# Introdução aos Elementos de Máquinas PMR3320

## Aula 3 Fadiga dos Materiais



1. Entalhes e Concentração de Tensões	2. Tensões Média e Alternada Combinadas	
	❖ Categoria I	
	❖ Categoria II	
	❖ Categoria III	
	❖ Categoria IV	

#### 1. Entalhes e Concentração de Tensões

Entalhes ⇒ furo, ranhura, chanfro, mudança abrupta na seção

Causam concentração de tensões

Carregamento estático ⇒ em materiais dúcteis, o escoamento localizado alivia as tensões

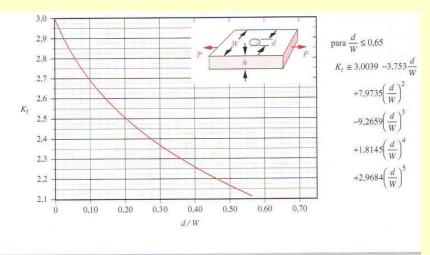
Carregamento cíclico ⇒ materiais dúcteis se comportam como se fossem frágeis em falhas por fadiga

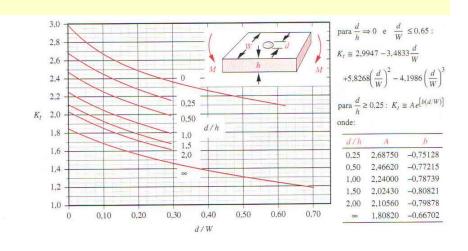
1.	Entallies	e Con	centração	de Tensões
1.	Lintaines	COII	centi ação	uc ichious

- 2. Tensões Média e Alternada Combinadas
  - **Categoria**
  - **Categoria** II
  - \* Categoria III
  - Categoria IV

#### Definindo

Fator de concentração de tensão  $(K_t) \Rightarrow$  fornece uma identificação do grau de concentração de tensão em um entalhe





Fator geométrico de concentração de tensão K, para uma barra plana com orificio transversal em tração axial.

Fator geométrico de concentração de tensão K, para uma barra plana com orifício transversal em flexão.

1. Entalhes e Concentração de Tensões	2. Tensões Média e Alternada Combinadas	
	<ul><li>Categoria I</li></ul>	
	<b>❖</b> Categoria II	
	❖ Categoria III	
	<b>❖</b> Categoria IV	

#### Voltando

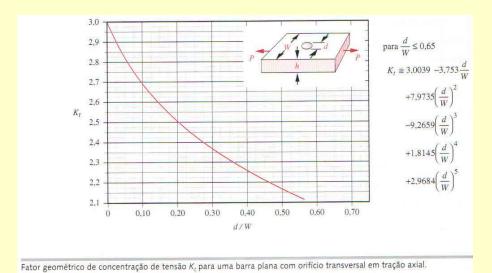
É necessário mudar  $K_t$  para cargas dinâmicas: define-se o fator de concentração de tensão em fadiga  $K_f$ 

$$q = \frac{K_f - 1}{K_t - 1} \qquad K_f = 1 + q\left(K_t - 1\right)$$

- 2. Tensões Média e Alternada Combinadas
  - \* Categoria
  - **Categoria** II
  - **\*** Categoria III
  - Categoria IV

#### Procedimento

• determinar  $K_t$  (fator de concentração de tensão estático)  $\Rightarrow$  tabelas



$$K_{f} = 1 + q \left( K_{t} - 1 \right)$$



1. Entalhes e Concentração de Tensões	2. Tensões Média e Alternada Combinadas	
	❖ Categoria I	
	❖ Categoria II	
	❖ Categoria III	
	❖ Categoria IV	

• determinar q (fator de sensibilidade ao entalhe)

S <sub>ut</sub> (ksi)	√ <b>a</b> (in <sup>0,5</sup> )
50	0,130
55	0,118
60	0,108
70	0,093
80	0,080
90	0,070
100	0,062
110	0,055
120	0,049
130	0,044
140	0,039
160	0,031
180	0,024
200	0,018
220	0,013

S <sub>ut</sub> (kpsi)	√a (in <sup>0.5</sup> )
10	0,500
15	0,341
20	0,264
25	0,217
30	0,180
35	0,152
40	0,126
45	0,111

$$q = \frac{1}{1 + \frac{\sqrt{a}}{\sqrt{r}}}$$

onde: a = constante de Neuber (Tabela) r = raio do entalhe

$$K_f = 1 + q\left(K_t - 1\right)$$



#### 1. Entalhes e Concentração de Tensões

- 2. Tensões Média e Alternada Combinadas
  - Categoria I
  - **Categoria** II
  - Categoria III
  - **Categoria IV**

• determinar  $K_f$  (fator de concentração de tensão em fadiga)

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

Desta forma, no ponto de concentração de tensão, a mesma pode ser calculada como:

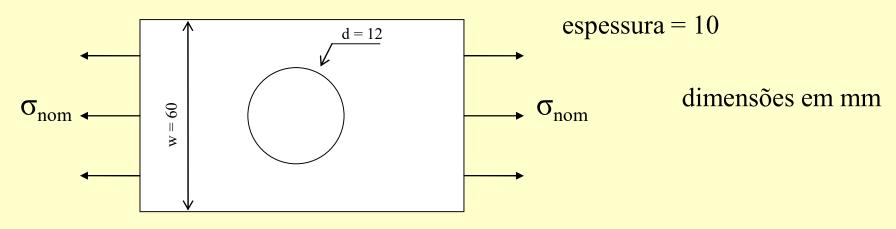
$$\sigma = K_f \sigma_{nom}$$

$$\tau = K_{fs} \tau_{nom}$$

nada foi dito, ainda, sobre  $K_{fs}$ 

1. Entalhes e Concentração de Tensões	2. Tensões Média e Alternada Combinadas	
	<b>❖</b> Categoria I	
	<b>❖</b> Categoria II	
	<b>❖</b> Categoria III	
	❖ Categoria IV	

Exercício 1: Uma parte de um componente de máquina é mostrada na figura. Ela é carregada por uma força axial (alternada simétrica) que é uniformemente distribuída na seção. O material é um aço BS 070M20 ( $S_{ut}$  = 430 MPa e  $S_y$  = 225,5 MPa) trabalhado a frio. Para uma confiabilidade de 90% e vida infinita, determinar a força F que pode ser aplicada.

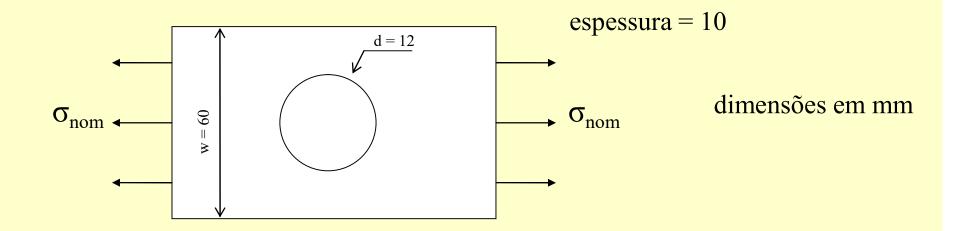


Se precisar:

1MPa = 0,145038 kpsi ("kilopounds per square inch")

1. Entalhes e Concentração de Tensões	2. Tensões Média e Alternada Combinadas  ❖ Categoria I	
	* Categoria II	
	❖ Categoria III	
	❖ Categoria IV	

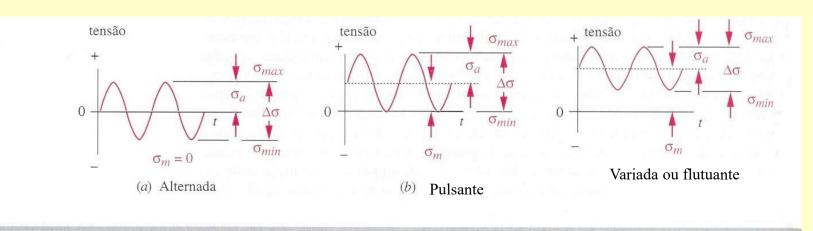
Exercício 1a: Refaça o exercício anterior para uma vida finita ( $N = 10^5$  ciclos)



1. Entalhes e Concentração de Tensões	2. Tensões Média e Alternada Combinadas	
	<b>❖</b> Categoria I	
	<b>❖</b> Categoria II	
	❖ Categoria III	
	❖ Categoria IV	

#### 2. Tensões Média e Alternada Combinadas

Se uma componente de tensão média  $(\sigma_m)$  de tração é somada à componente alternada  $(\sigma_a)$ , o material falha com tensões alternadas  $(\sigma_a)$  inferiores às que ocorreriam sob um carregamento puramente alternado



Valores das componentes média, alternada e o intervalo de variação de tensões para tensões cíclicas alternadas, pulsantes e variadas.

1. Entalhes e Concentração de Tensões	2. Tensões Média e Alternada Combinadas	
	❖ Categoria I	
	❖ Categoria II	
	❖ Categoria III	
	❖ Categoria IV	

## Projeto para Fadiga de Alto Ciclo

	Tensões alternadas $(\sigma_m = 0)$	Tensões variadas $(\sigma_m \neq 0)$
Tensões uniaxiais	Categoria I	Categoria II
Tensões multiaxiais	Categoria III	Categoria IV

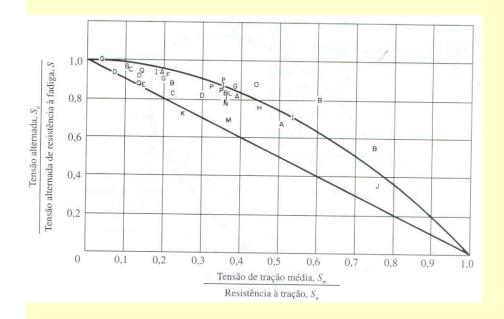
Categoria I - Projeto para tensões uniaxiais alternadas

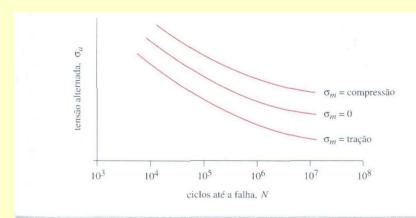
Comentário na lousa ⇒ "revisão"





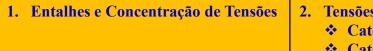
### Categoria II - Projeto para tensões uniaxiais variadas



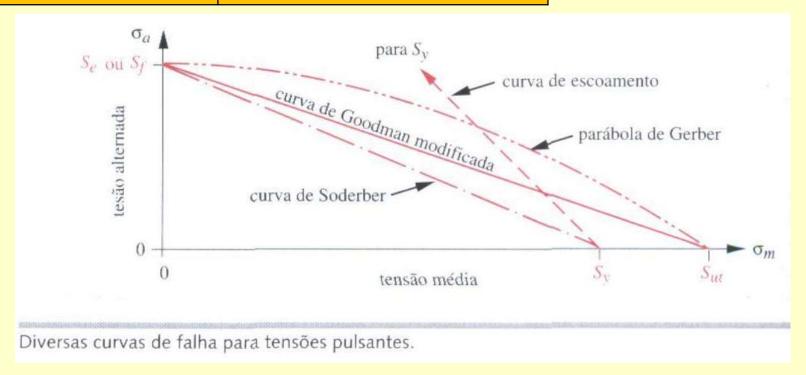


Efeito da tensão média na vida de fadiga. (Extraído de Fuchs e Stephens, *Metal Fatigue in Engineering*, New York, 1980, reimpresso com permissão da John Wiley & Sons, Inc.)

## Curva de Gerber (Parábola) e Curva de Goodman (reta) para aços



- 2. Tensões Média e Alternada Combinadas
  - \* Categoria I
  - **Categoria** II
  - Categoria III
  - Categoria IV



Curva de Gerber : ajusta-se melhor aos dados experimentais de falha

Curva de **Goodman** : ajusta-se abaixo da dispersão de dados



- 1. Entalhes e Concentração de Tensões
- 2. Tensões Média e Alternada Combinadas
  - **Categoria** I
  - \* Categoria II
  - Categoria III
  - Categoria IV

As curvas de falha são definidas por:

Parábola de Gerber

$$\sigma_a = S_n \left( 1 - \frac{\sigma_m^2}{S_{ut}^2} \right)$$

$$n = e = \text{vida infinita}$$
  
 $n = f = \text{vida finita}$ 

Curva de Goodman modificada

$$\sigma_a = S_n \left( 1 - \frac{\sigma_m}{S_{ut}} \right)$$

 $\Downarrow$ 

Mais conservador e mais usado no projeto de peças sujeitas a tensões médias em adição às alternadas



1. Entalhes e Concentração de Tensões	2. Tensões Média e Alternada Combinadas
	<b>❖</b> Categoria I
	❖ Categoria II
	❖ Categoria III
	❖ Categoria IV

## Apenas para comentar

$$\sigma_a = S_n \left( 1 - \frac{\sigma_m}{S_y} \right)$$



1. Entalhes e Concentração de Tensões
2. Tensões Média e Alternada Combinadas
Categoria II
Categoria IIII
Categoria IV

Aplicação dos efeitos de concentração de tensão às tensões variadas

Componente de tensão alternada

$$\sigma_a = K_f \sigma_{a_{nom}}$$

(como antes, acrescido do subscrito *a*)



## 1. Entalhes e Concentração de Tensões 2. Tensões Média e Alternada Combinadas Categoria II Categoria III Categoria IV

### Componente de tensão média

Material frágil: o valor total de  $K_t$  é aplicado à tensão média nominal

$$\sigma_m = K_t \sigma_{m_{nom}}$$

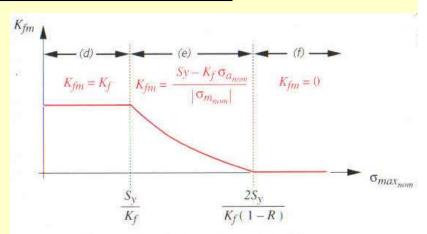
Material *dúctil* (Dowling, 1993): define-se  $K_{fm}$  - fator de concentração de tensão relativo à tensão média em fadiga

Relação entre 
$$\sigma_{m\acute{a}x}$$
 e  $S_y$ 

$$\sigma_{m} = K_{fm} \, \sigma_{m_{nom}}$$



- 1. Entalhes e Concentração de Tensões
- 2. Tensões Média e Alternada Combinadas
  - **Categoria** I
  - \* Categoria II
  - \* Categoria III
  - **\*** Categoria IV
- $\square$  1<sup>a</sup> Possibilidade  $\sigma_{m\acute{a}x} < S_y \implies K_{fm} = K_f$
- $\square 2^{\text{a}} \text{ Possibilidade } \sigma_{\text{máx}} > S_{y} \text{ e } |\sigma_{\text{min}}| < S_{y} \implies K_{\text{fm}} = \frac{S_{y} K_{f} \sigma_{a_{\text{nom}}}}{|\sigma_{m_{\text{nom}}}|}$
- $\square$  3° Possibilidade  $\Delta \sigma_{m\acute{a}x} > 2S_y \implies K_{fm} = 0$



 $K_{fm}$  como função da tensão nominal máxima  $\sigma_{max_{nom}}$ 

1. Entalhes e Concentração de Tensões	2. Tensões Média e Alternada Combinadas
	❖ Categoria I
	❖ Categoria II
	❖ Categoria III
	❖ Categoria IV

#### Exercício 2

Utilizando o critério de falha de Goodman, determine o número de ciclos para falha quando aplicada uma carga de  $\sigma_a = 50$  kpsi e  $\sigma_m = 60$  kpsi. São dados:

 $S_e = 60 \text{ kpsi} - \text{limite de fadiga alternada simétrica } (10^6 \text{ ciclos})$ 

 $S_{ut} = 150 \text{ kpsi} - \text{limite de ruptura à tração}$ 

 $S_v = 100 \text{ kpsi} - \text{limite de escoamento}$ 

 $S_m = 110 \text{ kpsi} - \text{resistência à fadiga para } 10^3 \text{ ciclos}$ 

* Categoria IV	<ul> <li>2. Tensões Média e Alternada Combinadas</li> <li>Categoria I</li> <li>Categoria III</li> <li>Categoria IV</li> </ul>

Exercício 3 - p/o lar

A figura da lousa mostra uma mola formada por um arame torcido sujeito à uma força variável. O material do arame é um aço com  $S_{ut} = 1410$  MPa e  $S_y = 1200$  MPa. Não há concentração de tensão devido aos detalhes de forma e uma inspeção visual indica que o acabamento superficial corresponde ao laminado a quente. Baseado numa confiabilidade de 50% e assumindo que a seção crítica ocorre no final do comprimento útil da mola, encontre o número de ciclos de carga aplicada que possivelmente causará falha.

Se precisar: 1MPa = 0,145038 kpsi ("kilopounds per square inch")



1. Entalhes e Concentração de Tensões	2. Tensões Média e Alternada Combinadas
	❖ Categoria I
	❖ Categoria II
	❖ Categoria III
	❖ Categoria IV

	Tensões alternadas $(\sigma_m = 0)$	Tensões variadas $(\sigma_m \neq 0)$
Tensões uniaxiais	Categoria I	Categoria II
Tensões multiaxiais	Categoria III	Categoria IV

No caso de tensões combinadas sob esforços estáticos, foi utilizada a tensão equivalente de von Mises para converter essas tensões em uma tensão de tração equivalente. Existem técnicas similares para lidar com tensões combinadas em carregamento dinâmico.



- 1. Entalhes e Concentração de Tensões
- 2. Tensões Média e Alternada Combinadas
  - \* Categoria I
  - **Categoria** II
  - \* Categoria III
  - Categoria IV

Categoria III - Projeto para tensões multiaxiais alternadas

Dados experimentais  $\Rightarrow$  para tensões multiaxiais simples em materiais dúcteis, a teoria da energia de distorção é aplicável

$$\sigma_{a}' = \sqrt{\sigma_{1a}^{2} + \sigma_{2a}^{2} + \sigma_{3a}^{2} - \sigma_{1a}\sigma_{2a} - \sigma_{1a}\sigma_{3a} - \sigma_{2a}\sigma_{3a}}$$
3D

$$\sigma_a' = \sqrt{\sigma_{1a}^2 + \sigma_{2a}^2 - \sigma_{1a}\sigma_{2a}}$$
 2D

$$N_f = \frac{S_n}{\sigma_a'}$$

 $N_f = \frac{S_n}{\sigma_n}$  Coeficiente de segurança



1. Entalhes e Concentração de Tensões	2. Tensões Média e Alternada Combinadas
	❖ Categoria I
	❖ Categoria II
	❖ Categoria III
	❖ Categoria IV

	Tensões alternadas $(\sigma_m = 0)$	Tensões variadas $(\sigma_m \neq 0)$
Tensões uniaxiais	Categoria I	Categoria II
Tensões multiaxiais	Categoria III	Categoria IV

Categoria IV - Projeto para tensões multiaxiais variadas

- Método de Sines
- Método de von Mises



#### 1. Entalhes e Concentração de Tensões

- 2. Tensões Média e Alternada Combinadas
  - **Categoria** I
  - **Categoria** II
  - \* Categoria III
  - **\*** Categoria IV

#### Método de von Mises

$$\sigma_{a}' = \sqrt{\sigma_{xxa}^{2} + \sigma_{yya}^{2} - \sigma_{xxa}\sigma_{yya} + 3\tau_{xya}^{2}}$$

2D

$$\sigma_{m}' = \sqrt{\sigma_{xxm}^{2} + \sigma_{yym}^{2} - \sigma_{xxm}\sigma_{yym} + 3\tau_{xym}^{2}}$$



- 1. Entalhes e Concentração de Tensões
- 2. Tensões Média e Alternada Combinadas
  - **Categoria** I
  - \* Categoria II
  - \* Categoria III
  - \* Categoria IV

#### Método de von Mises

3D

$$\sigma_{a}' = \sqrt{\frac{(\sigma_{xxa} - \sigma_{yya})^{2} + (\sigma_{yya} - \sigma_{zza})^{2} + (\sigma_{zza} - \sigma_{xxa})^{2} + 6(\tau_{xya}^{2} + \tau_{yza}^{2} + \tau_{zxa}^{2})}{2}}$$

$$\sigma'_{m} = \sqrt{\frac{(\sigma_{xxm} - \sigma_{yym})^{2} + (\sigma_{yym} - \sigma_{zzm})^{2} + (\sigma_{zzm} - \sigma_{xxm})^{2} + 6(\tau_{xym}^{2} + \tau_{yzm}^{2} + \tau_{zxm}^{2})}{2}}$$

1. Entalhes e Concentração de Tensões	2. Tensões Média e Alternada Combinadas
	❖ Categoria I
	❖ Categoria II
	❖ Categoria III
	❖ Categoria IV

Exercício 4

Uma barra de aço apresenta as propriedades mínimas  $S_e = 276$  MPa,  $S_y = 413$  MPa e  $S_{ut} = 551$  MPa. Ela é submetida a uma tensão torcional fixa de 103 MPa e a uma tensão flexional alternante de 172 MPa. Encontre o fator de segurança para falha por fadiga ou a vida esperada da peça, utilizando:

- critério de Goodman modificado
- critério de Gerber

## **PERGUNTAS?**

