UNIVERSIDADE DE BRASÍLIA FACULDADE DE TECNOLOGIA DEPARTAMENTO DE ENGENHARIA MECÂNICA BACHARELADO EM ENGENHARIA MECÂNICA

JOYCE DE ALMEIDA GODINHO BOSCO

APLICAÇÃO DA TEORIA DA DISTÂNCIA CRÍTICA PARA ESTIMAR A VIDA DE COMPONENTES COM ENTALHE EM REGIME DE FADIGA DE MÉDIO CICLO

BRASÍLIA 2016

JOYCE DE ALMEIDA GODINHO BOSCO

APLICAÇÃO DA TEORIA DA DISTÂNCIA CRÍTICA PARA ESTIMAR A VIDA DE COMPONENTES COM ENTALHE EM REGIME DE FADIGA DE MÉDIO

Projeto de Graduação submetido ao Departamento de Engenharia Mecânica da Faculdade de Tecnologia da Universidade de Brasília - Campus Darcy Ribeiro, como requisito parcial para obtenção do grau de Bacharel em Engenharia Mecânica.

Área de pesquisa: Resistência dos Materiais

Orientador: Prof. JORGE LUIZ DE ALMEIDA FERREIRA

Faculdade de Tecnologia, Univesidade de Brasília - Campus Darcy Ribeiro Departamento de Engenharia Mecânica

JOYCE DE ALMEIDA GODINHO BOSCO

Este Projeto de Gadruação foi julgado adequado para a obtenção do Grau de Bacharel em Engenharia Mecânica, sendo aprovado pelo Departamento de Engenharia Mecânica, da Faculdade de Tecnologia, do Campus Darcy Ribeiro da Universidade de Brasília e pela banca examinadora:

Orientador: Prof. Jorge Luiz de Almeida Universidade de Brasília - UnB

> Prof. Edgar Nobuo Mamiya Universidade de Brasília - UnB

> Prof. Lucival Malcher Universidade de Brasília - UnB

Brasília, 30 de novembro de 2016



Agradecimentos

Agradeço, inicialmente à minha família, especialmente meu pai, pela enorme compreenção, paciência e apoio dados durantes todos esse anos. Sei o seu apoio, nada disso seria possível.

Agradeço ao meu namorado pelo apoio irrestrito, mesmo nos momentos de dúvida, e pela paciência e ajuda incansável para a concretude desse trabalho. Agradeço também meus muitos amigos, que se tornaram minha famíla em Brasília, ao eterno companherismo nessa jornada, presença nos momentos alegres e difíceis, e compreenção pelos momentos de ausência.

Finalmente, agradeço ao meu orintador Jorge Luiz de Almeida Ferreira, presença constante e dedicada à ajuda, sem o qual a execução desse trabalho não seria possível.

Resumo

Este trabalho consiste em uma revisão e análise crítica sobre as possibilidades do uso da reformulação da Teoria da Distância Crítica, aproximada pelo Método do Ponto, proposta pelos pesquisadores Susmel e Taylor (2007), para a previsão de vida, em regime de médio ciclo, de corpos enfraquecidos por qualquer tipo de entalhe sob regimes de tração e flexão para razões de carregamento de R=0.1 e R=-1 para o primeiro e R=0.1 para o segundo.

Abstract

This work consists of a review and critical analysis of the possibilities of using the reformulation of the Theory of Critical Distance, by the Point Method , proposed by Susmel and Taylor (2007) for the prediction of life in midle-cycle regime, for components weakened by any kind of notch and under both traction and flexion regimes for loading ratios of R=0.1 and R=-1 for the first and R=0.1 for the second.

Sumário

Li	sta d	e Figur	as as		
Li	sta d	e Tabel	las		
Li	Lista de Símbolos 1				
Li	sta d	e Abre	viações		
1	Intro	odução)	19	
	1.1	Motiva	ação	19	
	1.2	Objeti	vos	19	
	1.3	Organ	nização do Trabalho	20	
2	Frat	ura e F	-adiga	21	
	2.1	FADI	GA	21	
		2.1.1	Processo Histórico	21	
		2.1.2	Conceitos Básicos	22	
		2.1.3	Curva S-N	23	
		2.1.4	Efeito da Tensão Média	24	
		2.1.5	Concentradores de Tensão	25	
		2.1.6	Fator de Redução de Resistência à Fadiga	26	
		2.1.7	Efeito da concentração de tensões sobre a curva σ -N	27	
		2.1.8	Vidas em Alto, Baixo e Médio ciclo	27	
	2.2	MECÂ	ÀNICA DA FRATURA-Mecânica da Fratura Linear Elástica	29	

		2.2.1	Funções de Airy para a Tensão	29
		2.2.2	Solução para Problemas com Trinca	31
		2.2.3	Fator Intensidade de Tensão	33
		2.2.4	Tenacidade à Fratura	33
		2.2.5	Limitações Plásticas na MFLE	34
		2.2.6	Propagação de Trincas por Fadiga	35
		2.2.7	Diagrama de Kitagawa-Takahashi	37
	2.3	MODE ENTAI	ELO DE PREVISÃO DE VIDA EM COMPONENTES LHADOS - Enfoque da Distância Crítica	38
		2.3.1	Método do Ponto	39
		2.3.2	Método da Linha	40
		2.3.3	Método da Área	40
		2.3.4	TDC aplicada em regime de Médio Ciclo	40
3	Mét	odo Pr	oposto	42
3	Mét 6		oposto ções governantes da metodologia	42 44
3		Equaç	•	
3	3.1	Equaç Levan	ções governantes da metodologia	44
3	3.1 3.2	Equaç Levan	čões governantes da metodologia	44 44
3	3.1 3.2	Equaç Levan Projet	cões governantes da metodologia	44 44 45
3	3.1 3.2	Equaç Levan Projete 3.3.1 3.3.2 Aplica	cões governantes da metodologia	44 44 45 46
3	3.1 3.2 3.3	Equaç Levan Projete 3.3.1 3.3.2 Aplica Crítica	cões governantes da metodologia	44 44 45 46 48
3	3.1 3.2 3.3 3.4 3.5	Equaç Levan Projete 3.3.1 3.3.2 Aplica Crítica	cões governantes da metodologia	44 44 45 46 48
	3.1 3.2 3.3 3.4 3.5	Equaç Levan Projete 3.3.1 3.3.2 Aplica Crítica Interpe	cões governantes da metodologia	44 44 45 46 48 51 53
	3.1 3.2 3.3 3.4 3.5 Res	Equaç Levan Projete 3.3.1 3.3.2 Aplica Crítica Interpe ultados Comp	cões governantes da metodologia tamento das constantes materiais o dos Corpos de Prova Simulação numérica Tipos de Elementos e Convergência da Malha ção do Método do Ponto para levantamento da curva Distância a por Vida do Material olação para Vida Estimada	44 44 45 46 48 51 53

		4.2.2	Caso 3D	59
	4.3	Curva	s materiais L_{MP} -N e constantes de ajuste $\dots \dots \dots \dots$	62
		4.3.1	Caso 2D	63
		4.3.2	CASO 3D	64
	4.4	Gráfic	os da interpolação de Vida Estimada por Vida Prevista	66
		4.4.1	TRAÇÃO R=-1	67
		4.4.2	TRAÇÃO R=0.1	70
		4.4.3	FLEXÃO	73
5	Con	clusão	e Futuros trabalhos	74
6	Refe	erência	s Bibliográficas	77
-	do p pêndi	oonto p ce B -	Rotina do matlab para cálculo da distancia crítica pelo metodo ara R=0,1 em regime de tração Rotina do matlab para cálculo da distancia crítica pelo metodo ara R=0,1 em regime de flexão	80
				85
Αį			Rotina do matlab para cálculo da distancia crítica pelo metodo ara R=-1 em regime de tração	
	do p	onto p		
Αį	do p pêndi	oonto p ce D –	ara R=-1 em regime de tração Rotina no Ansys para o calculo do K_t CP D=3,5	90
A A	do p pêndi pêndi pêndi	ce D - ce E -	ara R=-1 em regime de tração Rotina no Ansys para o calculo do K_t CP D=3,5 Rotina no Ansys para o calculo do K_t CP D=8 Rotina no Ansys para o calculo do K_t entalhe em "v"com	90 95 101

Apêndice H – Rotina no Ansys para o calculo do K_t entalhe em "U"com

Apêndice I – Rotina no Ansys para o calculo do K_t entalhe em "U"com raio=5

em regime de flexão	129
Apêndice J – Rotina no Ansys para o calculo do K_t dO CP com furo de 3. mm para o caso 3D	.5 136
Apêndice K – Rotina no Ansys para o calculo do K_t dO CP com furo de 8 mm para o caso 3D	m 145
Apêndice L – Rotina no Ansys para o calculo do K_t dO CP com entalhe em de 1.5 mm para o caso 3D	U 154
Apêndice M – Rotina no Ansys para o calculo do K_t dO CP com entalhe em de 0.12 mm para o caso 3D	v 162
Apêndice N – Rotina no Ansys para o calculo do K_t dO CP com entalhe em de 0.383 mm para o caso 3D em flexão	v 170
Apêndice O – Rotina no Ansys para o calculo do K_t dO CP com entalhe em de 5 mm para o caso 3D em flexão	U 179
Apêndice P – Rotina no Matlab para vida estimada CP com furo de 3.5 mm R=-1	e 188
Apêndice Q - Rotina no Matlab para vida estimada CP com furo de 3.5 mm R=0.1	e 192
Apêndice R - Rotina no Matlab para vida estimada CP com furo de 8 mm R=-1	e 196
Apêndice S - Rotina no Matlab para vida estimada CP com furo de 8 mm R=0.1	e 200
Apêndice T – Rotina no Matlab para vida estimada CP com entalhe em U d	le

Apêndice U - Rotina no Matlab para vida estimada CP com entalhe em U de
1.5 mm e R=0.1 208

Apêndice V - Rotina no Matlab para vida estimada CP com entalhe em U de
5 mm, R=0.1 em flexão 212

Apêndice W - Rotina Ansys para aproximação para o caso EPD nos corpos
3D 216

Apêndice X - Tabelas dos resultados obtidos nas interpolações de Vida
Estimadas 217

204

1.5 mm e R=-1

Lista de Figuras

1	Relações à Fadiga (Meyers,2009)	23
2	Representação da curva σ -N (Da Rosa,2000)	24
3	Curva σ -N para diferentes tensões médias (Cutrim,2014)	25
4	Fator de concentração de tensões em uma placa de furo elíptico - (modificado Dowling, 2007)	26
5	Efeito do K_f sobre a curva S-N - (Da Rosa,2000)	27
6	Modos de Abertura (Ho Sung Kim,2013)	29
7	Sistema de coordenadas polares no plano x-y para a região próxima a uma trinca elíptica em placa infinita (Wang, 1996)	31
8	Representação zona plástica (Norton, 2013)	35
9	Limites da zona plástica (Dowling, 2007)	35
10	Esboço de uma curva da/dN típica - Santos,2013)	36
11	Diagrama de Kitagawa-Takahashi (da Silva, 2009)	38
12	Geometria dos corpos estudados sob tração-tração e tração-compressão (Taylor e Susmel,2007)	45
13	Geometria dos corpos estudados sob flexão (Taylor e Susmel,2007)	46
14	Primeira etapa da geração de corpos no Ansys	47
15	Segunda etapa da geração de corpos no Ansys	48
16	Terceira etapa da geração de corpos no Ansys	48
17	Elementos utilizados nas contruções dos CPs	49
18	Malha dos corpos sob Tração	50
19	Malha dos corpos sob flexão	50

20	Entalhe corpos sob Tração	51
21	Entalhes dos corpos sob flexão	51
22	Aplicação da distância crítica pelo método do ponto (Taylor e Susmel,2007-modificado)	52
23	Fluxograma da interpolação para vida estimada N_e (modificado - Cutrim, 2013)	54
24	Furo Ø 3,5 mm	56
25	Furo Ø 8 mm	57
26	Entalhe em U, $R = 1.5 \text{ mm} \dots \dots \dots \dots \dots$	57
27	Entalhe em V, $R = 0.12$	58
28	Entalhe em U, $R = 5$ mm em flexão	58
29	Entalhe em V, $R=0.383$ em flexão	59
30	Furo Ø 3,5 mm	59
31	Furo Ø 8 mm	60
32	Entalhe em U, $R = 1.5$ mm	60
33	Entalhe em V, $R=0,12$	61
34	Entalhe em U, $R = 5$ mm em flexão	61
35	Entalhe em V, $R = 0.383$ em flexão	62
36	Gráficos L_{MP} -N e K_t -N para R=-1 em tração	63
37	Gráficos L_{MP} -N e K_t -N para R=0.1 em tração	63
38	Gráficos L_{MP} -N e K_t -N para R=0.1 em flexão	64
39	Gráficos L_{MP} -N e K_t -N para R=-1 em tração, 3D	64
40	Gráficos L_{MP} -N e K_t -N para R=0.1 em tração, 3D	65
41	Gráficos L_{MP} -N e K_t -N para R=0.1 em flexão,3D	65
42	Gráficos da Interpolação para Vida Estimada do trabalho de Susmel e Taylor(2007)	66
43	Vida Estimada para Corpo furo de 3.5 mm e R=-1	67

44	Vida Estimada para Corpo furo de 8 mm e R=-1	68
45	Vida Estimada para Corpo com entalhe em U de raio 1.5 mm e R=-1	69
46	Vida Estimada para Corpo furo de 3.5 mm e R=0.1	70
47	Vida Estimada para Corpo furo de 8 mm e R=0.1e R=0.1	71
48	Vida Estimada para Corpo com entalhe em U de raio 1.5 mm e R=0.1 .	72
49	Vida Estimada para Corpo com entalhe em U de raio 5 mm, em flexão	
	para R=0.1	73

Lista de Tabelas

1	Comparação de K_ts	45
2	Comparação de $K_t s$ caso 2D	55
3	Comparação de $K_t s$ caso 3D	56
4	Constantes de ajuste para o caso 3D	62
5	Constantes de ajuste para o caso 2D	62
6	Vida Estimada CP furo 3.5 mm, R=-1, 2D	17
7	Vida Estimada CP furo 3.5 mm, R=-1, 3D	17
8	Vida Estimada CP furo 3.5 mm, R=0.1, 2D	17
9	Vida Estimada CP furo 3.5 mm, R=0.1, 3D	18
10	Vida Estimada CP furo 8 mm, R=-1, 2D	18
11	Vida Estimada CP furo 8 mm, R=-1, 3D	18
12	Vida Estimada CP furo 8 mm, R=0.1, 2D	19
13	Vida Estimada CP furo 8 mm, R=0.1, 3D	19
14	Vida Estimada para CP U 1.5 mm, R=-1, 2D	19
15	Vida Estimada para CP U 1.5 mm, R=-1, 3D	20
16	Vida Estimada para CP U 1.5 mm, R=0.1, 2D	20
17	Vida Estimada para CP U 1.5 mm, R=0.1, 3D	20
18	Vida Estimada para CP 5 mm, R=0.1, 2D, em flexão	21
19	Vida Estimada para CP 5 mm. B=0.1. 3D. em flexão	21

Lista de Símbolos

- Δ*K* Variação do Fator Intensidade de Tensões
- ΔK_{th} Limiar de Propagação de Trincas por Fadiga
- ΔS Amplitude entre a Tensão Máxima e a Tensão Mínima
- $\Delta\sigma_{eff}$ Tensão Efetiva
- ε_z Deformação na Direção z
- v Coeficiente de Poisson
- σ_a Tensão Alternada
- σ_m Tensão Média
- $\sigma_x, \sigma_y \sigma_z$ Tensões Normais em relação ao eixo de referência
- σ_e Limite de resistência à fadiga completamente corrigido
- σ_{max} Tensão Máxina nominal
- σ_{min} Tensão Mínima nominal
- σ_{nom} Tensão Nominal
- σ_{str} Limite de resistência à tração do material
- $au_x, au_y au_z$ Tensões Cisalhantes em relação ao eixo de referência
- *A,b* Constantes de Ajute da Curva de Wöhler
- *a*₀ Comprimento Ininial da Trinca
- *a_c* Comprimento Crítico da Trinca
- A_L, b_L Contantes de ajuste da curva L-N
- C,m constantes de ajuste do Diagrama de Paris.

- d_{MA} Distância Crítica pelo Método da Área
- d_{ML} Distância Crítica pelo Método da Linha
- *d_{MP}* Distância Crítica pelo Método do Ponto
- K Fator Intensidade de Tensão
- K_c Fator Tenacidade à Fratura
- *K_f* Fator de Redução de Resistência à Fadiga
- *K_I* Fator Intensidade de Tensão para o Modo I de Abertura
- K_{max} Fator Intensidade de Tensão correspondente ao carregamento máximo
- K_{min} Fator Intensidade de Tensão correspondente ao carregamento mínimo
- K_{tg} Fator Concentrações de Tensões Cálculado em Relação a Região gross
- *K_{tn}* Fator Concentrações de Tensões Cálculado em Relação a Região *net*
- *K_t* Fator de Concenração de Tensões Teórico
- L Distância Crítica
- *N* Vida
- N_e Vida estimada
- N_p Vida Prevista
- q Fator de Sensibilidade ao Entalhe do Material
- R Razão de carregamento

Lista de Abreviações

CC Condição de Contorno

CP, CPs Corpo de Prova, Corpos de Prova

EPD Estado Plano de Deformações

EPT Estado Plano de Tensões

MA Método de Área

MDC Método da Distância Crítica

MEF Método de Elementos Finitos

MF Mecânica da Fratura

MFLE Mecânica da Fratura Linear Estática

ML Método da Linha

MP Método do Ponto

TDC Teoria da Distância Crítica

INTRODUÇÃO

1.1 Motivação

Os materiais metálicos, quando submetidos a tensões flutuantes ou repetitivas rompem-se a tensões muito inferiores àquelas determinadas nos ensaios estáticos de tração e compressão. À medida que o desenvolvimento tecnológico incorporou novos componentes e equipamentos submetidos continuamente a esforços dinâmicos e a vibrações, o fenômeno da fadiga passou a representar uma das maiores causas de falha em serviço de componentes de materiais metálicos.

Na necessidade do estudo da fadiga dos materias, a Teoria da Distância Crítica, uma reformulação das ideias apresentadas por Neuber na Alemanha no século passado, se apresenta como uma possibiladade para a melhor predição de componente mecânicos pois independe da geometria entalhe estudado, facilitando sua pesquisa e aplicação.

A precisão na previsão de limites de fadiga na aplicação da TDC, para alto ciclo, apresenta erro dentro de um intervalo de cerca de 20% (Taylor,2007) e,mesmo que originalmente concebida para resolver o problema de fadiga de alto ciclo, ao longo dos últimos 80 anos, tem sido aplicada com sucesso nas mais diferentes áeras da disciplina estrutural e, esse trabalho, se propõe a analisar o estudo da vida em médio ciclo através da reformulação da TDC proposta por Susmel e Taylor em 2007.

1.2 Objetivos

O principal objetivo desse trabalho é analisar criticamente o uso da Teoria da Distância Crítica para previsão da vida em regime de médio cliclo através da reformulação da TDC proposta por Susmel e Taylor (2007). Para isso vamos,

- 1. Modelar diversos corpos de prova através so software *ANSYS*;
- 2. Estudar a convergência dos fatores teóricos de concentradores de tensão;
- 3. Usar a TDC em corpos de entalhe agudo para gerar uma curva material que relacione distância *L* à uma vida *N*;
- 4. Testar a eficiência da teoria em corpos de entalhes diversos através de uma interpolação para o cálculo de vida estimada N_e .

1.3 Organização do Trabalho

Capitulo 2: Trata-se de uma revisão teórica dos conceitos relacionados à Fadiga, Fratura, e Teoria da Distância Crítica;

Capitulo 3: Apresenta o método proposto para o estudo da TDC em regime de médio ciclo;

Capitulo 4: Apresentação dos resultados;

Capitulo 5: Conclusões e considerações finais sobre a metodologia e resultados obtidos.

FRATURA E FADIGA

2.1 FADIGA

Existe alguma confusão e uma ampla gama de definições para o processo de fadiga na Literatura. Meyers e Chawla (2009) apresentam uma definição simplificada para esse fenômeno, como sendo a degradação das propriedades materiais que acarretam a falha de um material ou componente sob carregamento cíclico.

Nota-se pela definição, que o processo de fadiga um problema que afeta qualquer componente estrutural ou parte que se move, tornando o estudo desse fenômeno de particular importância, principalmente levando-se em conta que é estimado (Dowling,2007) que 90% das falhas em serviço de componentes metálicos, que estão em movimento, podem ser atribuídas à processos de fadiga.

2.1.1 Processo Histórico

O processo de falha por fadiga têm sido objeto de estudo por mais de 150 anos. Em meados dos anos 1800, foi estudado por uma grande quantidade de indivíduos, em diversos países, em decorrência da falha não esperada de diversos componente metálicos, como trilhos de trens, engrenamentos e eixos que, após um curto período de funcionamento, apresentaram fraturas frágeis e repentinas.

Em 1843, o engenheiro e físico Macquorn Rankine, publicou um artigo sobre as causas das quebras inesperadas em trilhos de trens, na qual apresenta a hipótese de que o metal havia se deteriorado devido ao seu uso repetido, quando a textura fibrosa do ferro maleável assume gradativamente uma estrutura cristalizada, tornando-o frágil.

Entre 1850 e 1875, também inspirado nas falhas de trilhos de trens, o engenheiro August Whöler começou à estudar estratégias para evitar a falha por fadiga, para os mais diversos materiais metálicos e submetidos à carregamentos axiais, de torção

e de flexão. Ele concluiu que esse processo de falha ocorre somente quando há carregamento cíclico e é fortemente influênciado pela amplitude da tensão média.

2.1.2 Conceitos Básicos

Para Juvinall, "a fratura por fadiga se inicia com uma trinca minúscula (geralmente microscópica), em uma área crítica onde atua uma alta tensão local"e que, quase sempre, ocorre onde há um concentrador de tensões geométrico.

Esse processo é inicialmente caracterizado pelo aparecimento de deformações plásticas ou nucleações nesses pontos e é posteriormente caracterizado pela deterioração progressiva do material até o aparecimento de trincas de dimensões visíveis à olho nu e, provavelmente, à ruptura.

Diversas das relações matemáticas que descrevem o comportamento dos materiais à fadiga foram obtidas empiricamente. O processo de fadiga é controlado, sempre, por dois parâmetros que expressem a componente alternada e média. Geralmente usamos a tensão alternada σ_a (equação 2.1) e a tensão média σ_m (equação 2.2), mas também podemos usar σ_a e a razão de carregamento R (equação 2.4) ou σ_a e a tensão máxima σ_{max} . A variação de tensão ΔS é a diferença entre o nível máximo e mínimo de tensão (equação 2.3),

$$\sigma_a = \frac{\sigma_{max} - \sigma_{min}}{2} \tag{2.1}$$

$$\sigma_m = \frac{\sigma_{max} + \sigma_{min}}{2} \tag{2.2}$$

$$\Delta S = \sigma_{max} - \sigma_{min} \tag{2.3}$$

$$R = \frac{\sigma_{min}}{\sigma_{max}} \tag{2.4}$$

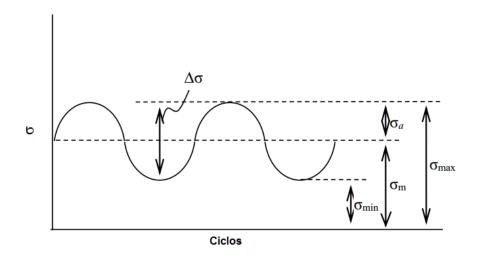


Figura 1: Relações à Fadiga (Meyers, 2009)

2.1.3 Curva S-N

A abordagem Tensão-Vida σ -N consiste na caracterização da vida em fadiga em termos da tensão nominal. Wöhler (1870), analisando o processo de fadiga em eixos ferroviários, sugeriu essa curva, que relaciona a amplitude de tensão nominal em um corpo de prova padrão com o número de ciclos até a fratura. Em 1910, Basquin notou que os dados gerados poderiam ser descritos por um modelo linear, em escala log-log, para os casos em que os dados de fadiga são provenientes de amostras aleatórias e apriximáveis por uma 'power function',

$$\sigma_a = A.N_f^b \tag{2.5}$$

onde A e b são constantes para o ajuste da curva.

Normalmente, como a curva $\sigma - N$ é obtida a partir de resultados de ensaios de fadiga utilizando corpos de prova padrão sem entalhe e em ambiente laboratorial, os limites de resistência à fadiga devem ser modificados para considerar, em seus valores finais, os multiplos efeitos que podem reduzir o limite à fadiga.

Uma metodologia, para corrigir essas diferenças, baseada nos fatores de correção de Marin, é dada de acordo com a equação (2.6),

$$\sigma_e = K_a K_b K_c K_d K_e k_f \sigma_{srt} \tag{2.6}$$

Na qual K_a é fator de acabamento superficial, K_b é o fator de tamanho, K_c é o fator

de carregamento, K_d é o fator de temperatura, K_f é o fator de sensibilidade ao entalhe, K_e é um fator associado ao tipo de material, σ_{srt} é o limite de resistência à tração do material e σ_e é o limite de resistência à fadiga completamente corrigido. Shigley et al. (2006) apontaram algumas variáveis que corroboram para essa dispersão: material (composição e variabilidade), manufatura (método, tratamento térmico, corrosão por microabrasão, condição de superfície e concentração de tensões), ambiente (corrosão, temperatura, estado de tensão e tempo de relaxação) e projeto (tamanho, forma, vida, estado de tensão, concentração de tensão, velocidade, microabrasão e escoriação)

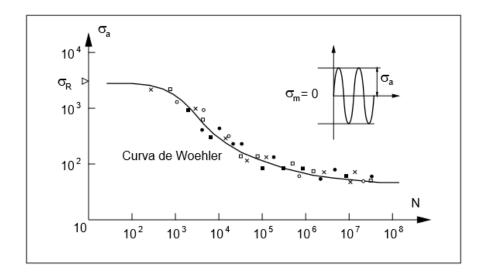


Figura 2: Representação da curva σ -N (Da Rosa,2000)

2.1.4 Efeito da Tensão Média

As descrições mencionadas de vida à fadiga são relativas a carregamentos cíclicos alternados nos quais a tensão média é zero, que não são representativas de muitas aplicações. Quando a amplitude de tensão de um teste de fadiga uniaxial é plotado como função do número de ciclos até a falha, a curva σ -N resultante é, em geral, fortemente uma função do nível de tensão média aplicada, e observa-se uma diminuição da vida a fadiga com o aumento do valor da tensão média.

Em geral, as tensões médias de compressão são benéficas, e as de tração, maléficas para a vida à fadiga em uma mesma amplitude de tensão. Tal observação pode ser explicada pelo fato de que as tensões médias de tração favorecem a abertura e consequentemente a propagação de trincas, enquanto, as de compressão, têm o efeito contrário.

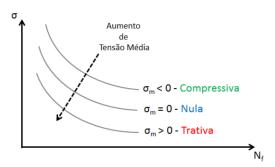


Figura 3: Curva σ -N para diferentes tensões médias (Cutrim,2014).

2.1.5 Concentradores de Tensão

A existencia de descontinuidades ou concentradores de tensões em componente fazem com que as tensões locais, nessas regiões, sejam elevadas, o que reduz suas resistências ao processo de fadiga.

A tensão que ocorre na região próxima de uma descontinuidade geométrica é proporcional à tensão nominal atuante no material. O fator de proporcionalidade entre a tensão máxima observada nas proximidades da descontinuidade (σmax) e a tensão nominal (σnom) é denominado de Fator de Concenração de Tensões Teórico K_t (equação 2.7), e é baseado na teoria dos materias elásticos, homogêneos e isotrópicos (propriedade de um material de ter o mesmo comportamento elástico em qualquer direção) e pode ser utilizado na caracterização da severidade de um concentrador de tensões. Esse fator depende da geometria do componente e do modo de carregamento.

$$K_t = \frac{\sigma_{max}}{\sigma_{nom}} \tag{2.7}$$

Por exemplo, a tensão máxima, para um concentrador de tensões em forma elíptica, pode ser representada pela equação (2.8),

$$\sigma_{max} = \sigma_{nom}(1 + 2\frac{c}{d}) = \sigma_{nom}(1 + 2\sqrt{\frac{c}{\rho}})$$
 (2.8)

onde as dimensões c,d,ρ estão indicadas na figura seguinte.

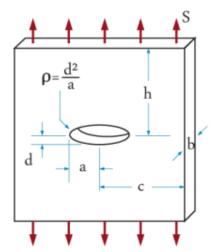


Figura 4: Fator de concentração de tensões em uma placa de furo elíptico - (modificado Dowling, 2007)

Observando-se essa equação, percebe-se que, quanto menor o valor de ρ , o raio da elípse, maior será tensão σ_{max} e maior será K_t . Se considerármos uma trinca como uma elípse de raio infinitamente pequeno, a tendência é que a tensão σ_{max} atinja um valor infinitamente grande, o que não é verificado pois, em materias reais, fenômenos de plastificação ou microfraturas alteram a distribuição de tensões na região da trinca quando submetidas à tensões elevadas, impedindo a existência de tensões tendentes ao infinito.

2.1.6 Fator de Redução de Resistência à Fadiga

Experimentalmente, observou-se que, para regimes de longa vida, especialmente superiores à 10^6 , a presença de concentradores de tensão têm menos influência na vida em fadiga do que o previsto pelo fator de concentração de tensões K_t . Nesses casos é necessário modificar-se o fator K_t de modo à obter-se o Fator de Redução de Resistência à Fadiga K_f , dado pela equação (2.9)

$$K_f = 1 + q.(K_t - 1)$$
 (2.9)

O parâmetro q é definido como o fator de sensibilidade ao entalhe do material. Em geral, quanto mais dúctil o material menor sua sensibilidade ao entalhe. Esse depende também do raio de arredondamento do entalhe e pode, assim como o K_t , ser estimado empiricamente.

2.1.7 Efeito da concentração de tensões sobre a curva σ -N

Podemos observar que o K_f , definido como um fator de redução de resistência à fadiga, têm seu valor utilizado para multiplicar o limite de resistência à fadiga, na construção do diagrama σ -N, deslocando-o, como mostra a figura abaixo.

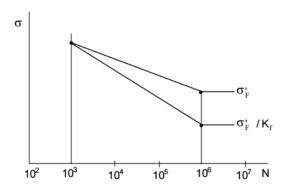


Figura 5: Efeito do K_f sobre a curva S-N - (Da Rosa,2000)

Nota-se que o efeito da concentração de tensões é muito mais pronunciado para vida infinita, tendo seu efeito diminuido a medida que a vida decresce.

2.1.8 Vidas em Alto, Baixo e Médio ciclo

Tradicionalmente, a vida em fadiga é separada em apenas duas categorias, a fadiga em alto ciclo e a fadiga em baixo ciclo. Hosford (2010) as define apenas separando-as em intervalos, considerando o termo fadiga de baixo ciclo comumente aplicado a condições em que a vida é inferior a 10^3 ciclos e o termo fadiga de alto ciclo aplicado em condições superiores a 10^3 ciclos.

Para Dowling(2007),com uma definição mais ampla, o termo fadiga em alto ciclo identifica 'situações de longa vida onde a tensão é suficientemente baixa para que os efeitos plásticos não dominem o comportamento' enquanto a fadiga em baixo ciclo é acompanhada por quantidades significativas de deformação plástica e pequenos ciclos. Para ele, vida onde o alto ciclo começa varia com o material, mas está tipicamente na amplitude de 10^2 a 10^4 .

Já para Nicholas (2006), em *Hight Cycle Fatigue*, para além de uma definição formal, a vida em alto ciclo está geralmente associada à 'altas frequências, baixas amplitudes, comportamento cíclico nominalmente elástico e grande número de ciclos'. No diagrama de Wöhler, o alto ciclo ocorre no final direito da curvatura e para ele,

o número de ciclos representativo é geralmente grande o suficiente para ser capaz de obter-se dados estatisticamente significativos o suficientes para caracterizar-se o comportamento material com um grau elevado de confiança.

Modernamente, alguns pesquisadores têm optado por dividir a vida em ciclos em três catedorias diferentes, em que nas já comentadas é adicionada a vida em médio ciclo. Radaj (2013) separa essas categorias nos seguintes intervalos: baixa vida para intervalos inferiores à 10^4 , vida média para o intervalo entre 10^4 e 5.10^5 e alta vida para ciclos superiores à esse. Para ele, no regime de média vida, as deformações plásticas continuam localizadas e ainda possuem baixa influência no regime.

É importante adicionar que os pesquisadores Susmel e Taylor, escritores do trabalho usado como fonte para esse, reconhecem a existência de médio ciclo ente os intervalos de 10^4 e 10^6 , em que o comportanto elástico dos materiais ainda prevalece e as equações que regem o regime de alto ciclo podem ser aplicada.

2.2 MECÂNICA DA FRATURA-Mecânica da Fratura Linear Elástica

A Mecânica da Fratura se fundamenta na ideia que a distribução de tensões ao redor de uma trinca pode ser caracterizada pelo falor intensidade de tensão, que é relacionado tanto à tensão quanto ao tamanho da trinca e será definidos nas seções subsequentes.

Uma trinca pode possuir 3 modos de abertura, representados na figura abaixo. O primeiro é conhecido como o modo de abertura, o segundo como modo de cisalhamento e o terceiro como de rasgamento.

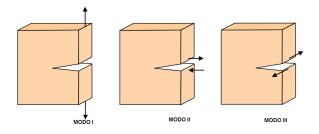


Figura 6: Modos de Abertura (Ho Sung Kim,2013)

2.2.1 Funções de Airy para a Tensão

Considere o sistema de coordenadas cartesianas x,y e z em um sólido sob tensão. Pode-se definir, em cada ponto, as tensões $\sigma_x, \sigma_y, \sigma_z, \tau_{xy}, \tau_{xz}, \tau_{yz}$ no Estado Plano de Tensões EPT, quando a largura do sólido é comparável ao tamanho da zona plástica da trinca, e a contração livre acontece na lateral da superfície,

$$\sigma_{z} = \tau_{vz} = \tau_{xz} = 0 \tag{2.10}$$

Enquanto, no Estado Plano de Deformações EPD, quando o corpo é largo o suficiente para evitar-se a contração da largura na direção z,

$$\varepsilon_{z} = 0 \tag{2.11}$$

e, decorrente da Lei de Hooke,

$$\sigma_z = v(\sigma_x + \sigma_y) \tag{2.12}$$

onde v é o coeficiente de Poisson.

Para problemas planos as equações do equilíbrio são,

$$\frac{\partial \sigma_x}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{x,y}}{\partial y} = 0 \tag{2.13}$$

$$\frac{\partial \sigma_{y}}{\partial v} + \frac{\partial \tau_{x,y}}{\partial x} = 0 \tag{2.14}$$

.

Airy demonstrou que para qualquer problema elástico, existe uma função $\Phi(x,y)$ que sempre satisfaz as equações de equilíbrio,

$$\sigma_x = \frac{\partial^2 \Phi}{\partial y^2} \tag{2.15}$$

$$\sigma_{y} = \frac{\partial^{2} \Phi}{\partial x^{2}} \tag{2.16}$$

$$\tau_{x,y} = -\frac{\partial^2 \Phi}{\partial x \partial y} \tag{2.17}$$

e também satisfaz a equação de compatibilidade biharmônica,

$$\nabla^2[\nabla^2(\Phi)] = \nabla^4(\Phi) \tag{2.18}$$

.

Westergaard(1939) apresentou as funções de Airy na forma de uma função analítica complexa,

$$\Phi = Re\Phi''(z) + yIm\Phi'(z) \tag{2.19}$$

onde,

$$z = x + iy \tag{2.20}$$

e $\Phi''(z)$ e $\Phi'(z)$ são respectivamente a segunda e a primeitra integral. Usando-se as relações de Cauchy- Riemann,

$$\frac{\partial Ref(z)}{\partial x} = \frac{\partial Imf(z)}{\partial y} \tag{2.21}$$

$$\frac{\partial Ref(z)}{\partial y} = -\frac{\partial Imf(z)}{\partial x} \tag{2.22}$$

e derivando a função de Westergaard de acordo com as funções de tensão de Airy,

$$\sigma_{x} = \frac{\partial^{2} \Phi}{\partial y^{2}} = Re[z] - yIm[z']$$
 (2.23)

$$\sigma_{y} = \frac{\partial^{2} \Phi}{\partial x^{2}} = Re[z] + yIm[z']$$
 (2.24)

$$\tau_{x,y} = -\frac{\partial^2 \Phi}{\partial x \partial y} = -y Im[z]$$
 (2.25)

2.2.2 Solução para Problemas com Trinca

Em uma placa infinita contendo uma trinca e carregada lateralmente em duas direções ortogonais (modo I de carregamento), como na Figura 7

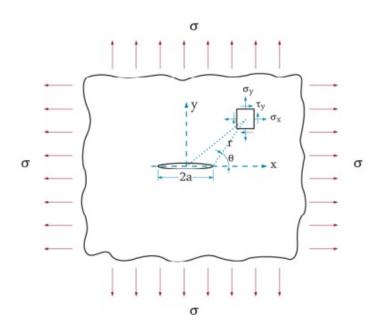


Figura 7: Sistema de coordenadas polares no plano x-y para a região próxima a uma trinca elíptica em placa infinita (Wang, 1996).

considere a função de tensão de Airy,

$$\Phi(z) = \frac{\sigma z}{\sqrt[2]{z^2 - a^2}}$$
 (2.26)

que deve satisfazer as seguintes Condições de Contorno:

- 1. $\sigma_y = 0$ para $(-a \le x \le a, y = 0)$, pois a superfície livre de uma trinca não apresenta tensão.
- 2. $\sigma_y = \sigma$ para $(x \to \pm \infty)$, pois a tensão σ_y se tornará o σ que está tracionando a peça.
- 3. $(\sigma_y \to \infty)$ para $(x = \pm a)$, gerando uma singularidade matemática pois a trinca é um concentrador de tensões de raio nulo.

Transladando o sistema de coordenada para um mais conveniente, na ponta da trinca, susbstituindo z por z+a

$$\Phi(z+a) = \frac{\sigma(z-a)}{\sqrt[2]{z(z+2a)}}$$
 (2.27)

quando $||z|| \to 0$, na ponta da trinca

$$\Phi(z+a) = \frac{\sigma a}{\sqrt[2]{z(z+2a)}} = \sigma \sqrt[2]{\frac{a}{2z}}$$
 (2.28)

.

Transformando em coordenadas polares à partir da origem da trinca com $z=re^{\frac{-i\theta}{2}}$, a última equação se torna,

$$\Phi(z) = \sigma \sqrt[2]{\frac{a}{2r}} e^{\frac{-i\theta}{2}} = \sigma \sqrt[2]{\frac{\pi a}{2\pi r}} e^{\frac{-i\theta}{2}}$$
 (2.29)

.

Substituindo nas equações (2.23),(2.24) e (2.25)

$$\sigma_x = \sigma \sqrt[2]{\frac{\pi a}{2\pi r}} \cos \frac{\theta}{2} (1 - \sin \frac{\theta}{2} \sin \frac{3\theta}{2}) + \dots$$
 (2.30)

$$\sigma_{y} = \sigma \sqrt[2]{\frac{\pi a}{2\pi r}} \cos \frac{\theta}{2} \left(1 + \sin \frac{\theta}{2} \sin \frac{3\theta}{2}\right) + \dots$$
 (2.31)

$$\tau_{xy} = \sigma \sqrt[2]{\frac{\pi a}{2\pi r}} \cos \frac{\theta}{2} \sin \frac{\theta}{2} \cos \frac{3\theta}{2} + \dots$$
 (2.32)

2.2.3 Fator Intensidade de Tensão

Nota-se que os componentes não nulos de tensão são produtos de uma posição geométrica

$$\frac{1}{2\pi r}f(\theta) \tag{2.33}$$

e um fator,

$$\sigma\sqrt{\pi a}$$
 (2.34)

conhecido como fator intensidade de tensão para o Modo I de abertura,

$$K_I = \sigma \sqrt{\pi a} \tag{2.35}$$

que controla a magnetude do campo de tensões nas redondezas da ponta de uma trinca aguda ideal, em um material linear, elástico e isotrópico. Para corpos finitos,

$$K_I = FS\sqrt{\pi a} \tag{2.36}$$

onde F é um fator de forma adimensional, cujo valor varia em torno da unidade e que é utilizado para adicionar os efeitos de diferentes geometrias e razões de carregamento.

Nota-se que esse fator depende apenas do tamanho da trinca, da tensão nominal aplicada e da geometria da peça e essas são características que definem a universalidade das equações para o estado de tensões na ponta da trinca, que podem ser aplicadas à qualquer entalhe.

2.2.4 Tenacidade à Fratura

Quando submetido a uma tensão suficientemente elevada, um material com trinca pode vir a sofrer uma fratura frágil (Dowling, 2007). Considerando o fator de intensidade de tensões (K) como um indicativo da gravidade da trinca existente, é

possível estabelecer um critério de falha e previsão de vida útil para materiais que falhem por fratura frágil. Para isso, define-se σ_c como o valor crítico de tensão no qual o material pode sofrer uma ruptura repentina, associando a um valor crítico para K, K_c e obtendo-se

$$K_c = F \sigma_c \sqrt{\pi a} \tag{2.37}$$

O fator F dependente apenas do tamanho de trinca, da tensão aplicada e da geometria da peça. O valor crítico de K, para cada material é conhecido como o valor de tenacidade à fratura do material K_c , que é propriedadedo material de resistir à presença de trincas e varia com a temperatura, com a velocidade do carregamento e com a espessura do material.

Pode ser dizer que o material não sofrerá fratura frágil enquanto a relação (2.38) for mantida,

$$K < K_c \tag{2.38}$$

Define-se K dentro do regime linear elástico da Mecânica da Fratura e mesmo que tais considerações levem a tensões infinitas na ponta da trinca ainda é uma aproximação que traz resultados adequados e com uma margem de erro aceitável para pequenas zonas de plastificação (Santos, 2013).

2.2.5 Limitações Plásticas na MFLE

Sabe-se que, em corpos reais, não há uma tensão infinita na ponta de um entalhe agudo e essa, na realidade, sofre um processo de plastificação. Porém, a solução desenvolvida para as equações de K partem de uma solução elástica, e não plástica assim, essa solução só pode ser usada em condições de plasticidade em pequena escala na ponta da trinca ("Small Scale Yielding Conditions").

Haverá uma região fora da zona plástica, a chamada 'região de dominância de K'("K-field"), na qual as equações de tensão elástica ainda poderão ser aplicadas. A existência dessa região é condição necessária para que a MFLE seja aplicável.

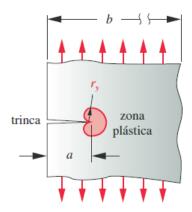


Figura 8: Representação zona plástica (Norton, 2013).

Dowling(2007) apresenta uma solução geral para que essas equações sejam aplicáveis,

$$a, (b-a), h \ge \frac{4}{\pi} (\frac{K}{\sigma_0})$$
 (2.39)

na qual as três condições devem ser satisfeitas sob pena da zona plástica se extender para um dos limites do corpo como mostra a figura abaixo

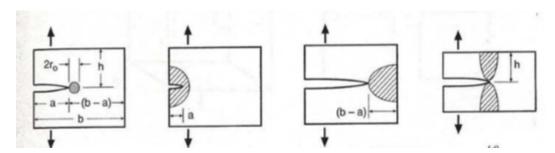


Figura 9: Limites da zona plástica (Dowling, 2007).

2.2.6 Propagação de Trincas por Fadiga

A aplicação da MFLE na análise do fenômeno de crescimento de trincas parte da premissa que essas já existem nos componentes estruturais e que elas provavelmente irão crescer quando esse componente entrar em serviço.

Submetida ao carregamento cíclico, a trinca dominante cresce como uma função do número de cilcos, de seu tamanho inicial a_0 até seu tamanho crítico a_c , que corresponde à falha. Assim, o problema básico é reduzido a caracterizar-se a cinética do crescimento de trincas através da força motriz apropriada.

Sabe-se que a trinca se propaga na região submetida à maior distribuições de

tensões logo, essa força motriz deve ser caracterizada em termos de K nessa região. Paris demonstrou, nos anos 60, que esse parâmetro que controla a propagação de trincas é a variação do fator intensidade de tensões ΔK ,

$$\frac{da}{dN} = f(\Delta K) \tag{2.40}$$

para,

$$\Delta K = K_{max} - K_{min} \tag{2.41}$$

onde K_{max} é o fator intensidade de tensão correspondente ao carregamento máximo e K_{min} é o correspondente ao carregamento mínimo.

As curvas que apresentam essa relação entre a taxa de crescimento da trinca da/dN e a variação do fator de intensidade de tensões ΔK são conhecidas como Diagramas de Paris e possuem aproximação log-log com três fases distintas,

Região I

Região regida pelo limiar de propagação de trincas por fadiga ΔK_{th} , abaixo do qual a velocidade de propagação da trinca é muito baixa e a trinca é considerada dormente.

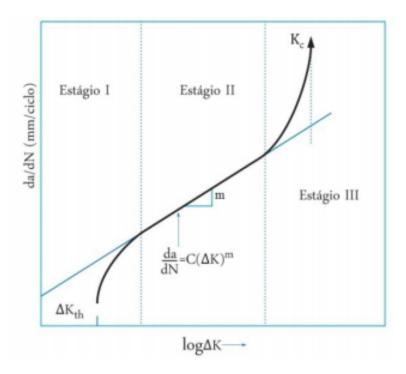


Figura 10: Esboço de uma curva da/dN típica - Santos,2013)

Região II

Trata-se da parte linear do gráfico, decorrente da aproximação log-log e regida pela 'power function' proposta por Paris e Erdogan,

$$\frac{da}{dN} = C(\Delta K)^m \tag{2.42}$$

em que C e m são constantes de ajuste do gráfico dependentes do material testado, do ambiente, das condições de teste e da razão de carregamento R.

Região III

Caracteriza uma região de rápido crescimento da trinca, em que pequenos incrementos de ΔK geram aumentos significativos na velocidade de crescimento da trinca e essa fratura quando $K_{max}=K_c$

2.2.7 Diagrama de Kitagawa-Takahashi

O diagrama de Kitagawa-Takahashi et al. (1976), na Fig 11, relaciona o comprimeto de uma trinca a (em escala logarítimica no gráfico), através de sua variação em relação ao parâmetro de comprimento L, com a tensão necessária para a fazer propagar. Analisando o gráfico, verifica-se que para trincas longas, as quais a > 10 L o processo de crescimento da trinca é controlado por ΔK_{th} e só haverá propagação se ΔK_{th} for superior à um valor limiar. Para uma trinca longa,

$$L = \frac{1}{\pi} \left(\frac{\Delta K_{th}}{\Delta \sigma} \right) \tag{2.43}$$

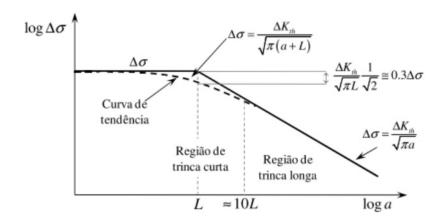


Figura 11: Diagrama de Kitagawa-Takahashi (da Silva, 2009).

2.3 MODELO DE PREVISÃO DE VIDA EM COMPONENTES ENTALHADOS - Enfoque da Distância Crítica

Diferentes metodologia foram propostas e exploradas ao longo das últimas décadas pra estimativas de Vida adequadas para avaliar o efeito prejudicial em componentes da presença de tanto entalhes suaves quanto agudos, que apresentam estimativas muito concervadoras na análise clássica de fadiga dos materiais.

Uma das técnicas mais comumente usadas é a Teoria da Distância Crítica, uma renomeação e reformulação do método proposto por Neuber na Alemanha no início do século passado. O pesquisador afirmou que as tensões elásticas próximas à raiz de um concentrador de tensões agudos não atingem valores tão altos quanto os previstos pela teoria mecânica dos meios contínuos porque essas tensões se distribuem entre cristais, grãos e precipitados do material.

Como forma de solução, propôs que as derivações matemáticas dos valores de tensões em regiões com grandes gradientes de tensões deveriam ser feitas através de volumes finitos e não como na mecânica do contínuo, através de volumes infinitesimais. Segundo ele, para calcular-se a tensão efetiva, representativa da tensão real que está regendo o processo de fadiga, deverá ser feita uma média de sua distribuição através das unidades do material, como cristais e particulas estruturais.

Peterson, subsequentemente, propôs uma versão simplificada dessa teoria, propondo que o limite à fadiga será atingido quando a tensão à uma certa distância da raiz do entalhe for igual ao limite à fadiga de um corpo sem entalhe feito do mesmo

material.

Para Taylor (2007), a Teoria da Distância Crítica, é um conjunto de métodos que possuem características em comum, que se utilizam não só a análise da mecânica linear elástica como um parâmetro material constante L, denominado Distância Crítica. Ela parte do pressuposto que os efeitos deletérios dos concentradores de tensões podem ser estimados usando uma parcela da tensão que é representatíva de todo o campo de tensões na zona de fadiga.

Assim, é assumido, que a uma certa distância crítica conveniente, a condição limite de fadiga ocorre quando a tensão efetiva $\Delta \sigma_{eff}$ se iguala ao limite de resistência à fadiga $\Delta \sigma_0$.

$$\Delta \sigma_{eff} = \Delta \sigma_0 \tag{2.44}$$

De acordo com as formulações mais recentes da TDC, a distância crítica pode ser definida como (Taylor,2007),

$$L = \frac{1}{\pi} \left(\frac{\Delta K_{th}}{\Delta \sigma_0}\right)^2 \tag{2.45}$$

_

Onde nota-se que o parâmentro L depende de duas propriedades materiais determinadas para a mesma razão de carregamento, o limite de tanacidade à fratura ΔK_{th} e o limite de resistência à fadiga $\Delta \sigma_0$, tornando a distância crítica também uma propriedade material, dependente apenas do material testado e da razão de carregamento R à que ele foi submetido.

A distância crítica conveniente e o domínio de integração da tensão efetiva podem ser estimados à partir do topo do entalhe por diferentes métodos, entre eles

2.3.1 Método do Ponto

Nesse, a tensão efetiva é estimada à uma certa distância do topo do concentrador de tensões e a falha ocorrerá quando,

$$\Delta \sigma_{eff} = \Delta \sigma_1(r = d_{MP}, \theta = 0) = \Delta \sigma_0 \tag{2.46}$$

em que a distância crítica aproximada pelo método do ponto é,

$$d_{MP} = \frac{L}{2} \tag{2.47}$$

2.3.2 Método da Linha

No método da linha, a tensão é fetiva é calculada sob a média de uma linha que sai da raiz do entalhe,

$$\Delta \sigma_{eff} = \frac{1}{d_{ML}} \int_0^{d_{ML}} \Delta \sigma_1(r, \theta = 0) d_r = \Delta \sigma_0$$
 (2.48)

na qual a distância crítica aproximada pelo método da linha é,

$$d_{ML} = 2L \tag{2.49}$$

2.3.3 Método da Área

Nessa, a tensão efetiva é calculada sobre a área que cricula a raiz do entalhe,

$$\Delta \sigma_{eff} = \frac{4}{\pi d_{MA}^2} \int_{-\frac{\pi}{2}}^{\frac{\pi}{2}} \int_{0}^{d_{MA}} \Delta \sigma_1(r,\theta) d_r d_\theta = \Delta \sigma_0$$
 (2.50)

na qual a distância crítica aproximada pelo método da área é,

$$d_{MA} = L \tag{2.51}$$

2.3.4 TDC aplicada em regime de Médio Ciclo

Para aplicação da Teoria da Distância Crítica em regime de média vida, Susmel e Taylor (2007) partem do pressuposto que o comprimento característico L muda à medida que o número de ciclos muda. Consequentimente, essa abordagem infere que esse comprimento característico pode ser definido como uma 'power funtion' de N,

$$L(N) = A_L \cdot N_L^b \tag{2.52}$$

em que A_L e b_L são constantes materiais de ajuste de curva dependentes das razões de carregamento e diferentes para diferentes materiais, mas que não dependem da geometria do entalhe.

Em relação ao regime de fadiga de alto ciclo, a TCD postula que o comportamento de fadiga dos componentes entalhados pode ser predito usando os dados do campo de tensão linear-elástico na vizinhança da ponta do entalhe e por dois outros parâmetros materiais: o comprimento característico L e o limite de fadiga do corpo sem entalhe. Como os pesquisadores acreditam que em regime de médio ciclo o comportamento de regime elástico ainda prevalece, os postulados de alto ciclo permanecem nessa análise.

MÉTODO PROPOSTO

A precisão da Teoria da Distância Crítica têm sido sistematicamente verificada, tanto em corpos de prova quanto em componentes estruturais, e é capaz de prever falha em fadiga de alto ciclo com erro dentro de 20%. Esse trabalho pretende verificar as conclusões obtidas por Susmel e Taylor (2007) sobre a reformulação da TDC proposta por eles para sua aplicação em médio ciclo, para corpos em regime de tração, submetidos à razões de carregamento de R = -1 e R = 0.1 e corpos em regime de flexão, submetidos à razão de carregamento de R = 0.1.

Para esses pesquisadores, se a Teoria da Distância Crítica funciona, então deve ser possível estimar, a médio ciclo, à resistência a fadiga de corpos entalhados, feitas do mesmo material e para as mesmas razões de tensões R para as quais as constantes A e b da curva de Wöhler foram estimadas, e enfraquecidas por qualquer tipo de característica geométrica.

Com essa finalidades, a metodologia desse trabalho será dividida em quatro partes,

Primeira parte

Baseado nos gráficos de Tensão σ por ciclos N apresentados no trabalho de Susmel e Taylor é feito um levantamento das constantes materiais A e b de ajuste da curva de Wöhler para os corpos de prova sem entalhe e com os mesmos entalhes escolhidos por eles, sendo eles os de furo redondo de diâmetro de $\phi 3.5$ mm, de furo redondo de diâmetro de $\phi 8$ mm, de entalhe em U com raio de 1.5 mm e V de raio de 0.12 mm para regimes de tração, e os de de entalhe em U com raio de 5 mm e V de raio de 0.383 mm para regimes de flexão. Todas as contantes são do material escolhido por eles, En3B, um aço comercial laminado à frio de baixo teor de carbono.

3 Método Proposto 43

Segunda parte

Modelagem desses corpos de prova no software *ANSYS* APDL, para o mesmo aço, tanto para o caso 2D, representando um Estado Plano de Tensões, quanto para o caso 3D, cuja solução será aproximada para um Estado Plano de Deformações, para retirada da relação entre a distribuições de tensões e a distância à raiz do entalhe. Em consonância à metodologia escolhida por Susmel e Taylor, para corpos em tração será levantado o K_{tg} calculado em relação à região gross do corpo, e para os corpos em flexão, K_{tn} , calculado em relação à região net.

.

Terceira parte

Aplicação da Teoria da Distância Crítica através da aproximação pelo Método do Ponto, utilizando nesse processo duas curvas de calibração σ -N de fadiga, uma obtida no CP sem entalhe, e a outra nos corpos de prova com entalhe agudo em V de raio de $0.12 \ mm$ sob tração e razões de carregamentos de R = -1 e R = 0.1, e de entalhe agudo em V de raio de $0.383 \ mm$ sob flexão e R = 0.1, para levandamentos de suas respectivas curvas materiais que relacionam a distância crítica L à vida N.

Quarta parte

Testar a aplicabilidade da TDC para regimes de média vida através de um procedimento recursivo utilizando também as curvas L-N levantadas na etapa anterior da metodologia, para comparação de uma vida prevista N_p e uma vida estimada N_e retirada ao final do procedimento, testanto a precisão da teoria. Nessa parte da metodologia, os demais entalhes escolhidos serão testados, paras as mesmas razões de carregamentos dos regimes de tração e flexão.

Essa iteração será testada para um intervalo que abrange, o que é considerado pelos pesquisadores, o intervalo de média à alta vida, sendo os valores de 10^4 , 10^5 , 10^6 , 10^7 , 10^8 , 10^9 ciclos, em que os resultados obtidos para o alto ciclo, para o qual há consolidação da teoria, serão comparados, em termos de precisão, com os obtidos para médio ciclo.

3.1 Equações governantes da metodologia

 Os valores das distâncias críticas dependem do comprimento característico L, que é uma propriedade material e pode ser definido como (Susmel e Taylor, 2007),

$$L = \frac{1}{\pi} \left(\frac{K_{th}}{\sigma_0} \right) \tag{3.1}$$

2. Em que, pelo *método do ponto*, essa distância crítica deve ser corrigida por um fator de $\frac{1}{2}$. Assim,

$$\frac{L}{2} = \frac{1}{\pi} \left(\frac{K_{th}}{\sigma_0} \right) \tag{3.2}$$

3. Da observação de Wöhler, o número de ciclos para falha é uma função da potência da tensão aplicada,

$$N_f = N_A (\frac{\sigma_A}{\sigma_f})^k \tag{3.3}$$

ou,

$$\sigma = AN^b \tag{3.4}$$

onde k, A e b são constantes materiais de ajuste da curva.

4. A função da potência que associa a distância L ao números de ciclos para a falha.

$$L(N_f) = A_L \cdot N_f^{b_L} \tag{3.5}$$

onde A_L e b_L também são contantes materiais de ajuste.

5. E, para a comparação da distribuição das tensões na raiz do entalhe entre esse trabalho e o trabalho base, o fator concentração de tensões K_t

$$K_t = \frac{\sigma_{max}}{\sigma_{nom}} \tag{3.6}$$

3.2 Levantamento das constantes materiais

À partir dos gráficos do trabalho desenvolvido por Susmel e Taylor (2007), as equações (3.3) e (3.4) foram utilizadas para o levantamento das constantes materiais k, A e B. O resultado está vinculado na tabela subsequentes.

Tabela 1: Comparação de $K_t s$

Corpo de prova	R	k	Α	b
Plano	-1	9.34	933.67	-0.1070664
Plano	0.1	5.61	1916.22	-0.1782531
Entalhe em V, $R = 0.12$	-1	3.71	2396.80	-0.2695418
Entalhe em V, $R = 0.12$	0.1	3.73	1628.28	-0.2680965
Furo Ø 3,5	-1	6.11	1148.7958	-0.1636661
Furo Ø 3,5	0.1	5.31	1188.9158	-0.1883239
Furo Ø 8	-1	6.65	747.93827	-0.1503759
Furo Ø 8	0.1	5.62	836.72631	-0.179359
Entalhe em U, $R = 1.5$	-1	4.46	1275.363	-0.22421525
Entalhe em U, $R = 1.5$	0.1	4.74	909.3704	-0.21097046
Plano, flexão	0.1	4.44	4512.599	-0.22522523
Entalhe em V, $R = 0.383$, flexão	0.1	5.59	1408.573	-0.17574692
Entalhe em U, $R = 5$ flexão,	0.1	4.80	2987.314	-0.20842852

3.3 Projeto dos Corpos de Prova

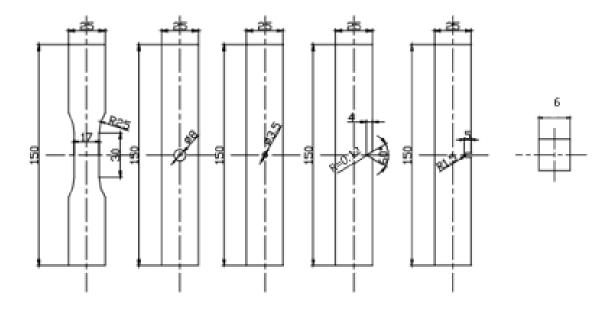


Figura 12: Geometria dos corpos estudados sob tração-tração e tração-compressão (Taylor e Susmel,2007)

Os corpos de prova escolhidos foram projetados no software *ANSYS* APDL, utilizando o métodos dos elementos finitos para discretizar a malha. A ideia principal desse método é dividir-se o domínio do problema em sub-regiões de geometrias simples e representativas do domínio total, conhecidas como *elementos finitos*.

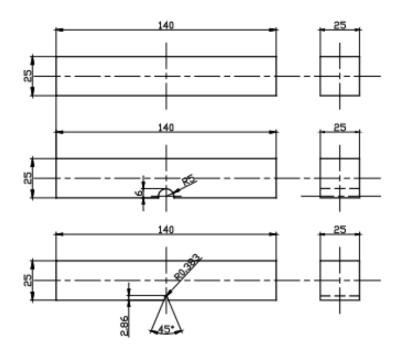


Figura 13: Geometria dos corpos estudados sob flexão (Taylor e Susmel,2007)

APDL, que significa *ANSYS* Parametric Design Language, é uma linguagem de programação, baseada em Fortram que, através das variáveis de projeto, constroi um modelo paramétrico do problema em elementos finitos.

3.3.1 Simulação numérica

A simulação numérica pode ser dividida em três partes. O Pré-processamento, onde é feita a contrução das geometrias e são as aplicações das condições de contorno (CC) do problema. Processamento, que é a solução do problema, e o Pós-processamento, correspondente a fase conclusiva da simulação numérica e onde obtém-se os resultados do problema.

Pré-processamento

- 1. Definição dos pontos (os keypoints) que irão dar a forma do modelo;
- 2. União dos keypoints por meio de linhas;
- 3. Criação da área, limitada pelas linhas do passo anterior;
- Geração e refinamento da malha, fazendo assim, a discretização do modelo por meio dos elementos, que possuem as propriedades do corpo estudado;

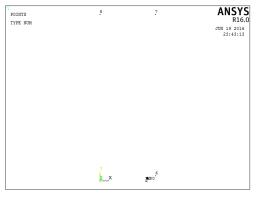
- 5. Processo de extrusão da malha para o caso 3D;
- 6. Aplicação da(s) força(s) e das restrições de movimento (engastes) usadas no problema, respectivamente.
- 7. Criação de uma linha na base do CP, que será usada para plotar o gradiente de tensões ao longo da raiz do entalhe;

Processamento

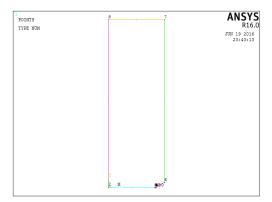
Etapa responsável pela solução do problema, propriamente dita.

Pós-processamento

Etapa correspondente à observação dos valores de saída gerados pelas condições de entrada fornecidos na primeira etapa. E que consiste, basicamente, nos gradientes de tensões na direção Y, a partir das raízes dos entalhes de cada modelo. Os resultados obtidos correspondem aos valores dos $K_t s$ numéricos, que por sua vez, foram comprados com os valores dos $K_t s$ numéricos extraídos do trabalho de referência, calibrando o modelo.



(a) Definição dos keypoints



(b) Desenho das linhas

Figura 14: Primeira etapa da geração de corpos no Ansys

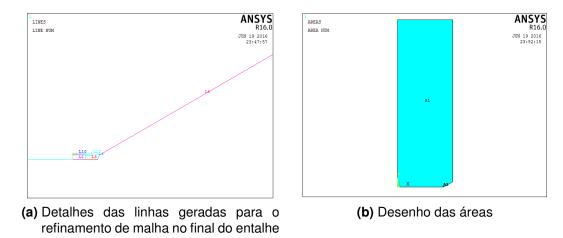


Figura 15: Segunda etapa da geração de corpos no Ansys

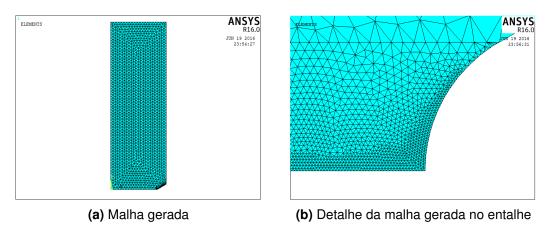


Figura 16: Terceira etapa da geração de corpos no Ansys

3.3.2 Tipos de Elementos e Convergência da Malha

Dois tipos diferentes de elementos de malhas foram utilisados no desenvolvimento desse trabalho, um pada corpos em 2D e outro, em adição, para corpos em 3D. Para os primeiros foi utilizado o elemento PLANE183, definido por 8 ou 6 nós, possuindo dois graus de liberdade em cada nó: translações nas direções nodais x e y e, para os segundos, também o elemento SOLID186, com 20 nós e três graus de liberdade por nó: translações nas direções nodais x, y e z.

A região próxima à raiz do entalhe apresenta um alto gradiente de tensões, demandando um refinamento especial da malha. Para isso, foram criadas linhas auxiliares no momento da parametrização do corpo para sua construção, como funções lineares do tamanho do raio do entalhe, partindo de sua raiz e perpendiculares à essas retas.

Em cada uma das linhas de construção e das linhas auxiliares, o comando LESIZE

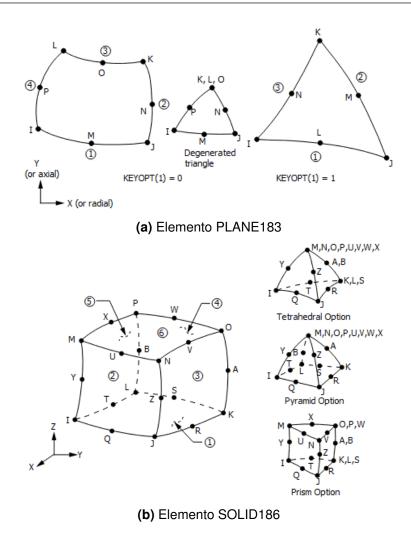


Figura 17: Elementos utilizados nas contruções dos CPs

foi utilizado para gerar divisões nessas retas, para elementos de tamanho definido também como função linear do raio de entalhe. Nas divisões de regiões angulares, a divisão foi feita por meio do sub-comando de LESIZE, ANGSIZE, que divive a região em intervalos de pequenos ângulos pré-determinados.

É importante perceber que o processo de refinamento de malhas é extenso, iterativo e apresenta peculiaridades de corpos para corpos. Na tentativa do refinamento de malha mais apropriado para os objetivos do trabalho, dois critérios foram usados.

Primeiramente, a verificação da aparência da malha, tendo em mente que quanto mais os elementos e quanto mais homogênea a malha, mais a solução se aproximará da real.

Finalmente, observando que em última instância o objetivo da construção dos corpos é o levantamento da distribuição de tensões na raiz do entalhe, para a

aplicação da TDC em comparação ao trabalho de Susmel e Taylor, como critério de refinamento, foi usado a comparação entre os K_{tg} encontrados nesse trabalho e no trabalho de comparação, influindo nas decisões de convergência da malha.

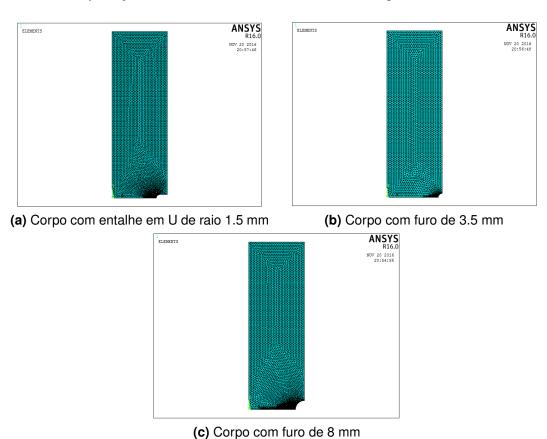


Figura 18: Malha dos corpos sob Tração



Figura 19: Malha dos corpos sob flexão

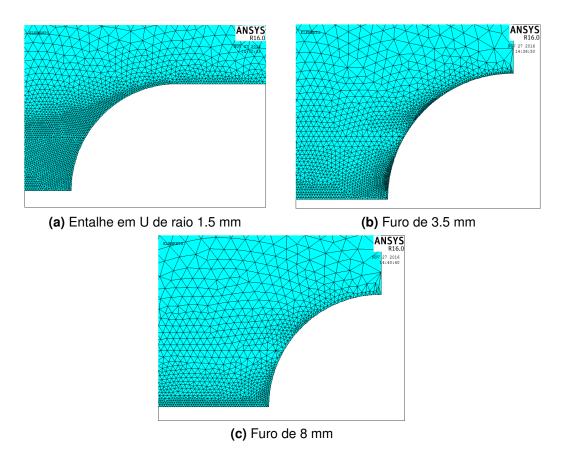


Figura 20: Entalhe corpos sob Tração

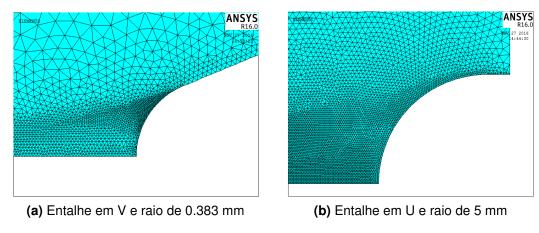


Figura 21: Entalhes dos corpos sob flexão

3.4 Aplicação do Método do Ponto para levantamento da curva Distância Crítica por Vida do Material

Nessa primeira parte da metodologia de aplicação da TDC para regimes de média vida, é levantada a curva que relaciona a distância crítica L com a vida N. Por ser uma curva material, ela dependerá apenas do material em que o corpo de prova foi fabricado e o regime de carregamento.

Como já foi exposto, para o levantamento dessa curva foram usados os CPs sem entalhe, e os de entalhe agudo em V, de raio de $0.12\ mm$ para tração sob razão de $R=-1\ e\ R=0.1$ e de raio de $0.383\ mm$ para flexão sob razão de R=0.1, no seguinte processo recursivo. Usando-se a aproximação pelo método do ponto, a distância crítica pode ser calculada para qualquer número de ciclos para a falha. A uma dada vida fixa, a distância crítica pelo MP à partir da raiz do entalhe $\frac{L(N_f)}{2}$ está onde a tensão linear elástica principal máxima for igual à tensão aplicada no CP plano para gerar a falha no mesmo número de ciclos.

Assim, levanta-se as curvas σ x N para os CPs com e sem entalhe, obtendo-se as tensões nominais para a falha em fadiga $\sigma_{i,a}$ para o sem entalhe e $\sigma_{g,a}$ para o com entalhe para uma determinada vida N_i . Aplica-se essa tensão $\sigma_{g,a}$ em toda a seção do CP entalhado, gerando um gradiente de tensões na raiz do entalhe, distribuidos em uma curva que associa a concentração de tensões à distância da raiz.

Nessa curva, interpola-se a tensão $\sigma_{i,a}$ do CP sem entalhe para achar-se a distância crítica aproximada pelo MP $\frac{L(N_F)}{2}$. Esse processo recursivo levanta a curva material L_{MP} x N e a 'power function' que associa esse valores, determinada para tração e flexão sob as já determinadas razões de carregamento.

$$L_{MP}(N_f) = \frac{L(N_f)}{2} = A_L N_f^{b_L}$$
 (3.7)

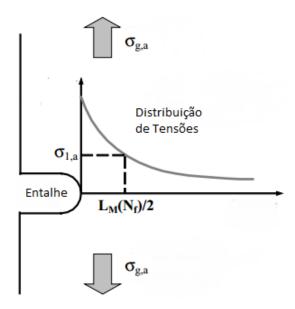


Figura 22: Aplicação da distância crítica pelo método do ponto (Taylor e Susmel,2007-modificado).

3.5 Interpolação para Vida Estimada

Para essa interpolação são usadas três tipos de curvas diferentes. O primeiro, levantada na fase anterior da metologia são as curvas materiais L_{MP} por N levandas para carregamentos de tração e flexão e diferentes razões de carregamento. As outras são as curvas σ x N do CP sem entralhe, e as que relacionam a distribuição de tensões à partir da raiz do entalhe para os demais CPs escolhidos.

Essa interpolação inicia-se com a escolha de uma vida prevista inicial $N_{p,0}$, que será interpolada na curva material L_{MP} por N para obtenção de uma distância crítica L_{MP} como variável de saída.

Na sequência, essa variável será interpolada nos gráficos de distribuições de tensões pela distância à raiz do entalhe, para determinação da tensão que acontece à essa distância crítica.

Finalmente essa tensão obtida será interpolada na curva σ x N do CP sem entralhe, para obtenção de uma variável Vida Estimada inicial $N_{e,0}$, que será comparada à vida prevista incicial. Se,

$$\frac{|N_{p,0} - N_{e,0}|}{N_{p,0}} \le 1 \tag{3.8}$$

a interação termina. Se não um novo valor de vida prevista $N_{p,1}$ é calculado através da média dos últimos dois valores e interação se reinicia até sua convergência.

$$N_{p,1} = \frac{|N_{e,0} + N_{p,0}|}{2} \tag{3.9}$$

Essa iteração é feita separadamente para os CPs em tração com razões de carregamento de R=-1 e R=0.1 e em flexão com R=0.1 e tentará medir a acurácia da aplicação dessa teoria para média vida aplicando-a no intervalo de 10^4 à 10^9 , que para os autores, engloba os conceitos de tanto média quanto alta vida e os resultados de ambas poderão ser comparados.

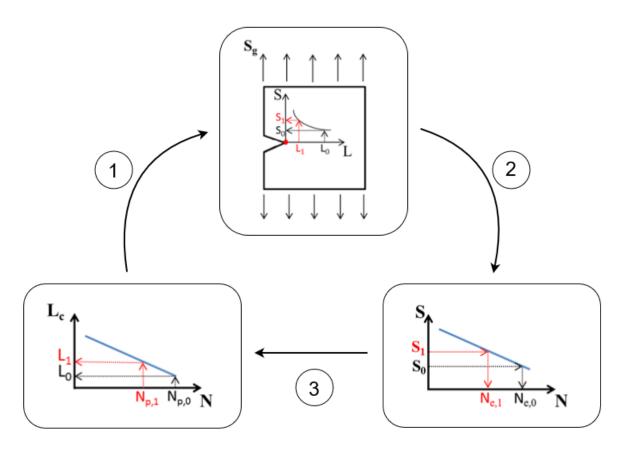


Figura 23: Fluxograma da interpolação para vida estimada N_e (modificado - Cutrim, 2013)

RESULTADOS

4.1 Comparação de $K_t s$

Os resultados das simulações numéricas dos K_t s é parte primordial para a geração dos demais resultados, da verificação da modelagem do problema e a da correta aplicação das condições de contorno. A convergência do modelo foi avaliada pela comparação dos valores dos intensificadores de tensões numéricos obtidos e os numéricos do trabalho de referência.

Todas as comparações foram feitas bareadas nos fatores calculados em relação a região gross, embora, para as interpolações nos casos de corpos em flexão, tenha sido usada a distribuição na região net, em consonância à metodologia adotada no trabalho fonte. As tabelas com os resultados e comparações para o cado 2D e 3D são apresentadas abaixo, acompanhadas pela equação que apresenta o método de cálculo do erro.

Tabela 2: Comparação de $K_t s$ caso 2D

Tipo de corpo de prova	K_t numérico	K_t Susmel e Taylor	Erro (%)
Entalhe em V, $R = 0.12$	16,1	16,2	0,617
Furo Ø 3,5	3,2	3,1	3.23
Furo Ø 8	3,6	3,4	5,88
Entalhe em U, $R = 1.5$	6,1	6,1	0
Entalhe em V, $R = 0.383$ flexão	3,6	3,4	5,88
Entalhe em U, $R = 5$ flexão	3,2	2,9	8,97

$$Erro(\%) = \left(\frac{|K_t Susmel Taylor - K_t numerico|}{K_t Susmel Taylor}\right) x 100 \tag{4.1}$$

Tipo de corpo de prova	K_t numérico	K_t Susmel e Taylor	Erro (%)
Entalhe em V, $R = 0.12$	15.7	16,2	3.79
Furo Ø 3,5	3,1	3,1	0
Furo Ø 8	3,5	3,4	2.94
Entalhe em U, $R = 1.5$	5.9	6,1	3.28
Entalhe em V, $R = 0.383$ flexão net	5.2	-	-
Entalhe em U, $R = 5$ flexão net	1.9	-	-

Tabela 3: Comparação de $K_t s$ caso 3D

4.2 Gráficos da redução de tensão pela distância à raiz do entalhe

Nessa seção serão apresentados os gráficos da distribuição de tensões à partir da raiz do entalhe, para todos os corpos projetados e utilizados no decorrer da metodologia, tanto para o caso 2D, que representa um Estado Plano de Tensões, quanto para o caso 3D, nos quais uma aproximação para o Estado Plano de Deformações foi utilizada.

4.2.1 Caso 2D

Corpos em Tração

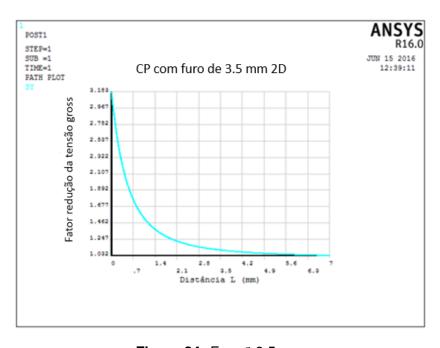


Figura 24: Furo Ø 3,5 mm

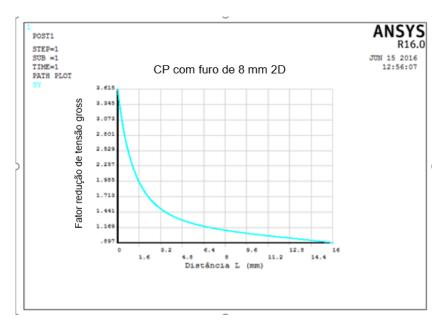


Figura 25: Furo Ø 8 mm

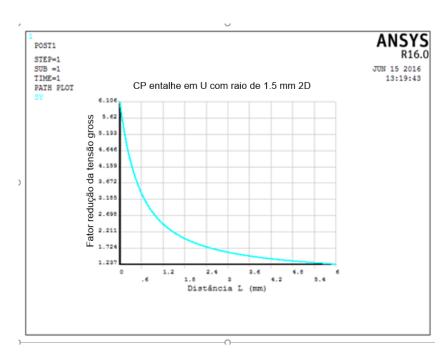


Figura 26: Entalhe em U, R = 1.5 mm

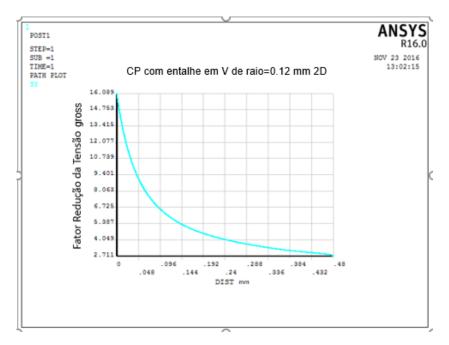


Figura 27: Entalhe em V, R = 0.12

Corpos em Flexão

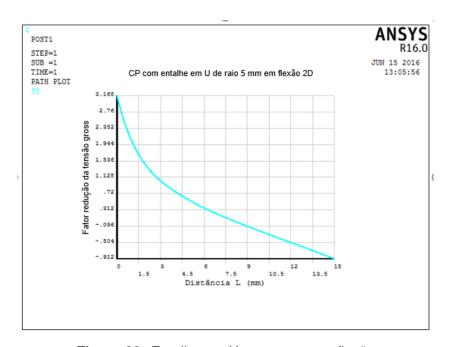


Figura 28: Entalhe em U, R = 5 mm em flexão

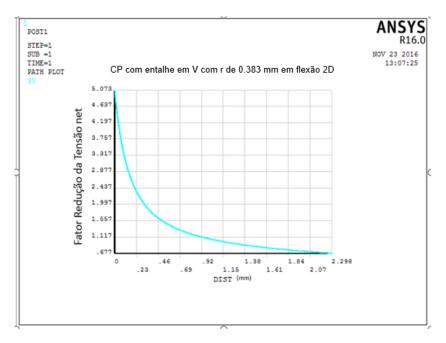


Figura 29: Entalhe em V, R = 0.383 em flexão

4.2.2 Caso 3D

Corpos em Tração

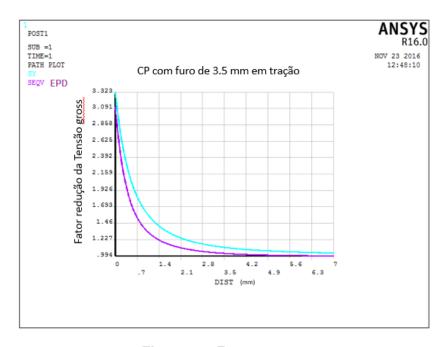


Figura 30: Furo ∅ 3,5 mm

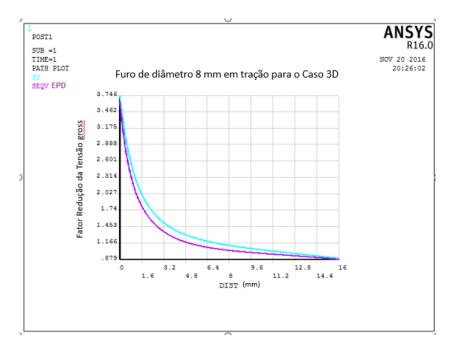


Figura 31: Furo 0 8 mm

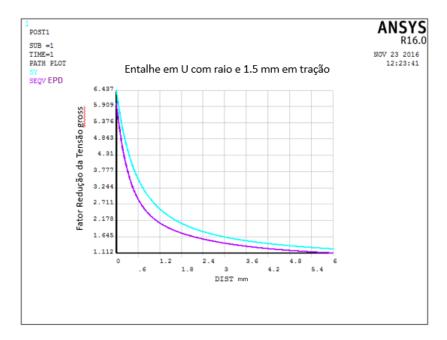


Figura 32: Entalhe em U, R = 1.5mm

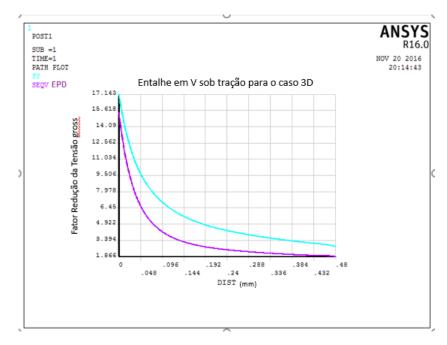


Figura 33: Entalhe em V, R = 0.12

Corpos em Flexão

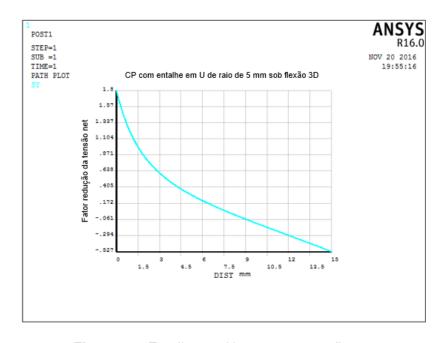


Figura 34: Entalhe em U, R = 5 mm em flexão

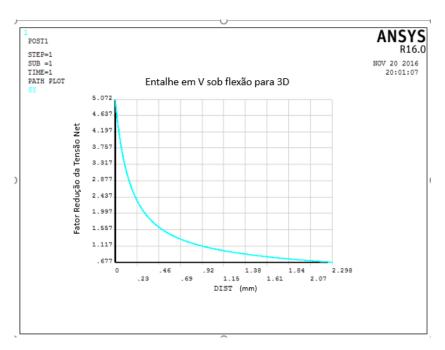


Figura 35: Entalhe em V, R = 0.383 em flexão

4.3 Curvas materiais L_{MP} -N e constantes de ajuste

Nessa seção estão as cusvas materias L_{MP} -N, acompanhadas das tabelas que apresentam as constantes e ajuste encontradas, cuja variável distância crítica calculada foi aproximada pelo método do ponto. Essa foi levantada aplicando-se o método da distância crítica em CPs de entalhe V agudo, sob regimes de tração e flexão e submetidos à razões de carregamento de R=-1 e R=0.1 para o primeiro regime e de R=0.1 para o segundo, tando para os casos 2D quanto 3D.

Tabela 4: Constantes de ajuste para o caso 3D

Tipo	A_l	b_l
Tracao $R = -1$	5.315	-0.1965
Tracao $R = 0.1$	3.519	-0.1311
Flexao	0.2752	0.09109

Tabela 5: Constantes de ajuste para o caso 2D

Tipo	A_l	b_l
Tracao $R = -1$	10.72	-0.2566
Tracao $R = 0.1$	4.438	-0.1593
Flexao	0.2556	0.09427

4.3.1 Caso 2D

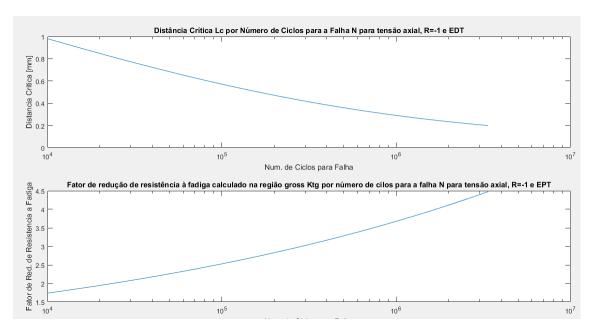


Figura 36: Gráficos L_{MP} -N e K_t -N para R=-1 em tração

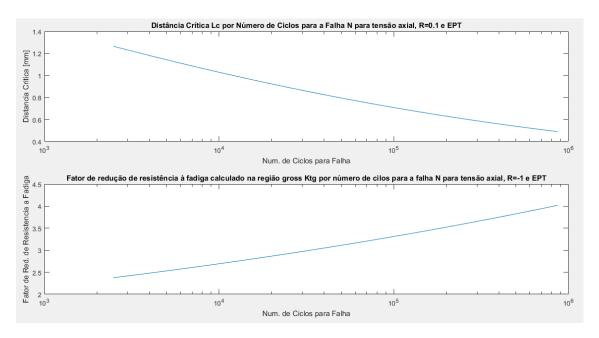


Figura 37: Gráficos L_{MP} -N e K_t -N para R=0.1 em tração

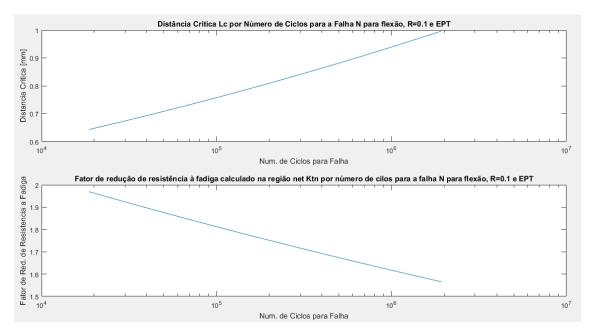


Figura 38: Gráficos L_{MP} -N e K_t -N para R=0.1 em flexão

4.3.2 CASO 3D

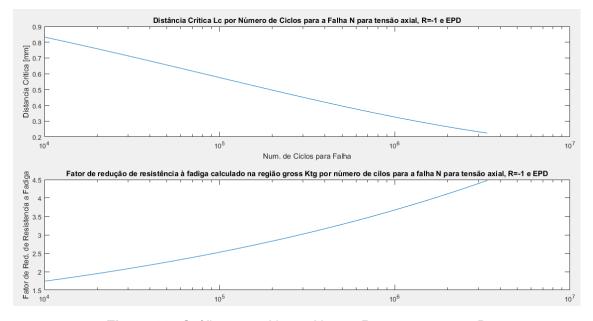


Figura 39: Gráficos L_{MP} -N e K_t -N para R=-1 em tração, 3D

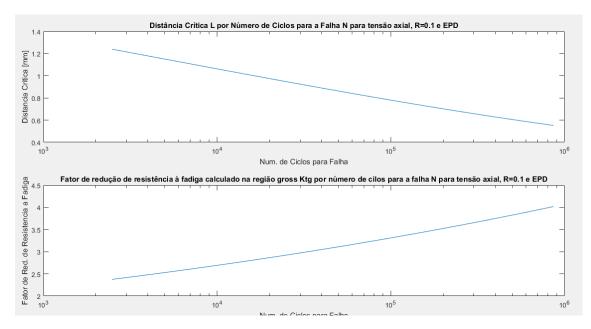


Figura 40: Gráficos L_{MP} -N e K_t -N para R=0.1 em tração, 3D

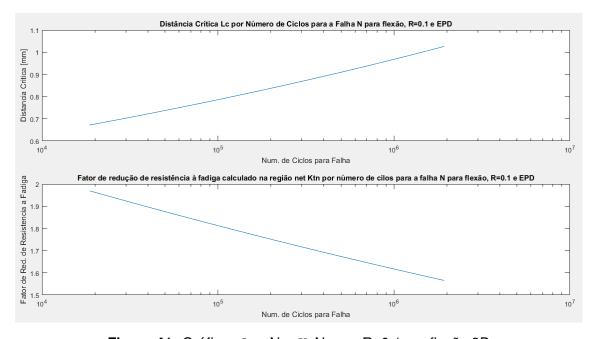


Figura 41: Gráficos L_{MP} -N e K_t -N para R=0.1 em flexão,3D

4.4 Gráficos da interpolação de Vida Estimada por Vida Prevista

Aqui serão apresentados todos os gráficos obtidos na interpolação de Vida Estimada, para todos os CPs testados em regimes de tração e flexão e para as razões de carregamento já citadas, tanto para o caso 2D quanto 3D. Esses estão relacionando os dados de entrada, as vidas previstas, e os de saída, as vidas estimadas, marcados respectivamente pela correlação perfeita e intervalos superiores e inferiores de 3 vidas, como no trabalho fonte. As tabelas apresentando os resultados obtidos interação à interação estão aprensentadas no Apêndice X e os gráficos do trabalho fonte serão apresentados abaixo.

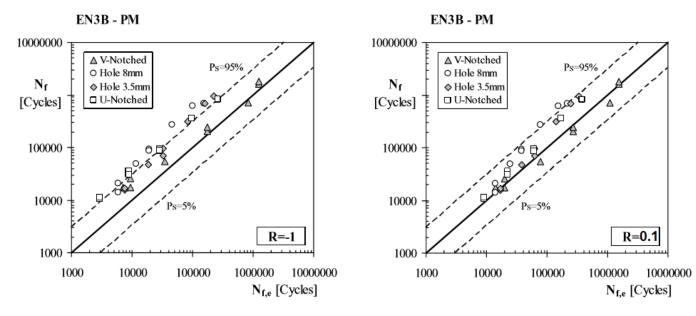


Figura 42: Gráficos da Interpolação para Vida Estimada do trabalho de Susmel e Taylor(2007)

4.4.1 TRAÇÃO R=-1

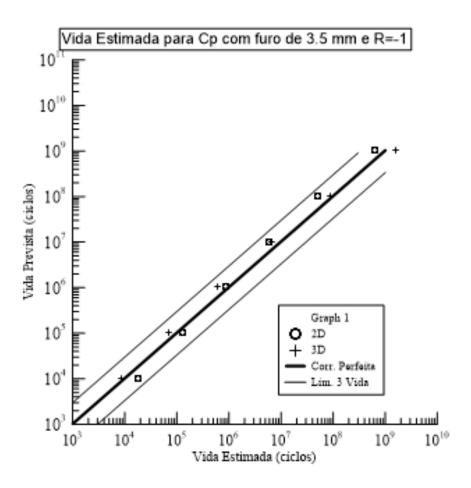


Figura 43: Vida Estimada para Corpo furo de 3.5 mm e R=-1

Quanto a dispersão, a interpolação apresentou resultados igualmente bons tanto para o caso 2D ou EPT quanto para o caso 3D ou EPD, todos próximos a curva que apresenta a correlação perfeita e dentro dos limites inferior e superior de 3 vidas.

Os resultados foram também, semelhantes nos intervalos de média e alta vida, sendo um primeiro indicativo que o regime de média vida está de fato dentro de um regime predominantemente elástico, que L é um parâmetro que varia com o número de ciclos N e há uma 'power function' que associa ambos.

Os pesquisadores não apresentam resultados para vidas tão altas quanto 10^8 e 10^9 porém, em comparação, os resultados obtidos foram superiores aos do trabalho de origem, cujos resultados só estão dentro dos limites inferior e superior de 3 vidas para o intervalo entre 10^4 e 10^5 .

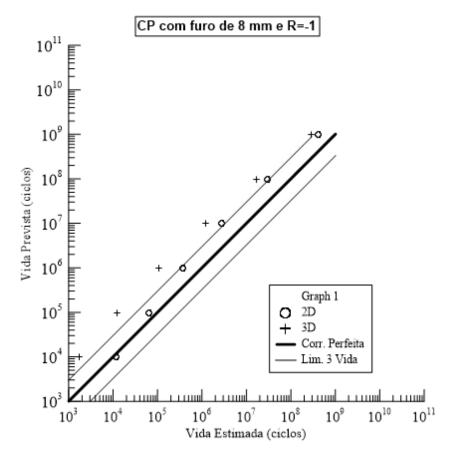


Figura 44: Vida Estimada para Corpo furo de 8 mm e R=-1

Nesse caso, os resultados foram superiores na aproximação pelo EPT, cujos resultados para médio ciclo estão dentro dos limites superior e inferior de 3 vidas, que na aproximação pelo EPD, que apresentou resultados muito semelhantes ao trabalho base dentro dos intervalos apresentados, em geral fora do limite superior de 3 vidas.

Calcular tensões através da região *gross* para entalhes tão grandes carrega altas distorções, motivo provável pelo qual os resultados desse trabalho e do trabalho de origem, para esse corpo, são inferiores aos encontrados para os demais corpos.

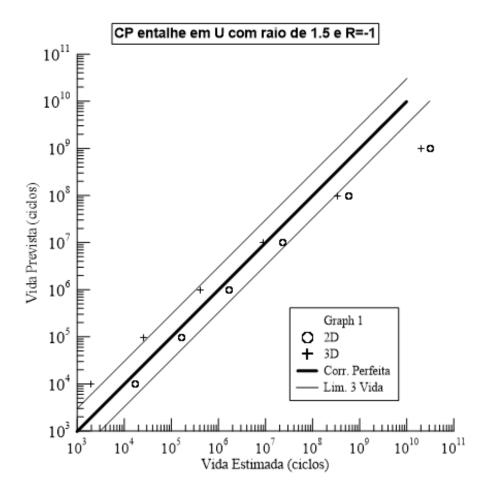


Figura 45: Vida Estimada para Corpo com entalhe em U de raio 1.5 mm e R=-1

Os resultados para esse corpo foram, para ciclos mais baixos, superiores para o regime de EPD e, surpreendetimente, para o regime de média vida, que estão próximos à correlação perfeita.

Os trabalho base não apresenta os resultados para ciclos tão altos quanto 10^8 e 10^9 , onde há maior dispersão e resultados fora dos limites de 3 vidas, porém os demais foram inferiores aos encontrados nesse trabalho, apresentando todos os pontos sobre ou acima do limite superior de 3 vidas.

4.4.2 TRAÇÃO R=0.1

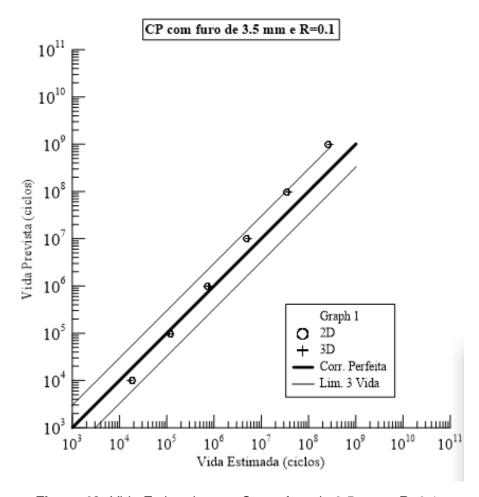


Figura 46: Vida Estimada para Corpo furo de 3.5 mm e R=0.1

Para razões de carregamento de R = 0.1, todos os corpos apresentaram resultados extremamente próximos para as aproximações do EPT e EPD e, esse corpo, mais uma vez, surpreendetimente, apresenta resultados superiores para regimes de médio ciclo.

Em relação ao trabalho fonte, para os intervalos mostrados, os resultados encontrados foram bastante semelhantes, mais próximos à correlação perfeita para ciclos inferiores de médio ciclo, e mais dispersos para ciclos superiores,

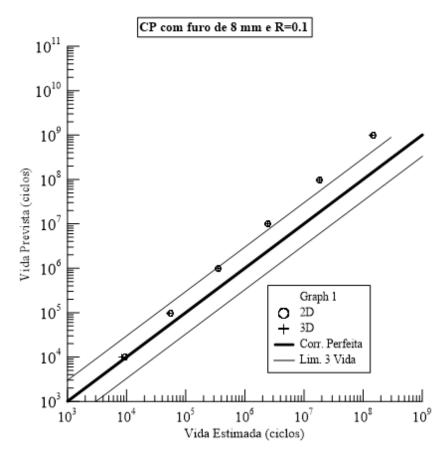


Figura 47: Vida Estimada para Corpo furo de 8 mm e R=0.1e R=0.1

Essa interpolação apresentou, também, aproximação para o EPT e o EPD com resultados muito próximos e resultados superiores para regimes de médio ciclo, dentro dos limites de 3 vidas.

Em comparação ao trabalho base, os resultados foram semelhantes, mais próximos da correlação perfeita para ciclos inferiores de média vida e mais dispersa para ciclos superiores, fora dos intervalos de 3 vidas. Aqui, o problema do cálculo sobre a região gross provavelmente permanece, contribuindo para a dispersão dos resultados.

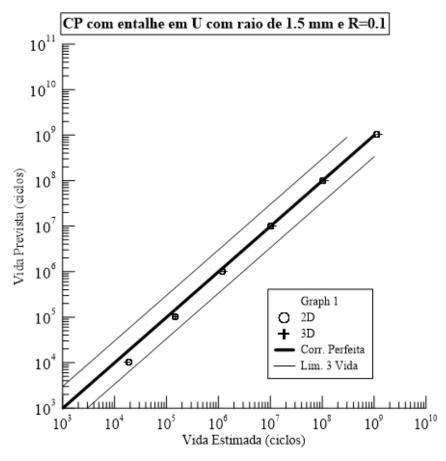


Figura 48: Vida Estimada para Corpo com entalhe em U de raio 1.5 mm e R=0.1

Nessa interação, os resultados obtidos, tanto em regime de alta quanto de média vida, estão muito próximos à correlação perfeita, mais uma vez indicando que o regime de médio ciclo está predominantemente dentro do regime elástico, que L é um parâmetro que varia com o número de ciclos N e há uma 'power function' os associa, e são superiores, para todos os intervalos apresentados, aos resultados do trabalho do Susmel e Taylor.

4.4.3 FLEXÃO

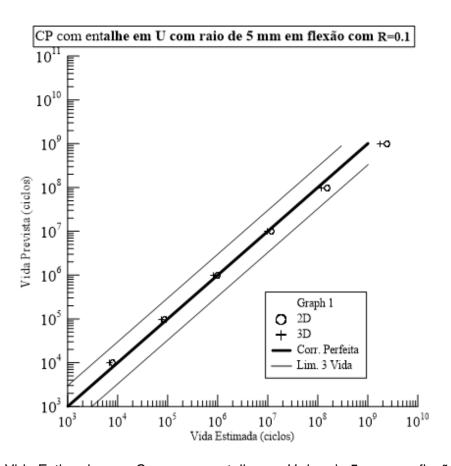


Figura 49: Vida Estimada para Corpo com entalhe em U de raio 5 mm, em flexão para R=0.1

Para os corpos em flexão, os resultados obtidos, também, tanto em regime de alta quanto de média vida, estão muito próximos à correlação perfeita, como indicativo mais uma vez que o regime de médio ciclo está predominantemente dentro do regime elástico, que L é um parâmetro que varia com o número de ciclos N e que há uma 'power function' que associa ambos. Os pesquisadores optaram por não apresentarem os resultados para o regime de flexão.

CONCLUSÃO E FUTUROS TRABALHOS

Uma parte primordial para gerar os demais resultados da metodologia desenvolvida é o estudo de convergência dos K_t s. Com a análise do K_t s numéricos gerados no Ansys comparados aos retirados do trabalho de Susmel e Taylor, é possível perceber que esse convergem e apresentam baixos erros, dentro do esperado.

Ao estudar-se as curvas levantadas para iteração de vida estimada, objetivo último da metodologia apresentada, as previsões na região de médio ciclo, assim como as obtidas no trabalho de referência, parecem ser mais acuradas que na região de alto ciclo, o que é um resultado surpreendente, levando-se em consideração que a teoria da distância crítica já vem sendo usada com sucesso em ciclos mais altos e esses intervalos foram usados na comparação justamente como parametro de sucesso na convergência.

Observa-se, que o nível de precisão encontrado nessas iterações parece corroborar as conclusões anteriores de que a curva L-N é sim uma curva material, variando apenas de material à material e com os regimes e as razões de carregamentos e que ela pode ser aplicada na previsão de corpos em regimes tanto de tração quanto flexão, sendo empregada não só para diversos entalhes quanto para diferentes regimes geradores de gradientes de tensões.

Corrobora também as premissas adotadas pelos pesquisadores que L é um parâmetro que varia com o número de ciclos N e há uma 'power function' que associa ambos e que, a médio ciclo, prevalece o regime elástico, e as conclusões a alto ciclo podem ser expandidas a esse regime.

Os resultados obtidos na aplicação da TDC para o Estado Plano de Tensões e o Estado Plano de Deformações foram semelhantes pois essa teoria é aplicada em termos da tensão principal na raiz do entalhe, e no caso específico da metodologia apresentada, todos os carregamentos foram aplicados em direção uniaxial.

É importante notar que para o entalhe maior, com furo de 8 mm, a teoria não apresentou precisão e os resultados ficaram, em geral, fora das margens inferiores e superiores de 3 vidas. Os motivos disso podem ser que o cálculo da tensão sobre região gross para entalhes tão grandes começa a apresentar grandes distorções, ou a tensão principal em entalhes grandes devem ser corrigidos por uma função adimensional que corrige a geometria do entalhe, como propõe Lazzarin (1997).

Foi possível notar que a Teoria da Distância Critica é um método de fácil implementação, com baixa dependência experimental, pois usa constantes materiais presentes na literatura, ganha em praticidade pois evita o estudo de zonas plásticas geradas na saída do entalhe assim como pontos de singularidade para entalhes agudos, e quase sempre independe do entalhe. Como os resultados, quando fora dos limites inferiores e superiores de 3 vidas, foram quase sempre concervadores, a TDC pode ser aplicada à problemas práticos, pois apresentará um certo grau de segurança.

Trabalhos Futuros

No decorrer do desenvolvimento desse trabalho surgiram margens para novas pesquisas que podem ser devenvolvidas no futuro como,

- Testar a TDC para os mesmos regimes, aproximada por outros métodos, como o método da linha e da área.
- 2. Testar a inflência das razões de carregamento sobre a precisão da Teoria.
- 3. Estimar a influência na previsão da teoria utilizando o cálculo das tensões sob a região net e não gross.
- 4. Testar a inflência de fatores adimensionas para corrigir a geometria do entalhe.
- 5. Testar a metodologia experimentalmente.

REFERÊNCIAS BIBLIOGRÁFICAS

Anderson, Ted L., and T. L. Anderson. Fracture mechanics: fundamentals and applications. CRC press, 2005.

ASTM (2011), "Standart Test Method for measurement of Fadigue Crack Growth Rates". In ASTM E 647

Broek, David. Elementary engineering fracture mechanics. Springer Science & Business Media, 2012.

Broek, David. The practical use of fracture mechanics. Springer Science & Business Media, 2012.

DA ROSA, Edison. "Mecânica da fratura e fadiga." Florianópolis: UFSC (2000).

Dowling, N. E. (1999), Mechanical Behavior of Naterials. 2ª e. Pearson-Pentice Hall. Nova Jersey, Estados Unidos.

Dowling, N. E. (2007), Mechanical Behavior of Naterials. 3ª e. Pearson-Pentice Hall. Nova Jersey, Estados Unidos.

El Haddad, M. H., Dowling, N. F., Topper, T. H., Smith, K. N. (1980), "J Integral applications for short fatigue cracks at notches", Int. J. Fracture, 16, 15-24.

Hosford, William F. Mechanical behavior of materials. Cambridge University Press, 2010.

Juvinall, Robert C., and Kurt M. Marshek. Fundamentals of machine component design. Vol. 83. New York: John Wiley e Sons, 2006.

Kim, Ho Sung. "Mechanics of Solids and Fracture." (2013).

Inglis, C. E. (1913), "Stress in a plate due to the presence of cracks and sharp corners, Proceedings, Institute of Naval Architects,60.

Kasiri, ., Taylor, D. (2008), "A critical distance study of stress concentration in bone", Journal of Biomechanics, 41:603-609

Kitagawa, H., Takahashi, S. (1976), "Applicability of fracture mechanics to very small cracks or the cracks in the early stage", In: Proceedings of the 2º International Conference on Mechanical Behaviour of Materials. Boston, pp. 627-631.

Lee, Yung-Li. Fatigue testing and analysis: theory and practice. Vol. 13.

Butterworth-Heinemann, 2005.

Meyers, Marc A., and Krishan Kumar Chawla. Mechanical behavior of materials. Vol. 2. Cambridge: Cambridge university press, 2009.

Negru, R., et al. "Lifetime prediction in medium-cycle fatigue regime of notched specimens." Theoretical and Applied Fracture Mechanics (2016).

Neuber H. (1936), Forschg Ing-Wes, 7:271-81.

Neuber, H.(1946), "Theory of otches", Ed. J. W. Edwards, Ann Harber, EUA.

Nicholas, Theodore. High cycle fatigue: a mechanics of materials perspective. Elsevier, 2006.

Norton, R. L (2004), "Projeto de máquinas: uma abordagem integrada", 2ª ed., Porto Alegre: Bookman.

Radaj, Dieter, and Michael Vormwald. Advanced methods of fatigue assessment. Heidelberg, Germany: Springer, 2013.

Paris, P.C. e Erdogan, F.J. (1963), "A critical analysis of crack propagation laws", In: Int. J. of Basic Engineering, 85, p. 528-34.

Pearson, R. E. (1975), "Initiation of fatigue crack in commercial aluminum alloys and the subsequent propagation of very short cracks", Engineering Fracture Mechanics, 7, pp. 235-47.

Susmel, L. (2003), "A unifying approach to estimate the high-cycle fatigue strength of notched components subjected to both uniaxial and multiaxial cyclic loadings", Fatigue Fract Engng Mater Struct, 27, pp. 391-411.

Susmel, L. (2008), "The theory of critical distances: a review of its applications in fatigue", Engineering Fracture Mechanics, 75:1706-1724.

Susmel, L., Taylor, D. (2006), "A simplified approach to apply the theory of critical distances to notched components under torsional fatigue loading", International Journal of Fatigue, 28, pp. 417-430.

Susmel, L., Taylor, D. (2007), "A novel formulation of the Theory of Critical Distances to estimate Lifetime of Notched Components on the Medium-Cycle Fatigue Regime", Fatigue Fract Engng Mater Struct, 30 7:567-581.

Taylor, D. (2001), "A mechanistic approach to critical-distance methods in notch fatigue", Fatigue Fract Engng Maeter Struct, 24, pp. 215-24.

Taylor, D. (2004), "Predicting the fracture strength of ceramic materials using the theory of critical distances", Engng Fract Mech, 71:2407-16.

Anderson, Ted L., and T. L. Anderson. Fracture mechanics: fundamentals and applications. CRC press, 2005.

Cutrim, T. H. P. (2014). Aplicação do método da distância crítica para a previsão de vida em regime de médio ciclo.

Silva, B. L. D. (2010). Estratégia alternativa para a determinação do limiar de propagação de trincas através da teoria da distância crítica.

APÊNDICE A – Rotina do matlab para cálculo da distancia crítica pelo metodo do ponto para R=0,1 em regime de tração

```
clc
       clear
       close all
    filename = 'I:\Dropbox\Projetos de Graduacao\JOYCE\V_0_12a.txt';
       %% Iniciar variaveis.
       NOME = 'I:\Dropbox\Projetos de Graduacao\JOYCE\V_0_12a';
       filename = strcat(NOME, '.txt');
10
       startRow = 2;
11
       %% Ler colunas de dados como strings:
13
       %Para mais informacoes , consulte a documentacao TEXTSCAN .
14
       formatSpec = '%13s%8s%[^{n\r]'};
15
       %% Abrir arquivo de texto.
17
       fileID = fopen(filename, 'r');
18
       %% Ler colunas de dados de acordo com o formato string.
20
       % Esta chamada e baseada na estrutura do arquivo utilizado para gerar
21
       %este codigo. Se ocorrer um erro em um arquivo diferente , tentar
22
       %regenerar o codigo pela ferramenta de importacao.
23
       textscan(fileID, '%[^\n\r]', startRow-1, 'ReturnOnError', false);
25
       textscan(fileID, formatSpec, 'Delimiter', '', 'WhiteSpace', '',
26
       'ReturnOnError', false);
27
28
```

```
%% Fechar arquivo de texto.
29
       fclose(fileID);
30
31
       %% Converter o conteudo das colunas que contem strings numericos para
32
       %%numeros.
33
       % Substituir strings nao numericas por NaN.
34
       raw = repmat({''},length(dataArray{1}),length(dataArray)-1);
35
       for col=1:length(dataArray)-1
36
           raw(1:length(dataArray{col}),col) = dataArray{col};
37
       end
38
       numericData = NaN(size(dataArray{1},1),size(dataArray,2));
39
40
       for col=[1,2]
41
42
           % Converter strings na matriz da celula de entrada para numeros.
           %Substituir strings nao numerico com NaN.
43
           rawData = dataArray{col};
           for row=1:size(rawData, 1);
45
                % Criar uma expressao regular para detectar e remover
46
                %prefixos e sufixos nao-numericos.
47
                regexstr = '(?<prefix>.*?)(?<numbers>([-]*(\d+[\,]*)+[\.]
                \{0,1\}\d \times [eEdD] \{0,1\} [-+] \times d \times [i] \{0,1\}) | ([-] \times (d+[\,] \times) \times [\.]
49
                \{1,1\}\d+[eEdD]\{0,1\}[-+]*\d*[i]\{0,1\})) (?<suffix>.*)';
50
                try
51
52
                    result = regexp(rawData{row}, regexstr, 'names');
                    numbers = result.numbers;
53
54
                    % Detectetar virgulas nas casas de milhares
55
                    invalidThousandsSeparator = false;
                    if any(numbers==',');
57
                         thousandsRegExp = '^d+?(\,\d{3})*\.\{0,1\}\d*;
58
                         if isempty(regexp(thousandsRegExp, ',', 'once'));
59
                             numbers = NaN;
60
                             invalidThousandsSeparator = true;
61
                         end
62
                    end
63
                    % Converter strings numericos em numeros.
64
65
                    if ¬invalidThousandsSeparator;
                         numbers = textscan(strrep(numbers, ',', ''), '%f');
66
                         numericData(row, col) = numbers{1};
67
                         raw{row, col} = numbers{1};
68
                    end
69
                catch me
70
                end
71
```

```
72
            end
        end
73
74
        %% Excluir linhas com celulas nao-numericas
        J = \neg all(cellfun(@(x) (isnumeric(x) || islogical(x)) && \neg isnan(x),
76
        raw),2); % Achar rows com celulas nao numericas
77
        raw(J,:) = [];
78
79
        %% Alocar matrizes importadas na coluna dos nomes das variaveis.
80
        1 = cell2mat(raw(:, 1));
81
        S REF = cell2mat(raw(:, 2));
82
83
        %% Limpar variaveis temporarias.
84
        clearvars filename startRow formatSpec fileID dataArray ans raw col
85
        numericData rawData row regexstr result numbers
86
        invalidThousandsSeparator thousandsRegExp me J;
87
88
        %DEFINE A FAIXA DA TENSAO TRATIVA NA SECAO GROSS
89
90
        K = 100;
91
92
        Sgmin = 41.7;
93
        Sgmax = 200.2004;
94
95
        %CARACTERIZA A CURVA DE FADIGA DO ESPECIME ENTALHADO EM TRACAO
96
97
       bq = -1/0.2681;
98
        Ag = (1/1628.28)^bg;
100
101
        %CARACTERIZA A CURVA DE FADIGA DO MATERIAL EM TRACAO
102
103
        Am = 1916.22;
104
        bm = -0.17825;
105
106
        INC = (Sqmax-Sqmin) / (K-1);
107
108
        for k=1:K
109
110
            Sq(k) = Sqmin + (k-1) * INC;
111
112
            S = S_REF * Sg(k);
113
            p = polyfit(S, 1, 8);
114
```

```
115
            % DEFINE VIDA DE FADIGA ASSOCIADAS A TENSAO gross NO CP ENTALHADO
116
117
            N(k) = Ag*(Sg(k))^bg;
118
119
            % ESTIMA A TENSAO DE RESISTENCIA DO MAT. EM FADIGA
120
121
122
            Se(k) = Am*(N(k))^bm;
123
            % ESTIMA A DISTANCIA CRITICA
124
125
            lp(k) = polyval(p, Se(k)) *2;
126
127
            Kfg(k) = Se(k)/Sg(k);
128
129
        end
130
131
        figure
132
        subplot(2,1,1);
133
        semilogx(N,lp);
134
        xlabel('Num. de Ciclos para Falha');
135
        ylabel('Distancia Critica [mm]');
136
        subplot (2,1,2);
137
        semilogx(N,Kfg)
138
        xlabel('Num. de Ciclos para Falha');
139
        ylabel ('Fator de Red. de Resistencia a Fadiga');
140
141
142
        %% Fit: 'untitled fit 1'.
        [xData, yData] = prepareCurveData( N, lp );
143
144
        %Configurar fittype e opcoes.
145
        ft = fittype( 'power1' );
146
        opts = fitoptions( 'Method', 'NonlinearLeastSquares' );
147
        opts.Display = 'Off';
148
        opts.StartPoint = [19.653305110338 - 0.253858658369811];
149
150
151
        % Ajustar modelo aos dados.
        [result, gof] = fit( xData, yData, ft, opts );
152
153
        result
154
155
        TAM = length(S_REF);
156
157
```

Apêndice A – Rotina do matlab para cálculo da distancia crítica pelo metodo do ponto para R=0,1 em regime de tração

```
D_EST = strcat(NOME,'.DAT');
fid = fopen(D_EST,'a');

for i=1:TAM
fprintf(fid,'%9.5e;%9.5e\r\n',l(i),S_REF(i));
end

fclose(fid);
```

APÊNDICE B – Rotina do matlab para cálculo da distancia crítica pelo metodo do ponto para R=0,1 em regime de flexão

```
1 clc
2 clear
3 close all
5 filename = 'I:\Dropbox\Projetos de Graduacao\JOYCE\Resultado_v_0_383_flex
6 ao.txt';
  %% Iniciar variaveis.
9 NOME = 'I:\Dropbox\Projetos de Graduacao\JOYCE\Resultado_v_0_383_flexao';
  filename = strcat(NOME, '.txt');
12 startRow = 2;
14 %% Ler colunas de dados como strings:
  %Para mais informacoes , consulte a documentacao TEXTSCAN .
  formatSpec = '%13s%8s%[^{n}r]';
  %% Abrir arquivo de texto.
  fileID = fopen(filename, 'r');
21 %% Ler colunas de dados de acordo com o formato string.
22 % Esta chamada e baseada na estrutura do arquivo utilizado para gerar
23 %este codigo. Se ocorrer um erro em um arquivo diferente , tentar
  %regenerar o codigo pela ferramenta de importacao.
25 textscan(fileID, '%[^\n\r]', startRow-1, 'ReturnOnError', false);
26 dataArray = textscan(fileID, formatSpec, 'Delimiter', '', 'WhiteSpace',
  '', 'ReturnOnError', false);
28
```

```
%% Fechar arquivo de texto.
  fclose(fileID);
31
  %% Converter o conteudo das colunas que contem strings numericos para
  %numeros. Substituir strings nao numericas por NaN.
  raw = repmat({''},length(dataArray{1}),length(dataArray)-1);
  for col=1:length(dataArray)-1
       raw(1:length(dataArray{col}),col) = dataArray{col};
36
37
  end
  numericData = NaN(size(dataArray{1},1), size(dataArray,2));
38
39
  for col=[1,2]
       % Converter strings na matriz da celula de entrada para numeros.
41
       %Substituir strings nao numerico com NaN.
42
       rawData = dataArray{col};
43
       for row=1:size(rawData, 1);
           % Criar uma expressao regular para detectar e remover prefixos e
45
           %sufixos nao-numericos.
46
           regexstr = '(?refix>.*?) (?<numbers>([-]*(\d+[\,]*)+[\.]{0,1}\d*
47
           [eEdD] \{0,1\} [-+] * d*[i] \{0,1\}) | ([-] * (d+[\,] *) * [\.] \{1,1\} d+ [eEdD]
           \{0,1\}[-+]*\d*[i]\{0,1\})) (?<suffix>.*)';
49
           try
50
               result = regexp(rawData{row}, regexstr, 'names');
51
52
               numbers = result.numbers;
53
               % Detectetar virgulas nas casas de milhares
54
               invalidThousandsSeparator = false;
55
               if any(numbers==',');
                   thousandsRegExp = '^d+?(\,\d{3})*\.\{0,1\}\d*;
57
                   if isempty(regexp(thousandsRegExp, ',', 'once'));
58
                        numbers = NaN;
59
                        invalidThousandsSeparator = true;
60
                    end
61
               end
62
               % Converter strings numericos em numeros.
63
               if ¬invalidThousandsSeparator;
64
                    numbers = textscan(strrep(numbers, ',', ''), '%f');
65
                   numericData(row, col) = numbers{1};
66
                    raw{row, col} = numbers{1};
67
               end
68
           catch me
69
           end
70
       end
71
```

```
72
   end
73
   %% Excluir linhas com celulas nao-numericas
75 J = \neg all(cellfun(@(x) (isnumeric(x) || islogical(x)) && \neg isnan(x), raw), 2);
76 % Achar rows com celulas nao numericas
  raw(J,:) = [];
   %% Alocar matrizes importadas na coluna dos nomes das variaveis.
  l = cell2mat(raw(:, 1));
  S_REF = cell2mat(raw(:, 2));
  %% Limpar variaveis temporarias.
  clearvars filename startRow formatSpec fileID dataArray ans raw col
85 numericData rawData row regexstr result numbers invalidThousandsSeparator
   thousandsRegExp me J;
87
   %DEFINE A FAIXA DA TENSAO TRATIVA NA SECAO GROSS
  K = 100;
90
91
   Sqmin = 110.7;
   Sgmax = 250.2004;
94
   %CARACTERIZA A CURVA DE FADIGA DO ESPECIME ENTALHADO EM FLEXAO
96
  bg = -1/0.17575;
97
   Ag = (1/1408.573)^bg;
   %CARACTERIZA A CURVA DE FADIGA DO MATERIAL EM FLEXAO
100
101
   Am = 4512.599;
102
   bm = -0.22523;
103
104
   INC = (Sgmax-Sgmin) / (K-1);
105
106
   for k=1:K
107
108
       Sg(k) = Sgmin + (k-1)*INC;
109
110
       S = S_REF * Sq(k);
111
       p = polyfit(S, 1, 8);
112
113
       % DEFINE VIDA DE FADIGA ASSOCIADAS A TENSAO gross NO CP ENTALHADO
114
```

```
115
116
       N(k) = Ag * (Sg(k))^bg;
117
       % ESTIMA A TENSAO DE RESISTENCIA DO MAT. EM FADIGA
118
119
       Se(k) = Am*(N(k))^bm;
120
121
       % ESTIMA A DISTANCIA CRITICA
122
123
       lp(k) = polyval(p, Se(k)) *2;
124
125
       Kfg(k) = Se(k)/Sg(k);
126
127
128
   end
129
130 figure
131 subplot (2,1,1);
132 semilogx(N,lp);
  xlabel('Num. de Ciclos para Falha');
133
134 ylabel('Distancia Critica [mm]');
135 subplot (2,1,2);
136 semilogx(N, Kfg)
   xlabel('Num. de Ciclos para Falha');
   ylabel ('Fator de Red. de Resistencia a Fadiga');
138
139
   %% Fit: 'untitled fit 1'.
140
   [xData, yData] = prepareCurveData( N, lp );
141
142
   %Configurar fittype e opco-es.
143
   ft = fittype( 'power1');
   opts = fitoptions( 'Method', 'NonlinearLeastSquares');
   opts.Display = 'Off';
   opts.StartPoint = [19.653305110338 - 0.253858658369811];
147
148
   % Ajustar modelo aos dados.
149
   [result, gof] = fit(xData, yData, ft, opts);
150
151
   result
152
153
   TAM = length(S_REF);
154
155
156 D_EST = strcat(NOME, '.DAT');
fid = fopen(D_EST, 'a');
```

Apêndice B - Rotina do matlab para cálculo da distancia crítica pelo metodo do ponto para R=0,1 em regime de flexão

```
158

159 for i=1:TAM

160 fprintf(fid,'%9.5e;%9.5e\r\n',l(i),S_REF(i));

161 end

162

163 fclose(fid);
```

APÊNDICE C – Rotina do matlab para cálculo da distancia crítica pelo metodo do ponto para R=-1 em regime de tração

```
1 clc
2 clear
3 close all
5 filename = 'I:\Dropbox\Projetos de Graduacao\JOYCE\V_0_12a.txt';
7 %% Iniciar variaveis.
8 NOME = 'I:\Dropbox\Projetos de Graduacao\JOYCE\V_0_12a';
9 filename = strcat(NOME, '.txt');
10 startRow = 2:
12 %% Ler colunas de dados como strings:
 %Para mais informacoes , consulte a documentacao TEXTSCAN .
  formatSpec = '%13s%8s%[^\n\r]';
16 %% Abrir arquivo de texto.
17 fileID = fopen(filename, 'r');
 %% Ler colunas de dados de acordo com o formato string.
20 % Esta chamada e baseada na estrutura do arquivo utilizado para gerar este
21 % codigo. Se ocorrer um erro em um arquivo diferente , tentar regenerar
22 %o codigo pela ferramenta de importacao.
23 textscan(fileID, '%[^\n\r]', startRow-1, 'ReturnOnError', false);
  dataArray = textscan(fileID, formatSpec, 'Delimiter', '', 'WhiteSpace',
  '', 'ReturnOnError', false);
27 %% Fechar arquivo de texto.
28 fclose(fileID);
```

```
29
     %% Converter o conteudo das colunas que contem strings numericos para
      %numeros. Substituir strings nao numericas por NaN.
      raw = repmat({''},length(dataArray{1}),length(dataArray)-1);
      for col=1:length(dataArray)-1
                 raw(1:length(dataArray{col}),col) = dataArray{col};
34
      end
35
      numericData = NaN(size(dataArray{1},1), size(dataArray,2));
37
      for col=[1,2]
38
                 % Converter strings na matriz da celula de entrada para numeros.
39
                 $Substituir strings nao numerico com NaN.
                 rawData = dataArray{col};
41
42
                 for row=1:size(rawData, 1);
                           % Criar uma expressao regular para detectar e remover prefixos e
43
                           $sufixos nao-numericos.
                           regexstr = '(? sprefix > . *?) (? sprefix > . *?)
45
                           \label{eq:def-def} $$ \d = [eEdD] {0,1} [-+] * \d * [i] {0,1}) | ([-] * (\d + [\,] *) * [\.] {1,1} $$
46
                           d+[eEdD] {0,1} [-+] * d*[i] {0,1})) (? < suffix > . *)';
47
                           try
                                      result = regexp(rawData{row}, regexstr, 'names');
49
                                     numbers = result.numbers;
50
51
                                      % Detectetar virgulas nas casas de milhares.
52
                                     invalidThousandsSeparator = false;
53
                                      if any(numbers==',');
54
                                                thousandsRegExp = '^d+?(\,\d{3})*\.\{0,1\}\d*;
55
                                                if isempty(regexp(thousandsRegExp, ',', 'once'));
                                                          numbers = NaN;
57
                                                          invalidThousandsSeparator = true;
58
                                                end
59
60
                                      % Converter strings numericos em numeros.
61
                                      if ¬invalidThousandsSeparator;
62
                                                numbers = textscan(strrep(numbers, ',', ''), '%f');
63
                                                numericData(row, col) = numbers{1};
64
65
                                                raw{row, col} = numbers{1};
                                     end
66
                           catch me
67
                           end
68
69
                 end
      end
70
71
```

```
72 %% Excluir linhas com celulas nao-numericas
73 J = \neg all(cellfun(@(x) (isnumeric(x) || islogical(x)) && \neg isnan(x), raw), 2);
74 % Encontrar rows com celulas nao numericas
75 raw(J,:) = [];
76
  %% Alocar matrizes importadas na coluna dos nomes das variaveis.
78 l = cell2mat(raw(:, 1));
  S_REF = cell2mat(raw(:, 2));
81 %% Limpar variaveis temporarias.
82 clearvars filename startRow formatSpec fileID dataArray ans raw col
  numericData rawData row regexstr result numbers invalidThousandsSeparator
  thousandsRegExp me J;
   %DEFINE A FAIXA DA TENSAO TRATIVA NA SECAO GROSS
86
87
   K = 100;
88
89
   Sqmin = 41.7;
   Sgmax = 200.2004;
   %CARACTERIZA A CURVA DE FADIGA DO ESPECIME ENTALHADO EM TRACAO
93
94
   bg = -1/0.26954;
   Ag = (1/2396.8)^bg;
97
   %CARACTERIZA A CURVA DE FADIGA DO MATERIAL EM TRACAO
98
100 Am = 933.67;
   bm = -0.10707;
101
102
   INC = (Sqmax-Sqmin) / (K-1);
103
104
   for k=1:K
105
106
       Sg(k) = Sgmin + (k-1) * INC;
107
108
       S = S_REF * Sg(k);
109
       p = polyfit(S, 1, 8);
110
111
       % DEFINE VIDA DE FADIGA ASSOCIADAS A TENSAO gross NO CP ENTALHADO
112
113
       N(k) = Ag*(Sg(k))^bg;
114
```

```
115
       % ESTIMA A TENSAO DE RESISTENCIA DO MAT. EM FADIGA
116
117
       Se(k) = Am*(N(k))^bm;
118
119
       % ESTIMA A DISTANCIA CRITICA
120
121
       lp(k) = polyval(p, Se(k)) *2;
122
123
       Kfg(k) = Se(k)/Sg(k);
124
125
   end
126
127
128 figure
   subplot(2,1,1);
129
130 semilogx(N,lp);
131 xlabel('Num. de Ciclos para Falha');
132 ylabel('Distancia Critica [mm]');
133 subplot (2,1,2);
134 semilogx(N,Kfg)
135 xlabel('Num. de Ciclos para Falha');
   ylabel ('Fator de Red. de Resistencia a Fadiga');
137
138
   %% Fit: 'untitled fit 1'.
139
   [xData, yData] = prepareCurveData( N, lp );
140
141
   %Configurar fittype e opcoes.
  ft = fittype( 'power1');
   opts = fitoptions( 'Method', 'NonlinearLeastSquares' );
   opts.Display = 'Off';
   opts.StartPoint = [19.653305110338 - 0.253858658369811];
146
147
   % Ajustar modelo aos dados.
148
   [result, gof] = fit( xData, yData, ft, opts );
149
150
151
   result
152
   TAM = length(S_REF);
153
154
155 D_EST = strcat(NOME, '.DAT');
   fid = fopen(D_EST, 'a');
156
157
```

Apêndice C - Rotina do matlab para cálculo da distancia crítica pelo metodo do ponto para R=-1 em regime de tração

```
158 for i=1:TAM
159 fprintf(fid,'%9.5e ;%9.5e\r\n',l(i),S_REF(i));
160 end
161
162 fclose(fid);
```

APÊNDICE D – Rotina no Ansys para o calculo do K_t CP D=3,5

```
1 FINISH
2 /CLEAR, START
    mi/////////BATCH
4 /COM, ANSYS RELEASE 13.0 UP20101012 14:25:00 05/11/2016
5 /input, menust, tmp, '',,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,
6 /GRA, POWER
7 /GST,ON
8 /PLO, INFO, 3
9 / GRO, CURL, ON
10 /CPLANE, 1
11 /REPLOT, RESIZE
12 WPSTYLE,,,,,,,0
13 /REPLOT, RESIZE
15 !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS BASICOS DO CORPO DE PROVA !!!!
17 *AFUN, DEG
19 !ALTURA (METADE)
20
21 L = 75
  !COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL - GROSS
24
25 \text{ Hg} = 25
27 !COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL — NET
29 Hn = 23.25
30
```

```
31 !RAIO DE CONCORDANCIA DO ENTALHE
32
33 R = 1.75
35 ! ANGULO DO ENTALHE
36
37 TETA = 0
39 ! DEFINICAO DA REGIAO REFINADA DA MALHA PROXIMA A RAIZ DO CONCENTRADOR DE TENSOES
40
41 K = 2
  !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS AUXILIARES DO CORPO DE PROVA !!!!
45 !COTA Y DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
  !ALTURA RAIZ DO ENTALHE
47
49 H_RE = R*COS(TETA)
51 ALT_ENT = R*COS(TETA)
52
53 !COTA X DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
54
55 H_ENT = Hn + R*(1-SIN(TETA))
56
57 !ALTURA DA SAIDA DO ENTALHE
59 U = Hg - (Hn + R*(1 - SIN(TETA)))
60
61 H_RASGO = R*COS(TETA) + U*TAN(TETA)
62
63 !COTA AUXILIAR PARA GERACAO DA MALHA
64
65 AUX 1 = K \times R
66
67 \text{ TETA1} = 60
68
69 Pintx = Hn + R*(1-SIN(TETA1))
70 Pinty = R*COS(TETA1)
71
72 /PREP7
73
```

```
74 !!!!!!!! CARACERIZACAO DO MATERIAL !!!!!!!!!!!!!!!!!!!
75 YOUNG = 200E3
76 \text{ POISSON} = 0.3
78 ! *
79 MPTEMP,,,,,,,
80 MPTEMP, 1, 0
81 MPDATA, EX, 1,, YOUNG
82 MPDATA, PRXY, 1, , POISSON
  !!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO MATERIAL !!!!!!!!!!!!!!!!
86 !!!!!!! CARACTERIZACAO DE TIPO DE ELEMENTO FINITO !!!!!!!
88 ET, 1, PLANE183
89 ! *
90 KEYOPT, 1, 1, 1
91 KEYOPT, 1, 3, 0
92 KEYOPT, 1, 6, 0
94 !!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO TIPO DE ELEMENTO FINITO !!!!!
98 K, 1, 0, 0, 0,
99 K, 2, Hn-2*AUX_1,
100 K, 3, Hn—AUX_1,
101 K, 4, Hn,,,
102 K, 5, Pintx, Pinty,
103 K, 6, H_ENT, ALT_ENT,
104 K, 7, HG, L,
105 K, 8, 0, L,
106 K, 9, Hn-2*AUX_1, Pinty,
107 K, 10, Hn-AUX_1, Pinty,
108
109 K, 100, Hn+R
110
113 L, 1, 2
114 L,2,3
115 L, 3, 4
116 LARC, 4, 5, 100, R
```

```
117 LARC, 5, 6, 100, R
118 L, 6, 7
119 L,7,8
120 L,8,1
121
122 L, 2, 9
123 L, 9, 10
124 L, 3, 10
125 L, 10, 5
126
   129 A, 1, 2, 9, 10, 5, 6, 7, 8,
130 A, 2, 9, 10, 3,
131 A, 3, 10, 5, 4,
  !!!!!!!! GERACAO DA MALHA DE ELEMENTOS FINITOS !!!!!!!!
134 ESIZE, 0.5*R
135
   !LESIZE, NL1, SIZE, ANGSIZ, DIV, SPACE
137
138 E1 = 100
139 E2 = 20
140 E3 = 40
141 E4 = 1
142 E5 = 40
143
144 LESIZE, 3, , , E1, , ,
                             !E1
145 LESIZE, 2, , , E1, , ,
                        !E1
146 LESIZE, 11,,,20,2,
                          !E2
147 LESIZE, 12, , , 40, 2,
                          !E3
149 LESIZE, 4, , 1, , , ,
                          !E4
150 LESIZE, 5,, E4,,,,
   !LESIZE, 5, , , 40, 2,
                         !E5
151
152
153 AMESH, ALL
154
   !!!!!!!! DEFINICAO DAS CONDICOES DE CONTORNO !!!!!!!!
155
156
   !CONDICOES DE RESTRICAO DE MOVIMENTO DO MODELO
157
158
159 DL, 1, 1, SYMM
```

```
160 DL, 2, 2, SYMM
161 DL, 3, 3, SYMM
162
163 DK, 1, UX, 0
164
   !CONDICOES APLICACAO DE CARGA
165
166
   !SELECAO DA LINHA LOCALIZADA NO PONTO DE APLICACAO DA CARGA DE PRESSAO
167
168
169 LSEL, S, LOC, Y, L
170
171
   SFL, ALL, PRES, -1,
172
173 ALLSEL, ALL
174
175 FINISH
176
177 /SOL
178
179
   ! *
180
181 EQSLV, PCG, 1E-8
182
   /SOLVE
183
184
185 /STATUS, SOLU
186 SOLVE
187 FINISH
188
   !!!!!!!! ENTRADA NO MODO DE POS PROCESSAMENTO
189
190
   /POST1
191
   ! *
192
193
   !SELECAO DA OBSERVACAO DO CAMPO DE DESLOCAMENTOS, Uyy, E TENSOES, Syy.
194
195
196 /EFACET, 1
197 PLNSOL, U,Y, 0,1.0
198 EPLOT
   ! *
200 /EFACET, 1
201 PLNSOL, S,Y, 0,1.0
202
```

```
203 !ATIVACAO DA ANALISE PATH PARA OBTER O COMPORTAMENTO DA VARIACAO DE SYY AØ LONGO DA
204
   ! DEFINICAO DOS PARAMETROS DE PATH
205
207 PATH, Syy, 2, 30, 1000,
208 PPATH, 1, 0, Hn, , , 0,
209 PPATH, 2, 0, Hn-2*AUX_1,,,0,
211 !SELECAO DAS VARIAVEIS DE INTERESSE
212
213 !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO X AO LONGO DA PROFUNDIDADE
214 AVPRIN, 0, ,
215 PDEF, ,S,X,AVG
216 /PBC,PATH, ,0
217
218 !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO Y AO LONGO DA PROFUNDIDADE
219 AVPRIN, 0, ,
220 PDEF, ,S,Y,AVG
221 /PBC,PATH, ,0
222
223 !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO Z AO LONGO DA PROFUNDIDADE
224
225 AVPRIN, 0, ,
226 ! *
227 PDEF, ,S,Z,AVG
228 /PBC,PATH, ,0
   ! *
229
231 !* TENSAO DE VON MISES AO LONGO DA PROFUNDIDADE
232
233 AVPRIN, 0, ,
234 ! *
235 PDEF, ,S,EQV,AVG
236 / PBC, PATH, , 0
237 ! *
238
239 PLPATH, SY
```

APÊNDICE E – Rotina no Ansys para o calculo do K_t CP D=8

```
1 FINISH
2 /CLEAR, START
5 /COM, ANSYS RELEASE 13.0 UP20101012
                                            14:25:00 05/11/2016
6 /input, menust, tmp, '', , , , , , , , , , , 1
7 /GRA, POWER
8 /GST, ON
9 /PLO, INFO, 3
10 /GRO, CURL, ON
11 /CPLANE, 1
12 /REPLOT, RESIZE
13 WPSTYLE,,,,,,,0
14 /REPLOT, RESIZE
16 !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS BASICOS DO CORPO DE PROVA !!!!
18 *AFUN, DEG
20 !ALTURA (METADE)
22 L = 75
  !COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL - GROSS
25
26 \text{ Hg} = 25
28 !COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL — NET
30 Hn = 21
```

```
31
32 !RAIO DE CONCORDANCIA DO ENTALHE
33
_{34} R = 4
35
  ! ANGULO DO ENTALHE
36
  TETA = 0
39
  ! DEFINICAO DA REGIAO REFINADA DA MALHA PROXIMA A RAIZ DO CONCENTRADOR DE TENSOES
42 K = 2
  !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS AUXILIARES DO CORPO DE PROVA !!!!
45
46 !COTA Y DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
48 !ALTURA RAIZ DO ENTALHE
49
50 H_RE = R*COS(TETA)
51
52 ALT_ENT = R*COS(TETA)
53
  !COTA X DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
56 H_ENT = Hn + R*(1-SIN(TETA))
57
  !ALTURA DA SAIDA DO ENTALHE
60 U = Hg - (Hn + R*(1 - SIN(TETA)))
61
62 H_RASGO = R*COS(TETA) + U*TAN(TETA)
63
64 !COTA AUXILIAR PARA GERACAO DA MALHA
65
66 AUX_1 = K*R
67
68 TETA1 = 60
70 Pintx = Hn + R*(1-SIN(TETA1))
71 Pinty = R*COS(TETA1)
73 /PREP7
```

```
74
75 !!!!!!!! CARACERIZACAO DO MATERIAL !!!!!!!!!!!!!!!!!
76 YOUNG = 200E3
77 POISSON = 0.3
78
79 !*
80 MPTEMP,,,,,,,,
81 MPTEMP, 1, 0
82 MPDATA, EX, 1,, YOUNG
83 MPDATA, PRXY, 1, , POISSON
85 !!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO MATERIAL !!!!!!!!!!!!!!!
87 !!!!!!! CARACTERIZACAO DE TIPO DE ELEMENTO FINITO !!!!!!!
89 ET, 1, PLANE183
91 KEYOPT, 1, 1, 1
92 KEYOPT, 1, 3, 0
93 KEYOPT, 1, 6, 0
  !!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO TIPO DE ELEMENTO FINITO !!!!!
96
  !!!!!!!! DEFINICAO DOS KEYPOINTS !!!!!!!!!!!!!!!!!!!!!!!!
99 K, 1, 0, 0, 0,
100 K, 2, Hn-2*AUX_1,
101 K, 3, Hn—AUX_1,
102 K, 4, Hn,,,
103 K, 5, Pintx, Pinty,
104 K, 6, H_ENT, ALT_ENT,
105 K, 7, HG, L,
106 K, 8, 0, L,
107 K, 9, Hn-2*AUX_1, Pinty,
108 K, 10, Hn-AUX_1, Pinty,
109
110 K, 100, Hn+R
111
114 L, 1, 2
115 L, 2, 3
116 L, 3, 4
```

```
117 LARC, 4, 5, 100, R
118 LARC, 5, 6, 100, R
119 L, 6, 7
120 L, 7, 8
121 L,8,1
122 !L,9,1
124 L, 2, 9
125 L, 9, 10
126 L, 3, 10
127 L, 10, 5
128
  129
130
131 A, 1, 2, 9, 10, 5, 6, 7, 8,
132 A, 2, 9, 10, 3,
133 A, 3, 10, 5, 4,
134
   !!!!!!!! GERACAO DA MALHA DE ELEMENTOS FINITOS !!!!!!!
135
136
137 ESIZE, 0.5*R
138
   !LESIZE, NL1, SIZE, ANGSIZ, DIV, SPACE
139
141 E1 = 100
142 E2 = 20
143 E3 = 40
144 E4 = 1
145 E5 = 40
146
147 LESIZE, 3,,,E1,,,
                             !E1
148 LESIZE, 2, , , E1, , ,
                         !E1
149 LESIZE, 11,,,20,2,
                         !E2
150 LESIZE, 12,,,40,2,
                         !E3
151
152 LESIZE, 4, , 1, , , ,
                         !E4
153 LESIZE, 5,, E4,,,,
154
155 AMESH, ALL
156
157 !!!!!!!! DEFINICAO DAS CONDICOES DE CONTORNO !!!!!!!!
158
   !CONDICOES DE RESTRICAO DE MOVIMENTO DO MODELO
```

```
160
161 DL, 1, 1, SYMM
162 DL, 2, 2, SYMM
163 DL, 3, 3, SYMM
164
165 DK, 1, UX, 0
166
   !DL, 8, 1, SYMM
167
168
   !CONDICOES APLICACAO DE CARGA
169
170
171
   !SELECAO DA LINHA LOCALIZADA NO PONTO DE APLICACAO DA CARGA DE PRESSAO
172
173 LSEL, S, LOC, Y, L
174
   SFL, ALL, PRES, -1,
176
177 ALLSEL, ALL
178
179 FINISH
180
   /SOL
181
182
183
   ! *
184
185 EQSLV, PCG, 1E-8
186
187
   /SOLVE
188
189 /STATUS, SOLU
190 SOLVE
191 FINISH
192
   !!!!!!!! ENTRADA NO MODO DE POS PROCESSAMENTO
193
194
   /POST1
195
196
   ! *
197
   !SELECAO DA OBSERVACAO DO CAMPO DE DESLOCAMENTOS, Uyy, E TENSOES, Syy.
198
199
200 /EFACET, 1
201 PLNSOL, U,Y, 0,1.0
202 EPLOT
```

```
203 ! *
204 /EFACET, 1
205 PLNSOL, S,Y, 0,1.0
206
207 !ATIVACAO DA ANALISE PATH PARA OBTER O COMPORTAMENTO DA VARIACAO DE SYY AФ LONGO DA
208
   ! DEFINICAO DOS PARAMETROS DE PATH
209
210
211 PATH, Syy, 2, 30, 1000,
212 PPATH, 1, 0, Hn, , , 0,
213 PPATH, 2, 0, Hn-2*AUX 1, , , 0,
214
215 !SELECAO DAS VARIAVEIS DE INTERESSE
216
217 !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO X AO LONGO DA PROFUNDIDADE
218 AVPRIN, 0, ,
219 PDEF, ,S,X,AVG
220 /PBC,PATH, ,0
221
222 !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO Y AO LONGO DA PROFUNDIDADE
223 AVPRIN, 0, ,
224 PDEF, ,S,Y,AVG
225 / PBC, PATH, , 0
227 !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO Z AO LONGO DA PROFUNDIDADE
228
229 AVPRIN, 0, ,
230 ! *
231 PDEF, ,S,Z,AVG
232 /PBC,PATH, ,0
233 ! *
235 !* TENSAO DE VON MISES AO LONGO DA PROFUNDIDADE
236
237 AVPRIN, 0, ,
238 ! *
239 PDEF, ,S,EQV,AVG
240 /PBC,PATH, ,0
   ! *
241
243 PLPATH, SY
```

APÊNDICE F – Rotina no Ansys para o calculo do K_t entalhe em "v"com raio=0,012

```
1 FINISH
2 /CLEAR, START
4 mi//////////BATCH
5 /COM, ANSYS RELEASE 13.0 UP20101012
                                              14:25:00 05/11/2016
6 /input, menust, tmp, '', , , , , , , , , , , 1
7 /GRA, POWER
8 /GST, ON
9 /PLO, INFO, 3
10 / GRO, CURL, ON
11 /CPLANE, 1
12 /REPLOT, RESIZE
13 WPSTYLE,,,,,,,0
14 /REPLOT, RESIZE
  !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS BASICOS DO CORPO DE PROVA !!!!
18 *AFUN, DEG
20 !ALTURA (METADE)
22 L = 75
  !COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL - GROSS
25
26 \text{ Hg} = 25
 !COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL - NET
30 Hn = 21
```

```
31
32 !RAIO DE CONCORDANCIA DO ENTALHE
33
34 R = 0.12
35
36 ! ANGULO DO ENTALHE
38 TETA = 30
39
  ! DEFINICAO DA REGIAO REFINADA DA MALHA PROXIMA A RAIZ DO CONCENTRADOR DE TENSOES
40
42 K = 2
  !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS AUXILIARES DO CORPO DE PROVA !!!!
45
46 !COTA Y DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
48 !ALTURA RAIZ DO ENTALHE
49
50 \text{ H}_RE = R*0.866
51
52 ALT_ENT = R*COS(TETA)
53
  !COTA X DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
56 H\_ENT = Hn + R*(1-SIN(TETA))
57
  !ALTURA DA SAIDA DO ENTALHE
60 U = Hg - (Hn + R*(1 - SIN(TETA)))
61
62 H_RASGO = R*COS(TETA) + U*TAN(TETA)
63
64 !COTA AUXILIAR PARA GERACAO DA MALHA
65
66 AUX_1 = K*R
67
68 /PREP7
69
71 YOUNG = 200E3
72 POISSON = 0.3
73
```

```
74 ! *
75 MPTEMP,,,,,,,
76 MPTEMP, 1, 0
77 MPDATA, EX, 1,, YOUNG
78 MPDATA, PRXY, 1, , POISSON
79
  !!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO MATERIAL !!!!!!!!!!!!!!!!
82 !!!!!!! CARACTERIZACAO DE TIPO DE ELEMENTO FINITO !!!!!!!
84 ET, 1, PLANE183
85 ! *
86 KEYOPT, 1, 1, 1
87 KEYOPT, 1, 3, 0
88 KEYOPT, 1, 6, 0
  !!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO TIPO DE ELEMENTO FINITO !!!!!
92 !!!!!!! DEFINICAO DOS KEYPOINTS !!!!!!!!!!!!!!!!!!!!!!!
94 K,,0,0,0,
95 K,, Hn-2*AUX_1,
96 K,, Hn—AUX_1,
97 K,,Hn,,,
98 K,, H_ENT, ALT_ENT,
99 K,, Hg, H_RASGO,
100 K,, HG, L,
101 K,, 0, L,
102 K,,Hn-2*AUX_1, H_RE,
103 K,, Hn-AUX_1, H_RE,
104
105 K, 100, Hn+R
106
108
109 L, 1, 2
110 L,2,3
111 L,3,4
112 LARC, 4, 5, 100, R
113 L, 5, 6
114 L, 6, 7
115 L,7,8
116 L,8,1
```

```
117 L,2,9
118 L, 9, 10
119 L, 3, 10
120 L, 10, 5
121
124 A, 1, 2, 9, 10, 5, 6, 7, 8,
125 A, 3, 10, 5, 4,
126 A, 2, 9, 10, 3,
127
   !!!!!!!! GERACAO DA MALHA DE ELEMENTOS FINITOS !!!!!!!!
128
129
130 ESIZE, 10*R
131
   !LESIZE, NL1, SIZE, ANGSIZ, DIV, SPACE
133
134 E1 = 100
135 E2 = 20
136 E3 = 40
137 E4 = 1
138 E5 = 40
139
140 LESIZE, 3, , , E1, , ,
                             !E1
                        !E1
141 LESIZE, 2, , , E1, , ,
142 LESIZE, 11, , , 20, 2,
                         !E2
143 LESIZE, 12, , , 40, 2,
                         !E3
145 LESIZE, 4, , 1, , , ,
                        !E4
146 LESIZE, 5, , , 40, 2,
                          !E5
147
148 AMESH, ALL
149
   !!!!!!!! DEFINICAO DAS CONDICOES DE CONTORNO !!!!!!!!
150
151
   !CONDICOES DE RESTRICAO DE MOVIMENTO DO MODELO
152
153
154 DL, 1, 1, SYMM
155 DL, 2, 3, SYMM
156 DL, 3, 2, SYMM
157
158 DK, 1, UX, 0
159
```

```
160 !DL, 8, 1, SYMM
161
   !CONDICOES APLICACAO DE CARGA
162
163
   !SELECAO DA LINHA LOCALIZADA NO PONTO DE APLICACAO DA CARGA DE PRESSAO
164
165
166 LSEL, S, LOC, Y, L
167
   SFL, ALL, PRES, -1,
168
169
170 ALLSEL, ALL
171
172 FINISH
173
174
   /SOL
   ! *
176
177
178 EQSLV, PCG, 1E-8
179
180 !LSEL, S, LOC, Y, L
181 !NSLL,S,1
182 !CP, 100, UY, ALL
183
   !ALLSEL, ALL
184
185
   /SOLVE
186
187
188 /STATUS, SOLU
189 SOLVE
190 FINISH
191
   !!!!!!!! ENTRADA NO MODO DE POS PROCESSAMENTO
192
193
194 /POST1
195
   ! *
196
197 !SELECAO DA OBSERVACAO DO CAMPO DE DESLOCAMENTOS, Uyy, E TENSOES, Syy.
198
199 /EFACET, 1
200 PLNSOL, U,Y, 0,1.0
201 EPLOT
202 ! *
```

```
203 /EFACET, 1
204 PLNSOL, S,Y, 0,1.0
205
   !ATIVACAO DA ANALISE PATH PARA OBTER O COMPORTAMENTO DA VARIACAO DE SYY AФ LONGO DA
207
   ! DEFINICAO DOS PARAMETROS DE PATH
208
209
210 PATH, Syy, 2, 30, 1000,
211 PPATH, 1, 0, Hn, , , 0,
212 PPATH, 2, 0, Hn-2*AUX_1,,,0,
213
214 !SELECAO DAS VARIAVEIS DE INTERESSE
215
216 !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO X AO LONGO DA PROFUNDIDADE
217 AVPRIN, 0, ,
218 PDEF, ,S,X,AVG
219 /PBC,PATH, ,0
220
221 !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO Y AO LONGO DA PROFUNDIDADE
222 AVPRIN, 0, ,
223 PDEF, ,S,Y,AVG
   /PBC,PATH, ,0
224
225
226 !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO Z AO LONGO DA PROFUNDIDADE
227
228 AVPRIN, 0, ,
229 ! *
230 PDEF, ,S,Z,AVG
231 /PBC,PATH, ,0
   ! *
232
233
       TENSAO DE VON MISES AO LONGO DA PROFUNDIDADE
234
235
236 AVPRIN, 0, ,
237
238 PDEF, ,S,EQV,AVG
239 /PBC,PATH, ,0
240 ! *
241
242 PLPATH, SY
```

APÊNDICE G – Rotina no Ansys para o calculo do K_t entalhe em "v"com raio=0,383 em regime de flexão

```
1 FINISH
2 /CLEAR, START
     mi//////////BATCH
4 /COM, ANSYS RELEASE 13.0 UP20101012
                                              14:25:00 05/11/2016
5 /input, menust, tmp, '', , , , , , , , , , , 1
6 / GRA, POWER
7 /GST,ON
8 /PLO, INFO, 3
9 /GRO, CURL, ON
10 /CPLANE, 1
11 /REPLOT, RESIZE
12 WPSTYLE,,,,,,,0
13 /REPLOT, RESIZE
15
  !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS BASICOS DO CORPO DE PROVA !!!!
  *AFUN,DEG
17
18
  !ALTURA (METADE)
19
_{21} L = 70
22
  !COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL - GROSS
24
25 \text{ Hg} = 25
  !COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL - NET
28
```

```
29 Hn = 25-2.86
30
31
  !RAIO DE CONCORDANCIA DO ENTALHE
33
34 R = 0.383
36
37
  ! ANGULO DO ENTALHE
38
39
40 TETA = 45/2
42 ! DEFINICAO DA REGIAO REFINADA DA MALHA PROXIMA A RAIZ DO CONCENTRADOR DE TENSOES
43
44 K = 3
  !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS AUXILIARES DO CORPO DE PROVA !!!!
  !COTA Y DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
49
50 ALT_ENT = R*COS(TETA)
51
  !COTA X DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
54 H_ENT = Hn + R*(1-SIN(TETA))
55
  !ALTURA DA SAIDA DO ENTALHE
58 U = Hg - (Hn + R*(1 - SIN(TETA)))
59
60 H_RASGO = R*COS(TETA) + U*TAN(TETA)
61
62 !COTA AUXILIAR PARA GERACAO DA MALHA
63
64 AUX_1 = K * R
65
66 TETA1 = TETA/2
68 Pintx = Hn + R*(1-COS(TETA1))
69 Pinty = R*SIN(TETA1)
70
71 /PREP7
```

```
72
73 !!!!!!!! CARACERIZACAO DO MATERIAL !!!!!!!!!!!!!!!!!
74 \text{ YOUNG} = 200E3
75 POISSON = 0.3
76
77 !*
78 MPTEMP,,,,,,,
79 MPTEMP, 1, 0
80 MPDATA, EX, 1,, YOUNG
81 MPDATA, PRXY, 1, , POISSON
83 !!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO MATERIAL !!!!!!!!!!!!!!!
85 !!!!!!! CARACTERIZACAO DE TIPO DE ELEMENTO FINITO !!!!!!!
86 ! *
87 ET, 1, PLANE183
89 KEYOPT, 1, 1, 1
90 KEYOPT, 1, 3, 0
91 KEYOPT, 1, 6, 0
  !!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO TIPO DE ELEMENTO FINITO !!!!!
94
  97 K, 1, 0, 0, 0,
98 K, 2, Hn-2*AUX_1,
99 K, 3, Hn—AUX_1,
100 K, 4, Hn,,,
101 K, 5, Pintx, Pinty,
102 K, 6, H_ENT, ALT_ENT,
103 K, 7, Hg, H_RASGO,
104 K, 8, HG, L,
105 K, 9, HG/2, L,
106 K, 10, 0, L,
107
108 K, 1000, Hn-2*AUX_1, Pinty,
109 K, 1001, Hn-AUX_1, Pinty,
110
111 K, 100, Hn+R
112
114
```

```
115 L, 1, 2
116 L, 2, 3
117 L,3,4
118 LARC, 4, 5, 100, R
119 LARC, 5, 6, 100, R
120 L, 6, 7
121 L, 7, 8
122 L,8,9
123 L, 9, 10
124
125 L, 10, 1
126
127 L, 2, 1000
128 L, 1000, 1001
129 L, 3, 1001
130 L, 1001, 5
131
   132
133
134 A, 1, 2, 1000, 1001, 5, 6, 7, 8, 9, 10, 1
135 A, 2, 1000, 1001, 3,
136 A, 3, 1001, 5, 4,
137
   !!!!!!!! GERACAO DA MALHA DE ELEMENTOS FINITOS !!!!!!!!
138
139
140 ESIZE, 10*R
141
   !LESIZE, NL1, SIZE, ANGSIZ, DIV, SPACE
143
144 E1 = 100
145 E2 = 50
146 E3 = 100
147 E4 = 100
148 E5 = 20
149 E6 = 40
150 E7 = 50
151 ERAIO = 1
152
153 LESIZE, 3, , , E1, , ,
                               !E1
154 LESIZE, 14,,, E2, 2, !E3
155
156 LESIZE, 2, , , E1, , ,
                         !E1
157 LESIZE, 12, , , E2, 2,
                          !E3
```

```
158
159 LESIZE, 1, , , E3, , ,
                                 !E1
160
161 LESIZE, 11,,, E5,,,
                                 !E1
162 LESIZE, 13, , , E5, ,
                            !E2
163
   LESIZE, 4,, ERAIO,,,,
164
   LESIZE, 5,, ERAIO,,,,
166
167 LESIZE, 8,,,E5,2,
                            !E5
   LESIZE, 9, , , E5, 2,
                            !E5
168
169
170 LESIZE, 6, , , E5, 2,
                           !E5
171 LESIZE, 7,,, E6, 2,
                            !E5
172 LESIZE, 10, , , E6, 2,
                            !E5
174 AMESH, 3,
175 AMESH, 2,
176 AMESH, 1,
177
   !!!!!!!! DEFINICAO DAS CONDICOES DE CONTORNO !!!!!!!!
178
179
   !CONDICOES DE RESTRICAO DE MOVIMENTO DO MODELO
180
181
182 DL, 1, 1, SYMM
183 DL, 2, 2, SYMM
184 DL, 3, 3, SYMM
185
   DK, 1, UX, 0
186
187
   !DL, 8, 1, SYMM
188
189
    !CONDICOES APLICACAO DE CARGA
190
191
    !SELECAO DA LINHA LOCALIZADA NO PONTO DE APLICACAO DA CARGA DE PRESSAO
192
193
194 LSEL, S, LOC, Y, L, 2*L
   LSEL, R, LOC, X, 0, 1.01 * HG/2
195
196
   SFL, ALL, PRES, 0, 1
197
198
   ALLSEL, ALL
199
200
```

```
201 LSEL, S, LOC, Y, L, 2*L
202 LSEL, R, LOC, X, .99*HG/2, 1.01*HG
203
   SFL, ALL, PRES, -1, 0
204
205
206 ALLSEL, ALL
207
208 FINISH
209
210 /SOL
211
212 ! *
213
214 EQSLV, PCG, 1E-8
215
216 !LSEL,S,LOC,Y,L
217 !NSLL,S,1
218 !CP, 100, UY, ALL
219
220
   !ALLSEL, ALL
221
222 /SOLVE
223
224 /STATUS, SOLU
225 SOLVE
226 FINISH
227
   !!!!!!!! ENTRADA NO MODO DE POS PROCESSAMENTO
229
230 /POST1
   ! *
231
232
   !SELECAO DA OBSERVACAO DO CAMPO DE DESLOCAMENTOS, Uyy, E TENSOES, Syy.
233
234
235 /EFACET, 1
236 PLNSOL, U,Y, 0,1.0
237 EPLOT
238 ! *
239 /EFACET, 1
240 PLNSOL, S,Y, 0,1.0
241
242 !ATIVACAO DA ANALISE PATH PARA OBTER O COMPORTAMENTO DA VARIACAO DE SYY AФ LONGO DA
```

243

```
244 ! DEFINICAO DOS PARAMETROS DE PATH
245
246 PATH, Syy, 2, 30, 1000,
247 PPATH, 1, 0, Hn, , , 0,
248 PPATH, 2, 0, Hn-2*AUX_1,,,0,
249
   !SELECAO DAS VARIAVEIS DE INTERESSE
250
251
252 !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO X AO LONGO DA PROFUNDIDADE
253 AVPRIN, 0, ,
254 PDEF, ,S,X,AVG
   /PBC,PATH, ,0
256
257 !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO Y AO LONGO DA PROFUNDIDADE
258 AVPRIN, 0, ,
259 PDEF, ,S,Y,AVG
260 /PBC,PATH, ,0
261
262 !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO Z AO LONGO DA PROFUNDIDADE
263
264 AVPRIN, 0, ,
265 ! *
266 PDEF, ,S,Z,AVG
267 /PBC,PATH, ,0
   ! *
268
269
       TENSAO DE VON MISES AO LONGO DA PROFUNDIDADE
270 !*
271
272 AVPRIN, 0, ,
273 ! *
274 PDEF, ,S,EQV,AVG
275 / PBC, PATH, , 0
276 ! *
277
278 PLPATH, SY
```

APÊNDICE H – Rotina no Ansys para o calculo do K_t entalhe em "U"com raio=1,5

```
1 FINISH
2 /CLEAR, START
     mi/////////BATCH
5 /COM, ANSYS RELEASE 13.0 UP20101012
                                               14:25:00 05/11/2016
6 /input, menust, tmp, '', , , , , , , , , , , , 1
7 /GRA, POWER
8 /GST, ON
9 /PLO, INFO, 3
10 / GRO, CURL, ON
11 /CPLANE, 1
12 /REPLOT, RESIZE
13 WPSTYLE,,,,,,,0
14 /REPLOT, RESIZE
  !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS BASICOS DO CORPO DE PROVA !!!!
18 *AFUN, DEG
  !ALTURA (METADE)
22 L = 75
  !COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL - GROSS
25
26 \text{ Hg} = 25
  !COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL - NET
30 \text{ Hn} = 20
```

```
31
32 !RAIO DE CONCORDANCIA DO ENTALHE
33
34 R = 1.5
35
36 !
37
38 ! ANGULO DO ENTALHE
39
40 TETA = 0
42 ! DEFINICAO DA REGIAO REFINADA DA MALHA PROXIMA A RAIZ DO CONCENTRADOR DE TENSOES
44 K = 2
45
  !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS AUXILIARES DO CORPO DE PROVA !!!!
  !COTA Y DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
48
49
  !ALTURA RAIZ DO ENTALHE
51
52 H_RE = R*COS(TETA)
53
54 ALT_ENT = R*COS(TETA)
  !COTA X DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
56
57
58 H_ENT = Hn + R*(1-SIN(TETA))
59
60 !ALTURA DA SAIDA DO ENTALHE
61
62 U = Hq - (Hn + R*(1 - SIN(TETA)))
63
64 H_RASGO = R*COS(TETA) + U*TAN(TETA)
65
  !COTA AUXILIAR PARA GERACAO DA MALHA
66
67
68 AUX_1 = K * R
69
70 \text{ TETA1} = 60
72 Pintx = Hn + R*(1-SIN(TETA1))
73 Pinty = R*COS(TETA1)
```

```
74
75 /PREP7
77 !!!!!!!! CARACERIZACAO DO MATERIAL !!!!!!!!!!!!!!!!!!!
78 YOUNG = 200E3
79 POISSON = 0.3
81 ! *
82 MPTEMP,,,,,,,
83 MPTEMP, 1, 0
84 MPDATA, EX, 1,, YOUNG
85 MPDATA, PRXY, 1, , POISSON
87 !!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO MATERIAL !!!!!!!!!!!!!!!!
88
89 !!!!!!! CARACTERIZACAO DE TIPO DE ELEMENTO FINITO !!!!!!!
91 ET, 1, PLANE183
93 KEYOPT, 1, 1, 1
94 KEYOPT, 1, 3, 0
95 KEYOPT, 1, 6, 0
96
  !!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO TIPO DE ELEMENTO FINITO !!!!!
  !!!!!!!! DEFINICAO DOS KEYPOINTS !!!!!!!!!!!!!!!!!!!!!!!!
99
100
101 K, 1, 0, 0, 0,
102 K, 2, Hn-2*AUX_1,
103 K, 3, Hn—AUX_1,
104 K, 4, Hn,,,
105 K, 5, Pintx, Pinty,
106 K, 6, H_ENT, ALT_ENT,
107 K, 7, Hg, H_RASGO,
108 K, 8, HG, L,
109 K, 9, 0, L,
110 K, 10, Hn-2*AUX_1, Pinty,
111 K, 11, Hn-AUX_1, Pinty,
112
113 K, 100, Hn+R
114
116
```

```
117 L, 1, 2
118 L, 2, 3
119 L, 3, 4
120 LARC, 4, 5, 100, R
121 LARC, 5, 6, 100, R
122 L, 6, 7
123 L, 7, 8
124 L,8,9
125 L, 9, 1
126
127 L, 2, 10
128 L, 10, 11
129 L, 3, 11
130 L, 11, 5
131
132 FINISH
133 /CLEAR, START
134
      mi//////////BATCH
135
136 /COM, ANSYS RELEASE 13.0 UP20101012 14:25:00 05/11/2016
137 /input, menust, tmp, '', , , , , , , , , , 1
138 /GRA, POWER
139 /GST, ON
140 /PLO, INFO, 3
141 /GRO, CURL, ON
142 /CPLANE, 1
143 /REPLOT, RESIZE
144 WPSTYLE,,,,,,,0
145 /REPLOT, RESIZE
146
   !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS BASICOS DO CORPO DE PROVA !!!!
147
148
   *AFUN, DEG
149
150
   !ALTURA (METADE)
151
152
153 L = 75
154
   !COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL - GROSS
155
156
157 \text{ Hg} = 25
158
  !COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL - NET
```

```
160
161 \text{ Hn} = 21
162
   !RAIO DE CONCORDANCIA DO ENTALHE
163
164
165 R = 4
166
   ! ANGULO DO ENTALHE
167
   TETA = 0
168
169
   ! DEFINICAO DA REGIAO REFINADA DA MALHA PROXIMA A RAIZ DO CONCENTRADOR DE TENSOES
171
172 K = 2
173
   !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS AUXILIARES DO CORPO DE PROVA !!!!
174
   !COTA Y DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
176
177
   !ALTURA RAIZ DO ENTALHE
178
179
180 H_RE = R \star COS (TETA)
181
182 ALT_ENT = R \star COS (TETA)
183
   !COTA X DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
184
185
186 H_ENT = Hn + R*(1-SIN(TETA))
187
   !ALTURA DA SAIDA DO ENTALHE
188
189
   U = Hg - (Hn + R*(1 - SIN(TETA)))
190
191
   H_RASGO = R*COS(TETA) + U*TAN(TETA)
192
193
   !COTA AUXILIAR PARA GERACAO DA MALHA
194
195
196 AUX_1 = K*R
197
   TETA1 = 60
198
200 Pintx = Hn + R*(1-SIN(TETA1))
201 Pinty = R*COS(TETA1)
202
```

```
203 /PREP7
204
   !!!!!!!! CARACERIZACAO DO MATERIAL !!!!!!!!!!!!!!!!!!!!!
205
206 YOUNG = 200E3
207 \text{ POISSON} = 0.3
208
   ! *
209
210 MPTEMP,,,,,,,,
211 MPTEMP, 1, 0
212 MPDATA, EX, 1,, YOUNG
213 MPDATA, PRXY, 1, , POISSON
214
   !!!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO MATERIAL !!!!!!!!!!!!!!!!
215
216
217 !!!!!!! CARACTERIZACAO DE TIPO DE ELEMENTO FINITO !!!!!!!
218 ! *
219 ET, 1, PLANE183
220 ! *
221 KEYOPT, 1, 1, 1
222 KEYOPT, 1, 3, 0
223 KEYOPT, 1, 6, 0
224
225 !!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO TIPO DE ELEMENTO FINITO !!!!!
   !!!!!!!! DEFINICAO DOS KEYPOINTS !!!!!!!!!!!!!!!!!!!!!!!!
227
228
229 K, 1, 0, 0, 0,
230 K, 2, Hn-2*AUX_1,
231 K, 3, Hn—AUX_1,
232 K, 4, Hn,,,
233 K, 5, Pintx, Pinty,
234 K, 6, H_ENT, ALT_ENT,
235 K, 7, HG, L,
236 K, 8, 0, L,
237 K, 9, Hn-2*AUX_1, Pinty,
238 K, 10, Hn-AUX_1, Pinty,
239
240 K, 100, Hn+R
241
  243
244 L, 1, 2
245 L, 2, 3
```

```
246 L, 3, 4
247 LARC, 4, 5, 100, R
248 LARC, 5, 6, 100, R
249 L,6,7
250 L,7,8
251 L,8,1
252 !L,9,1
254 L, 2, 9
255 L, 9, 10
256 L, 3, 10
257 L, 10, 5
259 !!!!!!!! GERACAO DA AREA DO CP !!!!!!!!!!!!!!!!!!!!!!!!
260
261 A, 1, 2, 9, 10, 5, 6, 7, 8,
262 A, 2, 9, 10, 3,
263 A, 3, 10, 5, 4,
264
   !!!!!!!! GERACAO DA MALHA DE ELEMENTOS FINITOS !!!!!!!!
266
267 ESIZE, 0.5*R
268
   !LESIZE, NL1, SIZE, ANGSIZ, DIV, SPACE
269
270
E1 = 100
272 E2 = 20
273 E3 = 40
E4 = 1
275 E5 = 40
276
277 LESIZE, 3, , , E1, , ,
                                !E1
278 LESIZE, 2, , , E1, , ,
                          !E1
279 LESIZE, 11,,,20,2,
                          !E2
280 LESIZE, 12, , , 40, 2,
                           !E3
281
282 LESIZE, 4, , 1, , , ,
                           !E4
283 LESIZE, 5,, E4,,,,
284
285 AMESH, ALL
286 !!!!!!!! DEFINICAO DAS CONDICOES DE CONTORNO !!!!!!!!
287
   !CONDICOES DE RESTRICAO DE MOVIMENTO DO MODELO
```

```
289
290 DL, 1, 1, SYMM
291 DL, 2, 2, SYMM
292 DL, 3, 3, SYMM
293
294 DK, 1, UX, 0
295
   !DL, 8, 1, SYMM
296
297
   !CONDICOES APLICACAO DE CARGA
298
299
   !SELECAO DA LINHA LOCALIZADA NO PONTO DE APLICACAO DA CARGA DE PRESSAO
300
301
302 LSEL, S, LOC, Y, L
303
304
   SFL, ALL, PRES, -1,
305
306 ALLSEL, ALL
307
308 FINISH
309
   /SOL
310
311
312
   ! *
313
314 EQSLV, PCG, 1E-8
315
316 /SOLVE
317
318 /STATUS, SOLU
319 SOLVE
320 FINISH
321
   !!!!!!!! ENTRADA NO MODO DE POS PROCESSAMENTO
322
323
   /POST1
324
325
   ! *
326
   !SELECAO DA OBSERVACAO DO CAMPO DE DESLOCAMENTOS, Uyy, E TENSOES, Syy.
327
328
329 /EFACET, 1
330 PLNSOL, U,Y, 0,1.0
331 EPLOT
```

```
332 ! *
333 /EFACET, 1
334 PLNSOL, S,Y, 0,1.0
335
336 !ATIVACAO DA ANALISE PATH PARA OBTER O COMPORTAMENTO DA VARIACAO DE SYY AФ LONGO DA
337
   ! DEFINICAO DOS PARAMETROS DE PATH
338
339
340 PATH, Syy, 2, 30, 1000,
341 PPATH, 1, 0, Hn, , , 0,
342 PPATH, 2, 0, Hn-2*AUX 1, , , 0,
343
   !SELECAO DAS VARIAVEIS DE INTERESSE
344
345
346 !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO X AO LONGO DA PROFUNDIDADE
347 AVPRIN, 0, ,
348 PDEF, ,S,X,AVG
349 /PBC,PATH, ,0
350
351 !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO Y AO LONGO DA PROFUNDIDADE
352 AVPRIN, 0, ,
353 PDEF, ,S,Y,AVG
   /PBC,PATH, ,0
354
355
   !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO Z AO LONGO DA PROFUNDIDADE
356
357
358 AVPRIN, 0, ,
   ! *
360 PDEF, ,S,Z,AVG
361 /PBC,PATH, ,0
362 ! *
364 !* TENSAO DE VON MISES AO LONGO DA PROFUNDIDADE
365
366 AVPRIN, 0, ,
   ! *
367
368 PDEF, ,S,EQV,AVG
369 /PBC,PATH, ,0
   ! *
370
372 PLPATH, SY
```

APÊNDICE I – Rotina no Ansys para o calculo do K_t entalhe em "U"com raio=5 em regime de flexão

```
1 FINISH
2 /CLEAR, START
     mi/////////BATCH
5 /COM, ANSYS RELEASE 13.0 UP20101012
                                           14:25:00 05/11/2016
6 /input,menust,tmp,'',,,,,,,,,,,,1
7 / GRA, POWER
8 /GST,ON
9 /PLO, INFO, 3
10 /GRO, CURL, ON
11 /CPLANE, 1
12 /REPLOT, RESIZE
13 WPSTYLE,,,,,,,0
14 /REPLOT, RESIZE
16 !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS BASICOS DO CORPO DE PROVA !!!!
18 *AFUN, DEG
20 !ALTURA (METADE)
_{22} L = 70
  !COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL - GROSS
26 Hg = 25
28 !COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL — NET
```

```
29
30 \text{ Hn} = 19
31
  !RAIO DE CONCORDANCIA DO ENTALHE
33
34 R = 5
35
  ! ANGULO DO ENTALHE
36
37
38 TETA = 0
39
  ! DEFINICAO DA REGIAO REFINADA DA MALHA PROXIMA A RAIZ DO CONCENTRADOR DE TENSOES
42 K = 1.5
43
  !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS AUXILIARES DO CORPO DE PROVA !!!!
  !COTA Y DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
46
47
  !ALTURA RAIZ DO ENTALHE
49
50 H_RE = R*COS(TETA)
51
52 ALT_ENT = R*COS(TETA)
  !COTA X DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
54
55
56 H_ENT = Hn + R*(1-SIN(TETA))
57
  !ALTURA DA SAIDA DO ENTALHE
58
59
60 U = Hq - (Hn + R*(1 - SIN(TETA)))
61
62 H_RASGO = R*COS(TETA) + U*TAN(TETA)
63
  !COTA AUXILIAR PARA GERACAO DA MALHA
64
65
66 AUX_1 = K \times R
67
68 TETA1 = 60
70 Pintx = Hn + R*(1-SIN(TETA1))
71 Pinty = R*COS(TETA1)
```

```
72
73 /PREP7
75 !!!!!!!! CARACERIZACAO DO MATERIAL !!!!!!!!!!!!!!!!!!!
76 YOUNG = 200E3
77 POISSON = 0.3
79 ! *
80 MPTEMP,,,,,,,
81 MPTEMP, 1, 0
82 MPDATA, EX, 1,, YOUNG
83 MPDATA, PRXY, 1, , POISSON
85 !!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO MATERIAL !!!!!!!!!!!!!!!!
86
87 !!!!!!! CARACTERIZACAO DE TIPO DE ELEMENTO FINITO !!!!!!!
89 ET, 1, PLANE183
91 KEYOPT, 1, 1, 1
92 KEYOPT, 1, 3, 0
93 KEYOPT, 1, 6, 0
94
   !!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO TIPO DE ELEMENTO FINITO !!!!!
  !!!!!!!! DEFINICAO DOS KEYPOINTS !!!!!!!!!!!!!!!!!!!!!!!!
97
98
99 K, 1, 0, 0, 0,
100 K, 2, Hn-2*AUX_1,
101 K, 3, Hn—AUX_1,
102 K, 4, Hn,,,
103 K, 5, Pintx, Pinty,
104 K, 6, H_ENT, ALT_ENT,
105 K, 7, Hg, H_RASGO,
106 K, 8, HG, L,
107 K, 9, HG/2, L,
108 K, 10, 0, L,
109
110 K, 1000, Hn-2*AUX_1, Pinty,
111 K, 1001, Hn-AUX_1, Pinty,
112
113 K, 100, Hn+R
114
```

```
116
117 L, 1, 2
118 L,2,3
119 L,3,4
120 LARC, 4, 5, 100, R
121 LARC, 5, 6, 100, R
122 L, 6, 7
123 L,7,8
124 L,8,9
125 L, 9, 10
127 L, 10, 1
128
129 L, 2, 1000
130 L, 1000, 1001
131 L, 3, 1001
132 L, 1001, 5
133
   135
136 A, 1, 2, 1000, 1001, 5, 6, 7, 8, 9, 10, 1
137 A, 2, 1000, 1001, 3,
138 A, 3, 1001, 5, 4,
139
   !!!!!!!! GERACAO DA MALHA DE ELEMENTOS FINITOS !!!!!!!!
140
141
142 ESIZE, 10*R
143
   !LESIZE, NL1, SIZE, ANGSIZ, DIV, SPACE
144
145
146 E1 = 30
147 E2 = 20
148 E3 = 40
149 E4 = 1
150 E5 = 20
151 E6 = 40
152 e7 = 50
154 LESIZE, 3, , , E1, , ,
                           !E1
                      !E1
155 LESIZE, 2, , , E1, , ,
156 LESIZE, 1, , , E7, , ,
                            !E1
157 LESIZE, 11,,, E2, 2, !E2
```

```
158
159 LESIZE, 13, , , E3, 2,
                           !E3
160
161 LESIZE, 4,, E4,,,,
                                !E4
162 LESIZE, 5,, E4,,,,
                                 !E4
163
   LESIZE, 8, , , E5, 2,
                            !E5
164
   LESIZE, 9, , , E5, 2,
                            !E5
166
167 LESIZE, 6, , , E5, 2,
                            !E5
  LESIZE, 7, , , E6, 2,
                            !E5
   LESIZE, 10, , , E6, 2,
                            !E5
169
170
171 AMESH, ALL
   !!!!!!!! DEFINICAO DAS CONDICOES DE CONTORNO !!!!!!!!
172
   !CONDICOES DE RESTRICAO DE MOVIMENTO DO MODELO
174
175
176 DL, 1, 1, SYMM
177 DL, 2, 2, SYMM
178 DL, 3, 3, SYMM
179
   DK, 1, UX, 0
180
181
   !DL, 8, 1, SYMM
182
183
   !CONDICOES APLICACAO DE CARGA
184
185
   !SELECAO DA LINHA LOCALIZADA NO PONTO DE APLICACAO DA CARGA DE PRESSAO
186
187
   LSEL, S, LOC, Y, L, 2*L
188
   LSEL, R, LOC, X, 0, 1.01 * HG/2
189
190
   SFL, ALL, PRES, 0, 1
191
192
   ALLSEL, ALL
193
194
195 LSEL, S, LOC, Y, L, 2*L
   LSEL, R, LOC, X, .99*HG/2, 1.01*HG
196
197
   SFL, ALL, PRES, -1, 0
198
199
200 ALLSEL, ALL
```

201

```
202 FINISH
203
   /SOL
204
205
206 ! *
207
208 EQSLV, PCG, 1E-8
209
210 !LSEL,S,LOC,Y,L
211 !NSLL,S,1
212 !CP, 100, UY, ALL
213
214 !ALLSEL, ALL
215
216 /SOLVE
217
218 /STATUS, SOLU
219 SOLVE
220 FINISH
221
   !!!!!!!! ENTRADA NO MODO DE POS PROCESSAMENTO
222
223
   /POST1
224
   ! *
225
226
   !SELECAO DA OBSERVACAO DO CAMPO DE DESLOCAMENTOS, Uyy, E TENSOES, Syy.
227
228
229 /EFACET,1
230 PLNSOL, U,Y, 0,1.0
231 EPLOT
232 ! *
233 /EFACET,1
234 PLNSOL, S,Y, 0,1.0
235
   !ATIVACAO DA ANALISE PATH PARA OBTER O COMPORTAMENTO DA VARIACAO DE SYY AФ LONGO DA
236
237
238 ! DEFINICAO DOS PARAMETROS DE PATH
239
240 PATH, Syy, 2, 30, 1000,
241 PPATH, 1, 0, Hn, , , 0,
242 PPATH, 2, 0, Hn-2*AUX_1,,,0,
243
```

```
244 !SELECAO DAS VARIAVEIS DE INTERESSE
245
246 !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO X AO LONGO DA PROFUNDIDADE
247 AVPRIN, 0, ,
248 PDEF, ,S,X,AVG
249 /PBC,PATH, ,0
250
251 !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO Y AO LONGO DA PROFUNDIDADE
252 AVPRIN, 0, ,
253 PDEF, ,S,Y,AVG
254 /PBC,PATH, ,0
255
256 !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO Z AO LONGO DA PROFUNDIDADE
257
258 AVPRIN, 0, ,
259 ! *
260 PDEF, ,S,Z,AVG
261 /PBC,PATH, ,0
262
263
264 !* TENSAO DE VON MISES AO LONGO DA PROFUNDIDADE
265
266 AVPRIN, 0, ,
267 ! *
268 PDEF, ,S,EQV,AVG
269 /PBC,PATH, ,0
270 ! *
271 PLPATH, SY
```

APÊNDICE J – Rotina no Ansys para o calculo do K_t dO CP com furo de 3.5 mm para o caso 3D

```
1 FINISH
2 /CLEAR, START
     mi/////////BATCH
5 /COM, ANSYS RELEASE 13.0
                          UP20101012
                                             14:25:00 05/11/2016
6 /input, menust, tmp, '',,,,,,,,,,,,,,,,1
7 / GRA, POWER
8 /GST,ON
9 /PLO, INFO, 3
10 /GRO, CURL, ON
11 /CPLANE, 1
12 /REPLOT, RESIZE
13 WPSTYLE,,,,,,,0
14 /REPLOT, RESIZE
  !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS BASICOS DO CORPO DE PROVA !!!!
17
  *AFUN,DEG
19
21 !ALTURA (METADE)
22
23 L = 75
25 %!COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL — GROSS
27 \text{ Hg} = 25
```

```
29 %!COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL — NET
30
31 Hn = 23.25
33
34 %!RAIO DE CONCORDANCIA DO ENTALHE
35
36 R = 1.75
37
  !
38
39
40 ! ANGULO DO ENTALHE
42 TETA = 0
43
  ! DEFINICAO DA REGIAO REFINADA DA MALHA PROXIMA A RAIZ DO CONCENTRADOR DE TENSOES
45
46 K = 2
47
  !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS AUXILIARES DO CORPO DE PROVA !!!!
  !COTA Y DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
50
51
52 !ALTURA RAIZ DO ENTALHE
54 H_RE = R*COS(TETA)
55
56 ALT_ENT = R*COS(TETA)
57
58 !COTA X DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
59
60 H_ENT = Hn + R*(1-SIN(TETA))
61
62 !ALTURA DA SAIDA DO ENTALHE
63
64 U = Hq - (Hn + R*(1 - SIN(TETA)))
65
66 H_RASGO = R*COS(TETA) + U*TAN(TETA)
67
  !COTA AUXILIAR PARA GERACAO DA MALHA
68
69
70 AUX_1 = K*R
71
```

```
72
73 \text{ TETA1} = 60
74
76 Pintx = Hn + R*(1-SIN(TETA1))
77 Pinty = R*COS(TETA1)
79 !ESPESSURA DO CP
80
81 ESP = 6
82
83 !DISCRETIZACAO ESPESSURA
85 D_ESP = 10
86
87 /PREP7
88
89
90 !!!!!!!! CARACERIZACAO DO MATERIAL !!!!!!!!!!!!!!!!!!!!
91 YOUNG = 200E3
92 POISSON = 0.3
93
94 ! *
95 MPTEMP,,,,,,,
96 MPTEMP, 1, 0
97 MPDATA, EX, 1,, YOUNG
98 MPDATA, PRXY, 1, , POISSON
   !!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO MATERIAL !!!!!!!!!!!!!!!!
100
101
102
  !!!!!!! CARACTERIZACAO DE TIPO DE ELEMENTO FINITO !!!!!!!
104 ! *
105 ET, 1, PLANE183
106 !*
107 KEYOPT, 1, 1, 1
108 KEYOPT, 1, 3, 0
109 KEYOPT, 1, 6, 0
111 ET, 2, SOLID186
112 !*
113 KEYOPT, 2, 2, 0
114 KEYOPT, 2, 3, 0
```

```
115 KEYOPT, 2, 6, 0
116
  !!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO TIPO DE ELEMENTO FINITO !!!!!
117
119
  120
121
122 K, 1, 0, 0, 0,
123 K, 2, Hn-2*AUX_1,
124 K, 3, Hn—AUX_1,
125 K, 4, Hn,,,
126 K, 5, Pintx, Pinty,
127 K, 6, H_ENT, ALT_ENT,
128 !K, 7, Hg, H_RASGO,
129 K, 7, HG, L,
130 K, 8, 0, L,
131 K, 9, Hn-2*AUX_1, Pinty,
132 K, 10, Hn-AUX_1, Pinty,
133
134 K, 100, Hn+R
135
  136
137
138
139 L, 1, 2
140 L, 2, 3
141 L,3,4
142 LARC, 4, 5, 100, R
143 LARC, 5, 6, 100, R
144 L, 6, 7
145 L,7,8
146 L, 8, 1
147 !L, 9, 1
148
149 L, 2, 9
150 L, 9, 10
151 L, 3, 10
152 L, 10, 5
154
155
156 A, 1, 2, 9, 10, 5, 6, 7, 8,
157 A, 3, 10, 5, 4,
```

```
158 A, 2, 9, 10, 3,
159
160
161
   !!!!!!!! GERACAO DA MALHA DE ELEMENTOS FINITOS !!!!!!!!
162
163
164
165
   !ESIZE,1*R
166
167
    !LESIZE, NL1, SIZE, ANGSIZ, DIV, SPACE
168
169
170
171 !E1 = 100
172 !E2 = 20
173 ! E3 = 40
174 ! E4 = 1
   !E5 = 50
175
176
177
178
179 !LESIZE, 3, , , E1, , , !E1
180 !LESIZE, 2, , , E1, , ,
                            !E1
   !LESIZE, 10,,, E5, 2,
                            !E2
   !LESIZE, 12,,, E5, 2,
                            !E3
182
183
   !LESIZE, 4,, E4,,,,
                               !E4
184
   !LESIZE, 5,, E4,,,,
185
                                 !E4
186
   !LESIZE, 8,,, 40, 2,
                          !E5
187
188
189
   !AMESH, ALL
190
191
192 ESIZE, 0.5*R
193
   !LESIZE, NL1, SIZE, ANGSIZ, DIV, SPACE
194
195
196
197 E3 = 70
198 E2 = 30
199 E4 = 1
200 E11 = 15
```

```
201 E12 = 15
202
203
204
205 LESIZE, 3,,, E3,,, !E1
206 LESIZE, 2, , , E2, , ,
                         !E1
207 LESIZE, 11, , , E11, 2,
                          !E2
208 LESIZE, 12, , , E12, 2,
                          !E3
209
210 LESIZE, 4,, E4,,,,
                              !E4
211 LESIZE, 5, , E4, , , ,
212 !LESIZE, 5, , , 20, 2, !E5
213
214
215 AMESH, ALL
217 !!!!!!PROCESSO DE EXTRUSAO DA MALHA
218
219 TYPE, 2
220 MAT,
           1
221 REAL,
ESYS,
223 SECNUM,
224
225 ESPAC = 1/10
226 TYPE, 2
227 EXTOPT, ESIZE, D_ESP, ESPAC,
228 EXTOPT, ACLEAR, 0
229 ! *
230 EXTOPT, ATTR, 0, 0, 0
231 MAT, 1
232 REAL, _Z4
233 ESYS, 0
234
235 VEXT, 1, 3, 1, 0, 0, ESP/2, , , ,
236
   !!!!!!!! DEFINICAO DAS CONDICOES DE CONTORNO !!!!!!!!
237
238
   !CONDICOES DE RESTRICAO DE MOVIMENTO DO MODELO
239
241 !CODICAO DE SIMETRIA VERTICAL
242
243 ASEL, S, LOC, Y, 0
```

```
244 DA, ALL, SYMM
245
   !CONDICAO DE SIMETRIA NA ESPESSURA PARA AVALIAR CONDICAO DE EPD OU EPT
246
247
248 ASEL, S, LOC, Z, 0
249 DA, ALL, SYMM
250
251 LSEL, S, LOC, X, 0
252 LSEL, R, LOC, Y, 0
253
254 DL, ALL, , UX, O
255
256 ALLSEL, ALL
257
   !!!!!!!!!!!!!!!!!CONDICOES APLICACAO DE CARGA
258
   !SELECAO DA LINHA LOCALIZADA NO PONTO DE APLICACAO DA CARGA DE PRESSAO
260
261
262 ASEL, S, LOC, Y, L
263
264 SFA, ALL, 1, PRES, -1
265
266 ALLSEL, ALL
267
268 FINISH
269
   /SOL
270
271
   ! *
272
273
274 EQSLV, PCG, 1E-8
276 !LSEL,S,LOC,Y,L
277 !NSLL,S,1
   !CP, 100, UY, ALL
278
279
280
281 ALLSEL, ALL
282
283 ESEL, U, ENAME, , PLANE183
284 /SOLVE
285
286 /STATUS, SOLU
```

```
287 SOLVE
288 FINISH
289
290 /POST1
291 ! *
292 /EFACET,1
293 PLNSOL, S, EQV, 0,1.0
294
295
   !/EOF
296
297
   !!!!!!!! ENTRADA NO MODO DE POS PROCESSAMENTO
298
299
300 /POST1
301
302
   !SELECAO DA OBSERVACAO DO CAMPO DE DESLOCAMENTOS, Uyy, E TENSOES, Syy.
303
304
305 /EFACET, 1
306 PLNSOL, U,Y, 0,1.0
307 EPLOT
308 ! *
309 /EFACET, 1
310 PLNSOL, S,Y, 0,1.0
311
312
  !ATIVACAO DA ANALISE PATH PARA OBTER O COMPORTAMENTO DA VARIACAO DE SYY AФ LONGO DA
313
314
   ! DEFINICAO DOS PARAMETROS DE PATH
315
316
317 PATH, Syy, 2, 30, 1000,
318 PPATH, 1, 0, Hn, , , 0,
319 PPATH, 2, 0, Hn-2*AUX_1,,,0,
320
321 !SELECAO DAS VARIAVEIS DE INTERESSE
322
323
       TENSAO NORMAL NA DIRECAO X AO LONGO DA PROFUNDIDADE
324 ! *
325 AVPRIN, 0, ,
326 PDEF, ,S,X,AVG
327 /PBC,PATH, ,0
328
       TENSAO NORMAL NA DIRECAO Y AO LONGO DA PROFUNDIDADE
```

329 ! *

```
330 AVPRIN, 0, ,
331 PDEF, ,S,Y,AVG
332 /PBC,PATH, ,0
333
334 !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO Z AO LONGO DA PROFUNDIDADE
335
336 AVPRIN, 0, ,
337 ! *
338 PDEF, ,S,Z,AVG
339 /PBC,PATH, ,0
340 ! *
341
342 !* TENSAO DE VON MISES AO LONGO DA PROFUNDIDADE
343
344
345 AVPRIN, 0, ,
346 ! *
347 PDEF, ,S,EQV,AVG
348 /PBC, PATH, , 0
349 ! *
350
351
352 !PLPATH, SY
```

APÊNDICE K – Rotina no Ansys para o calculo do K_t dO CP com furo de 8 mm para o caso 3D

```
1 FINISH
2 /CLEAR, START
     mi/////////BATCH
5 /COM, ANSYS RELEASE 13.0 UP20101012
                                             14:25:00 05/11/2016
6 /input, menust, tmp, '',,,,,,,,,,,,,,,1
7 / GRA, POWER
8 /GST,ON
9 /PLO, INFO, 3
10 /GRO, CURL, ON
11 /CPLANE, 1
12 /REPLOT, RESIZE
13 WPSTYLE,,,,,,,0
14 /REPLOT, RESIZE
15
  !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS BASICOS DO CORPO DE PROVA !!!!
17
  *AFUN,DEG
19
21 !ALTURA (METADE)
22
23 L = 75
25 !COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL — GROSS
27 \text{ Hg} = 25
28
```

```
29 !COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL — NET
30
31 \text{ Hn} = 21
33
34 !RAIO DE CONCORDANCIA DO ENTALHE
36 R = 4
37
  !
38
39
40 ! ANGULO DO ENTALHE
42 TETA = 0
43
  ! DEFINICAO DA REGIAO REFINADA DA MALHA PROXIMA A RAIZ DO CONCENTRADOR DE TENSOES
46 K = 2
47
  !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS AUXILIARES DO CORPO DE PROVA !!!!
50 !COTA Y DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
51
52 !ALTURA RAIZ DO ENTALHE
54 H_RE = R*COS(TETA)
55
56 ALT_ENT = R*COS(TETA)
58 !COTA X DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
59
60 H_ENT = Hn + R*(1-SIN(TETA))
61
62 !ALTURA DA SAIDA DO ENTALHE
63
64 U = Hq - (Hn + R*(1 - SIN(TETA)))
65
66 H_RASGO = R*COS(TETA) + U*TAN(TETA)
67
  !COTA AUXILIAR PARA GERACAO DA MALHA
68
69
70 AUX_1 = K \times R
71
```

```
72
73 \text{ TETA1} = 60
74
76 Pintx = Hn + R*(1-SIN(TETA1))
77 Pinty = R*COS(TETA1)
79 !ESPESSURA DO CP
80
81 ESP = 6
82
83 !DISCRETIZACAO ESPESSURA
85 D_ESP = 10
86
87 /PREP7
88
89
90 !!!!!!!! CARACERIZACAO DO MATERIAL !!!!!!!!!!!!!!!!!!!!
91 YOUNG = 200E3
92 POISSON = 0.3
93
94 ! *
95 MPTEMP,,,,,,,
96 MPTEMP, 1, 0
97 MPDATA, EX, 1,, YOUNG
98 MPDATA, PRXY, 1, , POISSON
   !!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO MATERIAL !!!!!!!!!!!!!!!!
100
101
102
  !!!!!!! CARACTERIZACAO DE TIPO DE ELEMENTO FINITO !!!!!!!
104 ! *
105 ET, 1, PLANE183
106 !*
107 KEYOPT, 1, 1, 1
108 KEYOPT, 1, 3, 0
109 KEYOPT, 1, 6, 0
111 ET, 2, SOLID186
112 !*
113 KEYOPT, 2, 2, 0
114 KEYOPT, 2, 3, 0
```

```
115 KEYOPT, 2, 6, 0
116
  !!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO TIPO DE ELEMENTO FINITO !!!!!
117
119
  120
121
122 K, 1, 0, 0, 0,
123 K, 2, Hn-2*AUX_1,
124 K, 3, Hn—AUX_1,
125 K, 4, Hn,,,
126 K, 5, Pintx, Pinty,
127 K, 6, H_ENT, ALT_ENT,
128 !K,7,Hg,H_RASGO,
129 K, 7, HG, L,
130 K, 8, 0, L,
131 K, 9, Hn-2*AUX_1, Pinty,
132 K, 10, Hn—AUX_1, Pinty,
133
134 K, 100, Hn+R
135
137
138
139 L, 1, 2
140 L, 2, 3
141 L,3,4
142 LARC, 4, 5, 100, R
143 LARC, 5, 6, 100, R
144 L, 6, 7
145 L,7,8
146 L, 8, 1
147 !L,9,1
148
149 L, 2, 9
150 L, 9, 10
151 L, 3, 10
152 L, 10, 5
153
154
155
  156
157
```

```
158
159 A, 1, 2, 9, 10, 5, 6, 7, 8,
160 A, 3, 10, 5, 4,
161 A, 2, 9, 10, 3,
162
163
164
    !!!!!!!! GERACAO DA MALHA DE ELEMENTOS FINITOS !!!!!!!!
165
166
167
168
169
    !ESIZE,1*R
170
    !LESIZE, NL1, SIZE, ANGSIZ, DIV, SPACE
171
172
174 !E1 = 100
175 !E2 = 20
   !E3 = 40
176
   !E4 = 1
    !E5 = 50
178
179
180
181
   !LESIZE, 3,,, E1,,,
                                  !E1
182
   !LESIZE, 2, , , E1, , ,
                           !E1
183
   !LESIZE, 10,,, E5, 2,
                             !E2
184
    !LESIZE, 12,,, E5, 2,
185
                             !E3
186
   !LESIZE, 4,, E4,,,,
                                  !E4
187
    !LESIZE, 5,, E4,,,,
                                  !E4
188
189
    !LESIZE, 8,,, 40,2,
                           !E5
190
191
192
193
    !AMESH, ALL
194
   ESIZE, 0.2*R
195
196
    !LESIZE, NL1, SIZE, ANGSIZ, DIV, SPACE
197
198
199
200 E3 = 70
```

```
201 E2 = 30
202 E4 = 1
203 E11 = 15
204 E12 = 15
205
206
207
208 LESIZE, 3,,,E3,,, !E1
209 LESIZE, 2, , , E2, , , !E1
210 LESIZE, 11, , , E11, 2, !E2
211 LESIZE, 12, , , E12, 2,
212
213 LESIZE, 4,, E4,,,,
                             !E4
214 LESIZE, 5,, E4,,,,
215 !LESIZE, 5, , , 20, 2, !E5
216
217
218 AMESH, ALL
219
220 !!!!!!PROCESSO DE EXTRUSAO DA MALHA
221
222 TYPE, 2
223 MAT,
           1
224 REAL,
ESYS,
226 SECNUM,
227
228 ESPAC = 1/10
229 TYPE, 2
230 EXTOPT, ESIZE, D_ESP, ESPAC,
231 EXTOPT, ACLEAR, 0
232 ! *
233 EXTOPT, ATTR, 0, 0, 0
234 MAT, 1
235 REAL,_Z4
236 ESYS, 0
237
238 VEXT, 1, 3, 1, 0, 0, ESP/2, , , ,
239
   !!!!!!!! DEFINICAO DAS CONDICOES DE CONTORNO !!!!!!!!
240
241
   !CONDICOES DE RESTRICAO DE MOVIMENTO DO MODELO
242
243
```

```
244 !CODICAO DE SIMETRIA VERTICAL
245
246 ASEL, S, LOC, Y, 0
247 DA, ALL, SYMM
248
   !CONDICAO DE SIMETRIA NA ESPESSURA PARA AVALIAR CODICAO DE EPD OU EPT
249
250
251 ASEL, S, LOC, Z, 0
252 DA, ALL, SYMM
253
254 LSEL, S, LOC, X, 0
255 LSEL, R, LOC, Y, 0
256
257 DL, ALL, , UX, O
258
   ALLSEL, ALL
260
   !!!!!!!!!!!!!!!!!CONDICOES APLICACAO DE CARGA
261
262
   !SELECAO DA LINHA LOCALIZADA NO PONTO DE APLICACAO DA CARGA DE PRESSAO
263
264
265 ASEL, S, LOC, Y, L
266
   SFA, ALL, 1, PRES, -1
267
268
269 ALLSEL, ALL
270
271 FINISH
272
   /SOL
273
274
275
   ! *
276
277 EQSLV, PCG, 1E-8
278
279 !LSEL,S,LOC,Y,L
280 !NSLL,S,1
   !CP, 100, UY, ALL
281
282
283
284 ALLSEL, ALL
285
286 ESEL, U, ENAME, , PLANE183
```

```
287 /SOLVE
288
289 /STATUS, SOLU
290 SOLVE
291 FINISH
292
293 /POST1
   ! *
294
295 /EFACET, 1
296 PLNSOL, S,EQV, 0,1.0
297
298
   !/EOF
299
300
   !!!!!!!! ENTRADA NO MODO DE POS PROCESSAMENTO
301
302
   /POST1
303
   ! *
304
305
   !SELECAO DA OBSERVACAO DO CAMPO DE DESLOCAMENTOS, Uyy, E TENSOES, Syy.
306
307
308 /EFACET, 1
309 PLNSOL, U,Y, 0,1.0
310 EPLOT
311 ! *
312 /EFACET, 1
313 PLNSOL, S,Y, 0,1.0
314
315
316 !ATIVACAO DA ANALISE PATH PARA OBTER O COMPORTAMENTO DA VARIACAO DE Syy AФ LONGO DA
317
   ! DEFINICAO DOS PARAMETROS DE PATH
318
319
320 PATH, Syy, 2, 30, 1000,
321 PPATH, 1, 0, Hn, , , 0,
322 PPATH, 2, 0, Hn-2*AUX_1, , , 0,
323
   !SELECAO DAS VARIAVEIS DE INTERESSE
324
325
326
327 !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO X AO LONGO DA PROFUNDIDADE
328 AVPRIN, 0, ,
329 PDEF, ,S,X,AVG
```

```
330 /PBC, PATH, , 0
331
332 !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO Y AO LONGO DA PROFUNDIDADE
333 AVPRIN, 0, ,
334 PDEF, ,S,Y,AVG
335 /PBC,PATH, ,0
336
337 !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO Z AO LONGO DA PROFUNDIDADE
338
339 AVPRIN, 0, ,
340 ! *
341 PDEF, ,S,Z,AVG
342 /PBC,PATH, ,0
   ! *
343
344
345 !* TENSAO DE VON MISES AO LONGO DA PROFUNDIDADE
346
347
348 AVPRIN, 0, ,
349 ! *
350 PDEF, ,S,EQV,AVG
351 /PBC,PATH, ,0
352
   ! *
353
354
355 !PLPATH, SY
```

APÊNDICE L – Rotina no Ansys para o calculo do K_t dO CP com entalhe em U de 1.5 mm para o caso 3D

```
1 FINISH
2 /CLEAR, START
4 /BATCH
5 /COM, ANSYS RELEASE 13.0 UP20101012 14:25:00 05/11/2016
6 /input, menust, tmp, '', , , , , , , , , , 1
7 / GRA, POWER
8 /GST,ON
9 /PLO, INFO, 3
10 /GRO, CURL, ON
11 /CPLANE, 1
12 /REPLOT, RESIZE
13 WPSTYLE,,,,,,,0
14 /REPLOT, RESIZE
  !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS BASICOS DO CORPO DE PROVA !!!!
17
19 *AFUN, DEG
21 !ALTURA (METADE)
22
23 L = 75
25 !COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL — GROSS
27 \text{ Hg} = 25
```

```
29 !COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL — NET
30
31 \text{ Hn} = 20
33
34 !RAIO DE CONCORDANCIA DO ENTALHE
35
36 R = 1.5
37
  !
38
39
  ! ANGULO DO ENTALHE
42 TETA = 0
43
  ! DEFINICAO DA REGIAO REFINADA DA MALHA PROXIMA A RAIZ DO CONCENTRADOR DE TENSOES
45
46 K = 2
47
  !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS AUXILIARES DO CORPO DE PROVA !!!!
  !COTA Y DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
50
51
52 !ALTURA RAIZ DO ENTALHE
54 H_RE = R
55
56 ALT_ENT = R*COS(TETA)
57
58 !COTA X DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
59
60 H_ENT = Hn + R*(1-SIN(TETA))
61
  !ALTURA DA SAIDA DO ENTALHE
62
63
  U = Hq - (Hn + R*(1 - SIN(TETA)))
64
65
66 H_RASGO = R*COS(TETA) + U*TAN(TETA)
67
  !COTA AUXILIAR PARA GERACAO DA MALHA
68
69
70 AUX_1 = K \times R
71
```

```
72 \text{ TETA1} = 1
73
75 Pintx = Hn + R*(1-SIN(TETA1))
76 Pinty = R + 0.01
77
78
80 !ESPESSURA DO CP
81
82 ESP = 6
84 !DISCRETIZACAO ESPESSURA
85
86 D_ESP = 10
87
89 /PREP7
90
92 !!!!!!!! CARACERIZACAO DO MATERIAL !!!!!!!!!!!!!!!!
93 YOUNG = 200E3
94 POISSON = 0.3
96 !*
97 MPTEMP,,,,,,,
98 MPTEMP, 1, 0
99 MPDATA, EX, 1,, YOUNG
100 MPDATA, PRXY, 1, , POISSON
101
102 !!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO MATERIAL !!!!!!!!!!!!!!!!
103
104
105 !!!!!!! CARACTERIZACAO DE TIPO DE ELEMENTO FINITO !!!!!!!
106 !*
107 ET, 1, PLANE183
108 ! *
109 KEYOPT, 1, 1, 1
110 KEYOPT, 1, 3, 0
111 KEYOPT, 1, 6, 0
112
113
114 ET, 2, SOLID186
```

```
115 ! *
116 KEYOPT, 2, 2, 0
117 KEYOPT, 2, 3, 0
118 KEYOPT, 2, 6, 0
119
  !!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO TIPO DE ELEMENTO FINITO !!!!!
120
121
122
124
125 K,,0,0,0,
126 K,, Hn-2*AUX_1,
127 K,, Hn—AUX_1,
128 K,,Hn,,,
129 K,, H_ENT, ALT_ENT,
130 K,, Hg, H_RASGO,
131 K,,HG,L,
132 K,,0,L,
133 K,, Hn-2*AUX_1, Pinty,
134 K,, Hn-AUX_1, Pinty,
135
136 K, 100, Hn+R
137
  139
140
141 L, 1, 2
142 L, 2, 3
143 L, 3, 4
144 LARC, 4, 5, 100, R
145 L,5,6
146 L, 6, 7
147 L,7,8
148 L,8,1
149 L, 2, 9
150 L, 9, 10
151 L, 3, 10
152 L, 10, 5
153
154
155
  156
157
```

```
158
159 A, 1, 2, 9, 10, 5, 6, 7, 8,
160 A, 3, 10, 5, 4,
161 A, 2, 9, 10, 3,
162
163 AGLUE, ALL
164
   !!!!!!!! GERACAO DA MALHA DE ELEMENTOS FINITOS !!!!!!!!
165
166
167
168
169
   ESIZE, 0.5*R
170
   !LESIZE, NL1, SIZE, ANGSIZ, DIV, SPACE
171
172
174 E3 = 70
175 E2 = 30
176 E4 = 1
177 E11 = 15
178 E12 = 15
179
180
181 LESIZE, 3, , , E3, , , !E3
182 LESIZE, 2, , , E2, , , !E2
183 LESIZE, 11,,, E11, 2, !E11
184 LESIZE, 12, , , E12, 2, !E12
185
186 LESIZE, 4,, E4,,,,
                                !E4
187 LESIZE, 5, , , 20, 2,
                        !E5
188
189
190 AMESH, ALL
191
192
193
   !!!!!!PROCESSO DE EXTRUSAO DA MALHA
194
195 TYPE, 2
196 MAT,
197 REAL,
198 ESYS,
   SECNUM,
199
200
```

```
201 ESPAC = 1/10
202 TYPE,
           2
203 EXTOPT, ESIZE, D_ESP, ESPAC,
204 EXTOPT, ACLEAR, 0
205 ! *
206 EXTOPT, ATTR, 0, 0, 0
207 MAT, 1
208 REAL,_Z4
209 ESYS, 0
210
   VEXT, 1, 3, 1 , 0, 0, ESP/2, , , ,
211
212
213
   !!!!!!!! DEFINICAO DAS CONDICOES DE CONTORNO !!!!!!!!
214
215
   !CONDICOES DE RESTRICAO DE MOVIMENTO DO MODELO
217
   !CODICAO DE SIMETRIA VERTICAL
218
219
220 ASEL, S, LOC, Y, 0
221 DA, ALL, SYMM
222
   !CONDICAO DE SIMETRIA NA ESPESSURA PARA AVALIAR CODICAO DE EPD OU EPT
223
224
225 ASEL, S, LOC, Z, 0
226 DA, ALL, SYMM
227
228 LSEL, S, LOC, X, 0
229 LSEL, R, LOC, Y, 0
230
231 DL, ALL, , UX, 0
233 ALLSEL, ALL
234
   !!!!!!!!!!!!!!!!!CONDICOES APLICACAO DE CARGA
235
236
   !SELECAO DA LINHA LOCALIZADA NO PONTO DE APLICACAO DA CARGA DE PRESSAO
237
238
   ASEL, S, LOC, Y, L
239
240
241 SFA, ALL, 1, PRES, -1
242
243 ALLSEL, ALL
```

```
244
245 FINISH
246
247 /SOL
248
249 ! *
250
251 EQSLV, PCG, 1E-8
252
253 !LSEL,S,LOC,Y,L
254 !NSLL,S,1
255 !CP, 100, UY, ALL
256
257
258 ALLSEL, ALL
260 ESEL, U, ENAME, , PLANE183
261 /SOLVE
262
263 /STATUS, SOLU
264 SOLVE
265 FINISH
266
267 /POST1
268 ! *
269 /EFACET, 1
270 PLNSOL, S,EQV, 0,1.0
271
272
273 !/EOF
274
   !!!!!!!! ENTRADA NO MODO DE POS PROCESSAMENTO
276
277 /POST1
   ! *
278
279
280 !SELECAO DA OBSERVACAO DO CAMPO DE DESLOCAMENTOS, Uyy, E TENSOES, Syy.
281
282 /EFACET, 1
283 PLNSOL, U,Y, 0,1.0
284 EPLOT
285 ! *
286 /EFACET, 1
```

```
287 PLNSOL, S,Y, 0,1.0
288
289
   !ATIVACAO DA ANALISE PATH PARA OBTER O COMPORTAMENTO DA VARIACAO DE SYY AФ LONGO DA
291
   ! DEFINICAO DOS PARAMETROS DE PATH
292
293
294 PATH, Syy, 2, 30, 1000,
295 PPATH, 1, 0, Hn, , , 0,
296 PPATH, 2, 0, Hn-2*AUX_1,,,0,
297
   !SELECAO DAS VARIAVEIS DE INTERESSE
298
299
300
301 ! *
       TENSAO NORMAL NA DIRECAO X AO LONGO DA PROFUNDIDADE
302 AVPRIN, 0, ,
303 PDEF, ,S,X,AVG
   /PBC,PATH, ,0
304
305
       TENSAO NORMAL NA DIRECAO Y AO LONGO DA PROFUNDIDADE
307 AVPRIN, 0, ,
308 PDEF, ,S,Y,AVG
   /PBC, PATH, ,0
309
311 !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO Z AO LONGO DA PROFUNDIDADE
312
313 AVPRIN, 0, ,
314 ! *
315 PDEF, ,S,Z,AVG
316 /PBC,PATH, ,0
   ! *
317
       TENSAO DE VON MISES AO LONGO DA PROFUNDIDADE
319
320
321
322 AVPRIN, 0, ,
323 ! *
324 PDEF, ,S,EQV,AVG
325 /PBC,PATH, ,0
326
327
328 !PLPATH, SY
```

APÊNDICE M – Rotina no Ansys para o calculo do K_t dO CP com entalhe em v de 0.12 mm para o caso 3D

```
1 FINISH
2 /CLEAR, START
4 /BATCH
5 /COM, ANSYS RELEASE 13.0 UP20101012 14:25:00 05/11/2016
6 /input, menust, tmp, '', , , , , , , , , , 1
7 / GRA, POWER
8 /GST,ON
9 /PLO, INFO, 3
10 /GRO, CURL, ON
11 /CPLANE, 1
12 /REPLOT, RESIZE
13 WPSTYLE,,,,,,,0
14 /REPLOT, RESIZE
  !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS BASICOS DO CORPO DE PROVA !!!!
17
19 *AFUN, DEG
21 !ALTURA (METADE)
22
23 L = 75
25 !COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL — GROSS
27 \text{ Hg} = 25
```

```
29 !COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL — NET
30
31 \text{ Hn} = 21
33
34 !RAIO DE CONCORDANCIA DO ENTALHE
35
36 R = 0.12
37
  !
38
39
  ! ANGULO DO ENTALHE
42 TETA = 30
43
  ! DEFINICAO DA REGIAO REFINADA DA MALHA PROXIMA A RAIZ DO CONCENTRADOR DE TENSOES
45
46 K = 2
  !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS AUXILIARES DO CORPO DE PROVA !!!!
  !COTA Y DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
50
51
52 !ALTURA RAIZ DO ENTALHE
54 \text{ H\_RE} = R * 0.866
55
56 ALT_ENT = R*COS(TETA)
57
58 !COTA X DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
59
60 H_ENT = Hn + R*(1-SIN(TETA))
61
  !ALTURA DA SAIDA DO ENTALHE
62
63
  U = Hq - (Hn + R*(1 - SIN(TETA)))
64
65
66 H_RASGO = R*COS(TETA) + U*TAN(TETA)
67
  !COTA AUXILIAR PARA GERACAO DA MALHA
68
69
70 AUX_1 = K*R
71
```

```
72
73 !ESPESSURA DO CP
74
75 ESP = 6
76
77 !DISCRETIZACAO ESPESSURA
78
79 D_{ESP} = 10
80
81
82 /PREP7
85 !!!!!!!! CARACERIZACAO DO MATERIAL !!!!!!!!!!!!!!!!!!!
86 YOUNG = 200E3
87 POISSON = 0.3
88
89 !*
90 MPTEMP,,,,,,,
91 MPTEMP, 1, 0
92 MPDATA, EX, 1,, YOUNG
93 MPDATA, PRXY, 1, , POISSON
94
  !!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO MATERIAL !!!!!!!!!!!!!!!
96
97
  !!!!!!! CARACTERIZACAO DE TIPO DE ELEMENTO FINITO !!!!!!!
100 ET, 1, PLANE183
101 !*
102 KEYOPT, 1, 1, 1
103 KEYOPT, 1, 3, 0
104 KEYOPT, 1, 6, 0
105
106
107 ET, 2, SOLID186
108 ! *
109 KEYOPT, 2, 2, 0
110 KEYOPT, 2, 3, 0
111 KEYOPT, 2, 6, 0
112
113 !!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO TIPO DE ELEMENTO FINITO !!!!!
114
```

```
115
117
118 K,,0,0,0,
119 K,,Hn-2*AUX_1,
120 K,, Hn—AUX_1,
121 K,,Hn,,,
122 K,, H_ENT, ALT_ENT,
123 K,, Hg, H_RASGO,
124 K,, HG, L,
125 K,, O, L,
126 K,, Hn-2*AUX_1, H_RE,
127 K,, Hn—AUX_1, H_RE,
128
129 K, 100, Hn+R
  131
132
133
134 L, 1, 2
135 L, 2, 3
136 L,3,4
137 LARC, 4, 5, 100, R
138 L, 5, 6
139 L, 6, 7
140 L,7,8
141 L,8,1
142 L, 2, 9
143 L, 9, 10
144 L, 3, 10
145 L, 10, 5
146
147
148
  149
150
151
152 A, 1, 2, 9, 10, 5, 6, 7, 8,
153 A, 3, 10, 5, 4,
154 A, 2, 9, 10, 3,
155
156 AGLUE, ALL
157
```

```
!!!!!!!! GERACAO DA MALHA DE ELEMENTOS FINITOS !!!!!!!!
159
160
161
162 ESIZE, 10*R
163
   !LESIZE, NL1, SIZE, ANGSIZ, DIV, SPACE
164
165
166
167 E3 = 70
168 E2 = 30
169 E4 = 1
170 E11 = 15
171 E12 = 15
172
174 LESIZE, 3,,,E3,,, !E3
175 LESIZE, 2, , , E2, , , !E2
176 LESIZE, 11, , , E11, 2, !E11
177 LESIZE, 12, , , E12, 2, !E12
178
179 LESIZE, 4,, E4,,,,
                               !E4
180 LESIZE, 5, , , 20, 2,
                       !E5
181
182
183 AMESH, ALL
184
   !!!!!!PROCESSO DE EXTRUSAO DA MALHA
186
187
188 TYPE, 2
189 MAT,
           1
190 REAL,
191 ESYS,
192 SECNUM,
193
194 ESPAC = 1/10
195 TYPE, 2
196 EXTOPT, ESIZE, D_ESP, ESPAC,
197 EXTOPT, ACLEAR, 0
198 ! *
199 EXTOPT, ATTR, 0, 0, 0
200 MAT, 1
```

```
201 REAL,_Z4
202 ESYS, 0
203
   VEXT, 1, 3, 1 , 0, 0, ESP/2, , , ,
205
206
   !!!!!!!! DEFINICAO DAS CONDICOES DE CONTORNO !!!!!!!!
207
208
   !CONDICOES DE RESTRICAO DE MOVIMENTO DO MODELO
209
210
   !CODICAO DE SIMETRIA VERTICAL
211
212
213 ASEL, S, LOC, Y, 0
214 DA, ALL, SYMM
215
216 !CONDICAO DE SIMETRIA NA ESPESSURA PARA AVALIAR CODICAO DE EPD OU EPT
217
218 ASEL, S, LOC, Z, 0
219 DA, ALL, SYMM
220
221 LSEL, S, LOC, X, 0
222 LSEL, R, LOC, Y, 0
223
   DL, ALL, , UX, 0
224
225
226 ALLSEL, ALL
227
   !!!!!!!!!!!!!!!!CONDICOES APLICACAO DE CARGA
229
   !SELECAO DA LINHA LOCALIZADA NO PONTO DE APLICACAO DA CARGA DE PRESSAO
230
231
   ASEL, S, LOC, Y, L
232
233
   SFA, ALL, 1, PRES, -1
234
235
   ALLSEL, ALL
236
237
238 FINISH
239
240
   /SOL
241
   ! *
242
243
```

```
244 EQSLV, PCG, 1E-8
245
246 !LSEL,S,LOC,Y,L
247 !NSLL,S,1
   !CP, 100, UY, ALL
248
249
250
251 ALLSEL, ALL
252
253 ESEL, U, ENAME, , PLANE183
254 /SOLVE
255
256 /STATUS, SOLU
257 SOLVE
258 FINISH
260 /POST1
261 ! *
262 /EFACET, 1
263 PLNSOL, S, EQV, 0,1.0
264
265
   !/EOF
266
267
   !!!!!!!! ENTRADA NO MODO DE POS PROCESSAMENTO
268
269
270 /POST1
271
   ! *
272
273 !SELECAO DA OBSERVACAO DO CAMPO DE DESLOCAMENTOS, Uyy, E TENSOES, Syy.
274
275 /EFACET, 1
276 PLNSOL, U,Y, 0,1.0
277 EPLOT
278 ! *
279 /EFACET, 1
280 PLNSOL, S,Y, 0,1.0
281
282
   !ATIVACAO DA ANALISE PATH PARA OBTER O COMPORTAMENTO DA VARIACAO DE SYY AФ LONGO DA
283
284
   ! DEFINICAO DOS PARAMETROS DE PATH
285
286
```

```
287 PATH, Syy, 2, 30, 1000,
288 PPATH, 1, 0, Hn, , , 0,
289 PPATH, 2, 0, Hn-2*AUX_1,,,0,
291 !SELECAO DAS VARIAVEIS DE INTERESSE
292
293
294 !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO X AO LONGO DA PROFUNDIDADE
295 AVPRIN, 0, ,
296 PDEF, ,S,X,AVG
   /PBC, PATH, , 0
297
298
       TENSAO NORMAL NA DIRECAO Y AO LONGO DA PROFUNDIDADE
299 ! *
300 AVPRIN, 0, ,
301 PDEF, ,S,Y,AVG
302 /PBC,PATH, ,0
303
304 !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO Z AO LONGO DA PROFUNDIDADE
305
306 AVPRIN, 0, ,
307 ! *
308 PDEF, ,S,Z,AVG
309 /PBC,PATH, ,0
   ! *
310
311
312 !* TENSAO DE VON MISES AO LONGO DA PROFUNDIDADE
313
314
315 AVPRIN, 0, ,
316 !*
317 PDEF, ,S,EQV,AVG
318 /PBC,PATH, ,0
   ! *
319
320
321
322 !PLPATH, SY
```

APÊNDICE N – Rotina no Ansys para o calculo do K_t dO CP com entalhe em v de 0.383 mm para o caso 3D em flexão

```
1 FINISH
2 /CLEAR, START
4 /BATCH
5 /COM, ANSYS RELEASE 13.0 UP20101012 14:25:00 05/11/2016
6 /input,menust,tmp,'',,,,,,,,,,,,1
7 / GRA, POWER
8 /GST,ON
9 /PLO, INFO, 3
10 /GRO, CURL, ON
11 /CPLANE, 1
12 /REPLOT, RESIZE
13 WPSTYLE,,,,,,,0
14 /REPLOT, RESIZE
  !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS BASICOS !DO CORPO DE PROVA !!!!
17
19 *AFUN, DEG
21 !ALTURA (METADE)
22
23 L = 70
25 !COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL — GROSS
27 \text{ Hg} = 25
```

```
29 !COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL — NET
30
31 Hn = 25 - 2.86
33
  !RAIO DE CONCORDANCIA DO ENTALHE
34
35
36 R = 0.383
37
  !
38
39
 ! ANGULO DO ENTALHE
42 TETA = 45/2
43
  ! DEFINICAO DA REGIAO REFINADA DA MALHA PROXIMA A !RAIZ DO CONCENTRADOR DE TENSOES
46 K = 2
  !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS !AUXILIARES DO CORPO DE PROVA !!!!
  !COTA Y DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
50
51
52 !ALTURA RAIZ DO ENTALHE
54 H_RE = R*COS(TETA)
55
56 ALT_ENT = R*COS(TETA)
58 !COTA X DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
59
60 H_ENT = Hn + R*(1-SIN(TETA))
61
  !ALTURA DA SAIDA DO ENTALHE
62
63
 U = Hq - (Hn + R*(1 - SIN(TETA)))
64
65
66 H_RASGO = R*COS(TETA) + U*TAN(TETA)
67
  !COTA AUXILIAR PARA GERACAO DA MALHA
68
69
70 AUX_1 = K*R
71 TETA1 = TETA/2
```

```
72
73
74 Pintx = Hn + R*(1-COS(TETA1))
75 Pinty = R*SIN(TETA1)
76
77 !ESPESSURA DO CP
79 ESP = 25
80
81 !DISCRETIZACAO ESPESSURA
82
83 D_ESP = 10
85
86 /PREP7
87
89 !!!!!!!! CARACERIZACAO DO MATERIAL !!!!!!!!!!!!!!!!!!!
90 YOUNG = 200E3
91 POISSON = 0.3
92
93 ! *
94 MPTEMP,,,,,,,
95 MPTEMP, 1, 0
96 MPDATA, EX, 1,, YOUNG
97 MPDATA, PRXY, 1, , POISSON
   !!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO MATERIAL !!!!!!!!!!!!!!
100
101
102 !!!!!!! CARACTERIZACAO DE TIPO DE ELEMENTO FINITO !!!!!!!
104 ET, 1, PLANE183
105 !*
106 KEYOPT, 1, 1, 1
107 KEYOPT, 1, 3, 0
108 KEYOPT, 1, 6, 0
109
110
111 ET, 2, SOLID186
112 !*
113 KEYOPT, 2, 2, 0
114 KEYOPT, 2, 3, 0
```

```
115 KEYOPT, 2, 6, 0
116
   !!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO TIPO DE ELEMENTO !FINITO !!!!!
117
119
   120
121
122 K, 1, 0, 0, 0,
123 K, 2, Hn-2*AUX_1,
124 K, 3, Hn—AUX_1,
125 K, 4, Hn,,,
126 K, 5, Pintx, Pinty,
127 K, 6, H_ENT, ALT_ENT,
128 K, 7, Hg, H_RASGO,
129 K, 8, HG, L,
130 K, 9, HG/2, L,
131 K, 10, 0, L,
132
133 K, 1000, Hn-2*AUX_1, Pinty,
134 K, 1001, Hn-AUX_1, Pinty,
135
136 K, 100, Hn+R
137
   139
140
141
142 L, 1, 2
143 L, 2, 3
144 L, 3, 4
145 LARC, 4, 5, 100, R
146 LARC, 5, 6, 100, R
147 L, 6, 7
148 L,7,8
149 L,8,9
150 L, 9, 10
151
152 L, 10, 1
153
154 L, 2, 1000
155 L, 1000, 1001
156 L, 3, 1001
157 L, 1001, 5
```

```
158
159
160
161
   162
163
164
165 A, 1, 2, 1000, 1001, 5, 6, 7, 8, 9, 10, 1
166 A, 2, 1000, 1001, 3,
167 A, 3, 1001, 5, 4,
168
169 AGLUE, ALL
170
   !!!!!!!! GERACAO DA MALHA DE ELEMENTOS FINITOS !!!!!!!!
171
172
173
174
175 ESIZE, 0.1*R
176
   !LESIZE, NL1, SIZE, ANGSIZ, DIV, SPACE
178
179
180 E1 = 100
181 E2 = 50
182 E3 = 100
183 E4 = 100
184 E5 = 20
185 E6 = 40
186 E7 = 50
187 ERAIO = 1
188
189
190
191 LESIZE, 3,,, E1,,, !E1
   LESIZE, 14,,, E2, 2, !E3
192
193
194
195 LESIZE, 2, , , E1, , ,
                        !E1
   LESIZE, 12, , , E2, 2,
                          !E3
196
197
198 LESIZE, 1, , , E3, , ,
                              !E1
199
200
```

```
201 LESIZE, 11,,, E7,,,
                          !E1
202 LESIZE, 13, , , E7, , !E2
203
204
205 LESIZE, 4,, ERAIO,,,,
206 LESIZE, 5,, ERAIO,,,,
207
208 LESIZE, 8, , , E1, 2,
                         !E5
209 LESIZE, 9, , , E1, 2,
                       !E5
210
211 LESIZE, 6, , , E7, 2,
                         !E5
212 LESIZE, 7, , , E1, 2,
                          !E5
213 LESIZE, 10, , , E1, 2,
                          !E5
214
215 AMESH, 3,
216 AMESH, 2,
217 AMESH, 1,
218
219
   !!!!!!PROCESSO DE EXTRUSAO DA MALHA
221
222 TYPE, 2
223 MAT,
           1
224 REAL,
ESYS,
226 SECNUM,
227
228 ESPAC = 1/10
229 TYPE, 2
230 EXTOPT, ESIZE, D_ESP, ESPAC,
231 EXTOPT, ACLEAR, 0
232 ! *
233 EXTOPT, ATTR, 0, 0, 0
234 MAT, 1
235 REAL,_Z4
236 ESYS, 0
237
238 VEXT, 1, 3, 1, 0, 0, ESP/2, , , ,
239
241 !!!!!!!! DEFINICAO DAS CONDICOES DE CONTORNO !!!!!!!!
242
   !CONDICOES DE RESTRICAO DE MOVIMENTO DO MODELO
```

```
244
   !CODICAO DE SIMETRIA VERTICAL
245
246
247 ASEL, S, LOC, Y, 0
   DA, ALL, SYMM
248
249
    !CONDICAO DE SIMETRIA NA ESPESSURA PARA AVALIAR !CODICAO DE EPD OU EPT
250
251
252 ASEL, S, LOC, Z, 0
253 DA, ALL, SYMM
254
255 LSEL, S, LOC, X, 0
256 LSEL, R, LOC, Y, 0
257
258 DL, ALL, , UX, O
   ALLSEL, ALL
260
261
   !!!!!!!!!!!!!!!!!CONDICOES APLICACAO DE CARGA
262
263
    !SELECAO DA LINHA LOCALIZADA NO PONTO DE !APLICACAO DA CARGA DE PRESSAO
264
265
   SUP = 1*(ESP/24)*Hn*Hn/Hq
                                    !ESP*HG
266
   INF = -1*(ESP/24)*Hn*Hn/Hg !-ESP*HG
267
268
   Sgross = (12*SUP)/(ESP*Hg)
269
270
271
272
273 FK, 10, FY, INF
274 FK, 20, FY, INF
275 FK, 8, FY, SUP
276 FK, 18, FY, SUP
277
278
279
280 FINISH
281
   /SOL
282
283
284 ! *
285
286 EQSLV, PCG, 1E-8
```

```
287
288 !LSEL,S,LOC,Y,L
289 !NSLL,S,1
   !CP, 100, UY, ALL
291
292
293 ALLSEL, ALL
294
295 ESEL, U, ENAME, , PLANE183
296 /SOLVE
297
298 /STATUS, SOLU
299 SOLVE
300 FINISH
301
302
303
304 /POST1
305 ! *
306 /EFACET, 1
307 PLNSOL, S,EQV, 0,1.0
308
309
310
311
312 !!!!!!!! ENTRADA NO MODO DE POS PROCESSAMENTO
313
314 /POST1
315 ! *
316
317 !SELECAO DA OBSERVACAO DO CAMPO DE !DESLOCAMENTOS, Uyy, E TENSOES, Syy.
319 /EFACET,1
320 PLNSOL, U,Y, 0,1.0
321 EPLOT
322 ! *
323 /EFACET, 1
324 PLNSOL, S,Y, 0,1.0
325
326
327 !ATIVACAO DA ANALISE PATH PARA OBTER O !COMPORTAMENTO DA VARIACAO DE Syy ÅO LONGO I
328
329 ! DEFINICAO DOS PARAMETROS DE PATH
```

```
330
331 PATH, Syy, 2, 30, 1000,
332 PPATH, 1, 0, Hn, , , 0,
333 PPATH, 2, 0, Hn-2*AUX_1,,,0,
334
   !SELECAO DAS VARIAVEIS DE INTERESSE
335
336
337
       TENSAO NORMAL NA DIRECAO X AO LONGO DA !PROFUNDIDADE
338
339
340 AVPRIN, 0, ,
341 PDEF, ,S,X,AVG
   /PBC,PATH, ,0
343
       TENSAO NORMAL NA DIRECAO Y AO LONGO DA !PROFUNDIDADE
344
346 AVPRIN, 0, ,
347 PDEF, ,S,Y,AVG
   /PBC, PATH, , 0
348
349
   !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO Z AO LONGO DA !PROFUNDIDADE
350
351
352 AVPRIN, 0, ,
353
354 PDEF, ,S,Z,AVG
355 /PBC,PATH, ,0
   ! *
356
357
       TENSAO DE VON MISES AO LONGO DA PROFUNDIDADE
358
359
360
361 AVPRIN, 0, ,
362
363 PDEF, ,S,EQV,AVG
   /PBC,PATH, ,0
364
   ! *
365
366
367
368 !PLPATH, SY
```

APÊNDICE O – Rotina no Ansys para o calculo do K_t dO CP com entalhe em U de 5 mm para o caso 3D em flexão

```
1 FINISH
2 /CLEAR, START
4 /BATCH
5 /COM, ANSYS RELEASE 13.0 UP20101012 14:25:00 05/11/2016
6 /input, menust, tmp, '', , , , , , , , , , 1
7 / GRA, POWER
8 /GST,ON
9 /PLO, INFO, 3
10 /GRO, CURL, ON
11 /CPLANE, 1
12 /REPLOT, RESIZE
13 WPSTYLE,,,,,,,0
14 /REPLOT, RESIZE
  !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS BASICOS DO !CORPO DE PROVA !!!!
17
19 *AFUN, DEG
21 !ALTURA (METADE)
22
23 L = 70
25 !COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL — GROSS
27 \text{ Hg} = 25
```

```
29 !COMPRIMENTO SECAO TRANSVERSAL — NET
30
31 \text{ Hn} = 19
33
34 !RAIO DE CONCORDANCIA DO ENTALHE
36 R = 5
37
  !
38
39
40 ! ANGULO DO ENTALHE
42 TETA = 0
43
  ! DEFINICAO DA REGIAO REFINADA DA MALHA PROXIMA A RAIZ DO !CONCENTRADOR DE TENSOES
46 K = 1.5
  !!! DEFINICAO DOS PARAMETROS DIMENSIONAIS AUXILIARES DO !CORPO DE PROVA !!!!
  !COTA Y DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
50
51
52 !ALTURA RAIZ DO ENTALHE
54 H_RE = R*COS(TETA)
55
56 ALT_ENT = R*COS(TETA)
58 !COTA X DO PONTO DE TANGENCIA DO CIRCULO
59
60 H_ENT = Hn + R*(1-SIN(TETA))
61
62 !ALTURA DA SAIDA DO ENTALHE
63
64 U = Hq - (Hn + R*(1 - SIN(TETA)))
65
66 H_RASGO = R*COS(TETA) + U*TAN(TETA)
67
  !COTA AUXILIAR PARA GERACAO DA MALHA
68
70 AUX_1 = K \times R
71 \text{ TETA1} = 60
```

```
72
73
74 Pintx = Hn + R*(1-COS(TETA1))
75 Pinty = R*SIN(TETA1)
76
77 !ESPESSURA DO CP
79 ESP = 25
80
81 !DISCRETIZACAO ESPESSURA
83 D_ESP = 10
85
86 /PREP7
87
89 !!!!!!!! CARACERIZACAO DO MATERIAL !!!!!!!!!!!!!!!!!!!
91 YOUNG = 200E3
92 POISSON = 0.3
93
94 ! *
95 MPTEMP,,,,,,,
96 MPTEMP, 1, 0
97 MPDATA, EX, 1,, YOUNG
98 MPDATA, PRXY, 1, , POISSON
   !!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO MATERIAL !!!!!!!!!!!!!!!!
100
101
102
   !!!!!!! CARACTERIZACAO DE TIPO DE ELEMENTO FINITO !!!!!!!
104
105 ET, 1, PLANE183
106 !*
107 KEYOPT, 1, 1, 1
108 KEYOPT, 1, 3, 0
109 KEYOPT, 1, 6, 0
110
112 ET, 2, SOLID186
113 !*
114 KEYOPT, 2, 2, 0
```

```
115 KEYOPT, 2, 3, 0
116 KEYOPT, 2, 6, 0
117
   !!!!!!! FINAL CARACTERIZACAO DO TIPO DE ELEMENTO FINITO !!!!!
119
120
   121
122
123 K, 1, 0, 0, 0,
124 K, 2, Hn-2*AUX_1,
125 K, 3, Hn—AUX 1,
126 K, 4, Hn,,,
127 K, 5, Pintx, Pinty,
128 K, 6, H_ENT, ALT_ENT,
129 K, 7, Hq, H_RASGO,
130 K, 8, HG, L,
131 K, 9, HG/2, L,
132 K, 10, 0, L,
133
134 K, 1000, Hn-2*AUX_1, Pinty,
135 K, 1001, Hn-AUX_1, Pinty,
136
137 K, 100, Hn+R
  139
140
141
142 L, 1, 2
143 L, 2, 3
144 L,3,4
145 LARC, 4, 5, 100, R
146 LARC, 5, 6, 100, R
147 L, 6, 7
148 L,7,8
149 L,8,9
150 L, 9, 10
151
152 L, 10, 1
153
154 L, 2, 1000
155 L, 1000, 1001
156 L, 3, 1001
157 L, 1001, 5
```

```
158
159
160
   161
162
163
164 A, 1, 2, 1000, 1001, 5, 6, 7, 8, 9, 10, 1
165 A, 2, 1000, 1001, 3,
166 A, 3, 1001, 5, 4,
167
168 AGLUE, ALL
169
   !!!!!!!! GERACAO DA MALHA DE ELEMENTOS FINITOS !!!!!!!!
171
172
   ESIZE, 1*R
174
175
   !LESIZE, NL1, SIZE, ANGSIZ, DIV, SPACE
176
177
178
179 E1 = 100
180 E2 = 50
181 E3 = 100
182 E4 = 100
183 E5 = 20
184 E6 = 40
185 E7 = 50
186 ERAIO = 1
187
188
189
190 LESIZE, 3, , , E1, , ,
                             !E1
191 LESIZE, 14,,, E2, 2, !E3
192
193
194 LESIZE, 2, , , E1, , ,
                          !E1
195 LESIZE, 12, , , E2, 2,
                          !E3
196
   LESIZE, 1, , , E3, , ,
197
                              !E1
198
199
200 LESIZE, 11,,, E5,,,
                             !E1
```

```
201 LESIZE, 13,,, E5,,
                          !E2
202
203
204 LESIZE, 4,, ERAIO,,,,
205 LESIZE, 5,, ERAIO,,,,
206
207 LESIZE, 8, , , E7, 2,
   LESIZE, 9, , , E7, 2,
                           !E5
209
210 LESIZE, 6, , , E5, 2,
                          !E5
211 LESIZE, 7, , , E7, 2,
                          !E5
212 LESIZE, 10, , , E7, 2,
                           !E5
213
214 AMESH, 3,
215 AMESH, 2,
216 AMESH, 1,
217
218
   !!!!!!!PROCESSO DE EXTRUSAO DA MALHA
219
220
221 TYPE, 2
222 MAT,
           1
223 REAL,
ESYS,
225 SECNUM,
226
227 ESPAC = 1/10
228 TYPE,
             2
229 EXTOPT, ESIZE, D_ESP, ESPAC,
230 EXTOPT, ACLEAR, 0
231 ! *
232 EXTOPT, ATTR, 0, 0, 0
233 MAT, 1
234 REAL,_Z4
235 ESYS, 0
236
237 VEXT, 1, 3, 1 , 0, 0, ESP/2, , , ,
238
239
   !!!!!!!! DEFINICAO DAS CONDICOES DE CONTORNO !!!!!!!!
240
241
   !CONDICOES DE RESTRICAO DE MOVIMENTO DO MODELO
242
243
```

```
244 !CODICAO DE SIMETRIA VERTICAL
245
246 ASEL, S, LOC, Y, 0
247 DA, ALL, SYMM
248
   !CONDICAO DE SIMETRIA NA ESPESSURA PARA AVALIAR CODICAO DE !EPD OU EPT
249
250
251 ASEL, S, LOC, Z, 0
252 DA, ALL, SYMM
253
254 LSEL, S, LOC, X, 0
255 LSEL, R, LOC, Y, 0
256
257 DL, ALL, , UX, 0
258
   ALLSEL, ALL
260
   !!!!!!!!!!!!!!!!!CONDICOES APLICACAO DE CARGA
261
262
   !SELECAO DA LINHA LOCALIZADA NO PONTO DE APLICACAO DA !!CARGA DE PRESSAO
263
264
265
266 SUP = 1*(ESP/24)*Hn*Hn/Hq
                                    !ESP*HG
   INF = -1*(ESP/24)*Hn*Hn/Hg !-ESP*HG
267
268
   Sgross = (12*SUP)/(ESP*Hg)
269
270
271 FK, 10, FY, INF
272 FK, 20, FY, INF
273 FK, 8, FY, SUP
274 FK, 18, FY, SUP
275
276
277
278 FINISH
279
280 /SOL
281
   ! *
282
283
284 EQSLV, PCG, 1E-8
285
286 !LSEL,S,LOC,Y,L
```

```
287 !NSLL,S,1
   !CP, 100, UY, ALL
288
289
290
291 ALLSEL, ALL
292
293 ESEL, U, ENAME, , PLANE183
   /SOLVE
295
296 /STATUS, SOLU
297 SOLVE
298 FINISH
299
300
301
302 /POST1
303 ! *
304 /EFACET, 1
305 PLNSOL, S, EQV, 0,1.0
306
307
308
309
   !!!!!!!! ENTRADA NO MODO DE POS PROCESSAMENTO
310
311
312 /POST1
   ! *
313
314
   !SELECAO DA OBSERVACAO DO CAMPO DE DESLOCAMENTOS, Uyy, E !TENSOES, Syy.
315
316
317 /EFACET, 1
318 PLNSOL, U,Y, 0,1.0
319 EPLOT
320 ! *
321 /EFACET, 1
322 PLNSOL, S,Y, 0,1.0
323
324
   !ATIVACAO DA ANALISE PATH PARA OBTER O COMPORTAMENTO DA !VARIACAO DE Syy ÅO LONGO I
325
326
327 ! DEFINICAO DOS PARAMETROS DE PATH
328
329 PATH, Syy, 2, 30, 1000,
```

```
330 PPATH, 1, 0, Hn, , , 0,
331 PPATH, 2, 0, Hn-2*AUX_1,,,0,
332
   !SELECAO DAS VARIAVEIS DE INTERESSE
334
335
       TENSAO NORMAL NA DIRECAO X AO LONGO DA PROFUNDIDADE
336
337
338 AVPRIN, 0, ,
   PDEF, ,S,X,AVG
339
   /PBC, PATH, , 0
340
341
       TENSAO NORMAL NA DIRECAO Y AO LONGO DA PROFUNDIDADE
342
343
344 AVPRIN, 0, ,
345 PDEF, ,S,Y,AVG
   /PBC,PATH, ,0
346
347
   !* TENSAO NORMAL NA DIRECAO Z AO LONGO DA PROFUNDIDADE
348
349
350 AVPRIN, 0, ,
351
352 PDEF, ,S,Z,AVG
   /PBC,PATH, ,0
353
   ! *
354
355
       TENSAO DE VON MISES AO LONGO DA PROFUNDIDADE
356
357
358
359 AVPRIN, 0, ,
360
361 PDEF, ,S,EQV,AVG
362 /PBC,PATH, ,0
   ! *
363
364
365
366 PLPATH, SY
```

APÊNDICE P – Rotina no Matlab para vida estimada CP com furo de 3.5 mm e R=-1

```
1 clc
2 clear
3 close all
  filename = 'C:\Users\joyce\Dropbox\JOYCE\ANALISE2D\Dados\CP035a.txt';
 %% Iniciar variaveis.
9 NOME = 'C:\Users\joyce\Dropbox\JOYCE\ANALISE2D\Dados\CP035a';
10 filename = strcat(NOME, '.txt');
11 startRow = 2;
13 %% Ler colunas de dados como strings:
 %Para mais informacoes , consulte a documentacao TEXTSCAN .
15 formatSpec = \frac{1}{3}$\\88\\\[\n\r]';
  %% Abrir arquivo de texto.
18 fileID = fopen(filename, 'r');
20 %% Ler colunas de dados de acordo com o formato string.
21 % Esta chamada e baseada na estrutura do arquivo utilizado para gerar este
22 % codigo. Se ocorrer um erro em um arquivo diferente , tentar regenerar o codigo
23 % pela ferramenta de importacao.
24 textscan(fileID, '%[^\n\r]', startRow-1, 'ReturnOnError', false);
  dataArray = textscan(fileID, formatSpec, 'Delimiter', '', 'WhiteSpace', ' |, 'Return')
27 %% Fechar arquivo de texto.
28 fclose(fileID);
30 %% Converter o conteudo das colunas que contem strings numericos para numéros.
```

```
31 % Substituir strings nao numericas por NaN.
32 raw = repmat({''}, length(dataArray{1}), length(dataArray)-1);
  for col=1:length(dataArray)-1
       raw(1:length(dataArray{col}),col) = dataArray{col};
  end
35
  numericData = NaN(size(dataArray{1},1), size(dataArray,2));
37
38
  for col=[1,2]
       % Converter strings na matriz da celula de entrada para numeros. Substituir str
39
       % com NaN.
40
       rawData = dataArray{col};
41
       for row=1:size(rawData, 1);
           % Criar uma expressao regular para detectar e remover prefixos e $ufixos na
           regexstr = '(? prefix>. *?) (? numbers>([-]*(\d+[\,]*)+[\.]{0,1}\d*[eEdD]{0,1})
44
           try
45
               result = regexp(rawData{row}, regexstr, 'names');
46
               numbers = result.numbers;
47
48
               % Detectetar virgulas nas casas de milhares.
49
               invalidThousandsSeparator = false;
50
               if any(numbers==',');
51
                    thousandsRegExp = '^d+?(\,\d{3})*\.\{0,1\}\d*;
52
                    if isempty(regexp(thousandsRegExp, ',', 'once'));
53
54
                        numbers = NaN;
                        invalidThousandsSeparator = true;
55
                    end
56
               end
57
               % Converter strings numericos em numeros.
               if ¬invalidThousandsSeparator;
59
                    numbers = textscan(strrep(numbers, ',', ''), '%f');
60
                    numericData(row, col) = numbers{1};
61
                    raw{row, col} = numbers{1};
62
               end
63
           catch me
64
           end
65
       end
66
67
  end
68
69
  %% Excluir linhas com celulas nao-numericas
71 J = \neg all(cellfun(@(x) (isnumeric(x) || islogical(x))) && \neg isnan(x), raw), 2) \delta % Find in
  raw(J,:) = [];
72
73
```

```
74 %% Alocar matrizes importadas na coluna dos nomes das variaveis.
75 l = cell2mat(raw(:, 1));
  S_REF = cell2mat(raw(:, 2));
   %% Limpar variaveis temporarias.
   clearvars filename startRow formatSpec fileID dataArray ans raw col numericData raw
79
   %DEFINE AS CURVAS DE CARACTERIZACAO DO MATERIAL E D L VERSUS N
81
82
   %CARACTERIZA A CURVA DE FADIGA DO MATERIAL EM TRACAO
84 \text{ Am} = 933.67;
   bm = -0.1070663811;
87
   %CARACTERIZA A CURVA DE FADIGA DO ESPECIME ENTALHADO EM TRACAO (L versus №)
88
   Levantada a partir da analise de fadiga do cp com r = 0,12 mm
91 bg = -0.1965;
   Ag = 5.315;
92
   %curva fadiga do especime entalhado
95
96 Anotch = 1148.796;
  bnotch = -0.16367;
97
   Nesp = 10000;
99
100
   ESCALA = Anotch * Nesp^ (bnotch);
101
102
103 S = ESCALA*S_REF;
104
105 p = polyfit(1, S, 8);
106
107 N_{INF} = 1E4;
108 N_MIN = 1E2;
   DECREMENTO = 20;
109
110
111 FLAG = 1;
112
113 N_PRESC = N_INF
114
115 contador = 1
116
```

```
117 while FLAG
118
119 N_P(contador) = N_PRESC;
120
121 Lc_N = (1*Ag*N_PRESC^bg);
122
123 LC(contador) = Lc_N;
124
125 S_Lc_N =polyval(p,Lc_N);
126
  S_L(contador) = S_Lc_N;
127
128
129 N_S_N = (S_Lc_N/Am)^(1/bm)
130
N_L(contador) = N_S_N;
132
133 ERRO = 100*abs(N_S_N - N_PRESC)/N_PRESC
134
135 if ERRO < 1
       FLAG = 0;
136
137 end
138
   if N_PRESC < N_MIN
139
       FLAG = 0;
140
141 end
142
143
N_PRESC = abs(N_S_N + N_PRESC)/2
145 contador = contador + 1;
146 end
147
148 plot (LC, N_P, LC, N_L)
```

APÊNDICE Q – Rotina no Matlab para vida estimada CP com furo de 3.5 mm e R=0.1

```
1 clc
2 clear
3 close all
  filename = 'C:\Users\joyce\Dropbox\JOYCE\ANALISE2D\Dados\CP035_3D.txt';
8 %% Iniciar variaveis.
9 NOME = 'C:\Users\joyce\Dropbox\JOYCE\ANALISE2D\Dados\CP035_3D';
10 filename = strcat(NOME, '.txt');
11 startRow = 2;
13 %% Ler colunas de dados como strings:
14 %Para mais informacoes , consulte a documentacao TEXTSCAN .
15 formatSpec = \frac{1}{3}$\\88\\\[\n\r]';
  %% Abrir arquivo de texto.
18 fileID = fopen(filename, 'r');
20 %% Ler colunas de dados de acordo com o formato string.
21 % Esta chamada e baseada na estrutura do arquivo utilizado para gerar este
22 % codigo. Se ocorrer um erro em um arquivo diferente , tentar regenerar o codigo
23 % pela ferramenta de importacao.
24 textscan(fileID, '%[^\n\r]', startRow-1, 'ReturnOnError', false);
  dataArray = textscan(fileID, formatSpec, 'Delimiter', '', 'WhiteSpace', ' |, 'Return')
27 %% Fechar arquivo de texto.
28 fclose(fileID);
30 %% Converter o conteudo das colunas que contem strings numericos para numéros.
```

```
31 % Substituir strings nao numericas por NaN.
32 raw = repmat({''}, length(dataArray{1}), length(dataArray)-1);
  for col=1:length(dataArray)-1
       raw(1:length(dataArray{col}),col) = dataArray{col};
  end
35
  numericData = NaN(size(dataArray{1},1), size(dataArray,2));
38
  for col=[1,2]
       % Converter strings na matriz da celula de entrada para numeros. Substituir str
39
       % com NaN.
40
       rawData = dataArray{col};
41
       for row=1:size(rawData, 1);
           % Criar uma expressao regular para detectar e remover prefixos e $ufixos na
           regexstr = '(? prefix>. *?) (? numbers>([-]*(\d+[\,]*)+[\.]{0,1}\d*[eEdD]{0,1})
44
           try
45
               result = regexp(rawData{row}, regexstr, 'names');
46
               numbers = result.numbers;
47
48
               % Detectetar virgulas nas casas de milhares.
49
               invalidThousandsSeparator = false;
50
               if any(numbers==',');
51
                    thousandsRegExp = '^d+?(\,\d{3})*\.\{0,1\}\d*;
52
                    if isempty(regexp(thousandsRegExp, ',', 'once'));
53
54
                        numbers = NaN;
                        invalidThousandsSeparator = true;
55
                    end
56
               end
57
               % Converter strings numericos em numeros.
               if ¬invalidThousandsSeparator;
59
                    numbers = textscan(strrep(numbers, ',', ''), '%f');
60
                    numericData(row, col) = numbers{1};
61
                    raw{row, col} = numbers{1};
62
               end
63
           catch me
64
           end
65
       end
66
67
  end
68
69
  %% Excluir linhas com celulas nao-numericas
71 J = \neg all(cellfun(@(x) (isnumeric(x) || islogical(x))) && \neg isnan(x), raw), 2) \delta % Find in
  raw(J,:) = [];
72
73
```

```
74 %% Alocar matrizes importadas na coluna dos nomes das variaveis.
75 l = cell2mat(raw(:, 1));
  S_REF = cell2mat(raw(:, 2));
  %% Limpar variaveis temporarias.
   clearvars filename startRow formatSpec fileID dataArray ans raw col numericData raw
79
   %DEFINE AS CURVAS DE CARACTERIZACAO DO MATERIAL E D L VERSUS N
81
82
   %CARACTERIZA A CURVA DE FADIGA DO MATERIAL EM TRACAO
84 \text{ Am} = 1916.22;
  bm = -0.1782531;
87
   %CARACTERIZA A CURVA DE FADIGA DO ESPECIME ENTALHADO EM TRACAO (L versus №)
88
   Levantada a partir da analise de fadiga do cp com r = 0,12 mm
91 bg = -0.1311;
  Ag = 3.519;
92
   %curva fadiga do especime entalhado
95
96 Anotch = 1188.9158;
  bnotch = -0.1883239;
   Nesp = 1E4;
99
100
   ESCALA = Anotch * Nesp^ (bnotch);
101
102
103 S = ESCALA*S_REF;
104
105 p = polyfit(1, S, 8);
106
107 N_{INF} = 1E4;
108 N_MIN = 1E3;
   DECREMENTO = 100;
109
110
111 FLAG = 1;
112
113 N_PRESC = N_INF
114
115 contador = 1
116
```

```
117 while FLAG
118
119 N_P(contador) = N_PRESC;
120
121 Lc_N = (Ag*N_PRESC^bg);
122
123 LC(contador) = Lc_N;
124
125 S_Lc_N =polyval(p,Lc_N);
126
127 S_L(contador) = S_Lc_N;
128
129 N_S_N = (S_Lc_N/Am)^(1/bm)
130
N_L(contador) = N_S_N;
132
133 ERRO = 100*abs(N_S_N - N_PRESC)/N_PRESC
134
135 if ERRO < 1
       FLAG = 0;
136
137 end
138
   if N_PRESC < N_MIN
139
       FLAG = 0;
140
141 end
142
143
N_PRESC = abs(N_S_N + N_PRESC)/2
145 contador = contador + 1;
146 end
147
148 plot (LC, N_P, LC, N_L)
```

APÊNDICE R – Rotina no Matlab para vida estimada CP com furo de 8 mm e R=-1

```
1 clc
2 clear
3 close all
  filename = 'C:\Users\joyce\Dropbox\JOYCE\ANALISE2D\Dados\CP08_3D.txt';
 %% Iniciar variaveis.
9 NOME = 'C:\Users\joyce\Dropbox\JOYCE\ANALISE2D\Dados\CP08_3D';
10 filename = strcat(NOME, '.txt');
11 startRow = 2;
13 %% Ler colunas de dados como strings:
 %Para mais informacoes , consulte a documentacao TEXTSCAN .
15 formatSpec = \frac{1}{3}$\\88\\\[\n\r]';
  %% Abrir arquivo de texto.
18 fileID = fopen(filename, 'r');
20 %% Ler colunas de dados de acordo com o formato string.
21 % Esta chamada e baseada na estrutura do arquivo utilizado para gerar este
22 % codigo. Se ocorrer um erro em um arquivo diferente , tentar regenerar o codigo
23 % pela ferramenta de importacao.
24 textscan(fileID, '%[^\n\r]', startRow-1, 'ReturnOnError', false);
  dataArray = textscan(fileID, formatSpec, 'Delimiter', '', 'WhiteSpace', ' |, 'Return')
27 %% Fechar arquivo de texto.
28 fclose(fileID);
30 %% Converter o conteudo das colunas que contem strings numericos para numéros.
```

```
31 % Substituir strings nao numericas por NaN.
32 raw = repmat({''}, length(dataArray{1}), length(dataArray)-1);
  for col=1:length(dataArray)-1
       raw(1:length(dataArray{col}),col) = dataArray{col};
  end
35
  numericData = NaN(size(dataArray{1},1), size(dataArray,2));
38
  for col=[1,2]
       % Converter strings na matriz da celula de entrada para numeros. Substituir str
39
       % com NaN.
40
       rawData = dataArray{col};
41
       for row=1:size(rawData, 1);
           % Criar uma expressao regular para detectar e remover prefixos e $ufixos na
           regexstr = '(? prefix>. *?) (? numbers>([-]*(\d+[\,]*)+[\.]{0,1}\d*[eEdD]{0,1})
44
           try
45
               result = regexp(rawData{row}, regexstr, 'names');
46
               numbers = result.numbers;
47
48
               % Detectetar virgulas nas casas de milhares.
49
               invalidThousandsSeparator = false;
50
               if any(numbers==',');
51
                    thousandsRegExp = '^d+?(\,\d{3})*\.\{0,1\}\d*;
52
                    if isempty(regexp(thousandsRegExp, ',', 'once'));
53
54
                        numbers = NaN;
                        invalidThousandsSeparator = true;
55
                    end
56
               end
57
               % Converter strings numericos em numeros.
               if ¬invalidThousandsSeparator;
59
                    numbers = textscan(strrep(numbers, ',', ''), '%f');
60
                    numericData(row, col) = numbers{1};
61
                    raw{row, col} = numbers{1};
62
               end
63
           catch me
64
           end
65
       end
66
67
  end
68
69
  %% Excluir linhas com celulas nao-numericas
71 J = \neg all(cellfun(@(x) (isnumeric(x) || islogical(x))) && \neg isnan(x), raw), 2) \delta % Find in
  raw(J, :) = [];
72
73
```

```
74 %% Alocar matrizes importadas na coluna dos nomes das variaveis.
75 l = cell2mat(raw(:, 1));
  S_REF = cell2mat(raw(:, 2));
   %% Limpar variaveis temporarias.
   clearvars filename startRow formatSpec fileID dataArray ans raw col numericData raw
79
   %DEFINE AS CURVAS DE CARACTERIZACAO DO MATERIAL E D L VERSUS N
81
82
   %CARACTERIZA A CURVA DE FADIGA DO MATERIAL EM TRACAO
84 \text{ Am} = 933.67;
   bm = -0.1070663811;
87
   %CARACTERIZA A CURVA DE FADIGA DO ESPECIME ENTALHADO EM TRACAO (L versus №)
88
   %Levantada a partir da analise de fadiga do cp com r = 0,12 mm
91 bg = -0.1965;
   Ag = 5.315;
92
   %curva fadiga do especime entalhado
95
96 Anotch = 747.9383;
  bnotch = -0.15038;
   Nesp = 1E4;
99
100
   ESCALA = Anotch * Nesp^ (bnotch);
101
102
103 S = ESCALA*S_REF;
104
105 p = polyfit(1, S, 8);
106
107 N_{INF} = 1E4;
108 N_MIN = 1E2;
   DECREMENTO = 50;
109
110
111 FLAG = 1;
112
113 N_PRESC = N_INF
114
115 contador = 1
116
```

```
117 while FLAG
118
119 N_P(contador) = N_PRESC;
120
121 Lc_N = (1*Ag*N_PRESC^bg);
122
123 LC(contador) = Lc_N;
124
125 S_Lc_N = polyval(p,Lc_N);
126
  S_L(contador) = S_Lc_N;
127
128
129 N_S_N = (S_Lc_N/Am)^(1/bm)
130
N_L(contador) = N_S_N;
132
133 ERRO = 100*abs(N_S_N - N_PRESC)/N_PRESC
134
135 if ERRO < 1
       FLAG = 0;
136
137 end
138
   if N_PRESC < N_MIN
139
       FLAG = 0;
140
141 end
142
143
N_PRESC = abs(N_S_N + N_PRESC)/2
145 contador = contador + 1;
146 end
147
148 plot (LC, N_P, LC, N_L)
```

APÊNDICE S – Rotina no Matlab para vida estimada CP com furo de 8 mm e R=0.1

```
1 wclc
2 clear
3 close all
  filename = 'C:\Users\joyce\Dropbox\JOYCE\ANALISE2D\Dados\CP08a.txt';
 %% Iniciar variaveis.
9 NOME = 'C:\Users\joyce\Dropbox\JOYCE\ANALISE2D\Dados\CP08a';
10 filename = strcat(NOME, '.txt');
11 startRow = 2;
13 %% Ler colunas de dados como strings:
 %Para mais informacoes , consulte a documentacao TEXTSCAN .
15 formatSpec = \frac{1}{3}$\\88\\\[\n\r]';
  %% Abrir arquivo de texto.
18 fileID = fopen(filename, 'r');
20 %% Ler colunas de dados de acordo com o formato string.
21 % Esta chamada e baseada na estrutura do arquivo utilizado para gerar este
22 % codigo. Se ocorrer um erro em um arquivo diferente , tentar regenerar o codigo
23 % pela ferramenta de importacao.
24 textscan(fileID, '%[^\n\r]', startRow-1, 'ReturnOnError', false);
  dataArray = textscan(fileID, formatSpec, 'Delimiter', '', 'WhiteSpace', ' |, 'Return')
27 %% Fechar arquivo de texto.
28 fclose(fileID);
30 %% Converter o conteudo das colunas que contem strings numericos para numéros.
```

```
31 % Substituir strings nao numericas por NaN.
32 raw = repmat({''}, length(dataArray{1}), length(dataArray)-1);
  for col=1:length(dataArray)-1
       raw(1:length(dataArray{col}),col) = dataArray{col};
  end
35
  numericData = NaN(size(dataArray{1},1), size(dataArray,2));
37
38
  for col=[1,2]
       % Converter strings na matriz da celula de entrada para numeros. Substituir str
39
       % com NaN.
40
       rawData = dataArray{col};
41
       for row=1:size(rawData, 1);
           % Criar uma expressao regular para detectar e remover prefixos e $ufixos na
           regexstr = '(? prefix>. *?) (? numbers>([-]*(\d+[\,]*)+[\.]{0,1}\d*[eEdD]{0,1})
44
           try
45
               result = regexp(rawData{row}, regexstr, 'names');
46
               numbers = result.numbers;
47
48
               % Detectetar virgulas nas casas de milhares.
49
               invalidThousandsSeparator = false;
50
               if any(numbers==',');
51
                    thousandsRegExp = '^d+?(\,\d{3})*\.\{0,1\}\d*;
52
                    if isempty(regexp(thousandsRegExp, ',', 'once'));
53
54
                        numbers = NaN;
                        invalidThousandsSeparator = true;
55
                    end
56
               end
57
               % Converter strings numericos em numeros.
               if ¬invalidThousandsSeparator;
59
                    numbers = textscan(strrep(numbers, ',', ''), '%f');
60
                    numericData(row, col) = numbers{1};
61
                    raw{row, col} = numbers{1};
62
               end
63
           catch me
64
           end
65
       end
66
67
  end
68
69
  %% Excluir linhas com celulas nao-numericas
71 J = \neg all(cellfun(@(x) (isnumeric(x) || islogical(x))) && \neg isnan(x), raw), 2) \delta % Find in
  raw(J, :) = [];
72
73
```

```
74 %% Alocar matrizes importadas na coluna dos nomes das variaveis.
75 l = cell2mat(raw(:, 1));
  S_REF = cell2mat(raw(:, 2));
  %% Limpar variaveis temporarias.
   clearvars filename startRow formatSpec fileID dataArray ans raw col numericData raw
79
   %DEFINE AS CURVAS DE CARACTERIZACAO DO MATERIAL E D L VERSUS N
81
82
   %CARACTERIZA A CURVA DE FADIGA DO MATERIAL EM TRACAO
84 \text{ Am} = 1916.22;
  bm = -0.1782531;
87
   %CARACTERIZA A CURVA DE FADIGA DO ESPECIME ENTALHADO EM TRACAO (L versus №)
88
   Levantada a partir da analise de fadiga do cp com r = 0,12 mm
91 bg = -0.1311;
   Ag = 3.519;
92
   %curva fadiga do especime entalhado
95
96 Anotch = 836.72631;
  bnotch = -0.1779359;
   Nesp = 1E4;
99
100
   ESCALA = Anotch * Nesp^ (bnotch);
101
102
103 S = ESCALA*S_REF;
104
105 p = polyfit(1, S, 8);
106
107 N_{INF} = 1E4;
108 N_MIN = 1E3;
   DECREMENTO = 100;
109
110
111 FLAG = 1;
112
113 N_PRESC = N_INF
114
115 contador = 1
116
```

```
117 while FLAG
118
119 N_P(contador) = N_PRESC;
120
121 Lc_N = (Ag*N_PRESC^bg);
122
123 LC(contador) = Lc_N;
124
125 S_Lc_N =polyval(p,Lc_N);
126
127 S_L(contador) = S_Lc_N;
128
129 N_S_N = (S_Lc_N/Am)^(1/bm)
130
N_L(contador) = N_S_N;
132
133 ERRO = 100*abs(N_S_N - N_PRESC)/N_PRESC
134
135 if ERRO < 1
       FLAG = 0;
136
137 end
138
   if N_PRESC < N_MIN
139
       FLAG = 0;
140
141 end
142
143
N_PRESC = abs(N_S_N + N_PRESC)/2
145 contador = contador + 1;
146 end
147
148 plot (LC, N_P, LC, N_L)
```

APÊNDICE T – Rotina no Matlab para vida estimada CP com entalhe em U de 1.5 mm e R=-1

```
1 clc
2 clear
3 close all
6 filename = 'C:\Users\joyce\Dropbox\JOYCE\ANALISE2D\Dados\U_1-5_3D.txt';
8 %% Iniciar variaveis.
9 NOME = 'C:\Users\joyce\Dropbox\JOYCE\ANALISE2D\Dados\U_1-5_3D';
10 filename = strcat(NOME, '.txt');
11 startRow = 2;
13 %% Ler colunas de dados como strings:
14 %Para mais informacoes , consulte a documentacao TEXTSCAN .
15 formatSpec = '%13s%8s%[^{n}r]';
17 %% Abrir arquivo de texto.
18 fileID = fopen(filename, 'r');
20 %% Ler colunas de dados de acordo com o formato string.
21 % Esta chamada e baseada na estrutura do arquivo utilizado para gerar este
22 % codigo. Se ocorrer um erro em um arquivo diferente , tentar regenerar o codigo
23 % pela ferramenta de importacao.
24 textscan(fileID, '%[^\n\r]', startRow-1, 'ReturnOnError', false);
25 dataArray = textscan(fileID, formatSpec, 'Delimiter', '', 'WhiteSpace', '
27 %% Fechar arquivo de texto.
28 fclose(fileID);
```

```
29
30 %% Converter o conteudo das colunas que contem strings numericos para numeros.
  % Substituir strings nao numericas por NaN.
  raw = repmat({''}, length(dataArray{1}), length(dataArray)-1);
  for col=1:length(dataArray)-1
       raw(1:length(dataArray{col}),col) = dataArray{col};
34
  end
35
  numericData = NaN(size(dataArray{1},1), size(dataArray,2));
37
  for col=[1,2]
38
       % Converter strings na matriz da celula de entrada para numeros. Substituir st
39
       % com NaN.
40
       rawData = dataArray{col};
41
42
       for row=1:size(rawData, 1);
           % Criar uma expressao regular para detectar e remover prefixos e $ufixos na
43
           regexstr = '(? < prefix > . *?) (? < numbers > ([-] * (\d+[\,] *) + [\.] {0,1} \d* [eEdD] {0,1} \d* [eEdD] {0,1} \d* [eEdD] {0,1} \d* [eEdD] {0,1}
45
           try
                result = regexp(rawData{row}, regexstr, 'names');
46
                numbers = result.numbers;
47
48
                % Detectetar virgulas nas casas de milhares.
49
                invalidThousandsSeparator = false;
50
                if any(numbers==',');
51
                    thousandsRegExp = '^d+?(\,\d{3})*\.\{0,1\}\d*;
52
                    if isempty(regexp(thousandsRegExp, ',', 'once'));
53
                         numbers = NaN;
54
                         invalidThousandsSeparator = true;
55
                    end
                end
57
                % Converter strings numericos em numeros.
58
                if ¬invalidThousandsSeparator;
59
                    numbers = textscan(strrep(numbers, ',', ''), '%f');
60
                    numericData(row, col) = numbers{1};
61
                    raw{row, col} = numbers{1};
62
                end
63
           catch me
64
65
           end
       end
66
  end
67
68
69
  %% Excluir linhas com celulas nao-numericas
71 J = \neg all(cellfun(@(x) (isnumeric(x) || islogical(x)) && \neg isnan(x), raw), 2); % Find 1
```

```
72 raw(J,:) = [];
73
   %% Alocar matrizes importadas na coluna dos nomes das variaveis.
75 l = cell2mat(raw(:, 1));
76 S_REF = cell2mat(raw(:, 2));
77
   %% Limpar variaveis temporarias.
   clearvars filename startRow formatSpec fileID dataArray ans raw col numericData raw
   %DEFINE AS CURVAS DE CARACTERIZACAO DO MATERIAL E D L VERSUS N
81
82
   %CARACTERIZA A CURVA DE FADIGA DO MATERIAL EM TRACAO
84 \text{ Am} = 933.67;
   bm = -0.1070663811;
86
87
   %CARACTERIZA A CURVA DE FADIGA DO ESPECIME ENTALHADO EM TRACAO (L versus №)
   %Levantada a partir da analise de fadiga do cp com r = 0,12 mm
90
91 bg = -0.1965;
92 Ag = 5.315;
93
   %curva fadiga do especime entalhado
94
96 Anotch = 1275.363;
   bnotch = -0.22422;
97
98
   Nesp = 1E4;
100
   ESCALA = Anotch * Nesp^ (bnotch);
101
102
   S = ESCALA*S_REF;
103
104
105 p = polyfit(1,S,8);
106
107 N_{INF} = 1E4;
108 N_MIN = 1E2;
109 DECREMENTO = 50;
110
   FLAG = 1;
111
112
113 N_PRESC = N_INF
114
```

```
115 contador = 1
116
117 while FLAG
118
119 N_P(contador) = N_PRESC;
120
121 Lc_N = (2*Ag*N_PRESC^bg);
122
123 LC(contador) = Lc_N;
124
125 S_Lc_N =polyval(p,Lc_N);
126
127 S_L(contador) = S_Lc_N;
128
129 N_S_N = (S_Lc_N/Am)^(1/bm)
130
N_L(contador) = N_S_N;
132
133 ERRO = 100 \times abs(N_S_N - N_PRESC)/N_PRESC
134
135 if ERRO < 1
        FLAG = 0;
136
137 end
138
139 if N_PRESC < N_MIN
     FLAG = 0;
140
141 end
142
143
N_PRESC = abs(N_S_N + N_PRESC)/2
145 contador = contador + 1;
146 end
147
148 plot(LC, N_P, LC, N_L)
```

APÊNDICE U – Rotina no Matlab para vida estimada CP com entalhe em U de 1.5 mm e R=0.1

```
1 clc
2 clear
3 close all
6 filename = 'C:\Users\joyce\Dropbox\JOYCE\ANALISE2D\Dados\U_1-5_3D.txt';
8 %% Iniciar variaveis.
9 NOME = 'C:\Users\joyce\Dropbox\JOYCE\ANALISE2D\Dados\U_1-5_3D';
10 filename = strcat(NOME, '.txt');
11 startRow = 2;
13 %% Ler colunas de dados como strings:
14 %Para mais informacoes , consulte a documentacao TEXTSCAN .
15 formatSpec = '%13s%8s%[^{n}r]';
17 %% Abrir arquivo de texto.
18 fileID = fopen(filename, 'r');
20 %% Ler colunas de dados de acordo com o formato string.
21 % Esta chamada e baseada na estrutura do arquivo utilizado para gerar este
22 % codigo. Se ocorrer um erro em um arquivo diferente , tentar regenerar o codigo
23 % pela ferramenta de importacao.
24 textscan(fileID, '%[^\n\r]', startRow-1, 'ReturnOnError', false);
25 dataArray = textscan(fileID, formatSpec, 'Delimiter', '', 'WhiteSpace', '
27 %% Fechar arquivo de texto.
28 fclose(fileID);
```

```
29
30 %% Converter o conteudo das colunas que contem strings numericos para numeros.
31 % Substituir strings nao numericas por NaN.
32 raw = repmat({''}, length(dataArray{1}), length(dataArray)-1);
  for col=1:length(dataArray)-1
       raw(1:length(dataArray{col}),col) = dataArray{col};
34
  end
35
  numericData = NaN(size(dataArray{1},1), size(dataArray,2));
37
  for col=[1,2]
38
       % Converter strings na matriz da celula de entrada para numeros. Substituir st
39
       % com NaN.
       rawData = dataArray{col};
41
42
       for row=1:size(rawData, 1);
           % Criar uma expressao regular para detectar e remover prefixos e $ufixos na
43
           regexstr = '(? < prefix > . *?) (? < numbers > ([-] * (\d+[\,] *) + [\.] {0,1} \d* [eEdD] {0,1} \d* [eEdD] {0,1} \d* [eEdD] {0,1} \d* [eEdD] {0,1}
45
           try
                result = regexp(rawData{row}, regexstr, 'names');
46
                numbers = result.numbers;
47
48
                % Detectetar virgulas nas casas de milhares.
49
                invalidThousandsSeparator = false;
50
                if any(numbers==',');
51
                    thousandsRegExp = '^d+?(\,\d{3})*\.\{0,1\}\d*;
52
                    if isempty(regexp(thousandsRegExp, ',', 'once'));
53
                         numbers = NaN;
54
                         invalidThousandsSeparator = true;
55
                    end
                end
57
                % Converter strings numericos em numeros.
58
                if ¬invalidThousandsSeparator;
59
                    numbers = textscan(strrep(numbers, ',', ''), '%f');
60
                    numericData(row, col) = numbers{1};
61
                    raw{row, col} = numbers{1};
62
                end
63
           catch me
64
65
           end
       end
66
  end
67
68
69
  %% Excluir linhas com celulas nao-numericas
71 J = \neg all(cellfun(@(x) (isnumeric(x) || islogical(x)) && \neg isnan(x), raw), 2); % Find 1
```

```
72 \text{ raw}(J,:) = [];
73
  %% Alocar matrizes importadas na coluna dos nomes das variaveis.
75 l = cell2mat(raw(:, 1));
76 S_REF = cell2mat(raw(:, 2));
77
   %% Limpar variaveis temporarias.
   clearvars filename startRow formatSpec fileID dataArray ans raw col numericData raw
   %DEFINE AS CURVAS DE CARACTERIZACAO DO MATERIAL E D L VERSUS N
81
82
   %CARACTERIZA A CURVA DE FADIGA DO MATERIAL EM TRACAO
84 \text{ Am} = 1916.22;
85 bm = -0.17825;
86
87
   %CARACTERIZA A CURVA DE FADIGA DO ESPECIME ENTALHADO EM TRACAO (L versus №)
   %Levantada a partir da analise de fadiga do cp com r = 0,12 mm
90
91 bg = -0.1311;
92 Ag = 3.519;
93
   %curva fadiga do especime entalhado
94
96 Anotch = 909.3704;
  bnotch = -0.22097;
97
98
   Nesp = 1E4;
100
101 ESCALA = Anotch*Nesp^(bnotch);
102
   S = ESCALA*S_REF;
103
104
105 p = polyfit(1,S,8);
106
107 N_{INF} = 1E4;
108 N_MIN = 1E3;
109 DECREMENTO = 100;
110
111 FLAG = 1;
112
113 N_PRESC = N_INF
114
```

```
115 contador = 1
116
117 while FLAG
118
119 N_P(contador) = N_PRESC;
120
121 Lc_N = (Ag*N_PRESC^bg);
122
123 LC(contador) = Lc_N;
124
125 S_Lc_N =polyval(p,Lc_N);
126
127 S_L(contador) = S_Lc_N;
128
129 N_S_N = (S_Lc_N/Am)^(1/bm)
130
N_L(contador) = N_S_N;
132
133 ERRO = 100 \times abs(N_S_N - N_PRESC)/N_PRESC
134
135 if ERRO < 1
        FLAG = 0;
136
137 end
138
139 if N_PRESC < N_MIN
     FLAG = 0;
140
141 end
142
143
N_PRESC = abs(N_S_N + N_PRESC)/2
145 contador = contador + 1;
146 end
147
148 plot(LC, N_P, LC, N_L)
```

APÊNDICE V – Rotina no Matlab para vida estimada CP com entalhe em U de 5 mm, R=0.1 em flexão

```
1 clc
2 clear
3 close all
6 filename = 'C:\Users\joyce\Dropbox\JOYCE\ANALISE2D\Dados\uflexao_3D.txt';
8 %% Iniciar variaveis.
9 NOME = 'C:\Users\joyce\Dropbox\JOYCE\ANALISE2D\Dados\uflexao_3D';
10 filename = strcat(NOME, '.txt');
11 startRow = 2;
13 %% Ler colunas de dados como strings:
14 %Para mais informacoes , consulte a documentacao TEXTSCAN .
15 formatSpec = '%13s%8s%[^{n}r]';
17 %% Abrir arquivo de texto.
18 fileID = fopen(filename, 'r');
20 %% Ler colunas de dados de acordo com o formato string.
21 % Esta chamada e baseada na estrutura do arquivo utilizado para gerar este
22 % codigo. Se ocorrer um erro em um arquivo diferente , tentar regenerar o codigo
23 % pela ferramenta de importacao.
24 textscan(fileID, '%[^\n\r]', startRow-1, 'ReturnOnError', false);
25 dataArray = textscan(fileID, formatSpec, 'Delimiter', '', 'WhiteSpace', '
27 %% Fechar arquivo de texto.
28 fclose(fileID);
```

```
29
30 %% Converter o conteudo das colunas que contem strings numericos para numeros.
  % Substituir strings nao numericas por NaN.
  raw = repmat({''}, length(dataArray{1}), length(dataArray)-1);
  for col=1:length(dataArray)-1
       raw(1:length(dataArray{col}),col) = dataArray{col};
34
  end
35
  numericData = NaN(size(dataArray{1},1), size(dataArray,2));
37
  for col=[1,2]
38
       % Converter strings na matriz da celula de entrada para numeros. Substituir st
39
       % com NaN.
40
       rawData = dataArray{col};
41
42
       for row=1:size(rawData, 1);
           % Criar uma expressao regular para detectar e remover prefixos e $ufixos na
43
           regexstr = '(? < prefix > . *?) (? < numbers > ([-] * (\d+[\,] *) + [\.] {0,1} \d* [eEdD] {0,1} \d* [eEdD] {0,1} \d* [eEdD] {0,1} \d* [eEdD] {0,1}
45
           try
                result = regexp(rawData{row}, regexstr, 'names');
46
                numbers = result.numbers;
47
48
                % Detectetar virgulas nas casas de milhares.
49
                invalidThousandsSeparator = false;
50
                if any(numbers==',');
51
                    thousandsRegExp = '^d+?(\,\d{3})*\.\{0,1\}\d*;
52
                    if isempty(regexp(thousandsRegExp, ',', 'once'));
53
                         numbers = NaN;
54
                         invalidThousandsSeparator = true;
55
                    end
                end
57
                % Converter strings numericos em numeros.
58
                if ¬invalidThousandsSeparator;
59
                    numbers = textscan(strrep(numbers, ',', ''), '%f');
60
                    numericData(row, col) = numbers{1};
61
                    raw{row, col} = numbers{1};
62
                end
63
           catch me
64
65
           end
       end
66
  end
67
68
69
  %% Excluir linhas com celulas nao-numericas
71 J = \neg all(cellfun(@(x) (isnumeric(x) || islogical(x)) && \neg isnan(x), raw), 2); % Find 1
```

```
72 \text{ raw}(J,:) = [];
73
  %% Alocar matrizes importadas na coluna dos nomes das variaveis.
75 l = cell2mat(raw(:, 1));
76 S_REF = cell2mat(raw(:, 2));
77
   %% Limpar variaveis temporarias.
   clearvars filename startRow formatSpec fileID dataArray ans raw col numericData raw
   %DEFINE AS CURVAS DE CARACTERIZACAO DO MATERIAL E D L VERSUS N
81
82
   %CARACTERIZA A CURVA DE FADIGA DO MATERIAL EM TRACAO
84 Am = 4512.599;
   bm = -0.22523;
86
87
   %CARACTERIZA A CURVA DE FADIGA DO ESPECIME ENTALHADO EM FLEXAO (L versus №)
   %Levantada a partir da analise de fadiga do cp com r = 0,383 mm
90
91 bg = 0.09109;
92 Aq = 0.2752;
93
   %curva fadiga do especime entalhado
94
96 Anotch = 2987.314;
   bnotch = -0.20843;
97
98
   Nesp = 1E4;
100
   ESCALA = Anotch * Nesp^ (bnotch);
101
102
   S = ESCALA*S_REF;
103
104
105 p = polyfit(1,S,8);
106
107 N_{INF} = 1E4;
108 N_MIN = 1E2;
   DECREMENTO = 50;
109
110
   FLAG = 1;
111
112
113 N_PRESC = N_INF
114
```

```
115 contador = 1
116
117 while FLAG
118
119 N_P(contador) = N_PRESC;
120
121 Lc_N = (1*Ag*N_PRESC^bg);
122
123 LC(contador) = Lc_N;
124
125 S_Lc_N =polyval(p,Lc_N);
126
127 S_L(contador) = S_Lc_N;
128
129 N_S_N = (S_Lc_N/Am)^(1/bm)
130
N_L(contador) = N_S_N;
132
133 ERRO = 100 \times abs(N_S_N - N_PRESC)/N_PRESC
134
135 if ERRO < 1
       FLAG = 0;
136
137 end
138
139 if N_PRESC < N_MIN
       FLAG = 0;
140
141 end
142
143
N_PRESC = abs(N_S_N + N_PRESC)/2
145 contador = contador + 1;
146 end
147
148 plot(LC, N_P, LC, N_L)
```

APÊNDICE W – Rotina Ansys para aproximação para o caso EPD nos corpos 3D

```
1 /SOL
2 FINISH
3 /POST1
4 PATH, EPD, 2, 30, 500,
5 PPATH, 1, 0, Hn, , 0, 0,
6 PPATH, 2, 0, Hn-2*AUX_1,, 0, 0,
7 AVPRIN, 0, ,
8 ! *
9 PDEF, ,S,Y,AVG
10 /PBC, PATH, ,1
11 !*
12 AVPRIN, 0, ,
14 PDEF, ,S,EQV,AVG
15 / PBC, PATH, , 1
17 AVPRIN, 0, ,
18 !*
19 PDEF, ,S,EQV,AVG
20 / PBC, PATH, , 1
22 PLPATH, SY, SEQV
```

APÊNDICE X – Tabelas dos resultados obtidos nas interpolações de Vida Estimadas

Tabela 6: Vida Estimada CP furo 3.5 mm, R=-1, 2D

. CP furo 3.5mm, R = -1, 2D	Nprev	Nest	Erro(%)	Erro total(%)
teste 1	1.00E+04	17565	54.89	-
teste 2	1.00E+05	1.28E+05	24.66	-
teste 3	1.00E+06	8.36E+05	17.92	-
teste 4	1.00E+07	5.75E+06	54.01	-
teste 5	1.00E+08	4.98E+07	67.02	-
teste 6	1.00E+09	6.15E+08	47.65	44.36

Tabela 7: Vida Estimada CP furo 3.5 mm, R=-1, 3D

. CP furo 3.5mm, R = -1, 3D	Nprev	Nest	Erro(%)	Erro total(%)
teste 1	1.00E+04	8667	14.28	-
teste 2	1.00E+05	7.06E+04	34.41	-
teste 3	1.00E+06	6.20E+05	46.95	-
teste 4	1.00E+07	6.59E+06	41.13	-
teste 5	1.00E+08	9.09E+07	9.51	-
teste 6	1.00E+09	1.64E+09	48.70	32.5

Tabela 8: Vida Estimada CP furo 3.5 mm, R=0.1, 2D

. $CPfuro 3.5mm, R = 0.1, 2D$	Nprev	Nest	Erro(%)	Erro total(%)
teste 1	1.00E+04	1.84E+04	59.11	-
teste 2	1.00E+05	1.15E+05	13.58	-
teste 3	1.00E+06	7.22E+05	32.30	-
teste 4	1.00E+07	4.73E+06	71.62	-
teste 5	1.00E+08	3.31E+07	100.45	-
teste 6	1.00E+09	2.52E+08	119.51	66.10

Tabela 9: Vida Estimada CP furo 3.5 mm, R=0.1, 3D

. $CPfuro 3.5mm, R = 0.1, 3D$	Nprev	Nest	Erro(%)	Erro total(%)
teste 1	1.00E+04	1.67E+04	-50.30	-
teste 2	1.00E+05	1.12E+05	-11.67	-
teste 3	1.00E+06	7.58E+05	27.48	-
teste 4	1.00E+07	5.21E+06	62.92	-
teste 5	1.00E+08	3.75E+07	90.84	-
teste 6	1.00E+09	2.85E+08	111.31	59.09

Tabela 10: Vida Estimada CP furo 8 mm, R=-1, 2D

. CP furo 8mm, R = -1, 2D	Nprev	Nest	Erro(%)	Erro total(%)
teste 1	1.00E+04	1.20E+04	18.00	-
teste 2	1.00E+05	6.38E+04	44.25	-
teste 3	1.00E+06	3.81E+05	89.58	-
teste 4	1.00E+07	2.88E+06	110.52	-
teste 5	1.00E+08	2.98E+07	108.14	-
teste 6	1.00E+09	4.26E+08	80.60	75.18

Tabela 11: Vida Estimada CP furo 8 mm, R=-1, 3D

. CP furo 8mm, R = -1, 3D	Nprev	Nest	Erro(%)	Erro total(%)
teste 1	1.00E+04	1.76E+03	140.25	-
teste 2	1.00E+05	1.27E+04	155.04	-
teste 3	1.00E+06	1.10E+05	160.38	-
teste 4	1.00E+07	1.20E+06	157.15	-
teste 5	1.00E+08	1.66E+07	142.96	-
teste 6	1.00E+09	2.83E+08	111.66	144.57

Tabela 12: Vida Estimada CP furo 8 mm, R=0.1, 2D

$. \ CP furo 8mm, R = 0.1, 2D$	Nprev	Nest	Erro(%)	Erro total(%)
teste 1	1.00E+04	9.35E+03	6.73	-
teste 2	1.00E+05	5.59E+04	56.54	-
teste 3	1.00E+06	3.57E+05	94.66	-
teste 4	1.00E+07	2.47E+06	120.89	-
teste 5	1.00E+08	1.83E+07	138.07	-
teste 6	1.00E+09	1.45E+08	149.34	94.37

Tabela 13: Vida Estimada CP furo 8 mm, R=0.1, 3D

. CP furo 8mm, R = 0.1, 3D	Nprev	Nest	Erro(%)	Erro total(%)
teste 1	1.00E+04	8.49E+03	16.33	-
teste 2	1.00E+05	5.35E+04	60.52	-
teste 3	1.00E+06	3.56E+05	95.06	-
teste 4	1.00E+07	2.50E+06	120.04	-
teste 5	1.00E+08	1.86E+07	137.26	-
teste 6	1.00E+09	1.46E+08	149.14	96.39

Tabela 14: Vida Estimada para CP U 1.5 mm, R=-1, 2D

. $CPU1.5mm, R = -1, 2D$	Nprev	Nest	Erro(%)	Erro total(%)
teste 1	1.00E+04	1.70E+04	51.88	-
teste 2	1.00E+05	1.60E+05	46.26	-
teste 3	1.00E+06	1.66E+06	49.65	-
teste 4	1.00E+07	2.32E+07	79.59	-
teste 5	1.00E+08	5.93E+08	142.31	-
teste 6	1.00E+09	3.11E+10	187.53	92.87

Tabela 15: Vida Estimada para CP U 1.5 mm, R=-1, 3D

. $CPU1.5mm, R = -1, 3D$	Nprev	Nest	Erro(%)	Erro total(%)
teste 1	1.00E+04	1.96E+03	134.48	-
teste 2	1.00E+05	2.59E+04	117.79	-
teste 3	1.00E+06	4.02E+05	85.30	-
teste 4	1.00E+07	8.92E+06	11.41	-
teste 5	1.00E+08	3.29E+08	106.87	-
teste 6	1.00E+09	2.02E+10	181.16	106.17

Tabela 16: Vida Estimada para CP U 1.5 mm, R=0.1, 2D

. $CPU1.5mm, R = 0.1, 2D$	Nprev	Nest	Erro(%)	Erro total(%)
teste 1	1.00E+04	1.94E+04	63.96	-
teste 2	1.00E+05	1.48E+05	38.97	-
teste 3	1.00E+06	1.19E+06	17.61	-
teste 4	1.00E+07	1.04E+07	4.25	-
teste 5	1.00E+08	1.02E+08	2.00	-
teste 6	1.00E+09	1.12E+09	11.43	23.04

Tabela 17: Vida Estimada para CP U 1.5 mm, R=0.1, 3D

. $CPU1.5mm, R = 0.1, 3D$	Nprev	Nest	Erro(%)	Erro total(%)
teste 1	1.00E+04	1.74E+04	53.96	-
teste 2	1.00E+05	1.46E+05	37.10	-
teste 3	1.00E+06	1.26E+06	23.13	-
teste 4	1.00E+07	1.16E+07	14.46	-
teste 5	1.00E+08	1.14E+08	13.51	-
teste 6	1.00E+09	1.24E+09	21.44	27.27

Tabela 18: Vida Estimada para CP 5 mm, R=0.1, 2D, em flexão

$. \ CPU5mm, R = 0.1, flexao, 2D$	Nprev	Nest	Erro(%)	Erro total(%)
teste 1	1.00E+04	7.94E+03	23.00	-
teste 2	1.00E+05	8.62E+04	14.79	-
teste 3	1.00E+06	9.75E+05	2.50	-
teste 4	1.00E+07	1.15E+07	14.20	-
teste 5	1.00E+08	1.52E+08	40.96	-
teste 6	1.00E+09	2.45E+09	83.93	29.90

Tabela 19: Vida Estimada para CP 5 mm, R=0.1, 3D, em flexão

. CPU5mm, R = 0.1, flexao, 3D	Nprev	Nest	Erro(%)	Erro total(%)
teste 1	1.00E+04	6.95E+03	36.03	-
teste 2	1.00E+05	7.53E+04	28.16	-
teste 3	1.00E+06	8.41E+05	17.30	-
teste 4	1.00E+07	9.76E+06	2.45	-
teste 5	1.00E+08	1.20E+08	18.55	-
teste 6	1.00E+09	1.75E+09	54.79	26.21

O erro foi calculado baseado na seguinte fórmula,

$$Erro(\%) = \left| \frac{Nprev - Nest}{\frac{Nprev + Nest}{2}} \right| \tag{X.1}$$