos da mesa em uma senóide, dimensões em mi	n
4.17 - Discretização dos elementos da mesa no comprimento total da vi	iga,
dimensões em mm	
4.18 - Discretização das mesas da viga no programa Ansys	
4.19 - Trilhos em forma de T sobre as vigas	
4.20 - Excentricidade aplicada pelo posicionamento do trilho, em mm	
4.21 - Dimensões dos trilhos para entrada no Ansys, em mm - Excentricid	ade
nula	
4.22 - Dimensões dos trilhos para entrada no Ansys, em mm - Excentricid	ade
10,75 mm	
4.23 - Discretização dos elementos do trilho	
4.24 - Comprimentos dos trilhos para entrada no programa Ansys	
4.25 - Vigas modeladas com diferentes alturas e tipos de trilhos	
4.26 - Exemplo para aplicação do elemento de contato com duas chapas	
4.27 - Duas chapas com e sem elementos de contato	
4.28 - Condições de apoio das vigas	
4.29 - Carregamento aplicado nas vigas modeladas	
4.30 - Carregamento aplicado discretizado no Ansys	
4.31 - Autovetor e Autovalor – flambagem local da alma	
4.32 - Autovetor e Autovalor – flambagem global da alma	
4.33 - Diagrama Tensão x Deformação	
5.1 - Dimensões de uma senóide, em mm	
5.2 - Diagrama de tensão de cisalhamento no perfil	
5.3 - Diagramas de tensões normais verticais na alma dos perfis	•••••
5.4 - Força cortante solicitante, $V_S$ , considerada na interação no estudo	
5.5 - Força cortante solicitante, $V_S$ , considerada na interação para casos gerais.	

5.6 - Modo de falha escoamento da alma	99
5.7 - Modo de falha enrugamento da alma	100
5.8 - Modo de falha flambagem global da alma	101
6.1 - Deformações associadas ao escoamento da alma	117
6.2 - Resultados numéricos x Resultados fórmula – Escoamento da alma	118
6.3 - Deformações associadas ao enrugamento da alma	122
6.4 - Resultados numéricos x Resultados fórmula – Enrugamento da alma	124
6.5 - Deformação associada à flambagem global da alma	128
6.6 - Resultados numéricos x Resultados fórmula – Flambagem global da alma	130
6.7 – Modelo típico com dois apoios rotulados	142
6.8 – Dimensões e propriedades do trilho seção 50x30 mm para Ansys, em mm	143

### TABELAS

3.1 - Comparação entre o resultado experimental e o resultado numérico	20
3.2 - Detalhes das amostras ensaiadas na Suécia	22
3.3 - Comparação entre os resultados experimental e numérico para as amostras	
testadas na Suécia	23
3.4 - Força de colapso média para perfis com alma senoidal de 2,0 mm	33
4.1 - Valores dos parâmetros para vigas com excentricidade nula	50
4.2 - Valores dos parâmetros para vigas com excentricidade de 10,75 mm	50
4.3 - Passos de incrementos de forças no Ansys	76
5.1 - Resultados retirados do Ansys ( $t_w$ =2,0 mm e trilho barra quadrada 50 mm)	78
5.2 - Resultados retirados do Ansys ( $t_w$ =2,0 mm e trilho TR-25)	79
5.3 - Resultados retirados do Ansys ( $t_w$ =2,0 mm e trilho TR-37)	80
5.4 - Resultados retirados do Ansys ( $t_w$ =3,0 mm e trilho barra quadrada 50 mm)	81
5.5 - Resultados retirados do Ansys ( $t_w$ =3,0 mm e trilho TR-25)	82
5.6 - Resultados retirados do Ansys ( $t_w$ =3,0 mm e trilho TR-37)	83
5.7 - Resultados das resistências à força cortante	91
5.8 - Resultados necessários para determinar os valores de $P_R$ para trilho barra	
quadrada 50 mm	95
5.9 - Resultados necessários para determinar os valores de $P_R$ para trilho TR-25	96
5.10 - Resultados necessários para determinar os valores de $P_R$ para trilho TR-37.	97
5.11 - Definição final dos modos de Falhas para trilho barra quadrada 50 mm	102
5.12 - Definição final dos modos de Falhas para trilho TR-25	103
5.13 - Definição final dos modos de Falhas para trilho TR-37	104
5.14 - Forças de início de escoamento ( $t_w$ =2,0mm e trilho barra quadrada 50 mm).	106
5.15 - Forças de início de escoamento ( $t_w$ =2,0mm e trilho TR-25)	107
5.16 - Forças de início de escoamento ( $t_w$ =2,0mm e trilho TR-37)	108
5.17 - Forças de início de escoamento ( $t_w$ =3,0mm e trilho barra quadrada 50 mm).	109
5.18 - Forças de início de escoamento ( $t_w$ =3,0mm e trilho TR-25)	110
5.19 - Forças de início de escoamento ( $t_w$ =3,0mm e trilho TR-37)	111

5.20 - Resultados para vigas sujeitas a carregamento com excentricidade $e = 10,75$	
mm ( $t_w$ =2,0mm)	113
5.21 - Resultados para vigas sujeitas a carregamento com excentricidade $e = 10,75$	
mm ( $t_w$ =3,0mm)	114
6.1 - Resultados numéricos x Resultados fórmula – Trilho barra quadrada 50 mm	
- Escoamento da alma	11
6.2 - Resultados numéricos x Resultados fórmula – Trilho TR-25 - Escoamento da	
alma	12
6.3 - Resultados numéricos x Resultados fórmula – Trilho TR-37 - Escoamento da	
alma	12
6.4 - Resultados numéricos x Resultados fórmula – Trilho barra quadrada 50 mm	
- Enrugamento da alma	12
6.5 - Resultados numéricos x Resultados fórmula – Trilho TR-25 – Enrugamento	
da alma	12
6.6 - Resultados numéricos x Resultados fórmula – Trilho TR-37 – Enrugamento	
da alma	12
6.7 - Resultados numéricos x Resultados fórmula – Trilho TR-37 – Flambagem	
global da alma	13
6.8 - Resistências, Equações de Interação e Modos de Falha ( $t_w$ =2,0mm e trilho	
barra quadrada 50 mm)	13
6.9 - Resistências, Equações de Interação e Modos de Falha ( $t_w$ =2,0mm e trilho	
TR-25)	13
6.10 - Resistências, Equações de Interação e Modos de Falha ( $t_w$ =2,0mm e trilho	
TR-37)	13
6.11 - Resistências, Equações de Interação e Modos de Falha ( $t_w$ =3,0mm e trilho	
barra quadrada 50 mm)	13
6.12 - Resistências, Equações de Interação e Modos de Falha ( $t_w$ =3,0mm e trilho	
TR-25)	13
6.13 - Resistências, Equações de Interação e Modos de Falha ( $t_w$ =3,0mm e trilho	
TR-37)	13
6.14 – Comparações com NOVAK e MACHACEK (2000) (t <sub>w</sub> =2,0mm e trilho	
barra quadrada 50 mm)	14

6.15 – Comparações com NOVAK e MACHACEK (2000) (t <sub>w</sub> =2,0mm e trilho	
TR-25)	141
6.16 - Resultados retirados do Ansys para a viga do ensaio de NOVAK e	
MACHACEK (2000)	144
6.17 - Força de colapso média dos ensaios em perfis com alma senoidal de 2,0	
mm	144
6.18 – Comparações com PASTERNAK e BRANKA (1999)	143

### NOTAÇÕES EM GERAL

A	amplitude	da	onda	da	senóide
---	-----------	----	------	----	---------

- $A_g$ área da seção longitudinal da alma senoidal
- $b_f$  largura da mesa do perfil I
- $b_w$  dobro da amplitude de uma senóide
- C constante a ser definida para as equações de interações
- $D_x$  rigidez à flexão da corrugação por unidade de comprimento
- $D_y$ rigidez à flexão da corrugação por unidade de comprimento
- e excentricidade da força aplicada
- E módulo de elasticidade do aço
- $E_t$  módulo de elasticidade tangente do aço
- $f_y$  resistência ao escoamento do aço
- $f_{yf}$  resistência ao escoamento do aço da mesa do perfil
- $f_{yw}$  resistência ao escoamento do aço da alma do perfil
- Fesforça correspondente ao início do escoamento da alma
- $F_f$  força de cisalhamento no flange
- $F_{fl}$  força de flambagem elástica
- $F_{RK}$  força localizada resistente nominal em Novak e Machacek (2000)
- $F_{Rd}$  força localizada resistente de cálculo em Novak e Machacek (2000)
- $F_{Sd}$  força localizada atuante em Novak e Machacek (2000)
- $F_u$  força última, retirada do Ansys

 $F_{ult}$  força última em Pasternak e Branka (1999)

*h* altura do painel em Elgaaly e Seshadri (1997)

 $h_{tr}$  altura do trilho

 $h_{ref}$  altura do trilho de referência, definido como a barra quadrada 50 mm

H altura do perfil I

 $H_{ref}$  altura da viga de referência, definida como 1200 mm

I<sub>f</sub> momento de inércia da mesa, em relação ao seu eixo horizontal

 $I_R$  momento de inércia do trilho, em relação ao seu eixo horizontal

 $I_R^*$  momento de inércia da barra usada em ensaios, 50x30 mm

 $I_{x,tr}$  momento de inércia do trilho em relação ao eixo x

*I<sub>wy</sub>* momento de inércia de uma senóide em relação ao eixo longitudinal

 $\kappa_t$  coeficiente de redução, função de  $\lambda_{p.}$ 

K coeficiente de flambagem de barras comprimidas

*l* comprimento do painel em Elgaaly e Seshadri (1997)

L comprimento do vão da viga

L' comprimento de distribuição da força sobre a viga

- *L'<sub>es</sub>* comprimento de distribuição da força sobre a viga para cálculo da resistência ao escoamento da alma
- *L'<sub>en</sub>* comprimento de distribuição da força sobre a viga para cálculo da resistência ao enrugamento da alma
- $L'_{fl}$  comprimento de distribuição da força sobre a viga para cálculo da resistência à flambagem global da alma

 $L_{ref}$  comprimento de distribuição de forças de referência, definida igual a 100 cm *M* momento atuante em Elgaaly e Seshadri (1997)

 $M_u$ momento último resistente em Elgaaly e Seshadri (1997)

 $M_{Sd}$  momento atuante em Novak e Machacek (2000)

 $M_{Rd}$  momento último resistente em Novak e Machacek (2000)

N comprimento de aplicação da força

- Ne força axial de flambagem elástica
- P força aplicada
- $P_c$  força localizada resistente ao enrugamento, em Elgaaly e Seshadri (1997)
- P<sub>e</sub> força última encontrada na análise experimental de Elgaaly e Seshadri (1997)

- $P_f$  força última encontrada na análise numérica de Elgaaly e Seshadri (1997)
- $P_{fl}$  força última resistente das mesas, em Elgaaly e Seshadri (1997)

 $P_R$  força localizada resistente

- $P_{RF}$  força localizada resistente calculada pelas fórmulas propostas
- $P_{Rmax}$  força localizada resistente máxima, encontrada pela interação dos resultados do Ansys
- $P_{Rmin}$  força localizada resistente mínima, encontrada pela interação dos resultados do Ansys
- $P_S$  força localizada solicitante
- $P_u$  força última resistente das fórmulas de Elgaaly e Seshadri (1997)
- $P_{y}$  força localizada resistente ao escoamento, em Elgaaly e Seshadri (1997)
- $P_w$  força última resistente da alma, em Elgaaly e Seshadri (1997)
- Q fator de redução associado à flambagem local
- s perímetro de uma senóide
- $t_f$  espessura da mesa do perfil I
- *t<sub>f,ref</sub>* espessura da mesa de referência, definida como 12,5 mm
- $t_w$  espessura da alma do perfil I
- *t<sub>w,ref</sub>* espessura da alma de referência, definida como 2,0 mm
- V força cortante atuante em Elgaaly e Seshadri (1997)
- V1 reação de apoio na extremidade 1 da viga
- V2 reação de apoio na extremidade 2 da viga
- $V_{alma}$  força cortante resistente nominal da alma
- $V_{max}$  máxima reação de apoio da viga
- $V_R$  força cortante resistente nominal total da viga
- $V_{RK}$  força cortante resistente nominal da alma, igual a  $V_{alma}$
- $V_S$  força cortante solicitante
- $V_u$  força cortante última resistente em Elgaaly e Seshadri (1997)
- w comprimento de uma senóide
- $W_{el}$  módulo de resistência da mesa carregada com relação ao seu eixo de menor inércia;

- $\alpha$  constante a ser definida para as equações de interações
- $\beta$  constante a ser definida para as equações de interações
- $\varepsilon$  deformação
- $\sigma$  tensão
- $\overline{\lambda}_p$  indice de esbeltez reduzido
- $\tau_{pi,g}$  tensão de flambagem crítica
- $\chi$  fator de redução associado à resistência à compressão
- $\tau_f$  tensão de cisalhamento no flange

# 1 introdução

As estruturas metálicas começaram com aplicações do ferro fundido. No século XII, foram utilizadas discretas peças auxiliares para telhados, igrejas e pontes, porém com toda a limitação da resistência a tração desse material.

No início do século XIX, a produção industrializada deu lugar ao ferro laminado. Em seguida surge a produção de aço em larga escala, na segunda metade do século XIX. A partir de então, o aço se destaca como o melhor metal ferroso para a construção, sendo o responsável pelo grande avanço da engenharia estrutural, avanço esse apresentado com grandes obras em aço.

O Brasil é um grande produtor de aço e, assim como em outros países, possui diversas usinas siderúrgicas que fabricam e fornecem, além do próprio aço, uma grande variedade de perfis estruturais.

Dentre muitas formas de perfis, como cantoneiras, perfis U, I, tubulares, T e outros, os perfis que aparecem com mais frequência nos projetos estruturais são os perfis I. Isto se deve ao fácil processo de fabricação e principalmente à possibilidade de grandes

relações entre sua inércia e seu peso, vantagem em elementos estruturais, tais como as vigas onde a flexão predomina. Através dos laminadores, que processam de forma mecânica a mudança na forma de um corpo metálico, surgem os perfis I laminados de mesas paralelas, mundialmente conhecidos e utilizados, ver FIG.1.1. Porém esses perfis podem se tornar antieconômicos para estruturas de grandes vãos, onde a necessidade do aumento na altura do perfil também resulta em almas mais espessas (conforme dimensões disponíveis no mercado) e, portanto perfis pesados, para obter a resistência desejada.



FIGURA 1.1 – Perfil I laminado [SOUZA (2006)]

Devido a essa limitação é que os perfis I soldados de alma plana são bastante utilizados. Eles são compostos por três chapas planas, as duas mesas e a alma, e podem ser fabricados com espessuras e larguras variadas, de acordo com a necessidade do projeto, ver FIG.1.2. Isso reduz muito o peso da estrutura, porém, assim como o I laminado, o I soldado também tem suas limitações que surgem à medida que necessitam de grandes inércias, grandes alturas. Nesses casos os perfis podem apresentar problemas de instabilidade da alma e a utilização de espessuras de almas maiores geraria peças pesadas e de alto custo. Enrijecedores soldados nas almas também resolveriam o problema de instabilidade da alma, porém com alto custo de mão de obra.



FIGURA 1.2 - Perfil I soldado [SOUZA (2006)]

Com o objetivo de sempre obter menor peso próprio da estrutura, com grandes inércias e mão de obra reduzida, os perfis de alma corrugada surgem como uma boa opção. Esses perfis são formados por duas mesas de chapas planas soldadas a uma alma de chapa fina com diversas dobras, seja em forma de trapézio, alma trapezoidal (FIG.1.3), ou senóide, alma senoidal (FIG.1.4).



FIGURA 1.3 - Perfil de alma trapezoidal [GLP-Corrugated Plate Industry]

FIGURA 1.4 – Perfil de alma senoidal [PLAIS 2009]

As corrugações nas almas fornecem grande rigidez lateral aumentando consideravelmente a resistência ao cisalhamento, podendo atingir a resistência plástica, permitindo assim alturas maiores e com relação altura/espessura bem superior às dos perfis de alma plana.

O comportamento do perfil de alma corrugada pode ser comparado ao de uma treliça. Despreza-se a alma para a resistência a forças normais. Esses esforços, assim como os momentos fletores, são resistidos apenas pelas mesas (que seriam as cordas de uma treliça) e os esforços cortantes são resistidos pela alma corrugada (que seriam os montantes e diagonais de uma treliça).

Com essas características, são muitas as vantagens do perfil de alma corrugada. Algumas delas são citadas abaixo:

- \* Permite vencer grandes vãos, reduzindo o número de pilares da obra;
- \* Menor peso próprio da estrutura;
- \* Boa resistência à fadiga, com a ausência dos enrijecedores transversais, soldados nas vigas;

\* Baixo custo de fabricação se comparado com as vigas treliçadas, também capazes de vencer grandes vãos com baixo peso, porém com maior mão de obra.

Com todas essas vantagens apresentadas, muitos países investem nesse tipo de perfil. Segundo PIMENTA (2008), a idéia para utilização desses perfis teve início em 1966 na empresa sueca *Ranabalken*, com intuito de reduzir peso em estruturas como as pontes, sua especialidade. A partir de então, com os mesmos planos, surgem outras empresas nesse mercado, como a *GLP Corrugated Plate Industry* dos Paises Baixos e a *Zeman* & *Co*, da Áustria. Em 1986 essa idéia é concretizada com a construção de diversas pontes e passarelas na França, FIG.1.5, Japão, FIG.1.6, Coréia do Sul, FIG.1.7, Áustria, FIG.1.8, etc.



FIGURA 1.5 – Ponte e Viaduto na França [PIMENTA (2008)]



FIGURA 1.6 - Ponte no Japão [PIMENTA (2008)]



FIGURA 1.7 - Ponte na Coréia do Sul [PIMENTA (2008)]



FIGURA 1.8 – Passarela de pedestres em Viena, Áustria [PIMENTA (2008)]

No Brasil, desde 2005, apenas a empresa Codeme Engenharia fabrica o perfil de alma senoidal. São diversas as aplicações desses perfis para a empresa, que devido ao excelente comportamento mecânico e à elevada eficiência estrutural e produtiva deste perfil, além de galpões comerciais, FIG.1.9, sistemas de cobertura, FIG.1.10, edifícios industriais, FIG.1.11, vem investindo e aplicando também estes perfis em vigas de rolamentos, FIG.1.12, e vigas mistas para pisos, FIG.1.13. A fabricação automatizada possibilita a produção em grande escala e com baixo custo, tornando-se assim viável a utilização de tais perfis em diversas obras, como as mostradas a seguir.



FIGURA 1.9 – Galpão comercial com tesouras e pilares em perfis de almas senoidais Galpão da Cebel fabricado pela Codeme [Codeme Engenharia]



FIGURA 1.10 – Sistema de Coberturas com tesouras em perfis de almas senoidais Loja da Leroy Merlin - Niterói / RJ [Codeme Engenharia]



FIGURA 1.11 – Edifício Industrial com vigas em perfis de almas senoidais para processamento de cana de açúcar - João Pinheiro / MG [Codeme Engenharia]



FIGURA 1.12 – Vigas de rolamento em perfis de almas senoidais Galpão da Codeme em Taubaté [Codeme Engenharia]



FIGURA 1.13 – Viga mista de piso em perfis de almas senoidais Ampliação do Minas Tênis Clube em Belo Horizonte [Codeme Engenharia]

O processo de fabricação dos perfis de almas senoidais é iniciado com a chapa que será utilizada na alma do perfil. Essa chapa, de espessura fina, passa primeiramente por um desbobinador hidráulico, em seguida por um retificador e depois por uma estação de corte, para ser cortada conforme dimensões especificadas em projeto. Após essa etapa, a chapa é transportada para o corrugador onde é realizada a conformação senoidal (ver FIG.1.14). Já com forma senoidal, a alma é levada para a estação de montagem, juntamente com as chapas planas que formarão as mesas. As mesas são pressionadas contra a alma, através de garras hidráulicas e finalmente é feita a soldagem, por um processo automatizado realizado por robôs (ver FIG.1.15). Na FIG.1.16 são apresentados perfis de almas senoidais em estoque, com diferentes alturas.



FIGURA 1.14 – Corrugador [Codeme Engenharia, PLAIS (2009)].



FIGURA 1.15 – Processo de soldagem [Codeme Engenharia, PLAIS (2009)].



FIGURA 1.16 – Perfis de almas senoidais [Codeme Engenharia, PLAIS (2009)].

# 2

### **OBJETIVO, JUSTIFICATIVA E METODOLOGIA**

### **2.1 OBJETIVO**

O objetivo desta dissertação consiste em se obter informações, via análise numérica, sobre o comportamento dos perfis de almas senoidais utilizadas como vigas de rolamento, sujeitos a forças localizadas sobre trilhos. Comparam-se os resultados com fórmulas já desenvolvidas por outros pesquisadores e propõem-se procedimentos e novas formulações para a verificação das resistências locais das vigas e de interações dos efeitos locais com os efeitos da força cortante.

### 2.2 JUSTIFICATIVA

Apresentadas as vantagens dos perfis de almas corrugadas com relação aos outros perfis em situações de grandes vãos, além de uma produção automatizada, o interesse nos perfis de alma senoidal aumenta juntamente com a necessidade de mais estudos que complementem publicações existentes. Dentre as referências bibliográficas encontradas sobre os perfis de alma senoidal, inclusive as produzidas pelo grupo de pesquisa formado pelo Departamento de Estruturas da UFMG em parceria com a empresa brasileira fabricante desses perfis, a Codeme Engenharia, destacam-se:

a) Resistência a Força Cortante: muitos estudos foram desenvolvidos e modelos ensaiados por Easley (1975) sobre este assunto, e comprovados ou comentados por diversos outros pesquisadores, ELGAALY (1996), SCHWARZ (1990), PASTERNAK (1996) e outros.

b) Resistência aos Efeitos de Forças Localizadas: assunto pouco explorado para os perfis senoidais. A referência principal encontra-se em NOVAK e MACHACEK (2000). Outras publicações encontradas, como PASTERNAK e BRANKA (1999), ELGAALY e SESHADRI (1997), são para perfis de almas trapezoidais que, possuem comportamento diferente das senoidais.

c) Flambagem Lateral com Torção: HACKBARTH JÚNIOR (2006), GONZAGA (2008)

d) Flambagem Lateral com Distorção: CALENZANI et al (2007), CALENZANI (2008)

e) Ligações: GONZAGA (2008)

f) Flambagem Local de Mesa: SOUZA (2006), PINTO (2008)

g) Métodos de Cálculo e Análise da Confiabilidade Estrutural: PIMENTA (2007) e
 PIMENTA (2008)

h) Vigas Mistas: MARTINS (2008) e MARTINS (2009)

i) Em situação de Incêndio: CAMARGO (2010)

Diante dessa relação de temas já tratados por diversos pesquisadores, nesta pesquisa aborda-se o Efeito de Forças Localizadas, fenômeno de muita importância, já mencionado em outros trabalhos do grupo de pesquisa da UFMG, como sugestão para trabalhos posteriores. Dentro das variadas possibilidades de ocorrência desse fenômeno, decidiu-se limitá-lo ao caso de vigas de rolamento solicitadas por forças localizadas resultantes das rodas das pontes rolantes.

As diversas vantagens do perfil senoidal e a insuficiência de informações sobre efeitos localizados justificam o presente trabalho.

### 2.3 METODOLOGIA

Para estudar o comportamento das vigas de almas senoidais como vigas de rolamento, sujeitas a forças localizadas sobre trilhos, realiza-se análise parametrizada por meio de modelos de elementos finitos.

Para que os modelos representem adequadamente as vigas e trilhos e suas propriedades, eles são discretizados no programa ANSYS 10.0, utilizando-se o elemento de casca Shell 181, com quatro nós e seis graus de liberdade por nó, nas mesas, alma senoidal e trilhos.

Como o aço é um material homogêneo e praticamente isotrópico, suas características são bem definidas. Dessa forma, é possível uma boa aproximação entre seu comportamento estrutural definido teoricamente e o que efetivamente ocorre na prática.

Para a análise não-linear geométrica e física é utilizado um material com diagrama tensão-deformação bi-linear, com módulo de elasticidade, *E*, de 20000 kN/cm<sup>2</sup> ou 200000 MPa, coeficiente de Poisson de 0,3, módulo de elasticidade tangente,  $E_t$  igual a *E*/10000 e que segue o critério de escoamento de von Mises e regra de encruamento

cinemático. Considera-se uma imperfeição inicial de 1 mm, associada ao maior deslocamento do 1º modo de flambagem. Considera-se também que o efeito das tensões residuais pode ser desprezado, porque a alma, elemento mais afetado pelas forças locais, tem espessura muito pequena, com pouca deposição de material de solda.

Os modelos descrevem os efeitos causados no perfil por uma força localizada sobre o trilho na seção central do perfil e a interação dessa força com a força cortante.

Os valores dos parâmetros estabelecidos dos perfis de alma senoidal são baseados nas dimensões usuais dos perfis senoidais fabricados no Brasil, descritos adiante. Eles também são definidos de acordo com as características de perfis para possíveis vigas de rolamento, por exemplo, altura mínima de 600 mm. Para este estudo, os parâmetros considerados são a altura do perfil, a largura da mesa, a espessura da mesa, a espessura da alma senoidal, o tipo do trilho e a excentricidade entre as linhas longitudinais centrais da alma do trilho e da senóide da alma da viga. O estudo dessa excentricidade é importante pelo fato de muitas vezes na prática existir a possibilidade de um deslocamento da viga de rolamento ou do trilho sobre a viga de rolamento durante o funcionamento da ponte rolante. São analisados três diferentes tipos de trilhos, barra de 50 mm, TR-25 e TR-37, apoiados nas vigas com excentricidades nulas e com excentricidade de 10,75 mm.

Para as vigas com excentricidade nula foram utilizados:

Espessura da Alma	→ 2,0 e 3,0 mm
Altura da alma	→ 600, 800, 1000 e 1200
Dimensões das Mesas	→ 12,5x150, 12,5x200, 16x150, 16x200, 16x250, 19x200,
	19x250, 19x300
Tipos de Trilhos	→ barra quadrada 50 mm, TR-25 e TR-37

Obtendo-se um total de 2x4x8x3 = 192 vigas

Para as vigas com excentricidade igual a 10,75 mm foram utilizados:

Espessura da Alma	$\rightarrow$ 2,0 e 3,0 mm
Altura da alma	→ 600 e 1000
Dimensões das Mesas	→ 12,5x200, 16x200, 19x250
Tipos de Trilhos	→ barra quadrada 50mm, TR-25 e TR-37

Obtendo-se um total de 2x2x3x3 = 36 vigas

Deste modo, abrangem-se, para análise dos resultados, um total de 228 vigas.

No processo de definição do modelo mais próximo da prática, entende-se que a discretização do trilho junto à viga é fundamental para resultados mais confiáveis e, portanto neste estudo os modelos são necessariamente discretizados com o trilho sobre a viga de alma senoidal.

O contato entre a mesa do perfil e a base do trilho obtém-se através de elementos de contato, definidos no Ansys como TARGET170 para a superfície alvo, sendo esta a região da mesa da viga em contato com o trilho, e como CONTACT174 para a superfície de contato, a base do trilho.

Para maior agilidade e viabilidade na geração dos modelos elabora-se um préprocessador, que serve para a entrada de dados no programa Ansys, possibilitando que se alterem apenas os parâmetros definidos no estudo. Desta forma todas as vigas são discretizadas com suas características específicas.

Define-se o comprimento da viga aproximadamente igual ao dobro da altura do perfil, já que este estudo não considera as solicitações devidas ao momento fletor. O comprimento adotado é suficiente para que a determinação da resistência última a forças localizadas e da interação entre essas forças e a força cortante.

A alma senoidal é modelada com as dimensões mostradas na FIG.2.1.



Apesar de algumas dimensões sofrerem alterações para a alma com espessura de 3,0 mm nos perfis de fabricação brasileira, este trabalho visa apenas uma geometria de senóide para as duas espessuras. O valor de  $b_w$ , igual a 40 mm, é definido para o programa Ansys, que estabelece essa cota de eixo a eixo.

Em todos os modelos os valores de  $f_y$ , resistência ao escoamento do aço, são de 350 MPa para as mesas e 300 MPa para a alma, fixados conforme propriedades de perfis produzidos no Brasil. Para os trilhos foi considerado um valor elevado para  $f_y$  de forma a garantir seu comportamento apenas no regime elástico.

A seguir são mostrados na FIG.2.2, os perfis de almas senoidais fabricados no Brasil, padronizados e limitados com relação à altura, largura, espessuras e corrugações.



Dimensões da alma:

Altura Nominal do Perfil H (mm)	400, 500, 600, 800, 1000 e 1200
Altura da Alma h (mm)	395, 495, 595, 795, 990 e 1190
Espessura tw (mm)	2,0 e 3,0

Dimensões das mesas:

Largura	(mm)	$125 \le bf \le 350$	
Espessura	(mm)	$4,75 \leq tfs \leq 19,0  e$	4,75 ≤ tfi ≤ 19,0

FIGURA 2.2 – Dimensões e geometria dos perfis de almas senoidais fabricados no Brasil [Codeme Engenharia, PLAIS (2009)].

# 3

## **REVISÃO BIBLIOGRÁFICA**

### 3.1 CONSIDERAÇÕES GERAIS

Normalmente, as construções possuem algumas vigas que estão sujeitas a forças localizadas. Essas forças podem ser geradas por reações de colunetas, vigas que se apóiam nas mesas de outras vigas, apoio de equipamentos em edifícios industriais, vigas com apoios em pilares, reações de rodas de pontes rolantes nas vigas de rolamento etc. Por estarem aplicadas frequentemente em pequenas regiões da mesa da viga, essas forças podem causar tensões de grande intensidade.

A utilização de enrijecedores soldados nas almas, posicionados na direção dessas forças locais, pode ser desnecessária, dispendiosa e pouco eficaz para carregamentos móveis, além de ser nociva para a fadiga. Assim, torna-se importante estudar a resistência das vigas a forças localizadas, sem a utilização de enrijecedores.

### 3.2 EFEITO DE FORÇAS LOCALIZADAS APLICADAS NAS MESAS DE VIGAS COM ALMAS PLANAS

Os estados limites últimos que podem ocorrer em perfis I de almas planas devido a forças localizadas são:

- enrugamento da alma (web crippling), para tensões de compressão;
- escoamento da alma, para tensões de tração ou compressão;

• flambagem lateral da alma, juntamente com desvio da mesa tracionada, para tensões de compressão;

• flambagem da alma por compressão, para forças aplicadas nos dois sentidos, em mesas opostas;

• flexão local da mesa;

Para os perfis de *almas planas,* a verificação de todos esses estados-limites últimos pode ser encontrada em diversas referências bibliográficas, dentre elas a norma brasileira ABNT-NBR8800:2008 e a norma americana ANSI/AISC 360-05 (2005).

Para todos os estados limites citados, "se a força solicitante de cálculo superar a força resistente de cálculo, deve ser colocado, na seção atuante dessa força, um enrijecedor transversal" (ABNT NBR8800:2008).

Para os perfis de almas corrugadas, mesmo com as almas de espessura bem finas, esses enrijecedores podem ser desnecessários, devido a maior rigidez lateral que a alma proporciona.
# 3.3 EFEITO DE FORÇAS LOCALIZADAS APLICADAS NAS MESAS DE VIGAS COM ALMAS CORRUGADAS

### 3.3.1 VIGAS COM ALMA TRAPEZOIDAL

ELGAALY E SESHADRI (1997) investigaram os perfis de almas trapezoidais, analisando modelos de elementos finitos e realizando experimentos.

Na análise experimental, o modelo utilizado, mostrado na FIG.3.1, foi submetido a cinco ensaios variando a posição da força aplicada, conforme FIG.3.2, constituindo assim os casos de carregamento 1 ao 5.



FIGURA 3.1 - Dimensões do modelo



FIGURA 3.2 – Posições das forças aplicadas [ELGAALY e SESHADRI (1997)]



Caso 2  $\rightarrow$  força concentrada aplicada na borda paralela da nervura;

Caso 3  $\rightarrow$  força distribuída aplicada na borda inclinada da nervura;

Caso 4  $\rightarrow$  força concentrada aplicada na borda inclinada da nervura;

Caso 5  $\rightarrow$  força concentrada aplicada na junção da borda paralela com a borda inclinada da nervura.

A alma foi enrijecida nas extremidades do perfil para evitar o escoamento e o enrugamento nesses locais.

As forças em superfície (casos 1 e 3) foram aplicadas por meio de uma placa de 25,4 mm de espessura e as forças em linha (casos 2, 4 e 5) por meio de um cilindro de aço com 76,2 mm de diâmetro.

Para todas as posições, as forças foram aplicadas em toda a largura da mesa. A aplicação da força foi realizada com incremento de 1 kip (4,45 kN) até cerca da metade da força última e de 0,5 kip até a falha.

As forças últimas foram atingidas devido à flexão da mesa superior na direção vertical e enrugamento da alma sob a força aplicada, com a observação de que nos casos 1 e 2 essa flexão da mesa veio acompanhada de torção.

A análise numérica foi realizada no programa ABAQUS e foram modelados todos os cinco casos dos ensaios. Foi utilizado o método dos elementos finitos, com o material assumindo um comportamento linearmente elástico, com o valor do módulo de elasticidade E de 200 GPa, até o escoamento. Posteriormente, para a análise plástica, o valor do módulo de elasticidade foi reduzido para 0,01E, ou seja, 2,0 GPa e, finalmente, ao atingir a força última, o material comporta-se como perfeitamente plástico.

A concordância entre as análises experimental e numérica foi considerada boa, visto que as curvas força x deslocamento geradas nas duas situações ficaram muito próximas (ver FIG.3.3). A relação entre as forças últimas encontradas na análise numérica ( $P_f$ ) e na análise experimental ( $P_e$ ) apresentaram valores bem próximos de 1,0 (ver TAB.3.1).

		Largura de distribuição, <i>N</i>	Pe	Ρ,				
Casos	Localização da força	(in.)	(kips)	(kips)	P <sub>f</sub> /P <sub>e</sub>			
(1)	(2)	(3)	(4)	(5)	(6)			
Caso 1	Borda paralela	5,75	29,50	24,05	0,815			
Caso 2	Borda paralela	0,00	18,50	17,74	0,959			
Caso 3	Borda inclinada	4,10	23,00	20,03	0,871			
Caso 4	Borda inclinada	0,00	21,50	19,40	0,902			
Caso 5	Junção entre a borda	0,00	16,50	20,89	1,266			
	paralela e inclinada							
Nota: 1	Nota: 1 in. = 25,4 mm. 1 kip = 4,45 kN.							

TABELA 3.1 – Comparação entre o resultado experimental e o resultado numérico [ELGAALY e SESHADRI (1997)]



FIGURA 3.3 – Força x Deslocamento vertical da mesa – Carregamento do Caso 2 [ELGAALY e SESHADRI (1997)]

Como informação adicional, os autores utilizaram seis ensaios realizados na Suécia, por ARAVENA e EDLUND (1987). Os parâmetros considerados e examinados estão descritos abaixo, na FIG.3.4 e na TAB.3.2, sendo:

 $t_w$  = espessura da alma

 $t_f$  = espessura da mesa

- $b_f =$  largura das mesas
- $f_{yw}$  = resistência ao escoamento da alma
- $f_{vf}$  = resistência ao escoamento das mesas
- l =comprimento do painel
- h = altura do painel

N = comprimento de aplicação da força. Para força aplicada em um ponto é igual a "0"(zero). Para a força distribuída foi considerado N=50 mm ou 1,97 in.

Localização da Força = na borda paralela, na borda inclinada e na junção das bordas paralela e inclinada.

Para todas as posições, as forças foram aplicadas em toda a largura da mesa.



FIGURA 3.4 – Definição dos parâmetros

TABELA 3.2 – Detalhes dos modelos ensaiados na Suécia, citados em ARAVENA e

### EDLUND (1987)

[ELGAALY e SESHADRI (1997)]	

	t <sub>w</sub>	$f_{yw}$	$t_f$	$f_{yt}$	b <sub>t</sub>	l	h	N	
Viga	(in)	(ksi)	(in)	(ksi)	(in)	(in)	(in)	(in)	Locação
(1)	(2)	(3)	(4)	(5)	(6)	(7)	(8)	(9)	(10)
Viga 1	0,0984	48,62	0,4724	69,00	9,84	39,37	39,37	0,00	Paralela
Viga 2	0,0984	48,62	0,4724	69,00	9,84	39,37	39,37	0,00	Inclinada
Viga 3	0,0984	46,00	0,4724	69,00	9,84	39,37	59,06	0,00	Paralela
Viga 4	0,0984	46,00	0,4724	69,00	9,84	39,37	59,06	1,97	Paralela
Viga 5	0,0787	40,63	0,3937	69,00	9,84	39,37	78,74	0,00	Junção
Viga 6	0,0787	40,63	0,3937	69,00	9,84	39,37	78,74	1,97	Inclinada
Nota: 1 in	Nota: 1 in = 25.4 mm. 1ksi = 6.89 Mpa								

Para estes ensaios foi utilizada a corrugação mostrada na FIG.3.5.



FIGURA 3.5 – Corrugação das vigas testadas na Suécia, citadas em ARAVENA e EDLUND (1987) [ELGAALY e SESHADRI (1997)]

Para a análise numérica, foi considerado o material com o mesmo comportamento descrito anteriormente.

Na análise experimental, as falhas encontradas nos modelos também foram devidas à flexão local da mesa superior e ao enrugamento da alma sob a força aplicada.

A concordância entre as análises também foi considerada boa, já que a relação entre as forças últimas encontradas das análises numérica ( $P_f$ ) e experimental ( $P_e$ ), também apresentou valores bem próximos de 1.0 (ver TAB.3.3).

TABELA 3.3 – Comparação entre os resultados experimental e numérico para os modelos testados na Suécia, citados em ARAVENA e EDLUND (1987) [ELGAALY e SESHADRI (1997)]

Vigas (1)	P (kip) (2)	P <sub>1</sub> (kip) (3)	P <sub>f</sub> /P <sub>e</sub> (4)
Viga 1	33,48	41,28	1,23
Viga 2	38,20	41,53	1,09
∨iga 3	34,15	36,72	1,08
∨iga 4	37,75	41,20	1,09
∨iga 5	24,05	24,88	1,03
Vida 6	27.87	27.61	0.99

Nota: 1 kip = 4,45 kN.

Desta forma, ELGAALY e SESHADRI (1997) concluíram que os modelos de elementos finitos são capazes de representar o comportamento das vigas de almas corrugadas sujeitas a forças concentradas e de definir a força última com grande precisão.

Sendo assim, realizaram estudos paramétricos, usando modelos de elementos finitos, com o objetivo de desenvolver equações para dimensionamentos. Para esses estudos

também se variaram as dimensões das corrugações. Foram considerados três casos de carregamentos e as conclusões, conforme o tipo de falha, foram as seguintes:

Caso de Carregamento I: Forças aplicadas sobre as bordas paralelas (33 vigas modeladas e analisadas). Observada a falha tipo I.

Caso de Carregamento II: Forças aplicadas sobre as bordas inclinadas (29 vigas modeladas e analisadas). Observadas as falhas tipos I, II e III.

Caso de Carregamento III: Forças aplicadas sobre as junções das bordas paralelas e inclinadas (9 vigas modeladas e analisadas). Observada a ausência de falha das mesas, exceto em duas análises.

Falha do <u>Tipo I</u>: Definida como <u>enrugamento da alma</u> ("web crippling"), os autores a descreveram como a falha que consiste no colapso da mesa superior devido ao seu escoamento e torção em torno da alma, conduzindo a uma flexão local da alma, que seria o enrugamento (ver FIG.3.6). Esse tipo de colapso da alma não significa que ela tenha atingido o escoamento como membrana. As tensões da alma são predominantemente de flexão. No caso de carregamento II, a falha tipo I ocorreu sem torção da mesa, mas com flexão biaxial, ou seja, na direção longitudinal da viga e como viga em balanço para os dois lados da alma.



FIGURA 3.6 – Modo de falha tipo I [ELGAALY e SESHADRI (1997)]

Falha do <u>Tipo II</u>: Definida como <u>escoamento da alma</u>, os autores a descreveram como a falha que consiste em um mecanismo plástico da alma que escoa na direção vertical e então enruga. Neste colapso, há uma flexão da mesa nas duas direções da alma, porém

sem o escoamento da mesa. As tensões da alma são predominantemente de membrana. Ver FIG.3.7.



FIGURA 3.7 – Modo de falha tipo II (com escoamento de membrana na alma) [ELGAALY e SESHADRI (1997)]

Para algumas vigas o comportamento da alma não foi nem predominantemente de flexão, nem de membrana. Esta situação foi denominada falha tipo III.

Da parametrização dos tipos de falhas encontradas, foram desenvolvidas formulações para que as forças últimas pudessem ser determinadas:

→ Para a falha do tipo I, nomeada pelos autores de enrugamento da alma, a força última,  $P_u=P_c$ , consiste em duas componentes, a resistência da mesa ( $P_{fl}$ ) e a resistência da alma ( $P_w$ ), conforme Eq.3.1:

$$P_{u} = P_{c} = P_{fl} + P_{w} = \frac{4M_{pf}}{a - N_{4}} + (Ef_{yw})^{0.5} t_{w}^{2}$$
(3.1)

onde:

 $M_{pf} = \frac{b_f f_{yf} t_f^2}{4} = \text{resistência plástica da mesa}$  $a = \left(\frac{f_{yf} b_f t_f^2}{2 f_{yw} t_w}\right)^{0.5} + \frac{N}{4} \ge \frac{N}{2} = \text{distência entre as charneiras plásticas}$ 

N= comprimento da força

E= módulo de elasticidade do aço

 $f_{yw}$  = resistência ao escoamento do aço da alma

 $f_{yf}$  = resistência ao escoamento do aço da mesa

 $b_f =$  largura da mesa

*t<sub>f</sub>*= espessura da mesa

 $t_w$  = espessura da alma

A equação da resistência utilizada da alma  $(P_w)$  foi desenvolvida para perfis de almas planas.

→ Para a falha do tipo II, nomeada pelos autores de escoamento da alma, a força última,  $P_u=P_y$ , é dada pela Eq.3.2:

$$P_{u} = P_{v} = (b + b_{a})t_{w}f_{vw}$$
(3.2)

onde:

 $b=b_i = \text{para carregamento na parte inclinada}$  $b=(b_{ih} + b_h)/2 = \text{para carregamento sobre a dobra}$  $b_a = \alpha t_f \left( \frac{F_{yf}}{F_{yw}} \right)^{0.5}$  $\alpha = 14 + 3.5\beta - 37\beta^2 \ge 5.5$  $\beta = h_r/b_f$ 

Para a definição de  $h_r$ ,  $b_h$ ,  $b_{ih}$  e  $b_i$ , ver FIG.3.8.



FIGURA 3.8 – Definição de  $b_{ih}$ ,  $b_h$ ,  $b_i$  e  $h_r$ 

Para os casos de carregamentos onde podem acontecer os modos de falha dos tipos I e II, é recomendado que se adote o menor dos dois valores de resistências encontrados.

Os autores afirmam que a presença de momento fletor e força cortante no plano da viga afetam a resistência desta sob forças localizadas. Esses efeitos também foram examinados por análise numérica por ELGAALY E SESHADRI (1997). As equações de interação recomendadas são as Eq.3.3 e 3.4:

$$\left(\frac{P}{P_{u}}\right)^{1,25} + \left(\frac{M}{M_{u}}\right)^{1,25} = 1$$
 (3.3)

$$\left(\frac{P}{P_{u}}\right)^{1,25} + \left(\frac{V}{V_{u}}\right)^{1,25} = 1$$
 (3.4)

onde:

*M*= Momento solicitante

 $M_u$ = Momento resistente nominal

*P*= Força localizada solicitante

 $P_u$  = Força localizada resistente nominal

*V*= Força cortante solicitante

 $V_u$ = Força cortante resistente nominal

Essas equações, segundo seus autores, são conservadoras, pois representam os menores valores dos resultados obtidos na análise numérica. As mesmas equações também são recomendadas por MACHACEK e TUMA (2006).

#### **3.3.2 VIGAS COM ALMA SENOIDAL**

Novak e Machacek investigaram os perfis de alma senoidal, analisando modelos de elementos finitos e realizando ensaios. Estes ensaios foram realizados na Universidade Técnica Tcheca, em Praga, e descritos em NOVAK e MACHACEK (1998, 1999 e 2000) e outros.

Na análise experimental foram realizados 27 ensaios, variando-se a posição da força aplicada, com diferentes excentricidades, diferentes tipos de apoio e com espessuras de almas senoidais de 2,0 mm, 2,5 mm e 3,0 mm. Nos ensaios as forças foram aplicadas por meio de um cilindro de 20 mm de diâmetro sobre uma chapa de 50x30 mm, esta representando a largura e altura de um trilho para pontes rolantes, com um comprimento de 300 mm, suficiente para distribuir a força sobre a viga.

A idéia dos autores era estudar vigas de almas senoidais trabalhando como vigas de rolamentos para pontes de capacidades baixas.

Foram produzidas vigas utilizando perfis desenvolvidos pela empresa Zeman+Co, conhecidos como perfis *WT*, FIG.3.9. As almas desses perfis foram fabricadas com o aço St 37-2G, com resistência ao escoamento de 215 MPa com três séries de espessuras de almas: *WTA* com espessura de alma de 2,0 mm, *WTB* com t<sub>w</sub>=2,5 mm e *WTC* com t<sub>w</sub>=3,0 mm. As alturas dos perfis *WT* variam de 500 a 1500 mm.



FIGURA 3.9 – Perfis *WT* desenvolvidos pela ZEMAN +Co GmbH [MACHACEK e TUMA (2006)]

O modelo típico utilizado apresenta contenções laterais nas extremidades, conforme mostrado nas FIG. 3.10 e 3.11. A FIG.3.10 corresponde ao modelo com dois apoios rotulados nas extremidades da viga e a FIG.3.11 corresponde ao modelo com o apoio situado no centro do vão da viga.

A posição da chapa que recebe a força foi variada durante os ensaios de acordo com a excentricidade pretendida.



FIGURA 3.10 – Modelo típico com dois apoios rotulados [NOVAK e MACHACEK (2000)]



FIGURA 3.11 – Modelo com apoio central [NOVAK e MACHACEK (2000)]

A principal finalidade dessa pesquisa foi determinar a resistência local da alma e sua sensibilidade a forças localizadas concêntricas e excêntricas.

A excentricidade consiste na distância entre o centro da força e a linha de centro da alma, e representa imperfeições iniciais tanto da viga quanto do trilho. O valor admissível da excentricidade pode ser fornecido por projetistas de pontes rolantes, porém, foram adotadas nesse estudo excentricidades de 20 mm (igual à amplitude da onda da corrugação adotada), 30 mm, 40 mm e 0 mm (sem excentricidade). Além da excentricidade, variação transversal da posição da força, variou-se também a posição da força na direção longitudinal. As diferentes posições das forças, na direção longitudinal, com relação à senóide, são mostradas na FIG. 3.12.



FIGURA 3.12 – Posições variadas do carregamento na direção longitudinal, com e=20 mm [NOVAK e MACHACEK (2000)]

Dos 27 ensaios, 4 deles foram considerados com e=0, ou seja sem excentricidade, 18 ensaios foram com e=20mm nas três posições mostradas na FIG.3.12, 2 ensaios com e=30mm e 3 deles com e=40mm. A seguir, apresentam-se resultados dos ensaios realizados.

a) Ensaios com montagem conforme FIG.3.13



FIGURA 3.13 - Apoios rotulados [NOVAK E MACHACEK (2000)]

• 4 ensaios com  $e=0 \rightarrow O$  colapso foi por enrugamento da alma aproximadamente 50 mm abaixo da mesa superior, dentro de 4 meias-ondas. Esse fenômeno pode ser visto na FIG.3.16.

• 14 ensaios com  $e=20 \text{ mm} \rightarrow \text{Variou-se}$  a posição das forças, conforme FIG.3.12. O colapso também foi pelo enrugamento da alma a aproximadamente 50 mm abaixo da mesa, dentro de 6-7 meias-ondas.

• 2 ensaios com e=30 mm e 3 ensaios com e=40 mm  $\rightarrow$  Novamente o colapso foi por enrugamento da alma aproximadamente 50 mm abaixo da mesa, porém em todo o comprimento da viga.

b) Ensaio com montagem conforme FIG. 3.14



FIGURA 3.14 - Apoio central com 200 mm [NOVAK E MACHACEK (2000)]

• 1 ensaio com  $e=20 \text{ mm} \rightarrow \text{Colapso por enrugamento no terço superior da altura da viga. O enrugamento ficou dentro de 9 meias-ondas. A força de colapso foi menor do que nos ensaios com apoios rotulados e enrijecidos, devido à interação entre a flambagem local e a instabilidade global da alma.$ 

c) Ensaios com montagem conforme FIG.3.15



FIGURA 3.15 - Apoio central com 50 mm [NOVAK E MACHACEK (2000)]

• 3 ensaios com  $e=20 \text{ mm} \rightarrow 0$  enrugamento da alma apareceu próximo à mesa inferior. A força de colapso foi ainda menor do que a do ensaio anterior.



FIGURA 3.16 – Fase final do ensaio mostrando o enrugamento da alma [MACHACEK e TUMA (2006)]

Concluiu-se que para os ensaios com apoios centrais, a região onde ocorre o enrugamento da alma assume-se diferentes posições de acordo com a largura desse apoio.

As médias dos resultados das forças de colapso para vigas de almas senoidais com espessura de 2,0 mm e montagem conforme FIG.3.13, são dadas na TAB.3.4:

TABELA 3.4 – Força de colapso média para perfis com alma senoidal de 2,0 mm [NOVAK e MACHACEK (2000)]

Eccentricity e [mm]	Average collapse loading $F_{u,uvg}$ [kN]	Percentage [%]
0	230	100,0
20	228	<b>99</b> ,0
30	210	91,3
40	208	90,4

Outra conclusão foi que a força de colapso para vigas com excentricidades menores do que 20 mm é proporcional às espessuras da alma e das mesas. A resistência da viga não foi influenciada pela posição longitudinal da força.

A análise numérica foi desenvolvida utilizando-se o programa ANSYS, levando em conta análise de grandes deformações, com imperfeições iniciais de 1 mm e sem introduzir tensões residuais relativas as soldas e geometria dos perfis. Todos os ensaios foram modelados e analisados e finalmente fez-se um estudo parametrizado.

Na FIG.3.17 apresenta-se um resumo dos resultados numéricos e experimentais para dois apoios rotulados e e=20mm.



FIGURA 3.17 – Tensões normais experimentais e numéricas no meio do vão em diferentes alturas da alma (t<sub>w</sub>=2mm, e=20mm, apoios rotulados) [NOVAK e MACHACEK (2000)]

As conclusões dos autores foram que a resistência local de uma viga com alma senoidal é muito superior à de uma viga de alma plana com a mesma espessura.

NOVAK e MACHACEK (2000) fazem uma comparação dos perfis de almas senoidais WT, desenvolvidos pela ZEMAN + Co GmbH, com um perfil de alma plana com capacidade a flexão similar e citam vantagens dos perfis WT. Eles têm menor peso (economia de aproximadamente 30%), maior resistência à flambagem por cisalhamento, maior estabilidade lateral torsional e maior resistência quando sujeitos a forças localizadas

Concluiram também que as vigas com almas senoidais são pouco sensíveis a excentricidades, já que para  $e \le 20$  mm a resistência local manteve-se praticamente a mesma. Não foi registrada nenhuma influência nas resistências devido às diferentes posições na direção longitudinal da viga.

Para o cálculo da resistência nominal da viga, com excentricidades inferiores ou iguais a 20 mm e corrugações conforme perfis utilizados *WT*, apresentaram uma primeira proposta, em NOVAK e MACHACEK (1999).

A fórmula proposta era válida somente para vigas com perfis *WTA* ( $t_w$ =2,0 mm) e com dois apoios rotulados. "Baseado na avaliação estatística dos resultados experimentais (de acordo com ENV 1993-1-1 (1992)..." [PIMENTA (2007)], e segundo autores, usando a fórmula de BERGFELT (1983), a equação foi descrita conforme abaixo (Eq.3.5):

$$F_{Rk} = 1,33t_w^2 \left( Ef_{yw} \right)^{0.5} \left( t_f / t_w \right)^{0.5}$$
(3.5)

onde:

 $t_w$  = espessura da alma senoidal

 $t_f$  = soma da espessura da mesa com a espessura (altura) do trilho, caso exista.

Em NOVAK e MACHACEK (2000) alterou-se essa equação, abrangendo outras espessuras de alma, conforme Eq.3.6.

$$F_{Rk} = (78.9t_w + 3.2t_f - 14.7)_{3} \sqrt{\frac{I_f + I_R}{I_f + I_R^*}} \le 270_{3} \sqrt{\frac{I_f + I_R}{I_f + I_R^*}}, [kN]$$
(3.6)

onde:

 $t_w$  = espessura da alma em mm;

 $t_f$  = espessura das mesas em mm;

 $I_f$  e  $I_R$  são os momentos de inércia da mesa e do trilho, respectivamente, em relação ao seu eixo horizontal (mm<sup>4</sup>);

 $I_R^*$ é o momento de inércia da barra de 50x30mm, usada nos ensaios;  $I_R^*=112500 \text{ mm}^4$ .

Os autores registram que a Eq.3.6 deve ser usada pra vigas com apoios a uma distância razoável da seção carregada. Também pode ser usada para forças aplicadas diretamente na mesa com comprimento da força igual ou superior a 150 mm (com  $I_R=I_R*=0$ ). A fórmula está limitada a 270 kN, para excentricidades iguais a 20 mm e 270 kN + 10% para excentricidades nulas. Isso dá a entender que a fórmula não é válida para  $I_R>I_R*$ , ou seja, para trilhos com seção maior que a ensaiada, apesar dos autores não deixarem claro essa conclusão.

O coeficiente de segurança recomendado é de 1,15, obtendo:

$$F_{Rd} = \frac{F_{Rk}}{1,15}$$

Os autores NOVAK E MACHACEK (2000) sugerem, para o cálculo da interação do momento fletor com a força vertical na mesa carregada, a seguinte equação, (Eq.3.7):

$$\begin{pmatrix} F_{Sd} \\ F_{Rd} \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} M_{Sd} \\ M_{Rd} \end{pmatrix} \le 1.5$$
(3.7)

Esses autores não fazem sugestões para interação com a força cortante.

Já MACHACEK e TUMA (2006) recomendam, para as interações, as fórmulas de ELGAALY e SESHADRI (1997), citadas no item 3.3.1 (Eq.3.3 e Eq.3.4).

$$\left(\frac{F_{Sd}}{F_{Rd}}\right)^{1,25} + \left(\frac{M_{Sd}}{M_{Rd}}\right)^{1,25} = 1$$
 e  $\left(\frac{F_{Sd}}{F_{Rd}}\right)^{1,25} + \left(\frac{V_{Sd}}{V_{Rd}}\right)^{1,25} = 1$ 

MACHACEK e TUMA (2006) citam, além da excentricidade, outro problema previsto para vigas de almas senoidais que trabalham como vigas de rolamento: a resistência à fadiga das vigas.

Esses autores citam investigações feitas por SAAL e HORNUNG (1995), porém as características dos modelos e carregamentos não conduziram ao colapso por fadiga nas vigas, mesmo tendo sido atingidos mais de cinco milhões de ciclos.

MACHACEK e TUMA (2006) também apresentam os testes feitos em perfis *WTA*, em um laboratório em Praga, CTU (Czech Technical University), por NOVAK e MACHACEK (1999).

Foram executados três tipos de testes: um teste com um carregamento cíclico para verificação dos efeitos do cisalhamento, FIG.3.18, outro teste com um carregamento cíclico para verificação dos efeitos da força localizada, FIG.3.19 e um terceiro teste com um carregamento móvel, FIG.3.20.

Os perfis foram fabricados com soldas automáticas, porém somente com uma inspeção visual, sem evidências de defeitos.

No primeiro teste (FIG.3.18), como o objetivo era apenas a verificação ao cisalhamento com forças cíclicas, foi colocado um enrijecedor na posição da força aplicada. As soldas dos enrijecedores na viga foram executadas de modo intermitente, representando a pior situação da prática. As fissuras relativas à fadiga tiveram início tanto nas soldas alma-

mesa, quanto nas soldas alma-enrijecedores, propagando-se rapidamente até o colapso. Destacaram que, na prática, devem ser evitadas soldas manuais ou de má qualidade.



FIGURA 3.18 – Teste com carregamento cíclico para cisalhamento [MACHACEK e TUMA (2006)]

Para o segundo teste (FIG.3.19), buscavam, além dos efeitos do cisalhamento, os efeitos da força localizada na alma e, portanto, sem os enrijecedores na direção da força. As fissuras decorrentes da fadiga tiveram início nas soldas do perfil e nas proximidades destas, porém não foram tão críticas. Todas se propagaram na direção horizontal e interromperam a propagação ao atingir 50% a mais do seu comprimento original.



FIGURA 3.19 – Teste com carregamento cíclico para força localizada [MACHACEK e TUMA (2006)]

Os testes foram finalizados com a fratura ou após atingir 3 milhões de ciclos sem colapso por fadiga.



[MACHACEK e TUMA (2006)]

Para o teste de carregamento móvel, (FIG.3.20), concluiu-se que o colapso por fadiga ocorre com números mais baixos de ciclos em comparação com os outros testes, porém nada que afete de forma contundente as conclusões dos testes com carregamentos cíclicos.

As conclusões de MACHACEK e TUMA (2006) são válidas apenas para os perfis *WTA*, com altura de 500 mm e espessura de alma de 2,0 mm e mesas de 10 x 200 mm. No entanto recomendam uma cuidadosa avaliação quando se utilizarem outras espessuras de almas e esbeltez.

Concluíram que a solda de composição do perfil, alma-mesas, apenas em um dos lados da alma é suficiente e adequada mesmo em casos de carregamentos cíclicos. Certamente dizem respeito a soldas automáticas e de boa qualidade.

Também com base em análises numéricas, os autores definem novas curvas de resistência à fadiga. As vigas sob cisalhamento devem ser projetadas com a curva de

fadiga 40 (com inclinação m=9,45). Para as vigas com forças localizadas recomenda-se a curva 308 (com inclinação m=7,40).

Outros ensaios com perfís de alma senoidal sujeitos a forças localizadas foram realizados em Viena por SCHWARZ (1990)<sup>1</sup> e RAMBERGER (1990)<sup>2</sup> apud PIMENTA (2007). Foram seis ensaios, sendo três deles com a força aplicada no meio do vão, onde foi colocado um enrijecedor, e outros três com duas forças aplicadas a um quarto e a três quartos do vão, porém sem enrijecedores sob as forças. As posições dessas forças foram variadas com relação a pontos das ondas, ou seja, sobre um pico, no ponto de inflexão da onda e em pontos intermediários. No entanto, não houve diferença nos resultados das resistências encontradas. A flambagem localizada da alma formou-se na região do carregamento, conforme mostrado na FIG.3.21. Com relação a esses ensaios não foram desenvolvidas formulações e foram recomendadas a Eq.3.8 e a Eq.3.9 que, segundo PIMENTA (2007) ficam do lado da segurança para as situações ensaiadas. Os autores apenas consideram o fenômeno como escoamento (força de tração) ou esmagamento (força de compressão).

$$P_{u} = f_{yw} t_{w} \left( N + 5, 0t_{f} \right)$$
(3.8)

se a distância da força à extremidade da viga for superior à altura da viga

$$P_{u} = f_{yw} t_{w} \left( N + 2.5 t_{f} \right)$$
(3.9)

se a distância da força à extremidade da viga for inferior à altura da viga

Onde:

N =comprimento de contato da força

 $f_{yw}$  = resistência ao escoamento do aço da alma

 $t_w$  = espessura da alma

 $t_f$  = espessura da mesa

<sup>&</sup>lt;sup>1</sup> Ramberger, G. "Uber Die Berechnung von Geschweissten I-Tragern mit Stegen aus Gewellten Blechen" – Technische Universitat Wien, Institut fur Stahlbau, 1990, Alemanha.

<sup>&</sup>lt;sup>2</sup> Schwarz, L. "Prufbericht Uber Versuch an I-Tragern mit Gewelltem Stegblech" – Technische Universitat Wien, Institut für Stahlbau, Alemanha, 1990.



FIGURA 3.21 – Mecanismo de colapso do ensaio em Viena (sem enrijecedores) [PIMENTA (2007)]

PASTERNAK e BRANKA (1999) ensaiaram um modelo de perfil senoidal com as características mostradas na FIG.3.22. Posteriormente foram realizadas análises numéricas pelo método dos elementos finitos.

Na análise experimental registrou-se um comportamento linear até que a força atingisse um valor em torno de 200 kN e posteriormente ficou evidenciado o comportamento não-linear devido à flambagem ocorrida abaixo da força aplicada, conforme mostrado na FIG. 3.23.

Com o aumento da força, a flambagem se estendeu simetricamente para outras corrugações até se atingir a força última de 210 kN e, a partir de então, ocorreu uma queda no valor da força. Segundo os autores, a falha ocorreu em função da plastificação de uma área sob a força aplicada, seguida por uma flambagem local da alma.



FIGURA 3.22 – Modelo de viga de alma senoidal [PASTERNAK e BRANKA (1999)]



FIGURA 3.23 - Ensaio [PASTERNAK e BRANKA (1999)]

A análise numérica desse ensaio foi realizada com o programa ABAQUS. A alma foi discretizada conforme FIG.3.24, com elementos menores em sua região superior onde ocorre maior influência da força. Para a análise não-linear, foi fornecida ao programa uma imperfeição inicial de 2,0 mm.



FIGURA 3.24 - Malha da Alma [PASTERNAK e BRANKA (1999)]

Para o primeiro modo de flambagem local, a força máxima encontrada foi de 214 kN.

A comparação entre as análises numérica e experimental é mostrada na FIG.3.25 e a proximidade das curvas demonstra a capacidade de reproduzir no programa os resultados do ensaio. Fazendo uma comparação entre a FIG.3.23 (análise experimental) e FIG.3.26 (análise numérica), percebe-se o mesmo modo de colapso.





FIGURA 3.26 – Campo de plastificação sob a força aplicada [PASTERNAK e BRANKA (1999)]

Em seguida foi realizada uma análise paramétrica onde se variaram diversos parâmetros, inclusive o tipo de corrugação, amplitude e comprimento da senóide, ver FIG.3.27.



FIGURA 3.27 – Diversos tipos de corrugações para a análise paramétrica [PASTERNAK e BRANKA (1999)]

Primeiramente, os perfis *WT* 40-155 foram examinados com relação as diferentes posições das forças na senóide com diferentes larguras de aplicação. Os resultados apresentaram pequenas diferenças. Assim, as análises foram feitas com forças aplicadas sem excentricidade, na posição longitudinal dos vales ou picos.

Alguns resultados estão mostrados na FIG.3.28, onde concluiu-se que quanto maior o comprimento e menor a amplitude da senóide, menor o valor da força última atingida.



FIGURA 3.28 – Curvas Força x Deslocamento [PASTERNAK e BRANKA (1999)]

Nota-se na FIG.3.28, nas curvas do perfil *WT*20-310 com espessuras de 4,0 e 5,0 mm, um declínio da força após atingir o valor máximo. Isto se deve a um diferente modo de falha ocorrido, a flambagem global da alma, conforme visto na FIG.3.29.



FIGURA 3.29 – Modo de falha por flambagem global da alma [PASTERNAK e BRANKA (1999)]

Desta forma, Pasternak e Branka propuseram a seguinte equação para o cálculo da resistência sob força localizada, Eq.3.10:

$$F_{_{ult}} = 10 \left( \frac{W_{el}}{I_{_{wy}}/t_{_{w}}} \right)^{0,4} b_{_{w}} t_{_{w}} f_{_{yw}}$$
(3.10)

onde:

 $W_{el}$  é o módulo de resistência da mesa carregada com relação ao seu eixo de menor inércia;

 $I_{wy}$  é o momento de inércia da alma senoidal em relação ao eixo longitudinal do perfil, referente ao comprimento da onda (*w*), dado por:

$$I_{wy} = 0.158t_{w}w^{3} \left(\frac{b_{w}}{w}\right)^{2.12}$$

 $b_w$  é o dobro da amplitude da onda

 $t_w$  é a espessura da alma

 $f_{yw}$  é a resistência ao escoamento da alma

BRANKA (1999) estudou também a interação entre o momento fletor e a força localizada e concluiu que há uma queda da resistência última das vigas em função dessa interação. Sendo assim, foi proposta a seguinte equação de interação, Eq.3.11:

$$0,4\frac{M}{M_{Rd}} + 0,8\frac{F}{F_{Rd}} \le 1,0 \tag{3.11}$$

Porém, essa equação deve ser utilizada somente quando as equações abaixo forem verificadas simultaneamente:

$$0,5 \le \frac{M}{M_{Rd}} \le 1,0$$
 e  $0,75 \le \frac{F}{F_{Rd}} \le 1,0$ 

onde:

M= Momento fletor

F= Força localizada

 $M_{Rd}$ = Momento fletor resistente de cálculo

 $F_{Rd}$ = Força localizada resistente de cálculo

# 4

# ANÁLISE NUMÉRICA

## 4.1 PARAMETRIZAÇÃO

Segundo o objetivo, no item 2.1, esta dissertação visa encontrar respostas para o comportamento das vigas com almas senoidais utilizadas como vigas de rolamento, por meio de uma análise numérica parametrizada. Para isso estabelece-se um método, um programa, um modelo e os parâmetros, para então, por meio dos resultados das análises, serem extraídas as devidas conclusões e respostas.

Neste trabalho, a análise numérica é feita pelo Método dos Elementos Finitos no programa ANSYS, versão 10.0, com os modelos parametrizados conforme perfis produzidos no Brasil.

Os parâmetros estabelecidos para este estudo são: (ver FIG.4.1)

- altura do perfil, H
- largura da mesa do perfil,  $b_f$
- espessura da mesa do perfil,  $t_f$
- espessura da alma senoidal,  $t_w$

- tipo de trilho
- excentricidade da força, e



FIGURA 4.1 – Perfis de alma senoidal com trilhos

A nomenclatura dos perfis de alma senoidal usual em projetos estruturais tem a seguinte forma: PSS  $H \ge b_f \ge t_f \ge t_w$ 

Os valores utilizados para os diversos parâmetros citados são apresentados nas TAB. 4.1 e 4.2, para excentricidade nula e de 10,75 mm, respectivamente.

De acordo com a TAB.4.1, o número de vigas analisadas com excentricidade nula no carregamento totaliza 1x2x3x32=192 vigas.

Já para a análise feita com a excentricidade de 10,75 mm no carregamento, TAB.4.2, o total é de 1x2x3x6=36 vigas

Deste modo, abrange-se neste estudo a análise dos resultados de um total de 228 vigas.

PARAMETRIZAÇÃO						
Excentricidade	t <sub>w</sub>	Tipo	t,	<b>b</b> <sub>f</sub>	Н	
"e"		Trilho				
(mm)	(mm)		(mm)	(mm)	(mm)	
					600	
			12.50	150	800	
			12,30	200	1000	
					1200	
	2.0	h		450	600	
0	2,0	Darra 50	16.00	200	H (mm) 600 800 1000 1200 600 800 1200 600 800 800 1000 1200	
0	30	TB-37	10,00	250	1000	
	- 1-				1200	
				200 250 300	600	
			19.00		800	
			13,00		1000	
					1200	

TABELA 4.1 - Valores dos parâmetros para vigas com excentricidade nula

TABELA 4.2 - Valores dos parâmetros para vigas com excentricidade de 10,75 mm

PARAMETRIZAÇÃO							
Excentricidade t <sub>w</sub> Tipo t <sub>f</sub> b <sub>f</sub> H							
"e"		Trilho					
(mm)	(mm)		(mm)	(mm)	(mm)		
	2,0 e 3.0	barra 50 TR-25 TR-37	12,50	200	600		
					1000		
10.75			16,00	16,00 200 - 19,00 250 -	600		
10,75					1000		
	0,0		10.00		600		
			19,00		1000		

## 4.2 PROGRAMA ANSYS

Para facilitar a definição das diversas geometrias das vigas, os modelos discretizados no programa Ansys são gerados por meio de um arquivo texto, pré-processado pelo próprio programa onde, de forma auto-explicativa, pede-se a entrada dos dados.

Esses dados de entrada são os parâmetros mencionados no item anterior, como as dimensões da viga e o tipo de trilho.

Gerado para atender as geometrias das vigas do estudo em questão, o pré-processador possui as seguintes limitações:

400 mm < H < 1200 mm

 $125 \text{ mm} < b_f < 350 \text{ mm}$ 

1240 mm < L < 2170 mm, sendo L o comprimento da viga e múltiplo de 155 mm (comprimento de uma senóide)

Para todos os modelos utiliza-se o elemento SHELL 181, que possui 4 nós e 6 graus de liberdade por nó (as translações x, y e z e as rotações xy, yz, xz), tanto para a viga (mesas e alma senoidal), quanto para o trilho. A FIG.4.2 mostra a alma, as mesas e o trilho de uma viga modelada no Ansys.



FIGURA 4.2 – Viga discretizada no Ansys

No processo de definição de um modelo bem próximo da realidade, entende-se que a discretização do trilho junto à viga é fundamental para resultados mais confiáveis, já que a abrangência da força na mesa da viga, sendo ela aplicada no topo do trilho, é uma incógnita em questão neste estudo. Portanto, os modelos são necessariamente discretizados com o trilho sobre a viga de alma senoidal. Os trilhos pesquisados neste trabalho também estão definidos de acordo com uma maior utilização nos projetos de vigas de rolamentos para pontes de capacidades baixas e médias. São eles: a barra quadrada de 50 mm e os trilhos TR-25 e TR-37.

Outro fator fundamental na discretização dos modelos é a definição de uma malha apropriada. Alguns testes foram realizados com diferentes malhas e os resultados obtidos apresentaram, como era de se esperar, menores resistências nos resultados do modelo com a malha mais refinada, ou seja, elementos finitos com dimensões menores. Entretanto, o número de nós e elementos aumenta consideravelmente, assim como o tempo de processamento das vigas.

Primeiramente estes testes foram feitos em vigas de almas planas com diferentes malhas e mostraram diferenças consideráveis nos resultados em função do refinamento da malha.

Os exemplos, discretizados no ANSYS, foram com um perfil "I" soldado de aço, de alma plana, PS 300x200x8,0x3,0 com vão de 2,0 m. As respostas desse modelo, por ser de alma plana, já têm previsões na bibliografia, inclusive nas normas ABNT - NBR 8800:2008 e ANSI/AISC 360-05 (2005). Nos modelos utilizaram-se, tanto para as mesas quanto para a alma, o elemento SHELL 181, de 4 nós e 6 graus de liberdade. O carregamento aplicado está mostrado na FIG.4.3.



FIGURA 4.3 - Carregamento aplicado nos modelos de viga de alma plana

São considerados dois modelos numéricos com malhas diferentes, principalmente na entrada da força localizada, conforme FIG.4.4.



FIGURA 4.4 – Modelos de vigas de almas planas com diferentes refinamentos

Para a análise estática considera-se o material como linear elástico isotrópico com módulo de elasticidade, *E*, de 200000 MPa e coeficiente de Poisson igual a 0,3. Nessa análise, com o comando apropriado ("prestress effects"), a matriz de rigidez geométrica é gerada.

Na análise de flambagem linear determinam-se os autovetores e autovalores. Analisando-se o primeiro modo de flambagem, a Força de Flambagem encontrada é de: (ver FIG.4.5)

Para malha 1  $\rightarrow$  0,60949 vezes a força aplicada = 0,60949 x 150 kN = 91 kN Para malha 2  $\rightarrow$  0,58155 vezes a força aplicada = 0,58155 x 150 kN = 87 kN



FIGURA 4.5 - Coeficiente para Força de Flambagem, retirado do ANSYS
Para as análises não-lineares geométrica e física, a imperfeição inicial é representada por um deslocamento horizontal determinado como H/200, ou seja, 30/200=0,15cm. É utilizado um material com diagrama tensão-deformação bi-linear, critério de escoamento de von Mises e regra de encruamento cinemático. A resistência ao escoamento do aço é 250 MPa e módulo tangente  $E_t=E/10000$ .

Desta forma, a Força Última encontrada pelo ANSYS, ou seja, a força que limita a capacidade da viga de resistir a um novo incremento de carregamento é de: (ver FIG.4.6).

Para malha 1  $\rightarrow$  0,59 vezes a força aplicada = 0,59 x 150 kN = **88 kN** Para malha 2  $\rightarrow$  0,50 vezes a força aplicada = 0,50 x 150 kN = **75 kN** 

<u>MALHA 1</u>

***** INDEX OF	DATA SETS ON	RESULTS FI	LE *****
SET TIME/FREQ	LOAD STEP	SUBSTEP	CUMULATIVE
2 0.10000	1	2	4
3 0.15000	1	3	6
4 0.20000	1	4	8
5 0.25000	1	5	10
6 0.30000	1	6	12
7 0.35000	1	7	14
8 0.40000	1	8	16
9 0.45000	1	9	18
10 0.50000	1	10	21
11 0.55000	1	11	24
12 0.57000	1	12	32
13 <b>0.59000</b>	1	13	35
14 1.0000	1	999999	45

MALHA 2

***** INDEX O	F DATA SETS ON	RESULTS FI	LE *****
SET TIME/FREQ 1 0.50000E-0 2 0.10000 3 0.15000 4 0.20000 5 0.25000 6 0.30000 7 0.35000 8 0.40000 9 0.45000 10 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0	LOAD STEP )1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1	SUBSTEP 1 2 3 4 5 6 7 8 9	CUMULATIVE 2 4 6 8 11 15 18 22 26 20
10 0.50000 11 1.0000	1 1	10 999999	30 42

FIGURA 4.6 – Coeficiente para a Força Última, retirado do Ansys

Além da diferença de 17% encontrada na análise numérica entre os resultados das malhas 1 e 2, o valor da força última, determinado com base no item 5.7.4 (Enrugamento da alma) da ABNT NBR 8800:2008, sem o coeficiente de segurança, praticamente se iguala ao resultado encontrado com a malha 2, com maior refinamento:

$$F_{R} = 0,66.t_{w}^{2} \left[ 1 + 3 \left( \frac{l_{n}}{d} \right) \left( \frac{t_{w}}{t_{f}} \right)^{1,5} \right] \sqrt{\frac{E \cdot f_{y} \cdot t_{f}}{t_{w}}}$$

$$F_{R} = 0,66.0,3^{2} \left[ 1 + 3 \left( \frac{5}{30} \right) \left( \frac{0,3}{0,8} \right)^{1,5} \right] \sqrt{\frac{20000.25.0,8}{0,3}}$$

$$F_{R} = 76,5kN$$

Salienta-se que a força última correspondente ao item mencionado da ABNT-NBR 8800:2008 corresponde à menor resistência à força localizada.

Isto mostra a importância do refinamento da malha a ser utilizada na análise. Porém, existe um grau de refinamento na malha do perfil acima do qual o resultado praticamente não se altera, dispensando a necessidade de um maior refinamento, que comprometeria o trabalho de pesquisa com o desnecessário acréscimo de tempo no processamento das vigas.

Visando encontrar essa malha, também no programa Ansys, testes são realizados com perfis de almas senoidais definindo a malha utilizada neste estudo. As considerações feitas nestes testes, como tipo do aço, posicionamento da força localizada, refinamento da malha 1 (malha adotada) e outras, estão descritas nos itens seguintes. A malha 2, usada para comparação com a malha 1, por não ter sido adotada neste estudo, não será descrita em detalhes, porém possui elementos com dimensões duas vezes menores que a malha 1, ou seja, uma malha mais refinada, porém desnecessária, como será mostrado em seguida.

São analisados dois testes, ou seja, dois diferentes perfis com diferentes trilhos, utilizando-se duas malhas diferentes para cada teste. Os resultados são mostrados a seguir.

#### Teste 1:

Perfil PSS 400 x 125 x 12,5 x 2,0 com *L*=1240 mm e trilho barra 50 mm Valor da Força Última: → Malha 1 (malha adotada) = 241 kN → Malha 2 (mais refinada) = 232 kN

Teste 2: Perfil PSS 600 x 150 x 12,5 x 2,0 com L=1240 mm e trilho TR-25 Valor da Força Última:  $\rightarrow$  Malha 1 (malha adotada) = 422 kN  $\rightarrow$  Malha 2 (mais refinada) = 423 kN

No teste 1, a diferença de 4% entre as duas malhas é aceitável diante da necessidade de viabilizar o tempo de processamento das 228 vigas analisadas, possível com a aceitação da malha 1, menos refinada.

# 4.3 DISCRETIZAÇÃO DA ALMA SENOIDAL

Na definição da malha, primeiramente foram gerados os nós que formam a senóide com suas dimensões atendendo à FIG.4.7 e consequentemente à Eq.4.1:

$$Z = -Asen\left(\frac{2\pi X}{w}\right) = Z = -20sen\left(\frac{2\pi X}{155}\right)$$
(4.1)

Sendo *A* a amplitude da onda da corrugação senoidal igual a 20 mm e *w* o comprimento desta onda, 155 mm, conforme FIG.4.7.



FIGURA 4.7 - Senóide com suas dimensões, em mm

Ressalta-se que para as almas senoidais fabricadas no Brasil, a amplitude de 20 mm é válida para a espessura de alma de 2,0 mm. Para as almas com espessura de 3,0 mm, a amplitude seria 21,5 mm. Entretanto, neste trabalho, todas as vigas, independente da espessura da alma, são modeladas com amplitude de 20 mm.

Os nós são definidos com os espaçamentos mostrados no eixo x das FIG.4.8 a 4.10, e servem de base para a geração do restante dos nós e elementos da alma, tanto no comprimento quanto na altura da viga.







FIGURA 4.9 – Numeração dos nós de meia senóide com suas coordenadas, em mm.



FIGURA 4.10 - Numeração dos nós de meia senóide com suas coordenadas, em mm

Na definição da malha da alma, estabelece-se que, independentemente da altura da viga, ou seja, para todas as vigas, até uma altura de 400 mm, os elementos tenham dimensão vertical de 8 mm, como mostrado na FIG.4.11. Para o restante da altura da viga, os elementos possuem 14 mm de dimensão vertical, também mostrado na FIG.4.11.

Essa diferença na malha da alma tem a intenção de modelar elementos menores na região superior da alma, por ser a mais afetada pela força localizada.



FIGURA 4.11 - Malha da Alma, dimensões em mm

Portanto, é necessário que a entrada de dados do Ansys, para os valores das alturas das vigas, tenha seu número alterado por um cálculo, já que a altura restante, *H*-400, deverá ser múltipla de 14 mm. Os valores ficam conforme a seguir:

Para H=600mm	$\rightarrow$ no Ansys <i>H</i> =610mm	(400 mm + 15 x 14 mm)
Para <i>H</i> =800mm	$\rightarrow$ no Ansys <i>H</i> =806mm	(400mm+29x14mm)
Para <i>H</i> =1000mm	→ no Ansys $H$ =1002mm	(400mm+43x14mm)
Para <i>H</i> =1200mm	$\rightarrow$ no Ansys <i>H</i> =1198mm	(400mm+57x14mm)

A partir disto, com a entrada de dados do comprimento da viga, valor que deverá ser múltiplo do comprimento de uma senóide, 155 mm, possibilita-se gerar toda a alma.

No pré-processador o comprimento adotado para a parametrização das vigas limita-se entre 1240 mm e 2170 mm, ou seja, entre 8 e 14 senóides, respectivamente. Entretanto, tendo como interesse estudar o fenômeno provocado por uma força localizada e sua interação com a força cortante gerada, com um pequeno comprimento para a viga garante-se o não aparecimento de interação importante com o momento fletor, que deve ser objeto de outra pesquisa. Para os estudos, considera-se adequado o comprimento de aproximadamente duas vezes a altura da viga. Assim, adotam-se os comprimentos conforme a seguir: (ver FIG.4.12)

Vigas com <i>H</i> =610 mm	$\rightarrow$ L=1240 mm	(8 senóides)
Vigas com <i>H</i> =806 mm	$\rightarrow$ L=1550 mm	(10 senóides)
Vigas com <i>H</i> =1002 mm	→ <i>L</i> =2015 mm	(13 senóides)
Vigas com <i>H</i> =1198 mm	$\rightarrow$ L=2170 mm	(14 senóides)



FIGURA 4.12 - Valores dos comprimentos das vigas de acordo com a altura

A FIG.4.13 mostra toda a alma modelada no programa Ansys.



FIGURA 4.13 - Discretização da alma senoidal no programa Ansys

## 4.4 DISCRETIZAÇÃO DAS MESAS

Após a geração da alma inicia-se a geração dos nós e elementos da mesa superior que, posteriormente, será copiada para formar a mesa inferior.

Com o mesmo intuito de fazer um refinamento que resulte em resultados mais corretos, os elementos da mesa da viga terão menores dimensões nas proximidades da entrada de forças, aqui definida na região da senóide (ver FIG.4.14).



FIGURA 4.14 - Elementos da mesa com malha mais refinada na região da senóide

Na projeção da senóide os elementos compartilham os nós já existentes na formação da alma. São 43 mm de largura com elementos nessa situação, conforme FIG.4.15.



FIGURA 4.15 – Discretização dos primeiros elementos da mesa, dimensões em mm

Em seguida geram-se, até uma largura de 125 mm (valor mínimo para larguras de vigas de alma senoidal fabricadas no Brasil), elementos com 8,2 mm de dimensão transversal e, então, até completar a largura total da viga modelada, são gerados elementos com dimensão transversal de 14 mm, conforme FIG.4.16 e 4.17.



FIGURA 4.16 – Discretização dos elementos da mesa em uma senóide, dimensões em mm



FIGURA 4.17 – Discretização dos elementos da mesa no comprimento total da viga, dimensões em mm

Da mesma forma que acontece com a modelagem da alma, para a entrada de dados, os valores das larguras das mesas sofrem uma alteração em seus valores, pois a largura restante, ( $b_f$ -125), deve ser múltipla de 14 mm. Adotam-se então valores conforme a seguir:

```
Para b_f=150 \text{ mm} \rightarrow \text{no Ansys } b_f=153 \text{ mm} (125 \text{ mm}+2x14 \text{ mm})

Para b_f=200 \text{ mm} \rightarrow \text{no Ansys } b_f=209 \text{ mm} (125 \text{ mm}+6x14 \text{ mm})

Para b_f=250 \text{ mm} \rightarrow \text{no Ansys } b_f=237 \text{ mm} (125 \text{ mm}+8x14 \text{ mm})

Para b_f=300 \text{ mm} \rightarrow \text{no Ansys } b_f=293 \text{ mm} (125 \text{ mm}+12x14 \text{ mm})
```

Depois de gerada a mesa superior, esta é simplesmente copiada para gerar a mesa inferior, FIG.4.18. Desta forma, mesmo sem necessidade para este estudo, a mesa inferior tem o mesmo refinamento utilizado na mesa superior, para facilitar a criação do pré-processador.



FIGURA 4.18 – Discretização das mesas da viga no programa Ansys

Para se ter uma idéia do número de elementos gerados pelo pré-processador, considerando os valores máximos dos parâmetros listados no item 4.1, a viga, ou seja, alma e mesas, contem um total de 62972 elementos.

# 4.5 DISCRETIZAÇÃO DO TRILHO

Na busca de um modelo próximo do real, modela-se também o trilho sobre a mesa superior da viga que, como já dito, é imprescindível para resultados mais corretos. Procurando simplificar a entrada de dados no Ansys, desenvolve-se um modelo de trilho que mantenha apenas as propriedades mais importantes.

Adotando um perfil T invertido e considerando que a altura do trilho é fundamental no espraiamento da força localizada, utiliza-se essa altura e as demais dimensões são definidas de forma que o momento de inércia real seja preservado:

Trilho barra quadrada 50 mm	$\rightarrow h_{tr}=50 \text{ mm}$
	$\rightarrow I_{x,tr} = 520.800 \text{ mm}^4$
Trilho TR-25	$\rightarrow h_{tr}=98,4 \text{ mm}$
	$\rightarrow I_{x,tr} = 4.130.000 \text{ mm}^4$
Trilho TR-37	$\rightarrow h_{tr}=122,2 \text{ mm}$
	$\rightarrow I_{x,tr} = 9.510.000 \text{ mm}^4$

Por motivos de agilidade e padronização na execução dos pré-processadores, nas vigas com excentricidade nula, as larguras das bases dos trilhos foram consideradas iguais à largura da projeção da senóide, 43 mm, e sua espessura fixada em 19 mm. Já para as vigas com excentricidade de 10,75 mm, a situação é diferente, adota-se uma base para o trilho com a metade da largura de 43 mm, 21,5 mm, sendo uma forma da força entrar com uma excentricidade de metade de 21,5 mm, ou seja, 10,75 mm. Ver FIG.4.19 e 4.20.



FIGURA 4.19 – Trilhos em forma de T sobre as vigas.



FIGURA 4.20 - Excentricidade aplicada pelo posicionamento do trilho, em mm

Nas FIG.4.21 e 4.22 são definidas as dimensões adotadas para a entrada dos trilhos no programa Ansys, em forma de T.



FIGURA 4.21 – Dimensões dos trilhos para entrada no Ansys, em mm Excentricidade nula



FIGURA 4.22 – Dimensões dos trilhos para entrada no Ansys, em mm Excentricidade 10,75 mm.

Para a discretização do trilho, como não há necessidade de um refinamento especial, geram-se elementos com dimensões maiores. Para a base do T adotam-se elementos de 10 x 7,17 mm e para a alma 10 x 10 mm (ver FIG.4.23).



FIGURA 4.23 – Discretização dos elementos do trilho

Inicialmente, o trilho (base e alma) é gerado pelo pré-processador independentemente dos nós e elementos da viga, porém posteriormente são utilizados elementos de contato entre a base do trilho e a mesa superior da viga.

Em princípio os trilhos deveriam ter o comprimento total da viga. Entretanto, como o contato com a mesa superior não se daria em toda a extensão e para reduzir o tempo de processamento, estimou-se um comprimento de cada trilho de forma que a região de contato não fosse reduzida, ou seja, um comprimento suficiente para transmitir toda a força de contato entre o trilho e a mesa superior da viga. Após o processamento obteve-se a confirmação dessa premissa. Os comprimentos dos trilhos são mostrados na FIG.4.24, ressaltando-se ser este comprimento aproximadamente 10 vezes a altura do trilho.



FIGURA 4.24 – Comprimentos dos trilhos para entrada no programa Ansys

Para que os trilhos trabalhem sempre no regime elástico, considerou-se um elevado valor para a resistência ao escoamento de seu aço,  $f_y$ .

Gerados todos os elementos da viga e do trilho, a FIG.4.25 mostra os perfis com suas diferentes alturas e os trilhos com as dimensões descritas acima.



FIGURA 4.25 - Vigas modeladas com diferentes alturas e tipos de trilhos

#### 4.6 ELEMENTOS DE CONTATO

No Ansys, o contato entre a mesa do perfil e a base do trilho é inserido por meio de comandos que geram elementos de contato de superfícies especificadas. No caso do préprocessador, esses comandos são editados no arquivo texto. Para a região da mesa da viga em contato com o trilho, chamada "superfície alvo", utiliza-se o elemento TARGET170 e para a base do trilho, chamada "superfície de contato", utiliza-se o elemento CONTACT174.

A seguir mostra-se um exemplo para descrever a participação dos elementos de contato. Na FIG.4.26 são representadas duas chapas, uma maior, chapa 2, e uma menor, chapa 1, localizada exatamente acima da chapa 2. Duas forças são aplicadas na chapa superior, comprimindo-a em direção a chapa inferior. Na ausência de elementos de contato entre as duas chapas, a chapa superior atravessa a chapa inferior, conforme mostrado na FIG.4.27-a, ou seja, o Ansys não reconhece a chapa que não recebe as forças que, portanto, não se deforma. Isso também acontece caso haja elementos de contato mas com a força aplicada de tração, FIG.4.27-b. Estabelecido que existam elementos de contato entre as duas chapas, com a força de compressão, o modelo apresenta um comportamento em que o Ansys garante que as duas chapas trabalhem juntas, com a mesma deformada, FIG.4.27-c.



FIGURA 4.26 – Exemplo para aplicação do elemento de contato com duas chapas



FIGURA 4.27 – Duas chapas com e sem elementos de contato

## 4.7 CONDIÇÕES DE CONTORNO

#### 4.7.1 **DESLOCAMENTOS**

Conforme mostrado na FIG.4.28, considera-se como condições de contorno para ambas as extremidades das vigas, o impedimento das translações verticais (direção y) e das translações transversais (direção z) dos nós da alma. Desta forma, o giro em torno do eixo x é evitado, dispensando a discretização de enrijecedores extremos para garantir esse impedimento de torção. Para que não haja deslocamento de corpo rígido na direção longitudinal da viga, considera-se uma restrição no nó central da mesa superior da viga, impedindo a translação na direção x. O sistema de eixos cartesianos também é mostrado na FIG.4.28, para a identificação dos eixos x, y e z.



FIGURA 4.28 – Condições de apoio das vigas

#### 4.7.2 CARREGAMENTO

Sendo objetivo deste estudo buscar resultados que levem à determinação da resistência a forças localizadas das vigas de almas senoidais, claramente o carregamento aplicado às vigas deve ser uma força localizada. Essa força é aplicada no centro do vão da viga, porém em 3 nós adjacentes conforme mostrado nas FIG.4.29 e 4.30. Observa-se que a distância entre os nós é muito pequena, podendo a força ser considerada como uma força localizada.



FIGURA 4.29 - Carregamento aplicado nas vigas modeladas



FIGURA 4.30 - Carregamento aplicado discretizado no Ansys

Inicialmente, para uma análise estática linear, adota-se o valor dessa força igual a 1000 kN. Esse valor serve como referência para novas forças na análise não-linear, descritas a seguir na análise numérica, item 4.8.

# 4.8 ANÁLISE NUMÉRICA

#### 4.8.1 ANÁLISE LINEAR

Após a completa definição da geometria e condições de contorno do modelo, primeiramente é feita uma análise estática linear da viga. Considera-se o aço utilizado na produção das vigas como um material elástico linear isotrópico, com o valor do módulo de elasticidade, *E*, igual a 200000 MPa e coeficiente de Poisson igual a 0,3. Nesta fase da análise é ativado o comando "prestress effects", que proporciona a geração da matriz de rigidez geométrica.

#### 4.8.2 ANÁLISE DE FLAMBAGEM LINEARIZADA

Feita a análise estática linear, executa-se a análise de flambagem elástica, obtendo-se o primeiro modo de flambagem da alma, com os respectivos *autovetor* e *autovalor*. A

força de flambagem é obtida multiplicando-se o *autovalor* obtido na análise pela força de referência 1000 kN.

As FIG.4.31 e 4.32 mostram dois exemplos de 1º modo de flambagem da alma e seus autovalores (em dois modelos diferentes).



FIGURA 4.31 - Autovetor e Autovalor - flambagem local da alma



FIGURA 4.32 – Autovetor e Autovalor – flambagem global da alma

O Ansys fixa como unitário o valor do maior deslocamento do *autovetor*, como é visto nas figuras anteriores e fornece o autovalor em termos de fração da força de referência aplicada.

Nos exemplos acima a força de flambagem elástica é determinada multiplicando a força de referência de 1000 kN pelo *autovalor* fornecido. Então:

Exemplo 1 (flambagem local)  $\rightarrow$   $F_{fl}= 1000 \ge 0,69127 = 691,27 \ge 1000 \ge 0,69127 = 691,27 \ge 1000 \ge 0,69127 = 691,27 \ge 1000 \ge 0,69127 = 1000 \ge 0,69127 = 691,27 \ge 0,69127 \ge 0,69127 = 691,27 \ge 0,70 \ge 0,7$ 

Essa força é um primeiro limitador da resistência última da viga.

#### 4.8.3 ANÁLISE NÃO-LINEAR

A análise não-linear abrange as não linearidades física e geométrica, isto é, o material utilizado já não obedece a Lei de Hooke indefinidamente e a geometria deformada da estrutura é utilizada. Portanto, algumas informações, como o comportamento do aço utilizado no estudo das vigas e uma deformação inicial, ou seja, uma imperfeição inicial, são fornecidas ao programa Ansys.

Neste estudo considera-se para o aço das vigas de almas senoidais um material com diagrama tensão-deformação bi-linear (FIG.4.33), que segue a regra de encruamento cinemático (permitindo a translação da superfície de escoamento) e o critério de escoamento de von Mises. Utiliza-se para valores de  $f_y$ , resistência ao escoamento do aço, 300 MPa para a alma senoidal e 350 MPa para as mesas. Esses valores são usuais para perfís fabricados no Brasil. O módulo tangente  $E_t$  é tomado igual a E/10000.



FIGURA 4.33 – Diagrama Tensão x Deformação

A imperfeição inicial é aplicada utilizando a deformada correspondente ao auto-vetor do 1º modo de flambagem, atribuindo-se o valor de 1 mm ao maior deslocamento do auto-vetor. Essa alteração é feita por meio de um comando onde se informa um multiplicador dos deslocamentos normalizados do auto-vetor, gerando assim a geometria deformada inicial para a análise não-linear.

Na análise não-linear a força localizada aplicada na viga é obtida em função da força crítica de flambagem elástica encontrada. Sabendo-se que essa força crítica é um primeiro limitador e ainda superior à força última esperada, adota-se como carregamento para a análise não-linear uma parcela da força de flambagem elástica. Esta parcela varia de acordo com a geometria da viga e será apresentada mais adiante nas tabelas de entrada de dados.

Força de Flambagem elástica

 $F_{fl}$ = 1000 x autovalor

Força aplicada para a análise não-linear

 $P_{n\tilde{a}o-linear} = parcela \times F_{fl}$ 

Aplicando-se incrementos de forças, o Ansys redistribui os esforços internos de acordo com a deformada atualizada da viga buscando seu equilíbrio. Após determinado número de incrementos chega-se ao limite da capacidade da viga de resistir a um novo incremento de força. A força obtida no último passo convergido, no qual ainda foi possível obter equilíbrio entre esforços externos e internos, é a força última que o modelo suporta.

Na TAB.4.3 mostram-se resultados de uma análise incremental, na qual a força última encontrada foi igual a 0,89 da força aplicada e deu-se no passo 19.

****	** INDEX OF D	ATA SETS ON	RESULTS F	[LE *****
SET	TIME/FREQ	LOAD STEP	SUBSTEP	CUMULATIVE
1	0.50000E-01	1	1	2
2	0.10000	1	2	3
3	0.15000	1	3	4
4	0.20000	1	4	6
5	0.25000	1	5	8
6	0.30000	1	6	10
7	0.35000	1	7	12
8	0.40000	1	8	14
9	0.45000	1	9	16
10	0.50000	1	10	18
11	0.55000	1	11	21
12	0.60000	1	12	24
13	0.65000	1	13	27
14	0.70000	1	14	30
15	0.75000	1	15	34
16	0.80000	1	16	38
17	0.85000	1	17	42
18	0.87000	1	18	54
19	0.89000	1	19	58
20	1.0000	1	999999	76

TABELA 4.3 – Passos de incrementos de forças no Ansys

# 5

# **RESULTADOS**

#### 5.1 VIGAS CARREGADAS COM EXCENTRICIDADE NULA

Feitas as análises, todos os modelos são verificados cuidadosamente de forma que sejam conhecidos os valores das tensões atuantes nas mesas, nos trilhos e principalmente nas almas, bem como as forças últimas atingidas.

As tensões de von Mises nas mesas são logicamente máximas na mesa superior onde a força localizada foi aplicada e não excede 350 MPa, assim como na alma essa tensão não excede 300 MPa, que são as resistências ao escoamento do aço desses elementos.

Para os trilhos atenta-se para que as tensões não ultrapassem o valor da resistência ao escoamento fornecido ao Ansys, um valor elevado para que não ocorra um estado limite no trilho.

As TAB.5.1, 5.2, 5.3, 5.4, 5.5 e 5.6 mostram as forças aplicadas e os resultados do último passo convergido do Ansys, em termos de forças últimas e tensões na mesa e no trilho. Em todas as vigas, as tensões na alma atingiram a resistência ao escoamento de 300 MPa.

DADOS DA VIGA								ANÁLISE DE FLAMBAGEM			ANÁLISE PLÁSTICA						
e (mm)	t <sub>w</sub> (mm)	tipo trilho	t <sub>f</sub> (mm)	ь <sub>f</sub> (тт)	H (mm)	L (mm)	Força Aplic. (kN)	auto-valor	F <sub>fl</sub> (kN)	parc.	Força Aplic. (kN)	fra- ção	F <sub>u</sub> (kN)	Tensão von Mises <b>''mesa''</b> (kN/cm <sup>2</sup> )	Tensão von Mises <b>''trilho''</b> (kN/cm <sup>2</sup> )		
					600 (610)	1240	1000	0,68802	688	0,40	275	0,89	245	32,94	67,49		
				150	800 (806)	1550	1000	0,69127	691	0,40	277	0,89	246	32,82	69,10		
				(153)	1000 (1002)	2015	1000	0,69360	694	0,40	277	0,89	247	32,82	69,34		
			12.50		1200 (1198)	2170	1000	0,65303	653	0,50	327	0,77	251	33,12	68,26		
			12,50		600 (610)	1240	1000	0,69224	692	0,40	277	0,89	246	32,98	67,15		
				200	800 (806)	1550	1000	0,69423	694	0,40	278	0,89	247	32,90	67,67		
				(209)	1000 (1002)	2015	1000	0,69656	697	0,40	279	0,89	248	32,83	68,45		
					1200 (1198)	2170	1000	0,68936	689	0,50	345	0,74	255	33,31	68,12		
					600 (610)	1240	1000	0,70702	707	0,40	283	0,89	252	34,70	67,90		
				150	800 (806)	1550	1000	0,70900	709	0,40	284	0,87	247	34,34	64,11		
				(153)	1000 (1002)	2015	1000	0,71087	711	0,40	284	0,87	247	34,37	64,78		
			16,00		1200 (1198)	2170	1000	0,71532	715	0,50	358	0,69	247	34,39	64,65		
					600 (610)	1240	1000	0,71417	714	0,40	286	0,89	254	34,69	66,57		
				200 (209)	800 (806)	1550	1000	0,71577	716	0,40	286	0,89	255	34,71	67,38		
					1000 (1002)	2015	1000	0,71778	718	0,40	287	0,89	256	34,67	68,11		
0	2.0	barra			1200 (1198)	2170	1000	0,72245	722	0,50	361	0,69	249	34,47	63,88		
Ŷ	2,0	50			600 (610)	1240	1000	0,71702	717	0,40	287	0,91	261	34,86	71,93		
				250	800 (806)	1550	1000	0,71845	718	0,40	287	0,89	256	34,71	66,76		
				(237)	1000 (1002)	2015	1000	0,72054	721	0,40	288	0,89	257	34,66	67,41		
					1200 (1198)	2170	1000	0,72533	725	0,45	326	0,77	251	34,30	64,23		
					600 (610)	1240	1000	0,73793	738	0,40	295	0,93	275	34,93	75,93		
				200	800 (806)	1550	1000	0,73857	739	0,40	295	0,89	263	34,92	65,93		
				(209)	1000 (1002)	2015	1000	0,74055	741	0,40	296	0,87	258	34,75	62,96		
					1200 (1198)	2170	1000	0,74506	745	0,45	335	0,77	258	34,77	63,39		
					600 (610)	1240	1000	0,74245	742	0,40	297	0,93	276	34,93	74,30		
			19.00	250	800 (806)	1550	1000	0,74297	743	0,40	297	0,89	264	34,92	65,46		
			12,00	(237)	1000 (1002)	2015	1000	0,74507	745	0,40	298	0,89	265	34,88	66,38		
					1200 (1198)	2170	1000	0,74973	750	0,45	337	0,77	260	34,76	63,13		
					600 (610)	1240	1000	0,74964	750	0,40	300	0,94	282	34,93	75,68		
				300	800 (806)	1550	1000	0,75002	750	0,40	300	0,91	273	34,92	69,26		
				(293)	1000 (1002)	2015	1000	0,75234	752	0,40	301	0,89	268	34,87	63,67		
					1200	2170	1000	0,75730	757	0,45	341	0,79	269	34,92	66,35		

TABELA 5.1 – Resultados retirados do Ansys ( $t_w$ =2,0 e trilho barra quadrada 50 mm)

DADOS DA VIGA							ANÁLISE DE FLAMBAGEM			ANÁLISE PLÁSTICA						
e (mm)	έ <sub>w</sub> (mm)	tipo trilho	t <sub>f</sub> (mm)	ь <sub>f</sub> (тт)	H (mm)	L (mm)	Força Aplic. (kN)	auto-valor	F <sub>fl</sub> (kN)	parc.	Força Aplic. (kN)	fra- ção	F <sub>u</sub> (kN)	Tensão von Mises <b>''mesa''</b> (KN/cm <sup>2</sup> )	Tensão von Mises <b>''trilho''</b> (KN/cm <sup>2</sup> )	
					600 (610)	1240	1000	1,31190	1312	0,35	459	0,92	422	32,05	46,42	
				150	800	1550	1000	1,26490	1265	0,40	506	0,87	440	31,15	48,58	
				(153)	1000 (1002)	2015	1000	1,07020	1070	0,50	535	0,86	460	31,19	51,83	
			12.50		1200 (1198)	2170	1000	0,84487	845	0,60	507	0,91	461	31,15	51,86	
			12,00		600 (610)	1240	1000	1,30820	1308	0,35	458	0,92	421	31,60	46,11	
				200	800 (806)	1550	1000	1,26100	1261	0,40	504	0,91	459	28,73	52,28	
				(209)	1000 (1002)	2015	1000	1,15220	1152	0,50	576	0,81	467	29,40	53,12	
					1200 (1198)	2170	1000	0,89533	895	0,60	537	0,86	462	30,61	51,65	
					600 (610)	1240	1000	1,31250	1313	0,35	459	0,92	423	29,97	46,16	
				150	800 (806)	1550	1000	1,26440	1264	0,40	506	0,87	440	29,69	48,28	
				(153)	1000 (1002)	2015	1000	1,16550	1166	0,50	583	0,77	449	31,36	49,34	
					1200 (1198)	2170	1000	0,92287	923	0,60	554	0,82	454	30,10	50,21	
			16,00	200 (209)	600 (610)	1240	1000	1,31080	1311	0,35	459	0,92	422	29,63	45,92	
					800 (806)	1550	1000	1,26270	1263	0,40	505	0,87	439	29,27	48,04	
					1000 (1002)	2015	1000	1,23550	1236	0,40	494	0,87	430	29,55	46,93	
0	2.0				1200 (1198)	2170	1000	0,98373	984	0,60	590	0,77	454	29,65	49,97	
Ŭ	2,0	11(-2)			600 (610) 800 (806)	1240	1000	1,31060	1311	0,35	459	0,92	422	29,58	45,85	
				250		1550	1000	1,26240	1262	0,40	505	0,87	439	29,20	47,97	
				(237)	1000 (1002)	2015	1000	1,23530	1235	0,50	618	0,71	439	28,41	48,61	
					1200 (1198)	2170	1000	1,00390	1004	0,60	602	0,76	458	29,52	50,32	
					600 (610)	1240	1000	1,31550	1316	0,35	460	0,92	424	27,94	45,84	
				200	800 (806)	1550	1000	1,26640	1266	0,40	507	0,87	441	27,69	47,97	
				(209)	1000 (1002)	2015	1000	1,23920	1239	0,50	620	0,71	440	27,44	48,36	
					1200 (1198)	2170	1000	1,05520	1055	0,60	633	0,72	456	28,12	49,77	
					600 (610)	1240	1000	1,31610	1316	0,35	461	0,92	424	27,98	45,78	
			19.00	250	800 (806)	1550	1000	1,26680	1267	0,40	507	0,87	441	27,76	47,89	
			19,00	(237)	1000 (1002)	2015	1000	1,23970	1240	0,50	620	0,71	440	27,44	48,29	
					1200 (1198)	2170	1000	1,07770	1078	0,60	647	0,71	459	28,17	50,06	
					600 (610)	1240	1000	1,31750	1318	0,35	461	0,92	424	28,13	45,72	
				300	800 (806)	1550	1000	1,26800	1268	0,40	507	0,87	441	27,91	47,80	
				(293)	(806) 1000 (1002)	2015	1000	1,24110	1241	0,50	621	0,71	441	27,59	48,16	
				(2		1200 (1198)	2170	1000	1,11180	1112	0,60	667	0,67	447	28,75	48,05

TABELA 5.2 – Resultados retirados do Ansys ( $t_w$ =2,0 mm e trilho TR-25)

DADOS DA VIGA							ANÁLISE DE FLAMBAGEM			ANÁLISE PLÁSTICA						
e (mm)	έ <sub>ψ</sub> (mm)	tipo trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	H (mm)	L (mm)	Força Aplic. (kN)	auto-valor	F <sub>fl</sub> (kN)	parc.	Força Aplic. (kN)	fra- ção	F <sub>u</sub> (kN)	Tensão von Mises <b>''mesa''</b> (KN/cm <sup>2</sup> )	Tensão von Mises <b>''trilho''</b> (kN/cm <sup>2</sup> )	
					600 (610)	1240	1000	1,57000	1570	0,35	550	0,82	451	33,58	42,56	
				150	800	1550	1000	1,45380	1454	0,40	582	0,92	535	30,03	52,44	
				(153)	1000	2015	1000	1,10250	1103	0,60	662	0,81	536	31,08	51,84	
			12.50		1200 (1198)	2170	1000	0,88447	884	0,65	575	0,96	552	29,98	54,42	
			12,00		600 (610)	1240	1000	1,56270	1563	0,35	547	0,82	448	33,09	42,18	
				200	800 (806)	1550	1000	1,48970	1490	0,40	596	0,87	518	30,66	49,28	
				(209)	1000 (1002)	2015	1000	1,20260	1203	0,60	722	0,76	548	29,83	53,21	
					1200 (1198)	2170	1000	0,94454	945	0,65	614	0,87	534	30,28	51,13	
					600 (610)	1240	1000	1,56510	1565	0,35	548	0,82	449	30,28	42,18	
				150	800 (806)	1550	1000	1,49240	1492	0,40	597	0,87	519	28,81	49,42	
				(153)	1000	2015	1000	1,19140	1191	0,60	715	0,76	543	30,21	52,51	
					1200	2170	1000	0,95741	957	0,65	622	0,87	541	28,49	52,49	
			16,00		600 (610)	1240	1000	1,56040	1560	0,35	546	0,82	448	29,94	41,89	
				200 (209)	800	1550	1000	1,48810	1488	0,40	595	0,87	518	28,13	49,14	
					1000	2015	1000	1,29460	1295	0,60	777	0,67	520	30,42	49,06	
0	2.0				1200	2170	1000	1,02460	1025	0,65	666	0,81	539	28,54	51,49	
U	2,0	18-57			600 (610) 800 (806)	1240	1000	1,55920	1559	0,35	546	0,82	447	29,85	41,81	
				250		1550	1000	1,48680	1487	0,40	595	0,87	517	27,99	49,05	
				(237)	1000	2015	1000	1,32310	1323	0,60	794	0,67	532	29,51	50,50	
					1200	2170	1000	1,04520	1045	0,65	679	0,77	523	29,27	49,23	
					600 (610)	1240	1000	1,56120	1561	0,35	546	0,86	470	26,96	44,58	
				200	800	1550	1000	1,48590	1486	0,40	594	0,87	517	26,37	48,89	
				(209)	1000	2015	1000	1,36530	1365	0,60	819	0,66	541	27,44	51,49	
					1200	2170	1000	1,08770	1088	0,65	707	0,76	537	26,86	50,93	
					600 (610)	1240	1000	1,56070	1561	0,35	546	0,82	448	27,56	41,67	
			10.00	250	800	1550	1000	1,48550	1486	0,40	594	0,87	517	26,35	48,81	
			19,00	(237)	1000	2015	1000	1,39500	1395	0,60	837	0,62	519	28,25	48,54	
					1200	2170	1000	1,10980	1110	0,65	721	0,76	548	25,95	52,54	
					600 (610)	1240	1000	1,56050	1561	0,35	546	0,82	448	27,62	41,59	
				300	800	1550	1000	1,48530	1485	0,40	594	0,86	511	26,94	47,82	
				(293)	1000	2015	1000	1,43530	1435	0,60	861	0,61	525	28,17	49,12	
					1200	2170	1000	1,14180	1142	0,65	742	0,72	534	26,85	50,35	

TABELA 5.3 – Resultados retirados do Ansys ( $t_w$ =2,0 mm e trilho TR-37)

DADOS DA VIGA								ANÁLISE DE FLAMBAGEM			ANÁLISE PLÁSTICA						
e (mm)	έ <sub>ψ</sub> (mm)	tipo trilho	t <sub>f</sub> (mm)	ь <sub>f</sub> (тт)	H (mm)	L (mm)	Força Aplic. (kN)	auto-valor	F <sub>fl</sub> (kN)	parc.	Força Aplic. (kN)	fra- ção	F <sub>u</sub> (kN)	Tensão von Mises <b>''mesa''</b> (kN/cm <sup>2</sup> )	Tensão von Mises <b>''trilho''</b> (kN/cm <sup>2</sup> )		
					600 (610)	1240	1000	1,58950	1590	0,35	556	0,64	356	34,91	92,30		
				150	800	1550	1000	1,50370	1504	0,40	601	0,65	391	34,93	106,41		
				(153)	1000 (1002)	2015	1000	1,13570	1136	0,40	454	0,92	418	35,00	124,49		
			12.50		1200 (1198)	2170	1000	0,90770	908	0,50	454	0,90	408	34,96	116,19		
			12,50		600 (610)	1240	1000	1,59700	1597	0,35	559	0,64	358	34,64	91,54		
				200 (209)	800 (806)	1550	1000	1,58160	1582	0,40	633	0,59	373	34,82	97,25		
					1000 (1002)	2015	1000	1,20360	1204	0,40	481	0,85	409	34,96	114,97		
					1200 (1198)	2170	1000	0,95612	956	0,50	478	0,89	425	34,97	127,91		
					600 (610)	1240	1000	1,62760	1628	0,35	570	0,64	365	34,94	91,85		
				150	800 (806)	1550	1000	1,61940	1619	0,40	648	0,57	369	34,95	94,50		
				(153)	1000 (1002)	2015	1000	1,27700	1277	0,40	511	0,84	429	35,00	127,33		
		barra	16,00		1200 (1198)	2170	1000	1,02250	1023	0,50	511	0,84	429	35,00	121,78		
					600 (610)	1240	1000	1,64270	1643	0,35	575	0,64	368	34,89	90,71		
				200 (209)	800 (806)	1550	1000	1,63460	1635	0,40	654	0,57	373	34,90	93,04		
					1000	2015	1000	1,37190	1372	0,40	549	0,79	434	34,99	121,60		
	2.0				1200	2170	1000	1,09260	1093	0,50	546	0,81	443	34,99	127,28		
0	5,0	50			600 (610)	1240	1000	1,64860	1649	0,35	577	0,64	369	34,88	89,96		
				250	800	1550	1000	1,64040	1640	0,40	656	0,57	374	34,89	92,51		
				(237)	1000	2015	1000	1,40590	1406	0,40	562	0,77	433	34,99	120,43		
					1200	2170	1000	1,11940	1119	0,50	560	0,79	442	34,99	124,94		
					600 (610)	1240	1000	1,69290	1693	0,35	593	0,66	391	34,97	98,02		
				200	800 (806)	1550	1000	1,68000	1680	0,40	672	0,57	383	34,93	90,37		
				(209)	1000	2015	1000	1,52580	1526	0,40	610	0,74	452	35,00	125,28		
					1200	2170	1000	1,21510	1215	0,50	608	0,74	450	34,99	118,42		
					600 (610)	1240	1000	1,70210	1702	0,35	596	0,65	387	34,96	95,20		
			10.00	250	800	1550	1000	1,68910	1689	0,40	676	0,57	385	34,89	89,90		
			19,00	(237)	1000	2015	1000	1,56900	1569	0,40	628	0,72	452	34,99	117,43		
					(1198)	2170	1000	1,24890	1249	0,50	624	0,72	450	34,98	117,24		
					600 (610)	1240	1000	1,71630	1716	0,35	601	0,67	402	34,97	102,37		
				300	800 (806)	1550	1000	1,70450	1705	0,40	682	0,59	402	34,96	97,72		
				300 (293)	1000	2015	1000	1,63910	1639	0,40	656	0,71	466	34,99	123,73		
					1200 (1198)	2170	1000	1,30470	1305	0,50	652	0,72	470	34,99	123,60		

TABELA 5.4 – Resultados retirados do Ansys ( $t_w$ =3,0 e trilho barra quadrada 50 mm)

DADOS DA VIGA							ANÁLISE DE FLAMBAGEM			ANÁLISE PLÁSTICA						
e (mm)	έ <sub>ψ</sub> (mm)	tipo trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	H (mm)	L (mm)	Força Aplic. (kN)	auto-valor	F <sub>fl</sub> (kN)	parc.	Força Aplic. (kN)	fra- ção	F <sub>u</sub> (kN)	Tensão von Mises <b>''mesa''</b> (kN/cm <sup>2</sup> )	Tensão von Mises <b>''trilho''</b> (kN/cm <sup>2</sup> )	
					600 (610)	1240	1000	2,66130	2661	0,35	931	0,67	624	32,56	68,47	
				150	800	1550	1000	1,94620	1946	0,40	778	0,90	701	33,18	82,94	
				(153)	1000 (1002)	2015	1000	1,43210	1432	0,60	859	0,82	705	34,20	80,43	
			12.50		1200 (1198)	2170	1000	1,15070	1151	0,70	805	0,87	701	33,34	79,70	
			12,50		600 (610)	1240	1000	2,82330	2823	0,35	988	0,64	632	30,31	69,66	
				200	800 (806)	1550	1000	2,11220	2112	0,40	845	0,84	710	30,33	83,43	
				(209)	1000 (1002)	2015	1000	1,57200	1572	0,60	943	0,79	745	31,15	88,14	
					1200 (1198)	2170	1000	1,22900	1229	0,65	799	0,92	735	31,15	85,57	
					600 (610)	1240	1000	2,81460	2815	0,35	985	0,64	630	31,77	69,49	
				150	800 (806)	1550	1000	2,08880	2089	0,40	836	0,84	702	32,25	80,84	
				(153)	1000 (1002)	2015	1000	1,55890	1559	0,60	935	0,77	720	33,48	81,54	
					1200 (1198)	2170	1000	1,24890	1249	0,65	812	0,92	747	33,15	87,11	
			16,00		600 (610)	1240	1000	2,82550	2826	0,35	989	0,64	633	30,26	69,15	
				200 (209)	800 (806)	1550	1000	2,25420	2254	0,40	902	0,79	712	30,18	80,30	
					1000 (1002)	2015	1000	1,70380	1704	0,60	1022	0,73	746	31,11	86,37	
0	2.0				1200 (1198)	2170	1000	1,33880	1339	0,65	870	0,87	757	30,47	88,39	
Ū	5,0	11(-2)			600 (610) 800 (806)	1240	1000	2,82500	2825	0,35	989	0,64	633	30,05	69,05	
				250		1550	1000	2,29770	2298	0,40	919	0,79	726	29,24	83,99	
				(237)	1000	2015	1000	1,74280	1743	0,60	1046	0,69	722	30,68	80,41	
					1200 (1198)	2170	1000	1,36660	1367	0,65	888	0,88	782	29,46	95,16	
					600 (610)	1240	1000	2,83330	2833	0,35	992	0,64	635	31,71	69,13	
				200	800 (806)	1550	1000	2,36930	2369	0,40	948	0,76	720	30,60	83,95	
				(209)	1000	2015	1000	1,81820	1818	0,60	1091	0,65	709	32,48	79,48	
					1200	2170	1000	1,43510	1435	0,65	933	0,83	774	31,13	91,44	
					600 (610)	1240	1000	2,83420	2834	0,35	992	0,64	635	31,66	69,05	
			10.00	250	800 (806)	1550	1000	2,41570	2416	0,40	966	0,74	715	31,05	79,72	
			19,00	(237)	1000	2015	1000	1,86250	1863	0,60	1118	0,66	738	30,81	85,88	
					1200	2170	1000	1,46770	1468	0,65	954	0,77	735	31,84	81,61	
					600 (610)	1240	1000	2,83730	2837	0,35	993	0,64	636	31,61	69,05	
				300	800 (806)	1550	1000	2,47820	2478	0,40	991	0,70	694	32,09	77,14	
				(293)	1000 (1002)	2015	1000	1,92680	1927	0,60	1156	0,62	717	30,65	80,54	
					1200 (1198)	2170	1000	1,51770	1518	0,65	987	0,78	769	30,85	88,92	

TABELA 5.5 – Resultados retirados do Ansys ( $t_w$ =3,0 mm e trilho TR-25)

DADOS DA VIGA							ANÁLISE DE FLAMBAGEM			ANÁLISE PLÁSTICA						
e (mm)	έ <sub>ψ</sub> (mm)	tipo trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	H (mm)	L (mm)	Força Aplic. (kN)	auto-valor	F <sub>fl</sub> (kN)	parc.	Força Aplic. (kN)	fra- ção	F <sub>u</sub> (kN)	Tensão von Mises <b>''mesa''</b> (kN/cm <sup>2</sup> )	Tensão von Mises <b>''trilho''</b> (kN/cm <sup>2</sup> )	
					600 (610)	1240	1000	2,61120	2611	0,35	914	0,72	658	33,51	60,28	
				150	800	1550	1000	1,97060	1971	0,40	788	0,97	765	33,09	73,13	
				(153)	1000	2015	1000	1,46390	1464	0,60	878	0,87	764	34,27	72,98	
			12.50		1200 (1198)	2170	1000	1,19610	1196	0,65	777	0,96	746	33,45	70,84	
			12,50		600 (610)	1240	1000	2,87200	2872	0,35	1005	0,65	653	32,98	60,36	
				200	800 (806)	1550	1000	2,16150	2162	0,40	865	0,91	787	30,96	75,97	
				(209)	1000 (1002)	2015	1000	1,63830	1638	0,60	983	0,81	796	31,82	76,44	
					1200 (1198)	2170	1000	1,29410	1294	0,65	841	0,92	774	31,48	73,11	
					600 (610)	1240	1000	2,72680	2727	0,35	954	0,71	678	31,78	64,61	
				150	800 (806)	1550	1000	2,09950	2100	0,40	840	0,96	806	31,72	80,10	
				(153)	1000 (1002)	2015	1000	1,58930	1589	0,60	954	0,82	782	33,12	74,15	
					1200 (1198)	2170	1000	1,29170	1292	0,65	840	0,92	772	32,41	72,73	
			16,00		600 (610)	1240	1000	2,95700	2957	0,35	1035	0,64	662	31,96	61,59	
				200 (209)	800 (806)	1550	1000	2,27710	2277	0,40	911	0,87	792	30,04	75,53	
					1000 (1002)	2015	1000	1,75890	1759	0,60	1055	0,77	813	30,78	77,31	
0	2.0				1200 (1198)	2170	1000	1,39600	1396	0,65	907	0,92	835	30,21	80,90	
Ū	5,0	1157			600 (610) 800 (806)	1240	1000	3,01240	3012	0,35	1054	0,62	654	31,99	60,07	
				250		1550	1000	2,32080	2321	0,40	928	0,87	808	29,10	77,97	
				(237)	1000	2015	1000	1,80170	1802	0,60	1081	0,77	832	29,80	80,11	
					1200 (1198)	2170	1000	1,42550	1426	0,65	927	0,92	852	29,69	83,36	
					600 (610)	1240	1000	3,02070	3021	0,35	1057	0,64	677	31,98	63,99	
				200	800	1550	1000	2,36610	2366	0,40	946	0,86	814	30,28	78,46	
				(209)	1000	2015	1000	1,85960	1860	0,60	1116	0,76	848	30,59	81,92	
					1200	2170	1000	1,48290	1483	0,65	964	0,92	887	29,60	88,81	
					600 (610)	1240	1000	3,07290	3073	0,35	1076	0,62	667	32,14	62,05	
			10.00	250	800	1550	1000	2,41010	2410	0,40	964	0,82	791	30,86	74,41	
			19,00	(237)	1000	2015	1000	1,90570	1906	0,60	1143	0,72	823	30,56	77,88	
					1200	2170	1000	1,51600	1516	0,65	985	0,87	857	30,31	82,62	
					600 (610)	1240	1000	3,13380	3134	0,35	1097	0,59	647	32,61	58,68	
				300	800	1550	1000	2,46520	2465	0,40	986	0,82	809	30,10	77,06	
				(293)	1000	2015	1000	1,96830	1968	0,60	1181	0,71	838	30,15	79,75	
				(	(293)	1200	2170	1000	1,56430	1564	0,65	1017	0,86	874	29,77	84,87

TABELA 5.6 – Resultados retirados do Ansys ( $t_w$ =3,0 mm e trilho TR-37)

#### 5.1.1 INTERAÇÃO COM A FORÇA CORTANTE

Após examinar os resultados das TAB. 5.1 a 5.6, uma primeira conclusão pode ser estabelecida.

Analisando vigas com parâmetros idênticos, porém com alturas diferentes, em alguns casos observa-se um crescimento da força última com a altura. Como o escoamento da alma ou o enrugamento da alma (flambagem local da alma) ou a flambagem global da alma não apresentam essa tendência, isto é, crescimento da força com aumento da altura, conclui-se que a justificativa para o aumento da força última com a altura é a interação entre os efeitos da força local aplicada e da força cortante gerada. Essa interação é apresentada na forma da Eq.5.1.

$$\left(\frac{P_s}{P_R}\right)^{\alpha} + \left(\frac{V_s}{V_R}\right)^{\beta} = C$$
(5.1)

onde,  $P_{S}$  = força localizada solicitante

 $P_R$ = força localizada resistente

 $V_S$  = força cortante solicitante

 $V_R$ = força cortante resistente

 $\alpha, \beta$  e C= valores a serem definidos.

Sendo assim, é necessário que se conheçam as resistências à força cortante das vigas,  $V_R$ , para que se consiga determinar  $P_R$ . Segundo PLAIS (2009), documento técnico da Codeme Engenharia e SIOKOLA (1999), documento técnico da Zeman & Co, adota-se para tal resistência o procedimento desenvolvido por PASTERNAK (1996), baseado no trabalho de EASLEY (1975), que leva em conta ensaios e análises numéricas realizados na Universidade de Viena. Esse procedimento é resumido a seguir.

A força cortante resistente para a alma senoidal é dada pela Eq.5.2:

$$V_{Rk} = \kappa_t \frac{f_{yw}}{\sqrt{3}} t_w H \tag{5.2}$$

Onde:  $t_w$  = espessura da alma senoidal

- $f_{yw}$  = resistência ao escoamento do aço da alma senoidal
- H = altura da viga, conforme FIG.4.1
- $\kappa_t$  = coeficiente de redução, função do índice de esbeltez reduzido,  $\overline{\lambda}_p$ .

Segundo o documento técnico da Zeman, SIOKOLA (1999):

Para 
$$\overline{\lambda}_{p} < 1,0$$
  $\rightarrow \kappa_{t} = 1,0$   
Para  $\overline{\lambda}_{p} > 1,0$   $\rightarrow \kappa_{t} = \frac{1}{\overline{\lambda}_{p}^{1,5}}$ 

sendo 
$$\overline{\lambda}_p =$$
 índice de esbeltez reduzido =  $\overline{\lambda}_p = \sqrt{\frac{f_{yw}}{\sqrt{3}\tau_{pi,g}}}$  (5.3)

onde  $\tau_{pi,g}$  = tensão de flambagem crítica =  $\tau_{pi,g} = \frac{32.4}{t_w H^2} \sqrt[4]{D_x D_y^3}$  (5.4)

Os valores das rigidezes  $D_x$  e  $D_y$  são calculados considerando que a alma comporta-se como placa ortotrópica, conforme Eq.5.5:

$$D_x = \frac{Et_w^3}{12} \frac{w}{s} \qquad \qquad e \qquad \qquad D_y = \frac{EI_{wy}}{w} \qquad (5.5)$$

Onde: E = módulo de elasticidade do aço = 200.000 MPa

w = comprimento de onda de uma senóide, ver FIG.5.1

s = comprimento desenvolvido de uma senóide, ver FIG.5.1

 $I_{wy}$  = momento de inércia de uma senóide em relação ao eixo longitudinal (eixo x na FIG.5.1)

$$I_{wy} = 0.158t_w w^3 \left(\frac{b_w}{w}\right)^{2.12}$$
 (no caso da FIG.5.1 a notação correta seria  $I_{wx}$ )

 $b_w$  = dobro da amplitude da senóide, ver FIG.5.1



FIGURA 5.1 – Dimensões de uma senóide, em mm

Novamente observa-se que todas as vigas são modeladas com amplitude de 20 mm, independentemente da espessura de 2,0 ou 3,0 mm e, portanto, tem-se apenas um valor para o comprimento desenvolvido, s.

Assim,

$$I_{wy} = 0,158 \times 2,0 \times 155^3 \times \left(\frac{40}{155}\right)^{2,12} \Longrightarrow I_{wy} = 66611 mm^4 \quad \Rightarrow \qquad \text{para } t_w = 2,0 \text{ mm}$$

$$I_{wy} = 0.158 \times 3.0 \times 155^3 \times \left(\frac{40}{155}\right)^{2,12} \Longrightarrow I_{wy} = 99916 mm^4 \quad \Rightarrow \qquad \text{para } t_w = 3.0 \text{ mm}$$

$$D_x = \frac{200000 \times 2^3}{12} \times \frac{155}{177,2} \Rightarrow D_x = 116630 N.mm$$
  $\Rightarrow$  para  $t_w = 2,0 \text{ mm}$ 

$$D_x = \frac{200000 \times 3^3}{12} \times \frac{155}{177,2} \Rightarrow D_x = 393623N.mm$$
  $\Rightarrow$  para  $t_w = 3,0$  mm

$$D_y = \frac{200000 \times 66611}{155} \Longrightarrow D_y = 85949677 N.mm \qquad \Rightarrow \qquad \text{para } t_w = 2,0 \text{ mm}$$

$$D_y = \frac{200000 \times 99916}{155} \Rightarrow D_y = 128923870 N.mm \qquad \Rightarrow \qquad \text{para } t_w = 3,0 \text{ mm}$$

Com esses valores, encontra-se a tensão de flambagem crítica, por meio da Eq.5.4:

<u>Para *tw*=2,0 mm</u>:

$$\tau_{pi,g} = \frac{32,4}{2 \times 610^2} \times \sqrt[4]{116630 \times 85949677^3} \Longrightarrow \tau_{pi,g} = 718,19N/mm^2 \implies \text{para } H=610 \text{ mm}$$

$$\tau_{pi,g} = \frac{32,4}{2 \times 806^2} \times \sqrt[4]{116630 \times 85949677^3} \implies \tau_{pi,g} = 411,37N / mm^2 \implies \text{para } H=806 \text{ mm}$$

$$\tau_{pi,g} = \frac{32.4}{2 \times 1002^2} \times \sqrt[4]{116630 \times 85949677^3} \Longrightarrow \tau_{pi,g} = 266.17N / mm^2 \rightarrow \text{para } H=1002 \text{ mm}$$

$$\tau_{pi,g} = \frac{32,4}{2 \times 1198^2} \times \sqrt[4]{116630 \times 85949677^3} \Longrightarrow \tau_{pi,g} = 186,20N / mm^2 \rightarrow \text{para } H=1198 \text{ mm}$$

<u>Para *tw*=3,0 mm</u>:

$$\tau_{pi,g} = \frac{32,4}{3 \times 610^2} \times \sqrt[4]{393623 \times 128923870^3} \Longrightarrow \tau_{pi,g} = 879,60N / mm^2 \rightarrow \text{para } H=610 \text{ mm}$$

$$\tau_{pi,g} = \frac{32,4}{3 \times 806^2} \times \sqrt[4]{393623 \times 128923870^3} \Longrightarrow \tau_{pi,g} = 503,82N / mm^2 \rightarrow \text{para } H=806 \text{ mm}$$

$$\tau_{pi,g} = \frac{32.4}{3 \times 1002^2} \times \sqrt[4]{393623 \times 128923870^3} \Longrightarrow \tau_{pi,g} = 325.99N / mm^2 \rightarrow p / H = 1002 \text{ mm}$$

$$\tau_{pi,g} = \frac{32,4}{3 \times 1198^2} \times \sqrt[4]{393623 \times 128923870^3} \Longrightarrow \tau_{pi,g} = 228,05N / mm^2 \rightarrow p / H=1198 \text{ mm}$$

<u>Para *tw*=2,0 mm</u>:

$$\overline{\lambda}_{p} = \sqrt{\frac{300}{\sqrt{3} \times 718,19}} = 0,49 \qquad \Rightarrow \quad \text{para } H=610 \text{ mm}$$

$$\overline{\lambda}_{p} = \sqrt{\frac{300}{\sqrt{3} \times 411,37}} = 0,65 \qquad \Rightarrow \quad \text{para } H=806 \text{ mm}$$

$$\overline{\lambda}_{p} = \sqrt{\frac{300}{\sqrt{3} \times 266,17}} = 0,81 \qquad \Rightarrow \quad \text{para } H=1002 \text{ mm}$$

$$\overline{\lambda}_{p} = \sqrt{\frac{300}{\sqrt{3} \times 266,17}} = 0,96 \qquad \Rightarrow \quad \text{para } H=1198 \text{ mm}$$

# <u>Para *tw*=3,0 mm</u>:

$$\overline{\lambda}_{p} = \sqrt{\frac{300}{\sqrt{3} \times 879,60}} = 0,44 \qquad \Rightarrow \quad \text{para } H=610 \text{ mm}$$

$$\overline{\lambda}_{p} = \sqrt{\frac{300}{\sqrt{3} \times 503,82}} = 0,59 \qquad \Rightarrow \quad \text{para } H=806 \text{ mm}$$

$$\overline{\lambda}_{p} = \sqrt{\frac{300}{\sqrt{3} \times 325,99}} = 0,73 \qquad \Rightarrow \quad \text{para } H=1002 \text{ mm}$$

$$\overline{\lambda}_{p} = \sqrt{\frac{300}{\sqrt{3} \times 228,05}} = 0,87 \qquad \Rightarrow \quad \text{para } H=1198 \text{ mm}$$

Finalmente, chega-se então ao cálculo da resistência à força cortante das vigas, Eq.5.2:

<u>Para *t<sub>w</sub>*=2,0 mm</u>:

$$V_{Rk} = 1,0 \times \frac{30}{\sqrt{3}} \times 61 \times 0,2 = 211kN \qquad \Rightarrow \qquad \text{para } H=610 \text{ mm}$$
$$V_{Rk} = 1,0 \times \frac{30}{\sqrt{3}} \times 80,6 \times 0,2 = 279kN \qquad \Rightarrow \qquad \text{para } H=806 \text{ mm}$$
$$V_{Rk} = 1,0 \times \frac{30}{\sqrt{3}} \times 100,2 \times 0,2 = 347kN \qquad \Rightarrow \qquad \text{para } H=1002 \text{ mm}$$
$$V_{Rk} = 1,0 \times \frac{30}{\sqrt{3}} \times 119,8 \times 0,2 = 415kN \qquad \Rightarrow \qquad \text{para } H=1198 \text{ mm}$$

<u>Para  $t_w$ =3,0 mm:</u>

$$V_{Rk} = 1,0 \times \frac{30}{\sqrt{3}} \times 61 \times 0,3 = 317kN \qquad \Rightarrow \text{ para } H=610 \text{ mm}$$

$$V_{Rk} = 1.0 \times \frac{30}{\sqrt{3}} \times 80.6 \times 0.3 = 419kN$$
  $\rightarrow$  para H=806 mm

$$V_{Rk} = 1,0 \times \frac{30}{\sqrt{3}} \times 100,2 \times 0,3 = 520 kN$$
  $\rightarrow$  para  $H=1002 \text{ mm}$ 

$$V_{Rk} = 1,0 \times \frac{30}{\sqrt{3}} \times 119,8 \times 0,3 = 622kN$$
  $\rightarrow$  para H=1198 mm

Mesmo sendo pequena a influência da mesa na resistência ao cisalhamento, este efeito adicional é considerado no cálculo da resistência à força cortante, como a seguir: (ver FIG.5.2 para definição das variáveis).


FIGURA 5.2 – Diagrama de tensão de cisalhamento no perfil

$$F_{f} \cong \frac{\tau_{f} t_{f}}{2} b_{f}$$
  
Sendo:  $\tau_{f} = \frac{V_{R} (A_{f} y)}{b_{f} I}$ 
$$F_{f} \cong \frac{V_{R} (A_{f} y) t_{f}}{b_{f} I} b_{f}$$

Substituindo,  $A_f = b_f \times t_f$ 

$$I = 2(b_f \times t_f)y^2$$
 (desprezando a alma)

Então,

$$F_{f} = \frac{V_{R}t_{f}}{4y} \rightarrow \text{ para uma mesa}$$
$$F_{f} = \frac{V_{R}t_{f}}{2y} = F_{f} = \frac{V_{R} \times t_{f}}{H} \rightarrow \text{ para duas mesas}$$

Assim, a força cortante resistente total consiste em:

$$V_{R} = V_{alma} + V_{mesa}$$

$$V_{R} = V_{alma} + \frac{V_{R} \times t_{f}}{H}$$

$$V_{R} - \frac{V_{R} \times t_{f}}{H} = V_{alma}$$

$$V_{R} = \frac{V_{alma}}{\left(1 - \frac{t_{f}}{H}\right)}$$
onde  $V_{alma} = V_{Rk}$ , dado pela Eq.5.2

## A TAB.5.7 apresenta as resistências à força cortante para as vigas analisadas.

D	ADOS	da vio	3A	<i>t</i> <sub>w</sub> =2	,0 mm	<i>t</i> <sub>w</sub> =3,0 mm			
t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	H (mm)	L (mm)	V <sub>Rk</sub> (kN)	V <sub>R</sub> (kN)	V <sub>Rk</sub> (kN)	V <sub>R</sub> (kN)		
		610	1240	211	216	317	324		
	152	806	1550	279	284	419	425		
	205	1002	2015	347	351	521	527		
12.50		1198	2170	415	419	622	629		
12,00		610	1240	211	216	317	324		
	200	806	1550	279	284	419	425		
	203	1002	2015	347	351	521	527		
		1198	2170	415	419	622	629		
		610	1240	211	217	317	326		
	153	806	1550	279	285	419	427		
	155	1002	2015	347	353	521	529		
Ļ		1198	2170	415	421	622	631		
		610	1240	211	217	317	326		
16.00	200	806	1550	279	285	419	427		
10,00	205	1002	2015	347	353	521	529		
		1198	2170	415	421	622	631		
		610	1240	211	217	317	326		
	227	806	1550	279	285	419	427		
	257	1002	2015	347	353	521	529		
		1198	2170	415	421	622	631		
		610	1240	211	218	317	327		
	200	806	1550	279	286	419	429		
	200	1002	2015	347	354	521	531		
		1198	2170	415	422	622	633		
		610	1240	211	218	317	327		
19.00	237	806	1550	279	286	419	429		
19,00	201	1002	2015	347	354	521	531		
		1198	2170	415	422	622	633		
		610	1240	211	218	317	327		
	203	806	1550	279	286	419	429		
	275	1002	2015	347	354	521	531		
	-	1198	2170	415	422	622	633		

TABELA 5.7 – Resultados das resistências à força cortante

Definida a força cortante resistente, define-se também a força cortante solicitante.

Para as vigas com o carregamento considerado neste estudo, ou seja, uma força concentrada no meio da viga, sabe-se que a força cortante imediatamente abaixo da força aplicada é nula, considerando que a força se distribui em certo comprimento. Porém, observa-se que a partir desse ponto há uma distribuição praticamente uniforme da tensão normal vertical na alma ao longo de certo comprimento, conforme mostra a FIG.5.3.



FIGURA 5.3 – Diagramas de tensões normais verticais na alma dos perfis

Portanto, para essas vigas, como se observa na FIG.5.4, a força cortante tem uma redução igual ao valor da força concentrada  $P_S$  em um comprimento L' e, portanto, reduz-se aproximadamente à metade de  $P_S$  entre a seção onde atua VI e a seção por onde passa a resultante da força concentrada. Assim, entre os valores  $VI=P_S/2$  e zero, tomou-se como o valor da força cortante solicitante,  $V_S$ , que interage com a força localizada solicitante,  $P_S$ , igual a  $VI - P_S/4$ , do lado da segurança (uma vez que o valor médio seria zero).



FIGURA 5.4 – Força cortante solicitante, V<sub>S</sub>, considerada na interação no estudo

Para um caso geral, esta força cortante solicitante é apresentada no diagrama de força cortante mostrado na FIG.5.5 e seu valor é igual a  $V_{max}$ -P/4.



FIGURA 5.5 – Força cortante solicitante, V<sub>S</sub>, considerada na interação para casos gerais

### 5.1.2 RESISTÊNCIA À FORÇA LOCALIZADA

Conhecido o valor de  $P_S$ , força última retirada do Ansys, e da relação  $V_S/V_R$ , diversas análises e considerações são necessárias para se chegar aos valores de  $\alpha$ ,  $\beta$  e C e consequentemente da força localizada resistente,  $P_R$ , da Eq.5.6.

$$\left(\frac{P_s}{P_R}\right)^{\alpha} + \left(\frac{V_s}{V_R}\right)^{\beta} = C$$
(5.6)

Para isso isola-se essa força como na Eq.5.7:

$$P_{R} = \sqrt[\alpha]{\frac{P_{S}^{\alpha}}{C - \left(\frac{V_{S}}{V_{R}}\right)^{\beta}}}$$
(5.7)

Anteriormente às análises à procura da força  $P_R$ , estabelece-se uma redução de 5% dos valores das forças últimas retiradas do Ansys,  $P_S$ , com base no valor de 4%, mostrado no item 4.2. Isto é, admite-se que para uma malha mais refinada que a adotada neste trabalho, os valores obtidos das forças últimas poderiam ser da ordem de 5% inferiores aos obtidos com a malha utilizada.

As TAB.5.8, 5.9 e 5.10 mostram os resultados do Ansys já reduzidos, conforme abordado acima, e as relações entre forças cortantes solicitantes e resistentes, resultados estes necessários para aplicação da Eq.5.7.

DA	ADOS I	DA VI	GA	<i>t</i> <sub>w</sub> =2,0 mm		<i>t</i> <sub>w</sub> =3,0 mm			
Tipo Trilho	t <sub>f</sub> (mm)	ь <sub>f</sub> (тт)	H (Arısys) (mm)	Vmax / V <sub>R</sub>	$V_S/V_R$	Força última Ansys*0,95 <i>P<sub>S</sub></i> (kN)	Vmax /V <sub>R</sub>	$V_S/V_R$	Força última Ansys*0,95 <i>P<sub>S</sub></i> (kN)
			610	0,539	0,270	233	0,523	0,261	338
		152	806	0,412	0,206	234	0,437	0,218	371
		1.22	1002	0,334	0,167	235	0,377	0,188	397
	12.50		1198	0,285	0,142	239	0,308	0,154	388
	12,50		610	0,543	0,271	234	0,525	0,263	340
		200	806	0,414	0,207	235	0,417	0,208	355
		207	1002	0,335	0,168	236	0,369	0,184	389
			1198	0,289	0,144	242	0,321	0,161	404
			610	0,551	0,275	239	0,532	0,266	346
		153	806	0,411	0,206	234	0,410	0,205	351
			1002	0,333	0,167	235	0,385	0,193	408
			1198	0,279	0,139	234	0,323	0,162	408
			610	0,557	0,278	242	0,537	0,268	350
	16.00	209	806	0,425	0,212	242	0,414	0,207	354
	10,00		1002	0,344	0,172	243	0,389	0,195	412
barra			1198	0,281	0,141	237	0,333	0,167	420
50			610	0,571	0,286	248	0,539	0,269	351
		237	806	0,426	0,213	243	0,416	0,208	355
			1002	0,345	0,173	244	0,389	0,194	411
			1198	0,284	0,142	239	0,333	0,166	420
			610	0,598	0,299	261	0,568	0,284	372
		209	806	0,437	0,218	250	0,424	0,212	364
			1002	0,346	0,173	245	0,404	0,202	429
			1198	0,291	0,145	245	0,338	0,169	427
			610	0,602	0,301	262	0,562	0,281	368
	19.00	237	806	0,439	0,220	251	0,426	0,213	366
	,		1002	0,356	0,178	252	0,404	0,202	429
			1198	0,293	0,146	247	0,338	0,169	427
			610	0,614	0,307	268	0,584	0,292	382
		293	806	0,454	0,227	259	0,445	0,223	382
			1002	0,360	0,180	254	0,417	0,208	442
			1198	0,303	0,152	256	0,353	0,176	446

TABELA 5.8 – Resultados necessários para determinar os valores de  $P_R$ para trilho barra quadrada 50 mm

DA	ADOS I	DA VI	GA	<i>t</i> <sub>w</sub> =2,0 mm			<i>t</i> <sub>w</sub> =3,0 mm			
Tipo Trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	H (Ansys) (mm)	Vmax / V <sub>R</sub>	$V_S/V_R$	Força última Ansys*0,95 <b>P</b> <sub>S</sub> (kN)	Vmax / V <sub>R</sub>	$V_S/V_R$	Força última Ansys*0,95 <b>P</b> <sub>S</sub> (kN)	
			610	0,930	0,465	401	0,916	0,458	593	
		152	806	0,737	0,369	418	0,782	0,391	666	
			1002	0,622	0,311	437	0,635	0,317	669	
	12.50		1198	0,522	0,261	438	0,529	0,265	666	
	12,50		610	0,927	0,464	400	0,928	0,464	601	
		200	806	0,769	0,384	436	0,792	0,396	674	
		205	1002	0,631	0,315	443	0,671	0,336	708	
			1198	0,523	0,262	439	0,555	0,277	698	
			610	0,925	0,463	401	0,920	0,460	599	
		153	806	0,734	0,367	418	0,780	0,390	667	
		1.22	1002	0,604	0,302	426	0,647	0,323	684	
			1198	0,513	0,256	431	0,562	0,281	709	
			610	0,924	0,462	401	0,924	0,462	601	
	16.00	200	806	0,733	0,366	417	0,792	0,396	677	
	10,00	207	1002	0,579	0,289	408	0,670	0,335	709	
TR-25			1198	0,513	0,257	432	0,570	0,285	719	
110-25			610	0,924	0,462	401	0,923	0,462	601	
		237	806	0,733	0,366	417	0,807	0,404	690	
		20,	1002	0,591	0,295	417	0,648	0,324	685	
			1198	0,517	0,258	435	0,589	0,294	743	
			610	0,923	0,461	402	0,921	0,461	603	
		200	806	0,732	0,366	419	0,798	0,399	684	
		207	1002	0,591	0,295	418	0,635	0,317	674	
			1198	0,513	0,257	433	0,581	0,291	736	
			610	0,923	0,461	403	0,922	0,461	603	
	10.00	237	806	0,732	0,366	419	0,792	0,396	679	
	1,00	237	1002	0,591	0,295	418	0,660	0,330	701	
			1198	0,517	0,259	436	0,552	0,276	698	
			610	0,924	0,462	403	0,923	0,461	604	
		293	806	0,733	0,366	419	0,768	0,384	659	
			1002	0,592	0,296	419	0,642	0,321	681	
			1198	0,503	0,252	425	0,578	0,289	731	

TABELA 5.9 – Resultados necessários para determinar os valores de  $P_R$ para trilho TR-25

DA	ados i	DA VI	GA	t	"=2,0	mm	ť	₩=3,0 :	mm
Tipo Trilho	t <sub>f</sub> (mm)	ь <sub>1</sub> (тт)	H (Ansys) (mm)	Vmax / V <sub>R</sub>	V <sub>S</sub> /V <sub>R</sub>	Força última Ansys*0,95 <b>P</b> <sub>S</sub> (kN)	Vmax / V <sub>R</sub>	$V_S/V_R$	Força última Ansys*0,95 <b>P</b> <sub>S</sub> (kN)
			610	0,992	0,496	428	0,966	0,483	625
		152	806	0,896	0,448	508	0,854	0,427	726
		1.72	1002	0,724	0,362	509	0,688	0,344	726
	12.50		1198	0,625	0,313	524	0,564	0,282	709
	12,00		610	0,987	0,494	426	0,959	0,480	621
		200	806	0,868	0,434	492	0,879	0,439	747
		209	1002	0,741	0,371	521	0,717	0,359	756
			1198	0,605	0,302	507	0,584	0,292	735
			610	0,983	0,492	427	0,989	0,494	644
		152	806	0,866	0,433	493	0,896	0,448	766
		1.72	1002	0,732	0,366	516	0,702	0,351	743
			1198	0,611	0,306	514	0,582	0,291	734
			610	0,980	0,490	425	0,967	0,483	629
	14.00	200	806	0,864	0,432	492	0,881	0,440	753
	10,00	209	1002	0,701	0,350	494	0,730	0,365	772
TD 27			1198	0,609	0,305	512	0,628	0,314	793
1R-57			610	0,980	0,490	425	0,954	0,477	621
		227	806	0,863	0,431	492	0,898	0,449	767
		257	1002	0,716	0,358	505	0,747	0,374	791
			1198	0,591	0,295	497	0,642	0,321	810
			610	1,023	0,512	446	0,982	0,491	643
		200	806	0,859	0,429	491	0,901	0,451	773
		209	1002	0,726	0,363	514	0,759	0,379	806
			1198	0,605	0,303	510	0,666	0,333	842
			610	0,976	0,488	426	0,968	0,484	633
	10.00	227	806	0,859	0,429	491	0,875	0,438	751
	19,00	257	1002	0,697	0,348	493	0,737	0,368	782
			1198	0,618	0,309	521	0,644	0,322	814
			610	0,975	0,488	425	0,940	0,470	615
		202	806	0,849	0,424	485	0,895	0,448	768
		475	1002	0,705	0,353	499	0,750	0,375	797
			1198	0,602	0,301	508	0,657	0,328	831

TABELA 5.10 – Resultados necessários para determinar os valores de  $P_R$ para trilho TR-37

Diante dos resultados do Ansys, observa-se que as vigas onde a relação entre a força cortante solicitante máxima e a resistente,  $V_{max}/V_{R}$ , apresenta valores maiores que 0,94 falham essencialmente por cisalhamento da alma. Assim, os casos onde essa relação é superior a 0,94 não foram levados em conta para estabelecer a fórmula de interação.

Portanto, as 16 vigas com *H*=600 mm, trilho TR-37, são desconsideradas na análise dos resultados.

### 5.1.2.1 RESISTÊNCIA AO ESCOAMENTO LOCAL DA ALMA

Na expectativa de que as vigas com falha ocorrida por escoamento da alma apresentem valores coerentes de resistência à força localizada isolada,  $P_R$ , de forma que, para vigas com todos os parâmetros idênticos, porém com alturas diferentes, estes valores de  $P_R$  sejam praticamente os mesmos, os expoentes adotados para a equação de interação, apresentada na Eq.5.1, são:

Então, para o escoamento da alma define-se a equação de interação conforme Eq.5.8.

$$\left(\frac{P_s}{P_R}\right)^{1,25} + \left(\frac{V_s}{V_R}\right)^{1,25} = 1$$
(5.8)

Para estabelecer estes expoentes e encontrar o valor de  $P_R$  para as vigas onde a falha se deu por escoamento da alma, foram feitas diversas tentativas com subsequente análise de resultados, por meio do programa Excel, de forma que, conforme dito anteriormente, os valores dessas resistências se igualem para um grupo de vigas com mesmos parâmetros, porém com alturas diferentes. O expoente de 1,25, apresentado na Eq.5.8, foi o que resultou em melhor concordância com as análises numéricas. Ressalta-se que este valor também é mencionado em outras referências bibliográficas.

Mais adiante são mostradas tabelas finais, TAB.5.11 a 5.13, onde estão descritos todas as vigas com seus modos de falhas definidos.

Nas vigas com o modo de falha por escoamento da alma, o melhor ajuste encontrado entre as resistências  $P_R$  obtidas com a Eq.5.8, para as vigas de um mesmo grupo, resultou em um afastamento de aproximadamente  $\pm$  8,5% entre os valores extremos e o valor médio, para que fosse resguardada a coerência nas conclusões.

A FIG.5.6 mostra a deformada de uma viga com modo de falha escoamento da alma.



FIGURA 5.6 – Modo de falha escoamento da alma

### 5.1.2.2 RESISTÊNCIA AO ENRUGAMENTO DA ALMA

Outro estado limite último obtido é o enrugamento da alma. Esse modo de falha acontece com uma resistência à força localizada inferior ou aproximadamente igual à do escoamento. Com essa premissa, após avaliação dos resultados, conclui-se que a interação desse fenômeno com a força cortante apresenta-se bem mais discreta. Para isso, a equação de interação para o caso de enrugamento fica definida conforme a Eq.5.9

$$\left(\frac{P_s}{P_R}\right) + \left(\frac{V_s}{V_R}\right)^3 = 1$$
(5.9)

Outra constatação com relação ao enrugamento é que a força resistente apresenta considerável variação para vigas com diferentes trilhos e pequenas variações decorrentes da influência da área da mesa e das alturas das vigas.



A FIG.5.7 mostra a deformada de uma viga com modo de falha enrugamento da alma.

FIGURA 5.7 – Modo de falha enrugamento da alma

Para o enrugamento, também nas TAB.5.11 a 5.13, apresentadas mais adiante, pode-se ver uma dispersão máxima de  $\pm$  5,5% das resistências extremas com relação a média das resistências  $P_R$ , obtidas com a Eq.5.9, para vigas do mesmo grupo, com variação na altura.

### 5.1.2.3 RESISTÊNCIA A FLAMBAGEM

Outro modo de falha também encontrado, flambagem global da alma, desenvolve-se em vigas com alturas e trilhos maiores. A flambagem global da alma acontece em vigas mais altas solicitadas por forças aplicadas sobre o trilho TR-37, pelo fato deste trilho possuir uma altura maior e então a força aplicada localizada chegar à viga com uma abrangência maior, reduzindo a ocorrência de problemas localizados.

A deformada para este modo de falha é mostrada na FIG.5.8.



FIGURA 5.8 - Modo de falha flambagem global da alma

Para a flambagem global da alma as resistências  $P_R$  obtidas devem ser inferiores às resistências ao enrugamento e consequentemente ao escoamento.

Admite-se que não haja interação com a força cortante nesse caso.

### 5.1.3 RESULTADOS FINAIS

As TAB.5.11, 5.12 e 5.13 apresentam todos os modos de falhas, definidos após diversas análises dos resultados, e os valores calculados de  $P_R$  para cada viga por meio dos resultados do Ansys e das equações de interação.

DOSI	da vi	iga		t	*	2,0 mm	<i>t</i> <sub>w</sub> =3,0 mm			
t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	H (Ansys) (mm)	<b>P</b> <sub>S</sub> (kN)	Interaç P <sub>R</sub> (kN)	ão	Modo de Falha	<b>P</b> <sub>S</sub> (kN)	Interação <b>P</b> <sub>R</sub> (kN)	Modo de Falha	
		610	233	237		ENRUGAMENTO	338	399	ESCOAMENTO	
	1.00	806	234	236		ENRUGAMENTO	371	423	ESCOAMENTO	
	153	1002	235	236		ENRUGAMENTO	397	441	ESCOAMENTO	
		1198	239	240		ENRUGAMENTO	388	421	ESCOAMENTO	
12,50		610	234	239		ENRUGAMENTO	340	401	ESCOAMENTO	
	200	806	235	237		ENRUGAMENTO	355	400	ESCOAMENTO	
	209	1002	236	237		ENRUGAMENTO	389	431	ESCOAMENTO	
		1198	242	243		ENRUGAMENTO	404	440	ESCOAMENTO	
		610	239	244		ENRUGAMENTO	346	410	ESCOAMENTO	
	152	806	234	236		ENRUGAMENTO	351	395	ESCOAMENTO	
	100	1002	235	236		ENRUGAMENTO	408	455	ESCOAMENTO	
		1198	234	235		ENRUGAMENTO	408	445	ESCOAMENTO	
		610	242	247		ENRUGAMENTO	350	415	ESCOAMENTO	
14.00	200	806	242	244		ENRUGAMENTO	354	399	ESCOAMENTO	
10,00	207	1002	243	244		ENRUGAMENTO	412	460	ESCOAMENTO	
		1198	237	237		ENRUGAMENTO	420	460	ESCOAMENTO	
		610	248	254		ENRUGAMENTO	351	417	ESCOAMENTO	
	237	806	243	245		ENRUGAMENTO	355	401	ESCOAMENTO	
		1002	244	245		ENRUGAMENTO	411	459	ESCOAMENTO	
		1198	239	239		ENRUGAMENTO	420	460	ESCOAMENTO	
		610	261	268		ENRUGAMENTO	372	447	ESCOAMENTO	
	200	806	250	252		ENRUGAMENTO	364	412	ESCOAMENTO	
	209	1002	245	246		ENRUGAMENTO	429	482	ESCOAMENTO	
		1198	245	246		ENRUGAMENTO	427	468	ESCOAMENTO	
		610	262	270		ENRUGAMENTO	368	442	ESCOAMENTO	
10.00	237	806	251	254		ENRUGAMENTO	366	415	ESCOAMENTO	
19,00	237	1002	252	253		ENRUGAMENTO	429	482	ESCOAMENTO	
		1198	247	248		ENRUGAMENTO	427	468	ESCOAMENTO	
		610	268	276		ENRUGAMENTO	382	464	ESCOAMENTO	
	293	806	259	262		ENRUGAMENTO	382	436	ESCOAMENTO	
	675	1002	254	256		ENRUGAMENTO	442	499	ESCOAMENTO	
		1198	256	257		ENRUGAMENTO	446	492	ESCOAMENTO	
1 1	t <sub>f</sub> nm) 2,50 6,00	ty by (mm) (mm) (mm) (mm) (mm) (mm) (mm) (mm	tf         bf         H           (Amsys)         (Amsys)           (mm)         806           153         610           209         610           209         806           1002         1198           209         610           209         610           209         610           209         806           1002         1198           6,00         209           209         610           209         806           1002         1198           6,00         806           1002         1198           6,00         806           1002         1198           610         806           1002         1198           610         806           1002         1198           209         610           209         806           1002         1198           610         806           1002         1198           9,00         237         610           209         806         1002           1198         610 <t< td=""><td><math>t_f \ Mm)</math> <math>b_f \ (Ansys) \ (Mm)</math> <math>(Mm)</math> <math>(Mm)</math></td><td><math>t_f \ mm)</math> <math>t_f \ mm)</math> <math>b_f \ mm)</math> <math>h \ mm)</math></td><td><math>t_f \ mm)</math> <math>b_f \ (Mm)</math> <math>hf \ (Ansys) \ (Mn)</math> <math>hf \ (Ansys) </math></td><td><math>t_f</math> <math>nm</math><math>b_f</math> <math>(nm)</math><math>H</math> <math>(Ansys)</math> <math>(nm)</math><math>P_S</math> <math>(nm)</math>Interaçao <math>P_R</math> <math>(kN)</math>Modo <math>P_R</math> <math>(kN)</math><math>P_R</math> <math>(kN)</math><math>C</math><math>P_R</math> <math>(kN)</math><math>de</math> Falha153610233237<math>ENRUGAMENTO</math>1002235236<math>ENRUGAMENTO</math>1002235236<math>ENRUGAMENTO</math>209610234239<math>ENRUGAMENTO</math>209610234237<math>ENRUGAMENTO</math>1002236237<math>ENRUGAMENTO</math>1198242243<math>ENRUGAMENTO</math>1198242243<math>ENRUGAMENTO</math>1198234236<math>ENRUGAMENTO</math>1198234236<math>ENRUGAMENTO</math>1198234236<math>ENRUGAMENTO</math>1198234235<math>ENRUGAMENTO</math>1198234235<math>ENRUGAMENTO</math>1198237237<math>ENRUGAMENTO</math>1198237237<math>ENRUGAMENTO</math>1198237237<math>ENRUGAMENTO</math>1198237237<math>ENRUGAMENTO</math>1198239239<math>ENRUGAMENTO</math>1198239239<math>ENRUGAMENTO</math>1198245<math>254</math><math>ENRUGAMENTO</math>1198245<math>246</math><math>ENRUGAMENTO</math>1198245<math>246</math><math>ENRUGAMENTO</math>1198245<math>246</math><math>ENRUGAMENTO</math>1198245<math>246</math><math>ENRUGAMENTO</math>1198245<math>246</math><math>ENRUGAMENTO</math><td< td=""><td><math>t_f</math> <math>nm</math> <math>b_f</math> (mm) <math>H <math>(nm)</math> <math>P_s</math> (nm)</math>         Interaçao (nm)         Modo <math>P_s</math> <math>(kN)</math> <math>P_s</math> (kN)           153         610         233         237         ENRUGAMENTO         338           153         806         234         236         ENRUGAMENTO         371           1002         235         236         ENRUGAMENTO         397           209         610         234         239         ENRUGAMENTO         388           209         610         234         239         ENRUGAMENTO         380           209         806         235         237         ENRUGAMENTO         389           1198         242         243         ENRUGAMENTO         340           806         234         236         ENRUGAMENTO         340           1198         242         243         ENRUGAMENTO         346           1198         234         236         ENRUGAMENTO         351           1002         235         236         ENRUGAMENTO         408           1198         234         235         ENRUGAMENTO         408           1002         243         244         ENRUGAMENTO</td><td><math>i_f</math> (mm)<math>b_f</math> (mm)<math>H</math> (Arsys) (mm)<math>P_s</math> (kN)interação <math>P_R</math> (kN)Modo <math>P_R</math> (kN)<math>P_s</math> (kN)interação <math>P_R</math> (kN)153610233237ENRUGAMENTO338399153806234236ENRUGAMENTO3714231002235236ENRUGAMENTO3974411198239240ENRUGAMENTO3884212,50610234239ENRUGAMENTO340401209606235237ENRUGAMENTO340401209806235237ENRUGAMENTO3894311198242243ENRUGAMENTO3464101198242244ENRUGAMENTO3464101198234236ENRUGAMENTO4084551102235236ENRUGAMENTO4084451198234235ENRUGAMENTO4084451198237237ENRUGAMENTO3513991002243244ENRUGAMENTO3554011198237237ENRUGAMENTO4204601198237237ENRUGAMENTO351417237806250252ENRUGAMENTO4204601198239239ENRUGAMENTO4204601198239239ENRUGAMENTO4204601198</td></td<></td></t<>	$t_f \ Mm)$ $b_f \ (Ansys) \ (Mm)$ $(Mm)$	$t_f \ mm)$ $t_f \ mm)$ $b_f \ mm)$ $h \ mm)$	$t_f \ mm)$ $b_f \ (Mm)$ $hf \ (Ansys) \ (Mn)$ $hf \ (Ansys) $	$t_f$ $nm$ $b_f$ $(nm)$ $H$ $(Ansys)$ $(nm)$ $P_S$ $(nm)$ Interaçao $P_R$ $(kN)$ Modo $P_R$ $(kN)$ $P_R$ $(kN)$ $C$ $P_R$ $(kN)$ $de$ Falha153610233237 $ENRUGAMENTO$ 1002235236 $ENRUGAMENTO$ 1002235236 $ENRUGAMENTO$ 209610234239 $ENRUGAMENTO$ 209610234237 $ENRUGAMENTO$ 1002236237 $ENRUGAMENTO$ 1198242243 $ENRUGAMENTO$ 1198242243 $ENRUGAMENTO$ 1198234236 $ENRUGAMENTO$ 1198234236 $ENRUGAMENTO$ 1198234236 $ENRUGAMENTO$ 1198234235 $ENRUGAMENTO$ 1198234235 $ENRUGAMENTO$ 1198237237 $ENRUGAMENTO$ 1198237237 $ENRUGAMENTO$ 1198237237 $ENRUGAMENTO$ 1198237237 $ENRUGAMENTO$ 1198239239 $ENRUGAMENTO$ 1198239239 $ENRUGAMENTO$ 1198245 $254$ $ENRUGAMENTO$ 1198245 $246$ $ENRUGAMENTO$ <td< td=""><td><math>t_f</math> <math>nm</math> <math>b_f</math> (mm) <math>H <math>(nm)</math> <math>P_s</math> (nm)</math>         Interaçao (nm)         Modo <math>P_s</math> <math>(kN)</math> <math>P_s</math> (kN)           153         610         233         237         ENRUGAMENTO         338           153         806         234         236         ENRUGAMENTO         371           1002         235         236         ENRUGAMENTO         397           209         610         234         239         ENRUGAMENTO         388           209         610         234         239         ENRUGAMENTO         380           209         806         235         237         ENRUGAMENTO         389           1198         242         243         ENRUGAMENTO         340           806         234         236         ENRUGAMENTO         340           1198         242         243         ENRUGAMENTO         346           1198         234         236         ENRUGAMENTO         351           1002         235         236         ENRUGAMENTO         408           1198         234         235         ENRUGAMENTO         408           1002         243         244         ENRUGAMENTO</td><td><math>i_f</math> (mm)<math>b_f</math> (mm)<math>H</math> (Arsys) (mm)<math>P_s</math> (kN)interação <math>P_R</math> (kN)Modo <math>P_R</math> (kN)<math>P_s</math> (kN)interação <math>P_R</math> (kN)153610233237ENRUGAMENTO338399153806234236ENRUGAMENTO3714231002235236ENRUGAMENTO3974411198239240ENRUGAMENTO3884212,50610234239ENRUGAMENTO340401209606235237ENRUGAMENTO340401209806235237ENRUGAMENTO3894311198242243ENRUGAMENTO3464101198242244ENRUGAMENTO3464101198234236ENRUGAMENTO4084551102235236ENRUGAMENTO4084451198234235ENRUGAMENTO4084451198237237ENRUGAMENTO3513991002243244ENRUGAMENTO3554011198237237ENRUGAMENTO4204601198237237ENRUGAMENTO351417237806250252ENRUGAMENTO4204601198239239ENRUGAMENTO4204601198239239ENRUGAMENTO4204601198</td></td<>	$t_f$ $nm$ $b_f$ (mm) $H(nm) P_s(nm)$ Interaçao (nm)         Modo $P_s$ $(kN)$ $P_s$ (kN)           153         610         233         237         ENRUGAMENTO         338           153         806         234         236         ENRUGAMENTO         371           1002         235         236         ENRUGAMENTO         397           209         610         234         239         ENRUGAMENTO         388           209         610         234         239         ENRUGAMENTO         380           209         806         235         237         ENRUGAMENTO         389           1198         242         243         ENRUGAMENTO         340           806         234         236         ENRUGAMENTO         340           1198         242         243         ENRUGAMENTO         346           1198         234         236         ENRUGAMENTO         351           1002         235         236         ENRUGAMENTO         408           1198         234         235         ENRUGAMENTO         408           1002         243         244         ENRUGAMENTO	$i_f$ (mm) $b_f$ (mm) $H$ (Arsys) (mm) $P_s$ (kN)interação $P_R$ (kN)Modo $P_R$ (kN) $P_s$ (kN)interação $P_R$ (kN)153610233237ENRUGAMENTO338399153806234236ENRUGAMENTO3714231002235236ENRUGAMENTO3974411198239240ENRUGAMENTO3884212,50610234239ENRUGAMENTO340401209606235237ENRUGAMENTO340401209806235237ENRUGAMENTO3894311198242243ENRUGAMENTO3464101198242244ENRUGAMENTO3464101198234236ENRUGAMENTO4084551102235236ENRUGAMENTO4084451198234235ENRUGAMENTO4084451198237237ENRUGAMENTO3513991002243244ENRUGAMENTO3554011198237237ENRUGAMENTO4204601198237237ENRUGAMENTO351417237806250252ENRUGAMENTO4204601198239239ENRUGAMENTO4204601198239239ENRUGAMENTO4204601198	

# TABELA 5.11 – Identificação final dos modos de Falhas para trilho barra quadrada 50 mm

dispersão máx. com relação a média do grupo =  $\pm 5,5\%$ (para enrugamento)

DA	DADOS DA VIGA				<i>t</i> <sub>w</sub> =	2,0 mm	<i>t</i> <sub>w</sub> =3,0 mm			
Tipo Trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	H (Ansys) (mm)	<b>P</b> s (kN)	Interação <b>P</b> <sub>R</sub> (kN)	Modo de Falha	<b>P</b> s (kN)	Interação <b>P</b> <sub>R</sub> (kN)	Modo de Falha	
			610	401	446	ENRUGAMENTO	593	865	ESCOAMENTO	
		162	806	418	440	ENRUGAMENTO	666	895	ESCOAMENTO	
		155	1002	437	451	ENRUGAMENTO	669	691	ENRUGAMENTO	
	12.50		1198	438	446	ENRUGAMENTO	666	678	ENRUGAMENTO	
	12,50		610	400	445	ENRUGAMENTO	601	884	ESCOAMENTO	
		200	806	436	462	ENRUGAMENTO	674	912	ESCOAMENTO	
		209	1002	443	458	ENRUGAMENTO	708	736	ENRUGAMENTO	
			1198	439	447	ENRUGAMENTO	698	713	ENRUGAMENTO	
			610	401	446	ENRUGAMENTO	599	877	ESCOAMENTO	
		152	806	418	440	ENRUGAMENTO	667	895	ESCOAMENTO	
		155	1002	426	438	ENRUGAMENTO	684	708	ENRUGAMENTO	
			1198	431	439	ENRUGAMENTO	709	726	ENRUGAMENTO	
			610	401	445	ENRUGAMENTO	601	882	ESCOAMENTO	
	16.00	200	806	417	439	ENRUGAMENTO	677	915	ESCOAMENTO	
	10,00	209	1002	408	419	ENRUGAMENTO	709	737	ENRUGAMENTO	
TP 25			1198	432	439	ENRUGAMENTO	719	736	ENRUGAMENTO	
11(-2)			610	401	445	ENRUGAMENTO	601	882	ESCOAMENTO	
		227	806	417	439	ENRUGAMENTO	690	941	ESCOAMENTO	
		237	1002	417	428	ENRUGAMENTO	685	710	ENRUGAMENTO	
			1198	435	443	ENRUGAMENTO	743	762	ENRUGAMENTO	
			610	402	446	ENRUGAMENTO	603	883	ESCOAMENTO	
		200	806	419	440	ENRUGAMENTO	684	928	ESCOAMENTO	
		207	1002	418	429	ENRUGAMENTO	674	696	ENRUGAMENTO	
			1198	433	441	ENRUGAMENTO	736	754	ENRUGAMENTO	
			610	403	446	ENRUGAMENTO	603	884	ESCOAMENTO	
	19 00	237	806	419	440	ENRUGAMENTO	679	918	ESCOAMENTO	
	1,00	1227	1002	418	429	ENRUGAMENTO	701	727	ENRUGAMENTO	
			1198	436	444	ENRUGAMENTO	698	713	ENRUGAMENTO	
			610	403	447	ENRUGAMENTO	604	885	ESCOAMENTO	
		293	806	419	441	ENRUGAMENTO	659	879	ESCOAMENTO	
		2/3	1002	419	430	ENRUGAMENTO	681	704	ENRUGAMENTO	
			1198	425	431	ENRUGAMENTO	731	749	ENRUGAMENTO	

TABELA 5.12 – Identificação final dos modos de Falhas - para trilho TR-25

DADOS DA VIGA			IGA		£=	2,0 mm	$t_w = 3.0 \text{ mm}$			
Tipo Trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>1</sub> (mm)	H (Ansys) (mm)	<b>P</b> <sub>S</sub> (kN)	Interação <b>P</b> <sub>R</sub> (kN)	Modo de Falha	<b>P</b> <sub>S</sub> (kN)	Interação <b>P</b> <sub>R</sub> (kN)	Modo de Falha	
			610	428		FORÇA CORTANTE	625		FORÇA CORTANTE	
		153	806	508	558	ENRUGAMENTO	726	1019	ESCOAMENTO	
		155	1002	509	534	ENRUGAMENTO	726	726	FLAMBAGEM	
	12.50		1198	524	524	FLAMBAGEM	709	709	FLAMBAGEM	
	12,50		610	426		FORÇA CORTANTE	621		FORÇA CORTANTE	
		209	806	492	536	ENRUGAMENTO	747	1065	ESCOAMENTO	
		207	1002	521	549	ENRUGAMENTO	756	756	FLAMBAGEM	
			1198	507	507	FLAMBAGEM	735	735	FLAMBAGEM	
			610	427		FORÇA CORTANTE	644		FORÇA CORTANTE	
		153	806	493	537	ENRUGAMENTO	766	1104	ESCOAMENTO	
		155	1002	516	543	ENRUGAMENTO	743	743	FLAMBAGEM	
			1198	514	514	FLAMBAGEM	734	734	FLAMBAGEM	
			610	425		FORÇA CORTANTE	629		FORÇA CORTANTE	
	16.00	209	806	492	535	ENRUGAMENTO	753	1074	ESCOAMENTO	
	10,00	207	1002	494	517	ENRUGAMENTO	772	811	ENRUGAMENTO	
TR-37			1198	512	512	FLAMBAGEM	793	793	FLAMBAGEM	
110-57			610	425		FORÇA CORTANTE	621		FORÇA CORTANTE	
		237	806	492	534	ENRUGAMENTO	767	1107	ESCOAMENTO	
		207	1002	505	530	ENRUGAMENTO	791	834	ENRUGAMENTO	
			1198	497	497	FLAMBAGEM	810	810	FLAMBAGEM	
			610	446		FORÇA CORTANTE	643		FORÇA CORTANTE	
		209	806	491	533	ENRUGAMENTO	773	1118	ESCOAMENTO	
		207	1002	514	539	ENRUGAMENTO	806	852	ENRUGAMENTO	
			1198	510	510	FLAMBAGEM	842	842	FLAMBAGEM	
			610	426		FORÇA CORTANTE	633		FORÇA CORTANTE	
	19.00	237	806	491	533	ENRUGAMENTO	751	1068	ESCOAMENTO	
	17,00	237	1002	493	515	ENRUGAMENTO	782	823	ENRUGAMENTO	
			1198	521	521	FLAMBAGEM	814	814	FLAMBAGEM	
			610	425		FORÇA CORTANTE	615		FORÇA CORTANTE	
		293	806	485	526	ENRUGAMENTO	768	1106	ESCOAMENTO	
		2/2	1002	499	522	ENRUGAMENTO	797	841	ENRUGAMENTO	
			1198	508	508	FLAMBAGEM	831	831	FLAMBAGEM	

TABELA 5.13 – Identificação final dos modos de Falhas - para trilho TR-37

Observa-se nas TAB.5.12 e 5.13 que, para grupos de vigas que só diferem na altura e que apresentam tanto escoamento como enrugamento da alma, o modo de falha escoamento da alma acontece em vigas com menores alturas e o enrugamento nas maiores alturas, o que é correto fisicamente, devido a maior rigidez para alturas menores.

Como citado anteriormente, as resistências ao escoamento dos trilhos foram consideradas com valores elevados, de forma que eles ficassem no regime elástico. Nas TAB.5.1 a 5.6, apresentadas no item 5.1, nota-se que as tensões de von Mises são mais elevadas que as usuais nas vigas com espessuras de alma de 3,0 mm e trilho barra quadrada de 50 mm. Sendo assim, essas barras quadradas deveriam ter resistência ao escoamento muito alta ou, se não tiverem, reduzem as resistências locais determinadas neste trabalho, devido à plastificação e conseqüente perda de rigidez do trilho.

### 5.1.4 FORÇAS LIMITES NO REGIME ELÁSTICO

Até aqui o presente estudo visa o dimensionamento de uma viga, sujeita a forças localizadas, considerando os estados limites últimos já mencionados previamente. Porém a solicitação de uma viga de rolamento em um determinado ponto é totalmente variável dependendo da posição da ponte rolante. Sob repetidos ciclos de carregamento e descarregamento podem ocorrer mudanças nas propriedades dos materiais conduzindo a viga à fadiga. "Essas mudanças causam uma falha prematura e inesperada sob níveis de tensões abaixo dos estabelecidos em projeto." (TEIXEIRA, 2004, p.2).

A fadiga poderia levar a viga à ruptura decorrente do crescimento instável de fissuras, principalmente em ligações soldadas, por serem pontos críticos de concentração de tensões. Na viga de alma senoidal, a redução da necessidade de enrijecedores e a execução da solda de composição do perfil com alta qualidade e desempenho cooperam para a redução da fadiga. Entretanto, altos níveis de concentração de tensões sob forças localizadas variáveis podem determinar o redimensionamento da estrutura.

É importante que, por meio de estudos mais detalhados, se pesquise a resistência à fadiga de vigas de rolamento de almas senoidais. Para efeito de fadiga é importante que as tensões de cálculo não atinjam a resistência ao escoamento de cálculo do material. As forças localizadas  $F_{es}$  correspondentes ao início do escoamento da alma, retiradas das análises numéricas, são apresentadas nas TAB.5.14 a 5.19, para uma comparação com as forças localizadas últimas  $F_u$ .

Conclui-se que as forças  $F_{es}$  são iguais a aproximadamente 40% das forças últimas  $F_u$ .

e (mm)	t <sub>w</sub> (mm)	tipo trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	H (mm)	L (mm)	Força de Flambagem $F_{fl}$ (kN)	Força Última F <sub>u</sub> (kN)	Força no início do escoamento $F_{es}$ (kN)	F <sub>u</sub> /F <sub>es</sub>
					600 (610)	1240	688	245	83	0,34
				150	800	1550	691	246	83	0,34
				(153)	1000	2015	694	247	83	0,34
			10.50		1200	2170	653	251	114	0,45
			12,50		600 (610)	1240	692	246	83	0,34
				200	800	1550	694	247	83	0,34
				(209)	1000	2015	697	248	84	0,34
					1200 (1198)	2170	689	255	121	0,47
					600 (610)	1240	707	252	99	0,39
				150	800 (806)	1550	709	247	99	0,40
				(153)	1000 (1002)	2015	711	247	100	0,40
					1200 (1198)	2170	715	247	107	0,43
					600 (610)	1240	714	254	100	0,39
			16.00	200	800 (806)	1550	716	255	100	0,39
			10,00	(209)	1000 (1002)	2015	718	256	100	0,39
0	2.0	barra			1200 (1198)	2170	722	249	108	0,43
Ū	2,0	50			600 (610)	1240	717	261	100	0,38
				250	800 (806)	1550	718	256	101	0,39
				(237)	1000 (1002)	2015	721	257	101	0,39
					1200 (1198)	2170	725	251	114	0,45
					600 (610)	1240	738	275	103	0,38
				200	800 (806)	1550	739	263	103	0,39
				(209)	1000 (1002)	2015	741	258	118	0,46
					1200 (1198)	2170	745	258	117	0,45
					600 (610)	1240	742	276	104	0,38
			19.00	250	800 (806)	1550	743	264	104	0,39
				(237)	1000 (1002)	2015	745	265	119	0,45
					1200 (1198)	2170	750	260	118	0,45
				600 (610)	1240	750	282	105	0,37	
				300	800 (806)	1550	750	273	105	0,38
				(293)	1000 (1002)	2015	752	268	120	0,45
					1200	2170	757	269	119	0,44

TABELA 5.14 - Forças de início de escoamento

( $t_w$ =2,0 mm e trilho barra quadrada de 50 mm)

# TABELA 5.15 - Forças de início de escoamento

e (mm)	t <sub>w</sub> (mm)	tipo trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	H (mm)	L (mm)	Força de Flambagem $F_{fl}$ (kN)	Força Última F <sub>u</sub> (kN)	Força no início do escoamento $F_{es}$ (kN)	F <sub>u</sub> /F <sub>es</sub>
					600	1240	1312	422	161	0,38
e t <sub>w</sub> (mm)				150	(810) 800	1550	1265	440	152	0,34
				(153)	(806)	2015	1070	460	187	0,41
					(1002)	2170	845	461	203	0,44
			12,50		(1198) 600 (610)	1240	1308	421	160	0,38
				200	800 (806)	1550	1261	459	151	0,33
				(209)	1000	2015	1152	467	173	0,37
					1200 (1198)	2170	895	462	188	0,41
					600 (610)	1240	1313	423	184	0,43
				150	800 (806)	1550	1264	440	177	0,40
				(153)	1000 (1002)	2015	1166	449	204	0,45
					1200 (1198)	2170	923	454	221	0,49
					600 (610)	1240	1311	422	184	0,43
			10.00	200	800	1550	1263	439	177	0,40
			16,00	(209)	1000 (1002)	2015	1236	430	198	0,46
	2.0	TTD 05			1200 (1198)	2170	984	454	207	0,45
U	2,0	18-25			600 (610)	1240	1311	422	183	0,43
				250	800 (806)	1550	1262	439	177	0,40
				(237)	1000	2015	1235	439	185	0,42
					1200 (1198)	2170	1004	458	211	0,46
					600 (610)	1240	1316	424	184	0,43
				200	800 (806)	1550	1266	441	203	0,46
				(209)	1000 (1002)	2015	1239	440	217	0,49
					1200 (1198)	2170	1055	456	222	0,49
					600 (610)	1240	1316	424	184	0,43
			19.00	250	800 (806)	1550	1267	441	203	0,46
			19,00	(237)	1000 (1002)	2015	1240	440	217	0,49
					1200 (1198)	2170	1078	459	226	0,49
					600 (610)	1240	1318	424	184	0,43
				300	800 (806)	1550	1268	441	203	0,46
			300 (293)	1000 (1002)	2015	1241	441	217	0,49	
					1200 (1198)	2170	1112	447	233	0,52

#### $(t_w=2,0 \text{ mm e trilho TR-25})$ -

t <sub>w</sub> (mm)	tipo trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	H (mm)	L (mm)	Força de Flambagem $F_{fl}$ (kN)	Força Última F <sub>u</sub> (kN)	Força no início do escoamento $F_{es}$ (kN)	F <sub>u</sub> /F <sub>es</sub>
				600 (610)	1240	1570	451	192	0,43
			150	800	1550	1454	535	204	0,38
			(153)	1000	2015	1103	536	232	0,43
		10.50		1200	2170	884	552	230	0,42
		12,50		600	1240	1563	448	191	0,43
			200	800	1550	1490	518	209	0,40
			(209)	1000 (1002)	2015	1203	548	216	0,39
				1200 (1198)	2170	945	534	215	0,40
				600 (610)	1240	1565	449	219	0,49
			150	800 (806)	1550	1492	519	239	0,46
			(153)	1000 (1002)	2015	1191	543	250	0,46
				1200 (1198)	2170	957	541	249	0,46
				600 (610)	1240	1560	448	218	0,49
16,00 200 (610) 12- 200 (800) 15- (209) 1000 200	1550	1488	518	238	0,46				
		16,00	(209)	1000 (1002)	2015 1295 520		233	0,45	
2.0	TR-37			1200 (1198)	2170	1025	539	266	0,49
2,0	110-57			600 (610)	1240	1559	447	218	0,49
			250	800 (806)	1550	1487	517	238	0,46
			(237)	1000 (1002)	2015	1323	532	238	0,45
				1200 (1198)	2170	1045	523	238	0,45
				600 (610)	1240	1561	470	219	0,47
			200	800 (806)	1550	1486	517	238	0,46
			(209)	1000 (1002)	2015	1365	541	287	0,53
				1200 (1198)	2170	1088	537	283	0,53
				600 (610)	1240	1561	448	219	0,49
		19.00	250	800 (806)	1550	1486	517	238	0,46
		,	(237)	1000 (1002)	2015	1395	519	251	0,48
				1200 (1198)	2170	1110	548	289	0,53
				600 (610)	1240	1561	448	218	0,49
			300	800 (806)	1550	1485	511	238	0,47
			(293)	1000 (1002)	2015	1435	525	258	0,49
				1200 (1198)	2170	1142	534	260	0,49

TABELA 5.16 – Forças de início de escoamento  $(t_w=2,0 \text{ mm e trilho TR-37})$ 

e (mm)	t <sub>w</sub> (mm)	tipo trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	H (mm)	L (mm)	Força de Flambagem $F_{fl}$ (kN)	Força Última F <sub>u</sub> (kN)	Força no início do escoamento $F_{es}$ (kN)	F <sub>u</sub> /F <sub>es</sub>
					600 (610)	1240	1590	356	111	0,31
				150	800	1550	1504	391	120	0,31
				(153)	1000	2015	1136	418	136	0,33
			10.50		1200	2170	908	408	136	0,33
			12,50		600 (610)	1240	1597	358	112	0,31
				200	800	1550	1582	373	127	0,34
				(209)	1000	2015	1204	409	120	0,29
					1200	2170	956	425	143	0,34
					600 (610)	1240	1628	365	142	0,39
				150	800	1550	1619	369	130	0,35
				(153)	1000	2015	1277	429	153	0,36
					1200 (1198)	2170	1023	429	153	0,36
					600 (610)	1240	1643	368	144	0,39
			16.00	200	800 (806)	1550	1635	373	131	0,35
			10,00	(209)	1000 (1002)	2015	1372	434	165	0,38
0	3.0	barra			1200 (1198)	2170	1093	443	164	0,37
Ŭ	5,0	50			600 (610)	1240	1649	369	144	0,39
				250	800 (806)	1550	1640	374	131	0,35
				(237)	1000 (1002)	2015	1406	433	169	0,39
					1200 (1198)	2170	1119	442	168	0,38
					600 (610)	1240	1693	391	148	0,38
				200	800 (806)	1550	1680	383	168	0,44
				(209)	1000 (1002)	2015	1526	452	183	0,41
					1200 (1198)	2170	1215	450	182	0,41
					600 (610)	1240	1702	387	149	0,38
			19.00	250	800 (806)	1550	1689	385	169	0,44
			19,00	(237)	1000 (1002)	2015	1569	452	188	0,42
					1200 (1198)	2170	1249	450	187	0,42
					600 (610)	1240	1716	402	150	0,37
				300	800 (806)	1550	1705	402	170	0,42
				(293)	1000 (1002)	2015	1639	466	164	0,35
					1200	2170	1305	470	196	0,42

TABELA 5.17 – Forças de início de escoamento

( $t_w$ =3,0 mm e trilho barra quadrada de 50 mm)

e (mm)	t <sub>w</sub> (mm)	tipo trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	H (mm)	L (mm)	Força de Flambagem F <sub>fl</sub> (kN)	Força Última F <sub>u</sub> (kN)	Força no início do escoamento $F_{es}$ (kN)	F <sub>u</sub> /F <sub>es</sub>
					600 (610)	1240	2661	624	186	0,30
				150	800	1550	1946	701	195	0,28
				(153)	1000	2015	1432	705	215	0,30
			10.50		1200 (1198)	2170	1151	701	201	0,29
			12,50		600 (610)	1240	2823	632	198	0,31
				200	800 (806)	1550	2112	710	211	0,30
				(209)	1000 (1002)	2015	1572	745	189	0,25
					1200 (1198)	2170	1229	735	200	0,27
					600 (610)	1240	2815	630	246	0,39
				150	800 (806)	1550	2089	702	251	0,36
				(153)	1000 (1002)	2015	1559	720	234	0,32
					1200 (1198)	2170	1249	747	244	0,33
					600 (610)	1240	2826	633	247	0,39
			16.00	200	800 (806)	1550	2254	712	225	0,32
			10,00	(209)	1000 (1002)	2015	1704	746	256	0,34
Û	3.0	TB-25			1200 (1198)	2170	1339	757	261	0,34
Ť	2,0	110 23			600 (610)	1240	2825	633	247	0,39
				250	800 (806)	1550	2298	726	230	0,32
				(237)	1000 (1002)	2015	1743	722	261	0,36
					1200 (1198)	2170	1367	782	266	0,34
					600 (610)	1240	2833	635	248	0,39
				200	800 (806)	1550	2369	720	284	0,39
				(209)	1000 (1002)	2015	1818	709	273	0,38
					1200 (1198)	2170	1435	774	280	0,36
					600 (610)	1240	2834	635	248	0,39
			19.00	250	800 (806)	1550	2416	715	242	0,34
			,	(237)	1000 (1002)	2015	1863	738	279	0,38
					1200 (1198)	2170	1468	735	286	0,39
					600 (610)	1240	2837	636	248	0,39
				300	800 (806)	1550	2478	694	248	0,36
				(293)	1000 (1002)	2015	1927	717	289	0,40
					1200 (1198)	2170	1518	769	296	0,38

# TABELA 5.18 - Forças de início de escoamento

 $(t_w=3,0 \text{ mm e trilho TR-25})$ 

e (mm)	t <sub>w</sub> (mm)	tipo trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	H (mm)	L (mm)	Força de Flambagem F <sub>fl</sub> (kN)	Força Última F <sub>u</sub> (kN)	Força no início do escoamento $F_{es}$ (kN)	F <sub>u</sub> /F <sub>es</sub>
				150 (153)	600 (610)	1240	2611	658	228	0,35
					800	1550	1971	765	236	0,31
					1000	2015	1464	764	264	0,34
			12.50		1200 (1198)	2170	1196	746	272	0,36
			12,50		600 (610)	1240	2872	653	251	0,38
				200	800 (806)	1550	2162	787	259	0,33
				(209)	1000 (1002)	2015	1638	796	246	0,31
					1200 (1198)	2170	1294	774	252	0,33
					600 (610)	1240	2727	678	286	0,42
				150	800 (806)	1550	2100	806	294	0,36
				(153)	1000 (1002)	2015	1589	782	286	0,37
					1200 (1198)	2170	1292	772	294	0,38
				200 (209)	600 (610)	1240	2957	662	259	0,39
			16.00		800 (806)	1550	2277	792	273	0,34
	3,0				1000 (1002)	2015	1759	813	264	0,32
0		TR-37			1200 (1198)	2170	1396	835	272	0,33
Ť				250 (237)	600 (610)	1240	3012	654	264	0,40
					800 (806)	1550	2321	808	279	0,34
					1000 (1002)	2015	1802	832	270	0,32
					1200 (1198)	2170	1426	852	278	0,33
					600 (610)	1240	3021	677	317	0,47
				200	800 (806)	1550	2366	814	331	0,41
				(209)	1000 (1002)	2015	1860	848	335	0,39
					1200 (1198)	2170	1483	887	337	0,38
					600 (610)	1240	3073	667	323	0,48
			19.00	250	800 (806)	1550	2410	791	289	0,37
			,	(237)	1000 (1002)	2015	1906	823	286	0,35
					(1198)	2170	1516	857	345	0,40
					600 (610)	1240	3134	647	274	0,42
				300	800 (806)	1550	2465	809	296	0,37
				(293)	(1000)	2015	1968	838	295	0,35
					1200 (1198)	2170	1564	874	305	0,35

TABELA 5.19 – Forças de início de escoamento  $(t_w=3,0 \text{ mm e trilho TR-37})$ 

# 5.2 VIGAS CARREGADAS COM EXCENTRICIDADE DE 10,75 mm

A excentricidade é uma questão importante, pois sendo o estudo sobre vigas de almas senoidais trabalhando como vigas de rolamento, ou seja, com um trilho sobre sua mesa superior, é comum situações de desalinhamento do trilho ou até da própria viga no decorrer do funcionamento da ponte rolante. Esse fenômeno pode até comprometer a correta operação da ponte.

Aplicados os procedimentos citados no capítulo 4, porém com o carregamento excêntrico, e adotando os parâmetros citados no item 4.1, foram obtidos os resultados das análises numéricas mostrados nas TAB.5.20 e 5.21.

Também na mesma tabela, esses resultados são comparados com os resultados das vigas com excentricidade nula.

Observa-se que valores próximos, para excentricidade nula e de 10,75 mm, só ocorrem nas vigas com trilho de barra quadrada de 50 mm. Para os outros trilhos, TR-25 e TR-37, a diferença foi bastante considerável.

Isso leva-se a concluir que para o trilho de barra quadrada de 50 mm, ou seja, trilho de altura pequena, a excentricidade de 10,75 mm não fez diferença na forças últimas das vigas. Porém, para os trilhos com alturas maiores, TR-25 e TR-37, essa excentricidade fez muita diferença e sugere-se que estes trilhos sejam discretizados com seções e excentricidades mais reais em trabalhos futuros.

Segundo NOVAK E MACHACEK (2000), vigas com força localizada aplicada com excentricidade até um valor de 20 mm não têm suas resistências locais da alma senoidal influenciadas pela excentricidade. A fórmula proposta para a força última localizada das vigas é considerada válida para excentricidades nulas e até de 20 mm.

É importante lembrar que os ensaios feitos por esses pesquisadores foram com o trilho de seção retangular com altura de 30 mm, ou seja, uma altura pequena e próxima daquela do trilho barra quadrada de 50 mm.

Para os trilhos utilizados no presente trabalho não foi confirmado que a excentricidade de até 20 mm não afeta a resistência local das vigas de rolamento.

	EXCENTRICIDADE e=10,75 mm															
		DAD	OS DA	VIGA	_		Al FL	NÁLISE : AMBAG	DE EM	Al	NÁLISE	E PLÁ:	STICA		e=0	
e (mm)	t <sub>w</sub> (mm)	tipo trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	H (mm)	L (mm)	Força Aplic. (kN)	auto- valor	F <sub>fl</sub> (kN)	parc.	Força Aplic. (kN)	fra- ção	Fu (e=10,75) (kN)		Fu (e =0) (kN)	$F_{u(e=10,75)}$ / $F_{u(e=0)}$
			10.50	200	600 (610)	1240	1000	0,75415	754	0,35	264	0,89	235		246	1,05
			12,50	(209)	1000	2015	1000	0,75316	753	0,35	264	0,89	235		248	1,06
		barra	10.00	200	600 (610)	1240	1000	0,77279	773	0,35	270	0,94	254		254	1,00
		50	10,00	(209)	1000 (1002)	2015	1000	0,77044	770	0,35	270	0,90	243		256	1,05
	2.0		19.00	250	600 (610)	1240	1000	0,79912	799	0,35	280	0,95	266		276	1,04
			19,00	(237)	1000 (1002)	2015	1000	0,79573	796	0,35	279	0,94	262		265	1,01
			10.50	200	600 (610)	1240	1000	1,35530	1355	0,35	474	0,69	327		421	1,29
			12,50	(209)	1000 (1002)	2015	1000	1,13350	1134	0,35	397	0,79	313		467	1,49
10.75		TR-25	16,00	200 (209)	600 (610)	1240	1000	1,35740	1357	0,35	475	0,72	342		422	1,23
10,75	2,0				1000 (1002)	2015	1000	1,23990	1240	0,35	434	0,81	352		430	1,22
			10.00	250	600 (610)	1240	1000	1,36200	1362	0,35	477	0,74	353		424	1,20
			19,00	(237)	1000 (1002)	2015	1000	1,28530	1285	0,35	450	0,86	387		440	1,14
			10.50	200	600 (610)	1240	1000	1,62040	1620	0,35	567	0,62	352		448	1,28
			12,50	(209)	1000 (1002)	2015	1000	1,18350	1184	0,35	414	0,64	265		548	2,07
		TTD 27	16.00	200	600 (610)	1240	1000	1,61690	1617	0,35	566	0,62	351		448	1,28
		10-37	10,00	(209)	1000 (1002)	2015	1000	1,27790	1278	0,35	447	0,64	286		520	1,82
			10.00	250	600 (610)	1240	1000	1,61530	1615	0,35	565	0,64	362		448	1,24
			13,00	(237)	1000 (1002)	2015	1000	1,38020	1380	0,35	483	0,66	319		519	1,63

TABELA 5.20 - Resultados para vigas sujeitas a carregamento com excentricidade  $e=10,75 \text{ mm} (t_w=2,0 \text{ mm})$ 

	EXCENTRICIDADE e=10,75 mm														
		DAD	OS DA	VIGA			A) FL	NÁLISE : AMBAG	DE EM	Al	NÁLISI	E PLÁ	STICA	e=0	
e (mm)	t <sub>w</sub> (mm)	tipo trilho	t <sub>f</sub> (mm)	ь <sub>f</sub> (тт)	H (mm)	L (mm)	Força Aplic. (kN)	auto- valor	F <sub>fl</sub> (kN)	parc.	Força Aplic. (kN)	fra- ção	Fu (e=10,75) (kN)	Fu (e =0) (kN)	$F_{u(e=10,75)}$ / $F_{u(e=0)}$
			10.50	200	600 (610)	1240	1000	1,70030	1700	0,35	595	0,59	351	358	1,02
			12,50	(209)	1000 (1002)	2015	1000	1,23280	1233	0,35	431	0,87	375	409	1,09
		barra	16,00	200	600 (610)	1240	1000	1,74240	1742	0,35	610	0,62	378	368	0,97
		50		(209)	1000 (1002)	2015	1000	1,40530	1405	0,35	492	0,86	423	434	1,02
			19.00	250	600 (610)	1240	1000	1,79750	1798	0,35	629	0,64	403	387	0,96
			19,00	(237)	1000 (1002)	2015	1000	1,60380	1604	0,35	561	0,82	457	452	0,99
			12.50	200	600 (610)	1240	1000	2,83710	2837	0,35	993	0,41	402	632	1,57
	2.0		12,50	(209)	1000 (1002)	2015	1000	1,54220	1542	0,35	540	0,69	370	745	2,02
10.75		TR-25	16,00	200 (209)	600 (610)	1240	1000	2,92700	2927	0,35	1024	0,48	487	633	1,30
10,75	5,0				1000 (1002)	2015	1000	1,67700	1677	0,35	587	0,71	414	746	1,80
			10.00	250	600 (610)	1240	1000	2,94170	2942	0,35	1030	0,49	505	635	1,26
			19,00	(237)	1000 (1002)	2015	1000	1,83890	1839	0,35	644	0,73	467	738	1,58
			10.50	200	600 (610)	1240	1000	2,79400	2794	0,35	978	0,51	494	653	1,32
			12,50	(209)	1000 (1002)	2015	1000	1,60750	1608	0,35	563	0,48	270	796	2,95
		TTD 27	16.00	200	600 (610)	1240	1000	2,90480	2905	0,35	1017	0,51	513	662	1,29
		TR-37	16,00	(209)	1000 (1002)	2015	1000	1,73190	1732	0,35	606	0,52	315	813	2,58
			10.00	250	600 (610)	1240	1000	3,02560	3026	0,35	1059	0,51	535	667	1,25
			13,00	(237)	1000	2015	1000	1,88090	1881	0,35	658	0,52	342	823	2,40

TABELA 5.21 - Resultados para vigas sujeitas a carregamento com excentricidade  $e=10,75 \text{ mm} (t_w=3,0 \text{ mm})$ 

# 6

# PROPOSIÇÕES DE MÉTODOS DE CÁLCULO E COMPARAÇÕES COM RESULTADOS DE OUTROS PESQUISADORES

### 6.1 GENERALIDADES

Concluídas as análises dos resultados obtidos via análise numérica das vigas modeladas no Ansys, neste capítulo são apresentadas novas propostas para verificação dos estados limites últimos causados por forças localizadas aplicadas em trilhos sobre vigas de rolamento com almas senoidais.

Para as vigas de almas planas, o item 5.7 da norma brasileira ABNT NBR8800:2008, cita alguns estados limites últimos causados por forças localizadas aplicadas diretamente sobre a viga. São eles: flexão local da mesa, escoamento local da alma, enrugamento da alma, flambagem lateral da alma, flambagem da alma por compressão e cisalhamento da alma.

Como neste estudo procuram-se resultados para a resistência a força localizada e sua interação com a força cortante, os comprimentos dos modelos são da ordem de duas vezes a altura da viga, evitando efeitos importantes do momento fletor.

Os estados limites obtidos nas análises associados à força localizada de compressão foram:

- $\rightarrow$  Escoamento ou esmagamento local da alma
- → Enrugamento da alma ("web crippling")
- $\rightarrow$  Flambagem global da alma

A seguir esses estados limites são apresentados com definições, deformadas e fórmulas para determinação das resistências últimas.

Os métodos de cálculo propostos neste capítulo são válidos para as vigas solicitadas com força localizada sobre trilhos com excentricidade nula.

As formulações também são limitadas a vigas com forças localizadas distantes das extremidades pelo menos metade do comprimento de distribuição sobre a viga, *L*'.

# 6.2 PROCEDIMENTOS DE CÁLCULO

#### 6.2.1 ESCOAMENTO LOCAL DA ALMA

O escoamento da alma ou esmagamento da alma por compressão, consiste em escoamento na direção vertical, seguido de enrugamento. Pode haver flexão da mesa nas duas direções, porém sem o escoamento dessa. O escoamento da mesa pode ocorrer após o esmagamento da alma. As tensões na alma são predominantemente de membrana. Ver deformada desse modo de falha na FIG.6.1.



FIGURA 6.1 - Deformações associadas ao escoamento da alma.

A força localizada resistente da alma, proposta para o estado limite escoamento da alma é dada pela Eq. 6.1:

$$P_R = f_{yw} \times t_w \times \frac{s}{w} \times \dot{L}_{es}$$
(6.1)

Onde:  $f_{yw}$  = resistência ao escoamento do aço da alma senoidal = 300 MPa

 $t_w$  = espessura da alma senoidal

s = comprimento desenvolvido de uma senóide = 177,2 mm (ver FIG.5.1)

w = comprimento de onda de uma senóide = 155 mm (ver FIG.5.1)

 $L'_{es}$  = comprimento de distribuição da força sobre a viga para o caso de escoamento local da alma, dado pela Eq.6.2:

$$\dot{L}_{es} = 4.5t_f + 7h_{tr} \left(\frac{h_{tr}}{h_{ref}}\right)^{0.10}$$
(6.2)

Sendo:  $h_{ref}$  = altura do trilho de referência definido como a barra quadrada 50 = 5 cm  $h_{tr}$  = altura do trilho utilizado

 $t_f$  = espessura da mesa

A seguir os gráficos da FIG.6.2 e as TAB.6.1, 6.2 e 6.3, mostram a comparação dos resultados da análise numérica realizada via Ansys com os resultados da fórmula proposta para o escoamento da alma.



Resistências - Ansys (considerando Interação)

FIGURA 6.2 – Resultados numéricos x Resultados fórmula Escoamento da alma

Para o escoamento da alma registra-se uma variação entre 0,91 e 1,02 nas comparações entre os resultados  $P_{RF}$ / media $P_R$ .

					ESCOAI	MENTO D	A ALMA	L .			
	DAD	os da	. VIGA			$t_{w}=2,0$		<i>t</i> <sub>w</sub> =3,0			
e (mm)	Tipo Trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	H (Ansys) (mm)	Ansys Interação P <sub>R</sub> (kN)	Fórmula P <sub>RF</sub> (kN)	P <sub>RF</sub> / médiaP <sub>R</sub>	Ansys Interação P <sub>R</sub> (kN)	<b>Fórmula</b> P <sub>RF</sub> (kN)	P <sub>RF</sub> / médiaP <sub>R</sub>	
		12,50	153	610 806 1002 1198	ENRUG ENRUG ENRUG ENRUG	279		399 423 441 421	418	0,99	
			209	610 806 1002 1198	ENRUG ENRUG ENRUG	279		401 400 431 440	418	1,00	
	barra 50	16,00	153	610 806 1002 1198	ENRUG ENRUG ENRUG ENRUG	289	0 D	410 395 455 445	434	1,02	
_			209	610 806 1002 1198	ENRUG ENRUG ENRUG	289	) OCORRE ESCOAMEN'	415 399 460 460	434	1,00	
U			237	610 806 1002 1198	ENRUG ENRUG ENRUG ENRUG	289		417 401 459 460	434	1,00	
			209	610 806 1002 1198	ENRUG ENRUG ENRUG ENRUG	299	NÃO	447 412 482 468	448	0,99	
		19,00	237	610 806 1002 1198	ENRUG ENRUG ENRUG ENRUG	299		442 415 482 468	448	0,99	
			293	610 806 1002 1198	ENRUG ENRUG ENRUG	299		464 436 499 492	448	0,95	

# TABELA 6.1 – Resultados numéricos x Resultados fórmula Trilho barra quadrada 50 mm - Escoamento da alma

					ESCOAI	MENTO D	A ALMA	L		
	DAD	os da	VIGA			<i>t</i> <sub>w</sub> =2,0			<i>t</i> <sub>w</sub> =3,0	
e (mm)	Tipo Trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	H (Ansys) (mm)	Ansys Interação P <sub>R</sub> (kN)	<b>Fórmula</b> P <sub>RF</sub> (kN)	P <sub>RF</sub> / médiaP <sub>R</sub>	Ansys Interação P <sub>R</sub> (kN)	<b>Fórmula</b> P <sub>RF</sub> (kN)	P <sub>RF</sub> / médiaP <sub>R</sub>
		12.60	153	610 806 1002 1198	ENRUG ENRUG ENRUG	544		865 895 ENRUG ENRUG	816	0,93
		12,20	209	610 806 1002 1198	ENRUG ENRUG ENRUG	544		884 912 ENRUG ENRUG	816	0,91
	TR-25	16,00	153	610 806 1002 1198	ENRUG ENRUG ENRUG	555	O OCORRE ESCOAMENTO	877 895 ENRUG ENRUG	832	0,94
0			209	610 806 1002 1198	ENRUG ENRUG ENRUG	555		882 915 ENRUG ENRUG	832	0,93
0			237	610 806 1002 1198	ENRUG ENRUG ENRUG	555		882 941 ENRUG ENRUG	832	0,91
			209	610 806 1002 1198	ENRUG ENRUG ENRUG ENRUG	564	NÃ	883 928 ENRUG ENRUG	846	0,93
		19,00	237	610 806 1002 1198	ENRUG ENRUG ENRUG	564		884 918 ENRUG ENRUG	846	0,94
			293	610 806 1002 1198	ENRUG ENRUG ENRUG	564		885 879 ENRUG ENRUG	846	0,96

# TABELA 6.2 – Resultados numéricos x Resultados fórmula Trilho TR-25 - Escoamento da alma

					ESCOAI	MENTO D	A ALMA	L			
	DAD	os da	. VIGA			<i>t</i> <sub>w</sub> =2,0		<i>t</i> <sub>w</sub> =3,0			
e (mm)	Tipo Trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	H (Ansys) (mm)	Ansys Interação P <sub>R</sub> (kN)	<b>Fórmula</b> P <sub>RF</sub> (kN)	P <sub>RF</sub> / médiaP <sub>R</sub>	Ansys Interação P <sub>R</sub> (kN)	<b>Fórmula</b> P <sub>RF</sub> (kN)	P <sub>RF</sub> / médiaP <sub>R</sub>	
		12.62	153	610 806 1002 1198	CISALH ENRUG ENRUG FLAMB	680		CISALH 1019 FLAMB FLAMB	1020	1,00	
		12,50	209	610 806 1002 1198	CISALH ENRUG ENRUG FLAMB	680		CISALH 1065 FLAMB FLAMB	1020	0,96	
	TR-37	16,00	153	610 806 1002 1198	CISALH ENRUG ENRUG FLAMB	691	OL	CISALH 1104 FLAMB FLAMB	1036	0,94	
0			209	610 806 1002 1198	CISALH ENRUG ENRUG FLAMB	691	O OCORRE ESCOAMEN	CISALH 1074 ENRUG FLAMB		0,96	
U				610 806 1002 1198	CISALH ENRUG ENRUG FLAMB	691		CISALH 1107 ENRUG FLAMB	1036	0,94	
			209	610 806 1002 1198	CISALH ENRUG ENRUG FLAMB	700	ΝÃ	CISALH 1118 ENRUG FLAMB	1050	0,94	
		19,00	237	610 806 1002 1198	CISALH ENRUG ENRUG FLAMB	700		CISALH 1068 ENRUG FLAMB	1050	0,98	
			293	610 806 1002 1198	CISALH ENRUG ENRUG FLAMB	700		CISALH 1106 ENRUG FLAMB	1050	0,95	

# TABELA 6.3 – Resultados numéricos x Resultados fórmula Trilho TR-37 - Escoamento da alma

### 6.2.2 ENRUGAMENTO DA ALMA

O enrugamento da alma ("web crippling") consiste em deformações localizadas de flexão local da alma junto à mesa onde é aplicada a força localizada. As tensões verticais na alma são de membrana e de placa (predominantemente).

Ver deformada desse modo de falha na FIG.6.3. Observa-se que a deformação da mesa é relativamente por flexão, menor do que a que ocorre no caso de escoamento da alma (FIG.6.1).



FIGURA 6.3 - Deformações associadas ao enrugamento da alma

Assim como no escoamento, também de acordo com as análises e conclusões apresentadas no item 5.1.2.2, para este estado limite último é proposta uma fórmula que garanta resultados bem próximos dos resultados das resistências a força localizada isolada obtida considerando a interação com a força cortante.

A força localizada resistente da alma proposta para o estado limite enrugamento da alma, baseada na ABNT NBR 8800:2008, é dada pela Eq.6.3:

$$P_{R} = t_{w}^{2} \left(\frac{t_{f,ref}}{t_{f}}\right)^{0.5} \left[1 + 4.9 \left(\frac{L_{en}}{L_{ref}}\right)^{0.92} \left(\frac{t_{w,ref}}{t_{w}}\right)^{0.45}\right] \sqrt{\frac{Ef_{yw}t_{f}}{t_{w}}}$$
(6.3)

onde:  $t_w$  = espessura da alma senoidal

 $t_f$  = espessura da mesa carregada

 $t_{f,ref}$  = espessura de mesa de 12,5 mm = 1,25 cm

 $t_{w,ref}$  = espessura da alma de 2,0 mm = 0,2 cm

 $L_{ref} = 100 \text{ cm}$ 

 $f_{yw}$  = resistência ao escoamento do aço da alma senoidal = 300 MPa

E = módulo de elasticidade do aço = 200.000 MPa

 $L'_{en}$  = comprimento de distribuição da força sobre a viga para o caso de enrugamento da alma, dado na Eq.6.4.

$$\dot{L}_{en} = 4t_f + 7h_{tr} \left(\frac{h_{tr}}{h_{ref}}\right)^{0.30}$$
(6.4)

Sendo:  $h_{ref}$  = altura do trilho de referência definido como a barra quadrada 50 = 5 cm  $h_{tr}$  = altura do trilho utilizado

A seguir, também por meio do gráfico da FIG.6.4 e das TAB.6.4, 6.5 e 6.6, mostram-se a comparação dos resultados da análise numérica realizada via Ansys com os resultados da fórmula proposta para o enrugamento da alma.





FIGURA 6.4 – Resultados numéricos x Resultados fórmula Enrugamento da alma

Para o enrugamento da alma registra-se uma variação entre 0,92 e 1,03 nas comparações entre os resultados  $P_{RF}$ / *mediaP*<sub>R</sub>.

TABELA 6.4 – Resultados numéricos x Resultados fórmu	la
Trilho barra quadrada 50 mm - Enrugamento da alma	

					ENRUG	AMENTO	DA ALN	/IA						
	DADO	ds da	VIGA	r		<i>t</i> <sub>w</sub> =2,0		<i>t</i> <sub>w</sub> =3,0						
e (mm)	Tipo Trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	H (Ansys ) (mm)	Ansys Interação P <sub>R</sub> (kN)	<b>Fórmula</b> P <sub>RF</sub> (kN)	P <sub>RF</sub> / médiaP <sub>R</sub>	<b>Ansys</b> Interação <i>P</i> <sub>R</sub> (kN)	<b>Fórmula</b> P <sub>RF</sub> (kN)	P <sub>RF</sub> / médiaP <sub>R</sub>				
			153	610 806 1002 1198	237 236 236 240	241	1,02	ESCOAM ESCOAM ESCOAM	392					
0		12,50	209	610 806 1002 1198	239 237 237 243	241	1,01	ESCOAM ESCOAM ESCOAM ESCOAM	392					
	barra		153	610 806 1002 1198	244 236 236 235	246	1,03	ESCOAM ESCOAM ESCOAM ESCOAM	400	NTO				
		16,00	16,00	16,00	16,00	16,00	16,00 209	209	610 806 1002 1198	247 244 244 237	246	1,01	ESCOAM ESCOAM ESCOAM ESCOAM	400
	50		237	237	610 806 1002 1198	254 245 245 239	246	1,00	ESCOAM ESCOAM ESCOAM	400	OCORRE E			
			209	610 806 1002 1198	268 252 246 251 246	251	0,99	ESCOAM ESCOAM ESCOAM ESCOAM	407	NÃC				
		19,00	237	610 806 1002 1198	270 254 253 248	251	0,98	ESCOAM ESCOAM ESCOAM ESCOAM	407					
			293	610 806 1002 1198	276 262 256 257	251	0,95	ESCOAM ESCOAM ESCOAM	407					
					ENRUG	AMENTO	DA ALI	/IA						
-----------	----------------	------------------------	------------------------	----------------------------	--	--	--	--	--	--				
	DAD	ds da	. VIGA	7		<i>t</i> <sub>w</sub> =2,0			<i>t</i> <sub>w</sub> =3,0					
e (mm)	Tipo Trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	H (Ansys ) (mm)	Ansys Interação P <sub>R</sub> (kN)	<b>Fórmula</b> <i>P</i> <sub>RF</sub> (kN)	P <sub>RF</sub> / médiaP <sub>R</sub>	Ansys Interação P <sub>R</sub> (kN)	<b>Fórmula</b> <i>P</i> <sub>RF</sub> (kN)	P <sub>RF</sub> / médiaP <sub>R</sub>				
		12.50	153	610 806 1002 1198	446 440 451 446	420	0,94	ESCOAM ESCOAM 691 678	666	0,97				
		12,00	209	610 806 1002 1198	445 462 458 447	420	0,93	ESCOAM ESCOAM 736 713	666	0,92				
0 TR-	-		153	610 806 1002 1198	446 440 438 439	425	0,96	ESCOAM ESCOAM 708 726	674	0,94				
	TD 25	16,00	209	610 806 1002 1198	445 439 419 439	425	0,98	ESCOAM ESCOAM 737 736	674	0,92				
0	11(-2)		237	610 806 1002 1198	445 439 428 443	425	0,97	ESCOAM ESCOAM 710 762	674	0,92				
			209	610 806 1002 1198	446 440 429 441	429	0,98	ESCOAM ESCOAM 696 754	680	0,94				
		19,00	237	610 806 1002 1198	446 440 429 444	429	0,97	ESCOAM ESCOAM 727 713	680	0,95				
			293	610 806 1002 1198	447 441 430 431	429	0,98	ESCOAM ESCOAM 704 749	680	0,94				

### TABELA 6.5 – Resultados numéricos x Resultados fórmula Trilho TR-25 - Enrugamento da alma

					ENRUG	AMENTO	DA ALI	ΔA		
	DADO	ds da	VIGA	r		<i>t</i> <sub>w</sub> =2,0			<i>t</i> <sub>w</sub> =3,0	
e (mm)	Tipo Trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	H (Ansys ) (mm)	Ansys Interação P <sub>R</sub> (kN)	<b>Fórmula</b> P <sub>RF</sub> (kN)	P <sub>RF</sub> / médiaP <sub>R</sub>	Ansys Interação P <sub>R</sub> (kN)	<b>Fórmula</b> <i>P</i> <sub>RF</sub> (kN)	P <sub>RF</sub> / médiaP <sub>R</sub>
		10.00	153	610 806 1002 1198	CISALH 558 534 FLAMB	515	0,94	CISALH ESCOAM FLAMB FLAMB	813	<b>AMENTO</b>
		12,50	209	610 806 1002 1198	CISALH 536 549 FLAMB	515	0,95	CISALH ESCOAM FLAMB FLAMB	813	RRE ENRUC
0 TR		16,00	153	610 806 1002 1198	CISALH 537 543 FLAMB	520	0,96	CISALH ESCOAM FLAMB FLAMB	820	NÃO OCO
	TD 27		209	610 806 1002 1198	CISALH 535 517 FLAMB	520	0,99	CISALH ESCOAM 811 FLAMB	820	1,01
0	18-37		237	610 806 1002 1198	CISALH 534 530 FLAMB	520	0,98	CISALH ESCOAM 834 FLAMB	820	0,98
1		209	610 806 1002 1198	CISALH 533 539 FLAMB	524	0,98	CISALH ESCOAM 852 FLAMB	826	0,97	
	19,00	237	610 806 1002 1198	CISALH 533 515 FLAMB	524	1,00	CISALH ESCOAM 823 FLAMB	826	1,00	
			293	610 806 1002 1198	CISALH 526 522 FLAMB	524	1,00	CISALH ESCOAM 841 FLAMB	826	0,98

### TABELA 6.6 – Resultados numéricos x Resultados fórmula Trilho TR-37 - Enrugamento da alma

### 6.2.3 FLAMBAGEM GLOBAL DA ALMA

A flambagem global da alma, não contemplada pela ABNT NBR8800:2008 para perfis de alma plana, ocorre em certas situações nas vigas com alma senoidal, com deformada do tipo mostrado na FIG.6.5.



FIGURA 6.5 - Deformação associada à flambagem global da alma

A força localizada resistente, proposta para o estado limite flambagem global da alma é dada pela Eq. 6.5, baseada na fórmula para a força axial de compressão resistente, item 5.3.2, da ABNT NBR8800:2008.

$$P_{R} = \left(\chi Q A_{g} f_{yw}\right) \tag{6.5}$$

Onde:  $\chi =$  fator de redução associado à resistência à compressão, visto mais adiante Q = fator de redução associado à flambagem local. Adotado igual a 1,0 para vigas de almas senoidais

 $f_{yw}$  = resistência ao escoamento do aço da alma senoidal = 300 MPa  $A_g$  = área da seção longitudinal da alma senoidal, descrita na Eq.6.6.

$$A_g = t_w \dot{L}_{fl} \frac{s}{w} \tag{6.6}$$

- Sendo:  $L'_{fl}$  = comprimento de distribuição da força sobre a viga, para o caso de flambagem global da alma, adotada igual  $L'_{en}$  (ver Eq.6.4).
  - s = comprimento desenvolvido de uma senóide = 177,2 mm (ver FIG.5.1)
  - w = comprimento de onda de uma senóide = 155 mm (ver FIG.5.1)
  - $t_w$  = espessura da alma senoidal

O fator de redução,  $\chi$ , para o trilho TR-37, é dado pela Eq.6.7 (baseado na ABNT NBR 8800:2008).

$$\chi = 0.635^{\lambda_0^2} \rightarrow \text{ para trilho TR-37}$$
 (6.7)

Onde  $\lambda_o$  é o índice de esbeltez reduzido determinado com base na ABNT NBR8800:2008, item 5.3.3.2, dado por:

$$\lambda_o = \sqrt{\frac{QA_g f_{yw}}{N_e}}$$

sendo N<sub>e</sub> a força axial de flambagem elástica (Anexo E da ABNT NBR8800:2008)

$$N_e = \frac{\pi^2 E I_{wy}}{(KL)^2} x \frac{L'_{fl}}{w}$$

onde: E = módulo de elasticidade do aço = 200.000 MPa

 $I_{wy}$  = momento de inércia de uma senóide em relação ao eixo longitudinal (ver

FIG.5.1) = 
$$I_{wy} = 0.158t_w w^3 \left(\frac{b_w}{w}\right)^{2.12}$$
 (para a figura, a notação correta seria  $I_{wx}$ )

KL = comprimento de flambagem por flexão em relação ao eixo x da FIG.5.1

Adota-se K=1,0 e L= altura da viga de eixo a eixo de mesas, igual a H.

O gráfico da FIG.6.6 e a TAB.6.7 mostram a comparação dos resultados da análise numérica realizada via Ansys com os resultados da fórmula proposta para a flambagem global da alma.



FIGURA 6.6 – Resultados numéricos x Resultados fórmula Flambagem global da alma

Para a flambagem global da alma registra-se uma variação entre 0,86 e 1,14 nas comparações entre os resultados  $P_{RF}/P_{R}$ 

e (mm)	Tipo Trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	H (Ansys) (mm)	Ansys Interação P <sub>R</sub> (kN)	Fórmula P <sub>RF</sub> (kN)	$\boldsymbol{P}_{RF}/\boldsymbol{P}_{R}$	Ansys Interação P <sub>R</sub> (k.N)	<b>Fórmula</b> P <sub>RF</sub> (kN)	P <sub>RF</sub> / P <sub>R</sub>
				610	CISALH	699		CISALH	1048	
			153	806	ENRUG	631		ESCOAM	947	$\frown$
			.00	1002	ENRUG	554		726	831	(1,14)
		12.50		1198	524	473	0,90	709	709	1,00
		12,00		610	CISALH	699		CISALH	1048	
			209	806	ENRUG	631		ESCOAM	947	
			200	1002	ENRUG	554		756	831	1,10
				1198	507	473	0,93	735	709	0,96
				610	CISALH	707		CISALH	1061	
			153	806	ENRUG	639		ESCOAM	958	
			155	1002	ENRUG	561		743	841	1,13
				1198	514	479	0,93	734	718	0,98
				610	CISALH	707		CISALH	1061	
		16.00	200	806	ENRUG	639		ESCOAM	958	
		10,00	205	1002	ENRUG	561		ENRUG	841	
0	TD 37			1198	512	479	0,93	793	718	0,91
0	TR-J/			610	CISALH	707		CISALH	1061	
			227	806	ENRUG	639		ESCOAM	958	
			237	1002	ENRUG	561		ENRUG	841	
				1198	497	479	0,96	810	718	0,89
				610	CISALH	715		CISALH	1072	
			200	806	ENRUG	645		ESCOAM	968	
			209	1002	ENRUG	566		ENRUG	850	$\frown$
				1198	510	483	0,95	842	725	0,86
				610	CISALH	715		CISALH	1072	$\sim$
		10.00	227	806	ENRUG	645		ESCOAM	968	
		19,00	237	1002	ENRUG	566		ENRUG	850	
				1198	521	483	0,93	814	725	0,89
				610	CISALH	715		CISALH	1072	
			202	806	ENRUG	645		ESCOAM	968	
			293	1002	ENRUG	566		ENRUG	850	
				1198	508	483	0,95	831	725	0,87

TABELA 6.7 – Resultados numéricos x Resultados fórmula Trilho TR-37 – Flambagem global da alma

### 6.3 RESULTADOS FINAIS

Propostas as formulações para os estados limites últimos encontrados nesta pesquisa, apresentam-se, por meio das TAB.6.8 a 6.13, as resistências finais de cada viga associadas aos três estados limites. Para cada viga são aplicadas as equações de interação com a força cortante para cada estado limite e o maior somatório obtido corresponde ao modo de falha definido para a viga.

Como as resistências baseadas nas fórmulas apresentam uma margem de erro de -10% a +5% com relação às obtidas via análise numérica, os somatórios são também afetados. Assim, os poucos pontos em que o maior somatório não corresponde ao modo de falha definido como crítico são devidos a essa margem de erro.

	DAD	ds da	VIGA				RE	SULTAD	OS FINAIS		
e (mm)	t <sub>w</sub> (mm)	Tipo Trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	Força P <sub>S</sub> (kN)	P <sub>RF</sub> Escoam. da alma (kN)	P <sub>RF</sub> Enrug. da alma (kN)	P <sub>RF</sub> Flamb. global da alma (kN)	Equação Inter. (Escoam.)	Equação. Inter. (Enrug.)	Modo de falha encontrado
					233	279	241	-	0,99	0,99	ENRUG
				152	234	279	241	-	0,94	0,98	ENRUG
				155	235	279	241	-	0,91	0,98	ENRUG
			12.50		239	279	241	-	0,91	0,99	ENRUG
			12,50		234	279	241	-	1,00	0,99	ENRUG
				200	235	279	241	-	0,95	0,98	ENRUG
				209	236	279	241	-	0,92	0,98	ENRUG
					242	279	241	-	0,93	1,01	ENRUG
					239	289	246	-	0,99	0,99	ENRUG
				152	234	289	246	-	0,91	0,96	ENRUG
				155	235	289	246	-	0,88	0,96	ENRUG
					234	289	246	-	0,85	0,96	ENRUG
					242	289	246	-	1,00	1,00	ENRUG
			16,00	200	242	289	246	-	0,94	0,99	ENRUG
				209	243	289	246	-	0,91	0,99	ENRUG
0	20	barra			237	289	246	-	0,86	0,97	ENRUG
0	2,0	50			248	289	246	-	1,03	1,03	ENRUG
				227	243	289	246	-	0,95	1,00	ENRUG
				237	244	289	246	-	0,92	1,00	ENRUG
					239	289	246	-	0,87	0,97	ENRUG
					261	299	251	-	1,06	1,07	ENRUG
				200	250	299	251	-	0,95	1,01	ENRUG
				209	245	299	251	-	0,89	0,98	ENRUG
					245	299	251	-	0,87	0,98	ENRUG
					262	299	251	-	1,07	1,07	ENRUG
			10.00	227	251	299	251	-	0,96	1,01	ENRUG
			12,00	1 227	252	299	251	-	0,92	1,01	ENRUG
					247	299	251	-	0,88	0,99	ENRUG
					268	299	251	-	1,10	1,10	ENRUG
				293	259	299	251	-	0,99	1,05	ENRUG
				675	254	299	251	-	0,94	1,02	ENRUG
					256	299	251	-	0,92	1,02	ENRUG

TABELA 6.8 – Resistências, Equações de Interação e Modos de Falha  $(t_w=2,0 \text{ mm} - \text{ trilho barra quadrada 50 mm})$ 

	DADOS DA VIGA						RE	SULTAD	OS FINAIS		
e (mm)	t <sub>w</sub> (mm)	Tipo Trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	Força P <sub>S</sub> (kN)	P <sub>RF</sub> Escoam. da alma (kN)	P <sub>RF</sub> Enrug. da alma (kN)	P <sub>RF</sub> Flamb. global da alma (kN)	Equação Inter. (Escoam.)	Equação. Inter. (Enrug.)	Modo de falha encontrado
					401	544	420	-	1,07	1,06	ENRUG
				152	418	544	420	-	1,01	1,05	ENRUG
				100	437	544	420	-	0,99	1,07	ENRUG
			12.50		438	544	420	-	0,95	1,06	ENRUG
			12,50		400	544	420	-	1,06	1,05	ENRUG
				200	436	544	420	-	1,06	1,10	ENRUG
				209	443	544	420	-	1,01	1,09	ENRUG
					439	544	420	-	0,95	1,06	ENRUG
					401	555	425	-	1,05	1,04	ENRUG
				152	418	555	425	-	0,99	1,03	ENRUG
				1.7.5	426	555	425	-	0,94	1,03	ENRUG
				431	555	425	-	0,91	1,03	ENRUG	
				401	555	425	-	1,05	1,04	ENRUG	
			16,00	200	417	555	425	-	0,99	1,03	ENRUG
				207	408	555	425	-	0,89	0,99	ENRUG
0	20	TR-25			432	555	425	-	0,91	1,03	ENRUG
0	2,0	110-25			401	555	425	-	1,05	1,04	ENRUG
				227	417	555	425	-	0,99	1,03	ENRUG
				2.57	417	555	425	-	0,92	1,01	ENRUG
					435	555	425	-	0,92	1,04	ENRUG
					402	564	429	-	1,04	1,04	ENRUG
				209	419	564	429	-	0,97	1,03	ENRUG
				207	418	564	429	-	0,90	1,00	ENRUG
					433	564	429	-	0,90	1,03	ENRUG
					403	564	429	-	1,04	1,04	ENRUG
			19.00	237	419	564	429	-	0,97	1,03	ENRUG
			17,00	2.57	418	564	429	-	0,91	1,00	ENRUG
					436	564	429	-	0,91	1,03	ENRUG
					403	564	429	-	1,04	1,04	ENRUG
				293	419	564	429	-	0,97	1,03	ENRUG
				419	564	429	-	0,91	1,00	ENRUG	
					425	564	429	-	0,88	1,01	ENRUG

TABELA 6.9 – Resistências, Equações de Interação e Modos de Falha $(t_w=2,0 \text{ mm} - \text{TR}-25)$ 

	DAD	DS DA	VIGA					RESU	LTADOS F	INAIS		
e (mm)	t <sub>w</sub> (mm)	Tipo Trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	Força P <sub>S</sub> (kN)	P <sub>RF</sub> Escoam. da alma (kN)	P <sub>RF</sub> Enrug. da alma (kN)	P <sub>RF</sub> Flamb. global da alma (kN)	Equação Inter. (Escoam.)	Equação. Inter. (Enrug.)	Equação. Inter. (Flamb)	Modo de falha encontrado
					428	680	515	699				
				152	508	680	515	631	1,06	1,08	0,81	ENRUG
				100	509	680	515	554	0,98	1,04	0,92	ENRUG
			12.50		524	680	515	473	0,96	1,05	1,11	FLAMB
			12,50		426	680	515	699				
				200	492	680	515	631	1,02	1,04	0,78	ENRUG
				207	521	680	515	554	1,01	1,06	0,94	ENRUG
					507	680	515	473	0,92	1,01	1,07	FLAMB
					427	691	520	707				
				153	493	691	520	639	1,01	1,03	0,77	ENRUG
				100	516	691	520	561	0,98	1,04	0,92	ENRUG
					514	691	520	479	0,92	1,02	1,07	FLAMB
					425	691	520	707				
			16.00	200	492	691	520	639	1,00	1,03	0,77	ENRUG
			10,00	209	494	691	520	561	0,93	0,99	0,88	ENRUG
0	20	TP 27			512	691	520	479	0,91	1,01	1,07	FLAMB
0	2,0	11(-57			425	691	520	707				
				227	492	691	520	639	1,00	1,03	0,77	ENRUG
				237	505	691	520	561	0,95	1,02	0,90	ENRUG
					497	691	520	479	0,88	0,98	1,04	FLAMB
					446	700	524	715				
				200	491	700	524	645	0,99	1,02	0,76	ENRUG
				209	514	700	524	566	0,96	1,03	0,91	ENRUG
					510	700	524	483	0,90	1,00	1,06	FLAMB
					426	700	524	715				
			10.00	227	491	700	524	645	0,99	1,02	0,76	ENRUG
			17,00	237	493	700	524	566	0,91	0,98	0,87	ENRUG
					521	700	524	483	0,92	1,02	1,08	FLAMB
					425	700	524	715				
				203	485	700	524	645	0,98	1,00	0,75	ENRUG
				675	499	700	524	566	0,93	1,00	0,88	ENRUG
					508	700	524	483	0,89	1,00	1,05	FLAMB

TABELA 6.10 – Resistências, Equações de Interação e Modos de Falha $(t_w=2,0 \text{ mm} - \text{TR-37})$ 

	DAD	ds da	VIGA				RE	SULTAD	OS FINAIS		
e (mm)	t <sub>w</sub> (mm)	Tipo Trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	Força P <sub>S</sub> (kN)	P <sub>RF</sub> Escoam. da alma (kN)	P <sub>RF</sub> Enrug. da alma (kN)	P <sub>RF</sub> Flamb. global da alma (kN)	Equação Inter. (Escoam.)	Equação. Inter. (Enrug.)	Modo de falha encontrado
					338	418	392	-	0,95	0,88	ESCOAM
				153	371	418	392	-	1,01	0,96	ESCOAM
				155	397	418	392	-	1,06	1,02	ESCOAM
			12.50		388	418	392	-	1,01	0,99	ESCOAM
			12,50		340	418	392	-	0,96	0,88	ESCOAM
				200	355	418	392	-	0,95	0,91	ESCOAM
				209	389	418	392	-	1,03	1,00	ESCOAM
					404	418	392	-	1,06	1,03	ESCOAM
					346	434	400	-	0,94	0,88	ESCOAM
				153	351	434	400	-	0,90	0,88	ESCOAM
				177	408	434	400	-	1,05	1,03	ESCOAM
				408	434	400	-	1,03	1,02	ESCOAM	
				350	434	400	-	0,96	0,89	ESCOAM	
			16,00	200	354	434	400	-	0,91	0,89	ESCOAM
				207	412	434	400	-	1,07	1,04	ESCOAM
n	3.0	barra			420	434	400	-	1,07	1,05	ESCOAM
	5,0	50			351	434	400	-	0,96	0,90	ESCOAM
				227	355	434	400	-	0,92	0,90	ESCOAM
				207	411	434	400	-	1,06	1,03	ESCOAM
					420	434	400	-	1,07	1,05	ESCOAM
					372	448	407	-	1,00	0,94	ESCOAM
				209	364	448	407	-	0,91	0,90	ESCOAM
				207	429	448	407	-	1,08	1,06	ESCOAM
					427	448	407	-	1,05	1,05	ESCOAM
					368	448	407	-	0,99	0,93	ESCOAM
			19.00	237	366	448	407	-	0,92	0,91	ESCOAM
			12,00	10.0	429	448	407	-	1,08	1,06	ESCOAM
					427	448	407	-	1,05	1,05	ESCOAM
					382	448	407	-	1,03	0,96	ESCOAM
				293	382	448	407	-	0,97	0,95	ESCOAM
					442	448	407	-	1,12	1,09	ESCOAM
					446	448	407	-	1,11	1,10	ESCOAM

## TABELA 6.11 – Resistências, Equações de Interação e Modos de Falha $(t_w=3,0 \text{ mm} - \text{barra quadrada 50 mm})$

	DADOS DA VIGA				RESULTADOS FINAIS								
e (mm)	t <sub>w</sub> (mm)	Tipo Trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	Força P <sub>S</sub> (kN)	P <sub>RF</sub> Escoam. da alma (kN)	P <sub>RF</sub> Enrug. da alma (kN)	P <sub>RF</sub> Flamb. global da alma (kN)	Equação Inter. (Escoam.)	Equação. Inter. (Enrug.)	Modo de falha encontrado		
					593	816	666	-	1,05	0,99	ESCOAM		
				152	666	816	666	-	1,08	1,06	ESCOAM		
				155	669	816	666	-	1,02	1,04	ENRUG		
			12.50		666	816	666	-	0,96	1,02	ENRUG		
			12,00		601	816	666	-	1,06	1,00	ESCOAM		
				200	674	816	666	-	1,10	1,07	ESCOAM		
				209	708	816	666	-	1,09	1,10	ENRUG		
					698	816	666	-	1,02	1,07	ENRUG		
					599	832	674	-	1,04	0,99	ESCOAM		
				153	667	832	674	-	1,07	1,05	ESCOAM		
				155	684	832	674	-	1,03	1,05	ENRUG		
					709	832	674	-	1,02	1,08	ENRUG		
				601	832	674	-	1,05	0,99	ESCOAM			
			16,00	200	677	832	674	-	1,09	1,07	ESCOAM		
			10,00	209	709	832	674	-	1,07	1,09	ENRUG		
0	20	TD 25			719	832	674	-	1,04	1,09	ENRUG		
Ů	,0	11(-2)			601	832	674	-	1,05	0,99	ESCOAM		
				227	690	832	674	-	1,11	1,09	ESCOAM		
				237	685	832	674	-	1,03	1,05	ENRUG		
					743	832	674	-	1,08	1,13	ENRUG		
					603	846	680	-	1,03	0,98	ESCOAM		
				200	684	846	680	-	1,08	1,07	ESCOAM		
				209	674	846	680	-	0,99	1,02	ENRUG		
					736	846	680	-	1,05	1,11	ENRUG		
					603	846	680	-	1,03	0,98	ESCOAM		
			10.00	227	679	846	680	-	1,07	1,06	ESCOAM		
			1,00	102	701	846	680	-	1,04	1,07	ENRUG		
					698	846	680	-	0,99	1,05	ENRUG		
					604	846	680	-	1,04	0,99	ESCOAM		
				293	659	846	680	-	1,03	1,03	ESCOAM		
				2/3	681	846	680	-	1,00	1,03	ENRUG		
					731	846	680	-	1,04	1,10	ENRUG		

## TABELA 6.12 – Resistências, Equações de Interação e Modos de Falha $(t_w=3,0 \text{ mm} - \text{TR-25})$

.

	DAD	DS DA	VIGA		RESULTADOS FINAIS								
e (mm)	t <sub>w</sub> (mm)	Tipo Trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	Força <i>P</i> <sub>S</sub> (kN)	P <sub>RF</sub> Escoam. da alma (kN)	P <sub>RF</sub> Enrug. da alma (kN)	P <sub>RF</sub> Flamb. global da alma (kN)	Equação Inter. (Escoam.)	Equação. Inter. (Enrug.)	Equação. Inter. (Flamb)	Modo de falha encontrado	
					625	1020	813	1048					
				152	726	1020	813	947	1,00	0,97	0,77	ESCOAM	
				200	726	1020	813	831	0,92	0,93	0,87	FLAMB	
			12.50		709	1020	813	709	0,84	0,89	1,00	FLAMB	
			12,50		621	1020	813	1048					
				200	747	1020	813	947	1,04	1,00	0,79	ESCOAM	
				209	756	1020	813	831	0,97	0,98	0,91	FLAMB	
					735	1020	813	709	0,88	0,93	1,04	FLAMB	
					644	1036	820	1061					
				152	766	1036	820	958	1,05	1,02	0,80	ESCOAM	
				200	743	1036	820	841	0,93	0,95	0,88	FLAMB	
					734	1036	820	718	0,86	0,92	1,02	FLAMB	
					629	1036	820	1061					
			16.00	200	753	1036	820	958	1,03	1,00	0,79	ESCOAM	
			16,00	209	772	1036	820	841	0,98	0,99	0,92	ENRUG	
0	2.0	TD 27			793	1036	820	718	0,95	1,00	1,10	FLAMB	
U	3,0	1K-57			621	1036	820	1061					
				227	767	1036	820	958	1,05	1,03	0,80	ESCOAM	
				237	791	1036	820	841	1,01	1,02	0,94	ENRUG	
					810	1036	820	718	0,98	1,02	1,13	FLAMB	
					643	1050	826	1072					
				200	773	1050	826	968	1,05	1,03	0,80	ESCOAM	
				209	806	1050	826	850	1,02	1,03	0,95	ENRUG	
					842	1050	826	725	1,01	1,06	1,16	FLAMB	
					633	1050	826	1072					
			10.00	227	751	1050	826	968	1,01	0,99	0,78	ESCOAM	
			19,00	237	782	1050	826	850	0,98	1,00	0,92	ENRUG	
					814	1050	826	725	0,97	1,02	1,12	FLAMB	
					615	1050	826	1072					
				202	768	1050	826	968	1,04	1,02	0,79	ESCOAM	
				673	797	1050	826	850	1,00	1,02	0,94	ENRUG	
					831	1050	826	725	0.99	1.04	1.15	FLAMB	

## TABELA 6.13 – Resistências, Equações de Interação e Modos de Falha $(t_w=3,0 \text{ mm} - \text{TR}-37)$

### 6.4 ANÁLISE ESTATÍSTICA DOS RESULTADOS

Com os resultados encontrados na análise numérica, por meio do programa Ansys, e os encontrados aplicando-se as fórmulas propostas, fez-se uma análise estatística de forma a se verificar a correlação entre eles.

Considerando os valores da relação  $P_{RF}$  /média $P_R$  (para escoamento e enrugamento da alma) e os valores de  $P_{RF}/P_R$  (para flambagem global da alma), apresentados nas tabelas 6.1 e 6.7, os resultados dessa análise estatística são apresentados a seguir.

A média encontrada foi:

$$\overline{X} = \frac{1}{n} \sum_{i=1}^{n} \frac{P_{formula,i}}{P_{Ansys,i}} \Longrightarrow \qquad \overline{X} = \frac{1}{n} \sum_{i=1}^{n} \frac{P_{RF,i}}{P_{R,i}} \Longrightarrow \qquad \overline{X} = 0.97$$

sendo, n = número de vigas analisadas

 $P_{RF}$ = resultados encontrados pelas fórmulas propostas

 $P_R$ = resultados encontrados pelo programa Ansys, observando-se que para escoamento e enrugamento estes valores são uma média dos resultados encontrados no grupo de vigas analisado.

O desvio padrão dos erros  $\delta_i$ , com  $\delta_i = \frac{1}{\overline{X}} \frac{P_{RF,i}}{P_{R,i}}$ , é dado por:

$$s_{\delta} = \sqrt{\frac{1}{n-1} \left( \sum_{i=1}^{n} \delta_{i}^{2} - n\overline{\delta}^{2} \right)} = \overline{s_{\delta} = 0.05}$$

O coeficiente de correlação entre os valores dos resultados das fórmulas e os valores dos resultados do Ansys é dado por:

$$\rho = \frac{\sum_{i=1}^{n} P_{Ansys,i} P_{formula,i} - n\overline{P}_{Ansys} \overline{P}_{formula}}{n.s_{PAnsys} S_{Pformula}} = \rho = 0.99$$

sendo, s<sub>PAnsys</sub>= desvio padrão dos resultados do Ansys s<sub>Pformula</sub>= desvio padrão dos resultados das fórmulas

### 6.5 COMPARAÇÕES COM FÓRMULAS PROPOSTAS POR OUTROS PESQUISADORES

#### 6.5.1 NOVAK e MACHACEK (1999) e NOVAK e MACHACEK (2000)

Comparam-se as resistências encontradas nesta pesquisa com as resistências nominais sugeridas por NOVAK e MACHACEK (1999) e NOVAK e MACACHEK (2000), citadas no item 3.3.2:

$$F_{Rk} = 1,33t_{w}^{2} \left( Ef_{yw} \right)^{0.5} \left( t_{f} / t_{w} \right)^{0.5}$$

$$F_{Rk} = (78,9t_w + 3,2t_f - 14,7) \times \sqrt[3]{\frac{I_f + I_R}{I_f + I_R^*}} \le 270 \times \sqrt[3]{\frac{I_f + I_R}{I_f + I_R^*}}, [kN]$$

Onde:

 $t_w$  = espessura da alma senoidal

 $t_f$  = soma da espessura da mesa com a espessura (altura) do trilho.

 $I_f$  e  $I_R$  são os momentos de inércia da mesa e do trilho, respectivamente, em relação ao seu eixo horizontal (mm<sup>4</sup>).

$$I_f = \frac{b_f \times t_f^3}{12}$$

 $I_R^*$ é o momento de inércia da barra usada nos ensaios, 50x30 mm;  $I_R^* = 112500 \text{ mm}^4$ .

Somente para a segunda equação, como o aço considerado pelos pesquisadores possui uma resistência ao escoamento de 215 MPa, faz-se a correção para o valor da resistência do aço em questão, 300 MPa, ou seja:

$$F_{Rk} = F_{Rk(equação)} \times \sqrt{\frac{300}{215}}$$

Os autores NOVAK e MACHACEK (2000) não sugerem interação com a força cortante.

NOVAK e MACHACEK (2000) também limitam a fórmula em 270 kN, para excentricidades iguais a 20 mm e 270 kN + 10% para excentricidades nulas, ou seja, 297 kN. Esses limites serão mantidos mesmo com a alteração da resistência ao escoamento do aço.

Nas TAB.6.14 e 6.15 mostram-se esses valores e comparam-se os mesmos com as resistências do presente estudo.

	DADOSI	DA VIGA	2	NOVA	K e MACHA	CEK (2000)	NOVAK e MACHACEK (1999)	Present	e Estudo
								P <sub>RF</sub>	PRF
t <sub>w</sub>	Tipo	$t_f$	$b_f$	$I_f$	$I_R$	$F_{Rk}$	 $F_{Rk}$	Escoam.	Enrug.
(mm)	trilho	(mm)	(mm)	(mm4)	(mm4)	(kN)	 (kN)	da alma	da alma
								(kN)	(kN)
				24902	520800	297	230	279	241
			153	24902	520800	297	230	279	241
				24902	520800	297	230	279	241
2.0	barra	12.50		24902	520800	297	230	279	241
2,0	50			34017	520800	297	230	279	241
			209	34017	520800	297	230	279	241
				34017	520800	297	230	279	241
				34017	520800	297	230	279	241
				52224	520800	297	237	289	246
			153	52224	520800	297	237	289	246
				52224	520800	297	237	289	246
				52224	520800	297	237	289	246
				71339	520800	297	237	289	246
20	barra	16.00	209	71339	520800	297	237	289	246
2,0	50			71339	520800	297	237	289	246
				71339	520800	297	237	289	246
				80896	520800	297	237	289	246
			237	80896	520800	297	237	289	246
				80896	520800	297	237	289	246
				80896	520800	297	237	289	246
				119461	520800	297	242	299	251
			209	119461	520800	297	242	299	251
				119461	520800	297	242	299	251
				119461	520800	297	242	299	251
				135465	520800	297	242	299	251
2.0	barra	19.00	237	135465	520800	297	242	299	251
_,_	50			135465	520800	297	242	299	251
				135465	520800	297	242	299	251
				167474	520800	297	242	299	251
			293	167474	520800	297	242	299	251
				167474	520800	297	242	299	251
				167474	520800	297	242	299	251

TABELA 6.14 – Comparações com NOVAK e MACHACEK (1999 e 2000)  $(t_w=2,0 \text{ mm} - \text{trilho barra quadrada 50 mm})$ 

	DADOSI	DA VIGA	L	NOVAK e MACHACEK (2000)			NOVAK e MACHACEK (1999)	Present	e Estudo
								P <sub>RF</sub>	P <sub>RF</sub>
ťψ	Tipo	$t_f$	$b_f$	$I_f$	I <sub>R</sub>	$F_{Rk}$	 $F_{Rk}$	Escoam.	Enrug.
(mm)	trilho	(mm)	(mm)	(mm4)	(mm4)	(kN)	 (kN)	da alma	da alma
								(kN)	(kN)
				24902	4130000	297	307	544	420
			153	24902	4130000	297	307	544	420
			133	24902	4130000	297	307	544	420
20		12.50		24902	4130000	297	307	544	420
2,0	18-25	12,50		34017	4130000	297	307	544	420
			200	34017	4130000	297	307	544	420
			205	34017	4130000	297	307	544	420
				34017	4130000	297	307	544	420
				52224	4130000	297	312	555	425
			152	52224	4130000	297	312	555	425
			100	52224	4130000	297	312	555	425
			52224	4130000	297	312	555	425	
				71339	4130000	297	312	555	425
20		10.00	200	71339	4130000	297	312	555	425
2,0	18-20	10,00	203	71339	4130000	297	312	555	425
				71339	4130000	297	312	555	425
				80896	4130000	297	312	555	425
			727	80896	4130000	297	312	555	425
			2.57	80896	4130000	297	312	555	425
				80896	4130000	297	312	555	425
				119461	4130000	297	316	564	429
			200	119461	4130000	297	316	564	429
			205	119461	4130000	297	316	564	429
				119461	4130000	297	316	564	429
				135465	4130000	297	316	564	429
20		10.00	727	135465	4130000	297	316	564	429
2,0	2,0 TR-25 19,00	13,00	237	135465	4130000	297	316	564	429
				135465	4130000	297	316	564	429
				167474	4130000	297	316	564	429
			202	167474	4130000	297	316	564	429
			290	167474	4130000	297	316	564	429
				167474	4130000	297	316	564	429

### TABELA 6.15 – Comparações com NOVAK e MACHACEK (1999 e 2000) $(t_w=2,0 \text{ mm} - \text{trilho TR-25})$

Observação: Para as vigas com o trilho TR-25, os valores de  $F_{Rk}$  encontrados pela fórmula de NOVAK e MACHACEK (2000) seriam muito superiores ao limite utilizado de 297 kN.

Analisando-se os resultados das tabelas anteriores conclui-se que a fórmula de NOVAK e MACHACEK (2000) só seria aplicável a vigas com trilhos pequenos de barra quadrada, já que os valores encontrados para vigas com trilhos TR-25 estão bem acima do valor limite mencionado pelos autores. Observa-se que seus ensaios foram realizados com a força aplicada sobre uma chapa com altura de 30 mm.

Além da comparação feita entre as fórmulas recomendadas neste estudo e as fórmulas desenvolvidas por NOVAK e MACHACEK (2000), utiliza-se o modelo do Ansys, desenvolvido neste trabalho, para analisar os resultados de um determinado ensaio de NOVAK e MACHACECK (2000). Adota-se o ensaio feito com o modelo da FIG. 3.10, (aqui reapresentada – FIG.6.7) de uma viga com dois apoios rotulados. Para esta análise escolhe-se o ensaio realizado com uma força aplicada de excentricidade nula.



FIGURA 6.7 – Modelo típico com dois apoios rotulados [NOVAK e MACHACEK (2000)]

Utiliza-se a mesma modelagem desenvolvida neste estudo, apresentada no item 4. Alma, mesas, elementos de contato, condições de contorno e carregamentos seguem os itens 4.3, 4.4, 4.6 e 4.7, respectivamente. Alma e mesas com resistências ao escoamento, conforme NOVAK e MACHACEK (2000), iguais a 215 MPa. Para o trilho segue-se o mesmo conceito estabelecido no item 4.5, onde se adota um perfil T invertido preservando altura e momento de inércia da seção 50 x 30 mm. Na FIG. 6.8 apresenta-se este trilho com as dimensões adotadas para aplicação do modelo.





FIGURA 6.8 – Dimensões e propriedades do trilho seção 50x30 mm para Ansys,

em mm

Os dados e resultados apresentados na TAB. 6.16, a seguir, são os considerados e gerados pelo modelo do Ansys para essa nova viga. Como resultado da análise foi obtida uma força última igual a 217 kN.

		DAD	os da	VIGA			Al FL	NÁLISE D: AMBAGEI	E M	٩A	IÁLISE	PLÁS	ΓICA
e (mm)	t <sub>w</sub> (mm)	tipo trilho	t <sub>f</sub> (mm)	b <sub>f</sub> (mm)	H (mm)	L (mm)	Força Aplic. (kN)	auto- valor	F <sub>fl</sub> (kN)	parc.	Força Aplic. (kN)	fra- ção	F <sub>u</sub> (kN)
0	2,0	barra 30	20,0	250 (237)	665 (610)	1000 (930)	1000	0,60261	603	0,50	301	0,72	217
	1	1	1	1	1	1		1				7	<u>/</u>

## TABELA 6.16 – Resultados retirados do Ansys para a viga do ensaio de NOVAK e MACHACEK (2000)

Visando uma comparação com o resultado do ensaio encontrado por NOVAK e MACHACEK (2000), citado na TAB.3.4, novamente aqui reapresentada – TAB.6.17), obtem-se valor bem próximo do encontrado no Ansys.

Essa comparação serve como mais uma aferição do modelo de Élementos Finitos usado na análise numérica apresentada neste estudo.

TABELA 6.17 – Força de colapso média dos ensaios em perfis com alma senoidal de 2,0 mm [NOVAK e MACHACEK (2000)]

Eccentricity e [mm]	Average collapse loading Fung [kN]	Percentage [%]		
0	230	100,0		
20	228	99,0		
30	210	91,3		
40	208	90,4		

### 6.5.2 PASTERNAK E BRANKA (1999)

PASTERNAK e BRANKA (1999), citados em 3.3.2, propuseram a seguinte equação para o cálculo da resistência sob força localizada:

$$F_{ult} = 10 \left(\frac{W_{el}}{I_{wy}/t_w}\right)^{0,4} b_w t_w f_{yw}$$

Onde:

 $W_{el}$  é o módulo de resistência da mesa carregada com relação ao seu eixo de menor inércia;

$$W_{el} = \frac{b_f \times t_f^2}{6}$$

 $I_{wy}$  é o momento de inércia da alma senoidal em relação ao eixo longitudinal do perfil, referente ao comprimento da onda (*w*), dado por:

$$I_{wy} = 0.158t_w w^3 \left(\frac{b_w}{w}\right)^{2.12}$$

 $b_w$  é o dobro da amplitude da onda

 $t_w$  é a espessura da alma

 $f_{yw}$  é a resistência ao escoamento da alma

Na TAB.6.18 mostram-se esses valores e comparam-se os mesmos com as resistências do presente estudo.

DADOS DA VIGA				Cálculos PASTERNAK e BRANKA (1999)			Presente Estudo tw=2,0mm trilho barra quadrada 50mm		
+	Tino	ta	ba	Н	Ι	F.		$P_{RF}$	P <sub>RF</sub>
Ψ <sup>ω</sup> (marked)	trilleo	6 g (	(mark)	(	- wy / 4	2 ult (1-ND		Escoam.	Enrugam.
(mm)	27 11/10	(mm)	(mm)	(mm)	(mm )	(KIA)		da alma	da alma
2,0	barra 50	12,50	153	610	66611	103		279	241
				806	66611	103		279	241
				1002	66611	103		279	241
				1198	66611	103		279	241
			209	610	66611	116		279	241
				806	66611	116		279	241
				1002	66611	116		279	241
				1198	66611	116		279	241
2,0		16,00	153	610	66611	125		289	246
	barra 50			806	66611	125		289	246
				1002	66611	125		289	246
				1198	66611	125		289	246
			209	610	66611	142		289	246
				806	66611	142		289	246
				1002	66611	142		289	246
				1198	66611	142		289	246
			237	610	66611	149		289	246
				806	66611	149		289	246
				1002	66611	149		289	246
				1198	66611	149		289	246
2,0	barra 50	19,00	209	610	66611	163		299	251
				806	66611	163		299	251
				1002	66611	163		299	251
				1198	66611	163		299	251
			237	610	66611	171		299	251
				806	66611	171		299	251
				1002	66611	171		299	251
				1198	66611	171		299	251
			293	610	66611	186		299	251
				806	66611	186		299	251
				1002	66611	186		299	251
				1198	66611	186		299	251

TABELA 6.18 – Comparações com PASTERNAK e BRANKA (1999)

Analisando-se os resultados da tabela acima conclui-se que a grande diferença entre os valores das resistências obtidas pela fórmula de PASTERNAK e BRANKA (1999) e as resistências obtidas pelas formulações recomendadas neste estudo, é devida à não existência do trilho nos estudos de PASTERNAK e BRANKA. A presença do trilho permite uma distribuição da força sobre a viga, evitando a aplicação direta desta em uma pequena área do elemento da viga.

# 7

### CONCLUSÕES E RECOMENDAÇÕES PARA TRABALHOS FUTUROS

### 7.1 CONCLUSÕES

### 7.1.1 Interações com a Força Cortante

De posse dos resultados do Ansys, primeiramente conclui-se que a razão para o aumento da força última com a altura (mantida a espessura da alma), em geral, é a interação entre os efeitos da força local aplicada e da força cortante gerada.

Desenvolveram-se equações de interações que determinam diferentes influências da força cortante, dependendo dos estados limites últimos. Conclui-se que no caso de escoamento da alma a interação com a força cortante é mais forte. Para o enrugamento da alma essa interação é muito menor e para flambagem global da alma não há interação com a força cortante.

### 7.1.2 Trilhos

O tipo de trilho influencia em diversos aspectos. Como a força localizada é aplicada sobre o trilho em um pequeno comprimento, o comprimento de distribuição L' dessa força sobre a viga é bem maior do que sobre o trilho. Assim, quanto maior a altura do trilho, maior esse comprimento de distribuição, ou seja, maior a região onde ocorre pressão de contato entre o trilho e a viga.

Conclui-se também que esse comprimento de distribuição não é proporcional à altura do trilho. Isso explica o termo de correção,  $\left(\frac{h_{tr}}{h_{ref}}\right)^{\alpha}$ , nas fórmulas para o cálculo do comprimento *L*'.

Para vigas com as mesmas características, quanto menor a altura do trilho, ou seja, quanto menor o comprimento de distribuição da força aplicada sobre a viga, menor o valor da força  $F_{fl}$  de flambagem elástica, em geral. Isso também acontece com as forças últimas  $F_u$ , que, para vigas com mesmos parâmetros, têm valores crescentes com o aumento da altura do trilho.

Quanto menor a altura do trilho, menor é o comprimento de distribuição da força sobre a viga e, portanto, desenvolve-se uma solicitação mais concentrada na viga. Assim, para trilhos baixos há maior possibilidade de ocorrerem falhas locais, como o escoamento e o enrugamento da alma. Já a flambagem global da alma tem maior probabilidade de ocorrer em vigas com trilhos de alturas maiores, devido ao maior comprimento de distribuição da força sobre a viga.

Como já mencionado, para este estudo a resistência ao escoamento do aço do trilho foi adotada com um valor elevado para que o trilho trabalhasse sempre no regime elástico. Isso realmente ocorreu, porém alguns trilhos alcançaram tensões de von Mises elevadas se comparadas com as resistências usuais dos aços dos trilhos no mercado. Essas tensões elevadas nos trilhos ocorreram em vigas com almas de 3,0 mm, onde as forças

últimas são maiores, atingindo valores consideráveis nos trilhos de barra quadrada com 50 mm, por serem mais flexíveis.

Sendo assim, nas vigas com alma de 3,0 mm e trilhos barra quadrada 50 mm, o presente estudo só é válido para resistência ao escoamento do aço do trilho maior que a tensão de von Mises alcançada nos resultados. Como esse nível de resistência ao escoamento não é usual, conclui-se que a resistência a forças localizadas, no caso da alma de 3 mm, é limitada pelo trilho barra quadrada 50 mm.

### 7.1.3 Alturas das vigas

A altura da viga, H, tem influência no estado limite flambagem global da alma. É fisicamente lógico que a flambagem global ocorra em vigas com grandes alturas.

Para o escoamento da alma, as equações de interação propostas apresentaram valores de resistência à força localizada isolada ( $P_R$ ), para vigas com todos os parâmetros idênticos, porém com alturas diferentes, bastante próximos entre si, ou seja, praticamente sem influência da altura. Algumas diferenças ocorreram, atribuídas a imprecisões das análises numéricas.

Concluiu-se também, com relação à variação de altura das vigas, para grupos de vigas com mesmos parâmetros variando somente a altura, onde ocorrem estados limites diferentes, que as vigas com menores alturas sofrem escoamento local da alma e as com maiores alturas sofrem enrugamento ou flambagem global antes do escoamento. Esse fato é fisicamente evidente devido à menor rigidez lateral da alma das vigas mais altas.

#### 7.1.4 Mesas das vigas

Na grande maioria dos casos as mesas não atingem sua resistência ao escoamento, considerada igual a 350 MPa. Para as vigas com espessura de alma de 3,0 mm com os trilhos barra quadrada de 50 mm, as tensões nas mesas aproximam-se desse limite

chegando mesmo a atingi-lo. Ocorre que, após a alma atingir seu estado limite último, ela deixa de dar sustentação para a mesa, que se deforma e atinge seu escoamento. Verificando-se um passo anterior ao considerado último, encontra-se a alma já no escoamento e a mesa abaixo do escoamento.

Na fórmula para o enrugamento da alma dada na ABNT NBR8800:2008 considera-se a espessura da mesa influenciando a resistência de forma acentuada. Esse aumento considerável da resistência com o aumento da espessura da mesa não é observado nos resultados obtidos para as vigas de alma senoidal, devido à presença dos trilhos em todos os casos analisados. Para corrigir essa diferença, estabelece-se um fator de redução na formulação proposta.

### 7.1.5 Outras Conclusões

O maior resultado de somatório das equações de interação, obtidas com as resistências  $P_{RF}$  dadas para os três estados limites, corresponde ao modo de falha crítico da viga.

As previsões dos valores de  $P_R$ , por meio das formulações propostas, apresentam boa conformidade com os valores obtidos por meio das equações de interação também propostas e dos resultados das análises numéricas, para todos os casos de falha - escoamento da alma, enrugamento da alma e flambagem global da alma.

ELGAALY e SESHADRI (1997) apresentam duas equações de interação da força localizada com a força cortante, uma com expoentes de 1,8, citadas em ELGAALY (1983), para vigas de almas planas, e outra com expoentes de 1,25, recomendada por ser mais conservadora. Neste estudo são adotados os expoentes de 1,25, para o escoamento.

Todos os procedimentos recomendados são para casos de vigas com forças localizadas afastadas do apoio pelo menos da metade do comprimento de distribuição, L', da força sobre a viga.

Finalmente conclui-se que almas senoidais de 3 mm têm uma capacidade local apreciável e que o desenvolvimento dessa capacidade depende do uso de um trilho com resistência superior ao das barras quadradas usuais de 50 mm. Por outro lado, conclui-se também que, na maioria dos casos, o uso de trilhos superiores ao TR-25 não traz vantagem adicional porque o ganho de resistência não seria de grande relevância.

No presente estudo, recomenda-se, para a determinação da resistência de cálculo a forças localizadas, um coeficiente de segurança preliminar de 1,20, cujo o valor definitivo deverá ser estabelecido após análise experimental e de confiabilidade.

$$P_{Rd} = \frac{P_R}{1,20}$$

### 7.2 RECOMENDAÇÕES PARA TRABALHOS FUTUROS

No capítulo sobre as vigas com força excêntrica foi citada a necessidade de uma discretização melhor dos trilhos devido às grandes diferenças de valores entre as forças últimas com força excêntrica e com excentricidade nula.

Nesse estudo o comprimento de distribuição da força localizada sobre a viga, proposto nas fórmulas, é válido somente para vigas com forças localizadas a uma distância do apoio de no mínimo a metade desse comprimento. Para se propor uma fórmula para o cálculo do comprimento *L*' para os casos de forças localizadas próximas aos apoios são necessários novos estudos.

A verificação à fadiga para vigas de rolamentos é um procedimento de extrema importância já que o funcionamento da ponte rolante resulta em alterações de tensões nos elementos da viga. Provavelmente, para efeitos de fadiga, a força localizada deve ser limitada pelo início do escoamento da alma que, conforme já comentado, é da ordem de 40% da correspondente ao estado limite último.

Fica também a recomendação de se estudar essas forças localizadas interagindo com o momento fletor, considerando comprimentos maiores de vigas.

É muito importante que esse estudo seja validado experimentalmente, sendo que, para fadiga, a análise experimental é indispensável.

# 8

### **REFERÊNCIAS BIBLIOGRÁFICAS**

ABNT NBR 8800:2008. Associação Brasileira de Normas Técnicas. *Projeto de Estrutura de Aço de Estrutura Mista de Aço e Concreto de Edifícios*. Rio de Janeiro.

ANSI AISC 360-05: 2005. American National Standard ANSI/AISC 360-05, 2005 Specification for Structural Steel Building. AISC, Chicago, Illinois, Estados Unidos da América.

ARAVENA e EDLUND (1987). Aravena, L. e Edlund, B. "Buckling of trapezoidally corrugated webs". Rep. *ECCS Colloquium on Stability of Plates and Shells,* Ghent Univ.,Belgium, 107-116.

BERGFELT (1983). Bergfelt, A "Girder web stiffening for patch loading. CTH Division of Steel and Timber Structures, Publ. S 83:1, Göteborg, 1983.

BRANKA (1999), Branka, P. "Tragverhalten von Trager mit Schlanken, Ebenen und Profilierten Stege" – Dissertação de Doutorado – Universidade de Brandemburgo, Cottbus, Alemanha.

CALENZANI *et al* (2007). Calenzani, A.F.G., Fakury, R.H., Paula, F.A., Rodrigues, F.C., Queiroz, G., Pimenta, R.J. "Determinação da Rigidez Rotacional de Vigas Mistas de Alma Senoidal no Estado Limite de Flambagem Lateral com Distorção" – CMNE/CILAMCE, 2007, Porto, Portugal.

CALENZANI (2008). Calenzani, A.F.G. "Proposição de Procedimento para a Determinação da Rigidez Rotacional de Vigas Mistas Contínuas e Semicontínuas com Perfis de Alma Senoidal" – Tese de Doutorado, 2008. Universidade Federal de Minas Gerais, Belo Horizonte.

CAMARGO (2010). Camargo, A.L. "Determinação da Capacidade Resistente à Força Cortante de Perfis de Alma Senoidal em Situação de Incêndio" – Dissertação de Mestrado, 2010. Universidade Federal de Minas Gerais, Belo Horizonte.

EASLEY, J.T. (1975) – "Buckling Formulas for Corrugated Metal Shear Diaphragms" – Journal of the Structural Division, ASCE, July 1975, pp. 1403-1417.

ELGAALY *et al.*(1996). Elgaaly, M., Seshadri, A. & Hamilton, R.W. "Shear Strength of Beams with Corrugated Webs" – Journal of Structural Engineering, pp.390-397, 1996, Estados Unidos da América.

ELGAALY (1983). Elgaaly, M. "Web Design Under Compressive Edge Loads" – Engineering Journal, AISC, Fourth Quarter, 1983, Estados Unidos da América.

ELGAALY e SESHADRI (1997). Elgaaly, M. & Seshadri, A. "Girders with Corrugated Webs Under Partial Compressive Edge Loading" – Journal of Structural Engineering, pp.783-790, 1997, Estados Unidos da América.

GLP - Corrugated Plate Industry - site <u>www.cpi-glp.com/</u>

HACKBARTH JÚNIOR (2006) – Hackbarth Júnior, H. "Estudo de Flambagem Lateral com Torção de Vigas de Aço de Alma Senoidal" – Dissertação de Mestrado 2006. Universidade Federal de Minas Gerais, Belo Horizonte.

GONZAGA (2008). Gonzaga, L.G.M. "Análise Numérico-Experimental de Flambagem Lateral com Torção e de Ligações em Vigas com Perfís de Alma Corrugada Senoidal" – Tese de Doutorado, 2008. Universidade Federal de Minas Gerais, Belo Horizonte.

MACHACEK e TUMA (2006). Machacek, J. e Tuma, M. "Fatigue Life of Girders with Undulating Webs" – Journal of Constructional Steel Research 62 (2006), 168-177, Elsevier.

MARTINS (2008). Galvão, A. "Estudo do Comportamento de Vigas Mistas Biapoiadas e Semicontínuas com Perfis de Alma Senoidal" – Projeto de Tese de Doutorado, 2008. Universidade Federal de Minas Gerais, Belo Horizonte.

MARTINS (2009). Galvão, A. "Estudo do Comportamento de Vigas Mistas com Perfil de Alma Senoidal" – Tese de Doutorado, 2009. Universidade Federal de Minas Gerais, Belo Horizonte.

NOVAK e MACHACEK (1998). Novak, R. e Machacek, J. "Girders with Undulating Webs" – CTU Report (em tcheco), Department of Steel Structures, CTU (Czech Technical University in Prague), 1998, Praga, República Tcheca.

NOVAK e MACHACEK (1999). Novak, R. e Machacek, J. "Local Buckling of Undulating Webs" – Departament of Steel Structures, CTU (Czech Technical University in Prague), 1999, Praga, República Tcheca.

NOVAK e MACHACEK (2000). Novak, R. e Machacek, J. "Design Resistance of Undulating Webs under Patch Loading" – Proceedings of the 3<sup>rd</sup> Internacional Conference "Coupled Instabilities in Metal Structures CIMS'2000, 371-378, 2000, Lisboa, Portugal.

PASTERNAK (1996). Pasternak, H. "Expert Statement on the Transverse Force Load
Carrying Capacity of Corrugated Web Beams - Gutachterliche Stellungnahme zur
Querkrafttragfähigkeit von Wellstergträgern" – Braunschweig/Cottbus, 1996.
PASTERNAK e BRANKA (1999), Pasternak, H e Branka, P. "Tragverhalten von
Wellstegträgern unter lokaler Lasteinleitung" – Erscheint in Bauingenieur 5/99,
Alemanha, 1999.

PIMENTA (2007). Pimenta, R.J. "Perfis de Alma Senoidal: Proposição de Métodos de Cálculo e Análise da Confiabilidade Estrutural" - Projeto de Tese de Doutorado, 2007. Universidade Federal de Minas Gerais, Belo Horizonte.

PIMENTA (2008). Pimenta, R.J. "Perfis de Alma Senoidal: Proposição de Métodos de Cálculo e Análise da Confiabilidade Estrutural." – Tese de Doutorado, 2008.Universidade Federal de Minas Gerais, Belo Horizonte.

PINTO (2008). Pinto, E.L. "Análise Numérico-Experimental da Flambagem Local de Mesas de Perfis com Alma Senoidal" - Projeto de Tese de Doutorado, 2008. Universidade Federal de Minas Gerais, Belo Horizonte.

PLAIS (2009). Plais, W. "Perfis de Alma Senoidal" – Documento Técnico Codeme Engenharia S.A.

SAAL e HORNUNG (1995). Saal, H e Hornung, U. "Untersuchungen zur Einleitung dynamischer Lasten" Bericht Nr.943040, Univ. Karlsruhe, 1995

SCHWARZ (1990). Schwarz, L. "Prufbericht Uber Versuch an I-Tragern mit Gewelltem Stegblech" – Technische Universitat Wien, Institut fur Stahlbau, Alemanha, 1990.

SIOKOLA (1999). Siokola, W. "Corrugated Web Beam: Technical Documentation" – 4th Edition – Zeman & Co.

SOUZA (2006). Souza, D.G. "Estudo de Flambagem Local de Mesa de Perfis I com Alma Senoidal via Análise Não-Linear pelo MEF" – Dissertação de Mestrado, 2006. Universidade Federal de Minas Gerais, Belo Horizonte.

TEIXEIRA (2004). Teixeira, R.S. "Metodologia de Análise de Fadiga em Componentes Estruturais de Aço baseada na Mecânica da Fratura" – Dissertação de Mestrado, 2004. Universidade Federal de Minas Gerais, Belo Horizonte.