

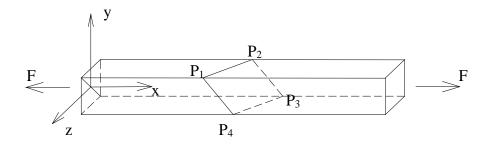
DEPARTAMENTO DE ENGENHARIA MECÂNICA

PME-3211 - Mecânica dos Sólidos II 3^a Lista de Exercícios

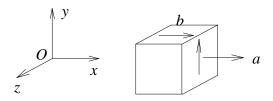
- 1) Determine os círculos de Mohr e o valor da máxima tensão de cisalhamento para cada um dos pontos indicados no exercício 2 da lista 1. Com relação aos valores calculados de máxima tensão cisalhante, responda:
- a) quais são os pontos mais solicitados (dentre os indicados) ?
- b) qual é o ponto menos solicitado (dentre os indicados)?
- 2) A barra prismática indicada na figura tem seção transversal quadrada (lado a) e comprimento l >> a, sendo composta de duas partes que foram unidas com um adesivo através do plano definido pelos pontos P_1 , P_2 , P_3 e P_4 . Através de vários ensaios realizados sabe-se que o adesivo pode suportar uma tensão normal máxima de 4 MPa e uma tensão de cisalhamento máxima de 2 MPa. Sem considerar o efeito combinado entre a tensão normal e a tensão cisalhante na resistência do adesivo, determine, com base apenas nos valores admissíveis fornecidos, qual o máximo valor que a força de tração F pode ter para que o adesivo não falhe.

Dados: a = 40 mm, l = 1000 mm,

Equação do plano de colagem segundo sistema de coordenadas Oxyz: 2x+2y+2z = l



3) A figura a seguir representa o estado de tensão no ponto mais solicitado de uma estrutura. Pedese: (i) qual deve ser a relação entre a tensão normal a e a tensão de cisalhamento b para que a máxima tensão de cisalhamento neste mesmo ponto não exceda um dado valor admissível (τ_{ad}); (ii) se $b = a\sqrt{2} > 0$, determine as orientações dos planos de máxima tensão cisalhante, segundo o sistema de eixos Oxyz indicado na figura.



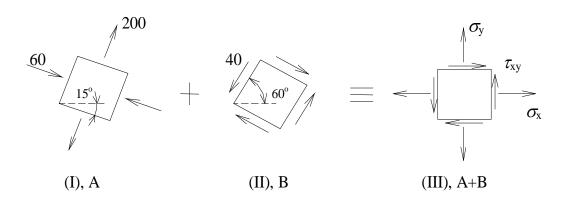
4) Os estados de tensão representados a seguir referem-se a estados de tensão em um mesmo ponto de uma estrutura submetida a dois carregamentos distintos: o estado de tensão (I) está associado a



DEPARTAMENTO DE ENGENHARIA MECÂNICA

um carregamento A, enquanto o estado de tensão (II) está associado a um carregamento B. O estado de tensão (III), para o mesmo ponto estudado, está associado à superposição dos carregamentos A e B, aplicados simultaneamente à estrutura. Determine:

- a) os valores das tensões σ_x , σ_y e τ_{xy} devidas à superposição dos estados (I) e (II);
- b) os valores das máximas tensões de cisalhamento para cada um dos estados de tensão indicados;c) com base no resultado obtido em (b), responda: vale o princípio da superposição na determinação
- da máxima tensão de cisalhamento ? Isto é, podemos dizer que $\tau_{máx,I} + \tau_{máx,II} = \tau_{máx,III}$?. Justifique!!





DEPARTAMENTO DE ENGENHARIA MECÂNICA

Exercícios Sugeridos (Livro Texto)

Gere, J.M. & Goodno, B.J., Mecânica dos Materiais, Cengage Learning, 2010, 858 p.

• Carregamentos Combinados: 8.5.5, 8.5.11, 8.5.18, 8.5.20

Respostas da 3ª Lista de Exercícios

1) a) Para o ponto P1:
$$\begin{vmatrix} \sigma_1 = 2.0 \\ \sigma_2 = 0 \\ \sigma_3 = 0 \end{vmatrix} \Rightarrow \tau_{m\acute{a}x} = 1.0 \text{ MPa}$$
Para o ponto P2:
$$\begin{vmatrix} \sigma_1 = 5.71 \\ \sigma_2 = 0 \\ \sigma_3 = -1.19 \end{vmatrix} \Rightarrow \tau_{m\acute{a}x} = 3.45 \text{ MPa}$$
Para o ponto P3:
$$\begin{vmatrix} \sigma_1 = 1.19 \\ \sigma_2 = 0 \\ \sigma_3 = -5.71 \end{vmatrix} \Rightarrow \tau_{m\acute{a}x} = 3.45 \text{ MPa}$$
Para o ponto P4:
$$\begin{vmatrix} \sigma_1 = 14.374 \\ \sigma_2 = 0 \\ \sigma_3 = -0.474 \end{vmatrix} \Rightarrow \tau_{m\acute{a}x} = 7.42 \text{ MPa}$$
Para o ponto P5:
$$\begin{vmatrix} \sigma_1 = 14.374 \\ \sigma_2 = 0 \\ \sigma_3 = -0.474 \end{vmatrix} \Rightarrow \tau_{m\acute{a}x} = 3.37 \text{ MPa}$$
Para o ponto P6:
$$\begin{vmatrix} \sigma_1 = 3.37 \\ \sigma_2 = 0 \\ \sigma_3 = -3.37 \end{vmatrix} \Rightarrow \tau_{m\acute{a}x} = 3.37 \text{ MPa}$$
Para o ponto P6:
$$\begin{vmatrix} \sigma_1 = 1.85 \\ \sigma_2 = 0 \\ \sigma_3 = -1.85 \end{vmatrix} \Rightarrow \tau_{m\acute{a}x} = 1.85 \text{ MPa}$$

Verifica-se, portanto, que o ponto mais solicitado dentre os indicados é o ponto P4, de coordenadas P4 = $\left(0, \frac{d_i+2t}{2}, 0\right)$. É fácil mostrar que o ponto Q, de coordenadas Q = $\left(0, \frac{-(d_i+2t)}{2}, 0\right)$ possui a mesma tensão de cisalhamento máxima (ver exercício 3), sendo também um ponto crítico da estrutura. Já o ponto menos solicitado, dentre os indicados, será o ponto P1.

- 2) $F_{m\acute{a}x} = 6788$ N (caso a força exceda este valor, haverá falha por cisalhamento no plano).
- 3) a) Deve-se ter: $\sqrt{a^2 + 4b^2} \le 2.\tau_{ad}$



DEPARTAMENTO DE ENGENHARIA MECÂNICA

b) Para $b = a\sqrt{2} > 0$, as orientações das normais aos planos de máxima tensão de cisalhamento são:

$$\vec{\eta} = \pm (0.985599 ; -0.169102 ; 0)$$

 $\vec{\xi} = \pm (0.169102 ; 0.985599 ; 0)$

A máxima tensão de cisalhamento neste caso vale: $\tau_{m\acute{a}x} = \frac{3a}{2}$

4) a)
$$\sigma_x = -7,942 \text{ MPa}$$

 $\sigma_y = 147,942 \text{ MPa}$
 $\tau_{xy} = 85 \text{ MPa}$

b) as tensões de cisalhamento máximas em cada estado de tensão são:

• Para o estado I: $\tau_{m\acute{a}x} = 130 \text{ MPa}$

• Para o estado II: $\tau_{m\acute{a}x} = 40 \text{ MPa}$

• Para o estado III: $\tau_{m\acute{a}x} = 115,33 \text{ MPa}$

c) É fácil perceber que o princípio da superposição não pode ser aplicado neste caso (isto é: $\tau_{m\acute{a}x,I} + \tau_{m\acute{a}x,II} \neq \tau_{m\acute{a}x,III}$). A razão disto é que os planos de máxima tensão de cisalhamento não são os mesmos para os estados de tensão I e II (caso fossem, o princípio poderia ser aplicado).