

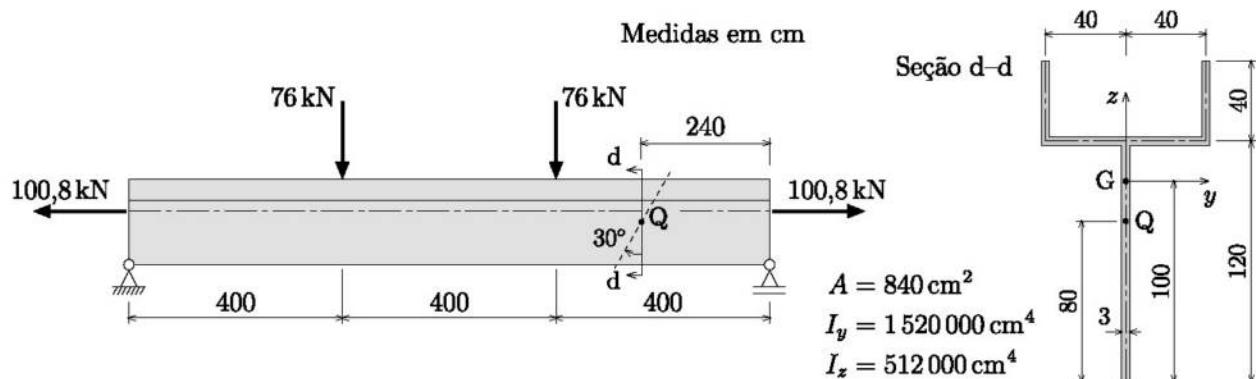
Nome: _____ N^o USP: _____
 (Colocar nome em todas as folhas!)

1^a Prova — 1^o semestre de 2018

1^a Questão (4,0 pontos)

A viga prismática da figura está submetida a duas cargas transversais além das forças axiais de tração. Para a seção transversal d-d, pedem-se:

- os esforços solicitantes;
- as tensões normal e tangencial no ponto Q atuantes no plano da seção (não deixar de indicar as direções e sentidos das tensões);
- o círculo de Mohr representando o estado duplo de tensão em Q;
- os valores das tensões normais e tangenciais extremas em Q e as direções dos planos em que ocorrem (indicar os resultados em prismas de tensões);
- as componentes normal e tangencial do vetor tensão em Q atuante no plano inclinado de 30° indicado na figura.



2^a Questão (3,0 pontos)

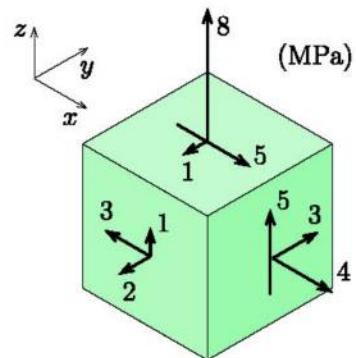
Para o estado de tensão representado no paralelepípedo da figura, determine:

- as componentes do tensor das tensões na base (i, j, k);
- as tensões normal e tangencial no plano normal ao versor $\mathbf{n} = \frac{1}{\sqrt{3}}(i - j + k)$;
- o esboço do plano normal ao versor \mathbf{n} no paralelepípedo e dos vetores tensão normal σ e tensão tangencial τ que atuam nesse plano;
- a direção \mathbf{h}_3 da tensão principal σ_3 ;
- o valor da tensão principal σ_1 .

São conhecidas as seguintes direções principais do estado de tensão:

$$\mathbf{h}_1 = 0,5806\mathbf{i} + 0,0986\mathbf{j} + 0,8082\mathbf{k};$$

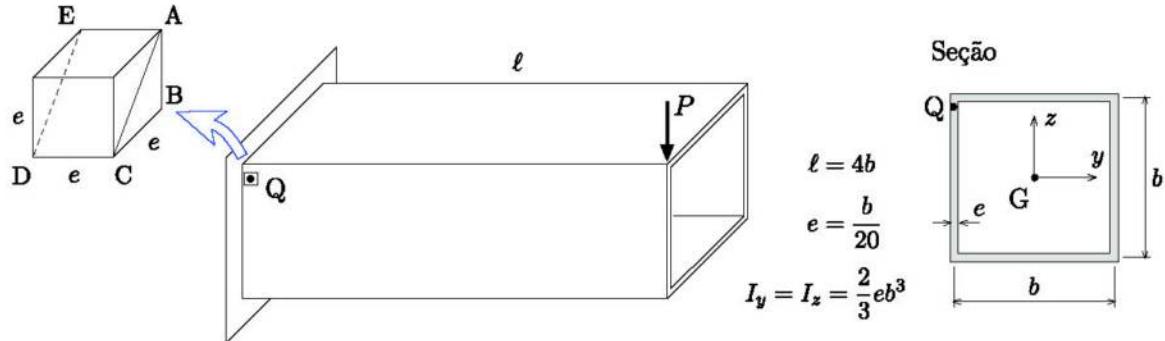
$$\mathbf{h}_2 = 0,4667\mathbf{i} + 0,7731\mathbf{j} - 0,4296\mathbf{k}.$$



3^a Questão (3,0 pontos)

A figura abaixo mostra a posição de um elemento cúbico de lado $e = b/20$ no canto superior esquerdo da parede lateral de uma viga em balanço. Para o carregamento indicado, determine:

- os esforços solicitantes na seção do engastamento;
- as componentes das tensões nas faces desse elemento sabendo-se que $\tau^{MT} = M_T/(2b^2e)$;
- as tensões principais nesse elemento (sugestão, use os círculos de Mohr do estado duplo);
- o vetor tensão no plano ACDE (cuidado, estado triplo!);

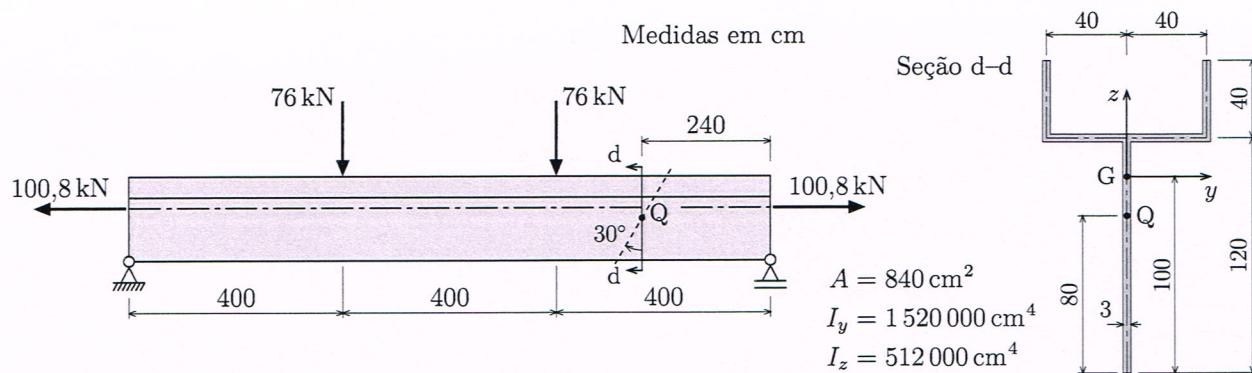


Nome: GABARITO Nº USP: _____
 (Colocar nome em todas as folhas!)

1^a Prova — 1^o semestre de 20181^a Questão (4,0 pontos)

A viga prismática da figura está submetida a duas cargas transversais além das forças axiais de tração. Para a seção transversal d-d, pedem-se:

- os esforços solicitantes;
- as tensões normal e tangencial no ponto Q atuantes no plano da seção (não deixar de indicar as direções e sentidos das tensões);
- o círculo de Mohr representando o estado duplo de tensão em Q;
- os valores das tensões normais e tangenciais extremas em Q e as direções dos planos em que ocorrem (indicar os resultados em prismas de tensões);
- as componentes normal e tangencial do vetor tensão em Q atuante no plano inclinado de 30° indicado na figura.



a) $M = 76(240) = 18.240 \text{ kNm}$ (tração em baixo)

$V = 76 \text{ kN}$ (anti-horário)

$N = 100,8 \text{ kN}$ (tração)

b) $\tau = \frac{100,8}{840} + \frac{18.240}{1.520.000} (20) = 0,12 + 0,24$

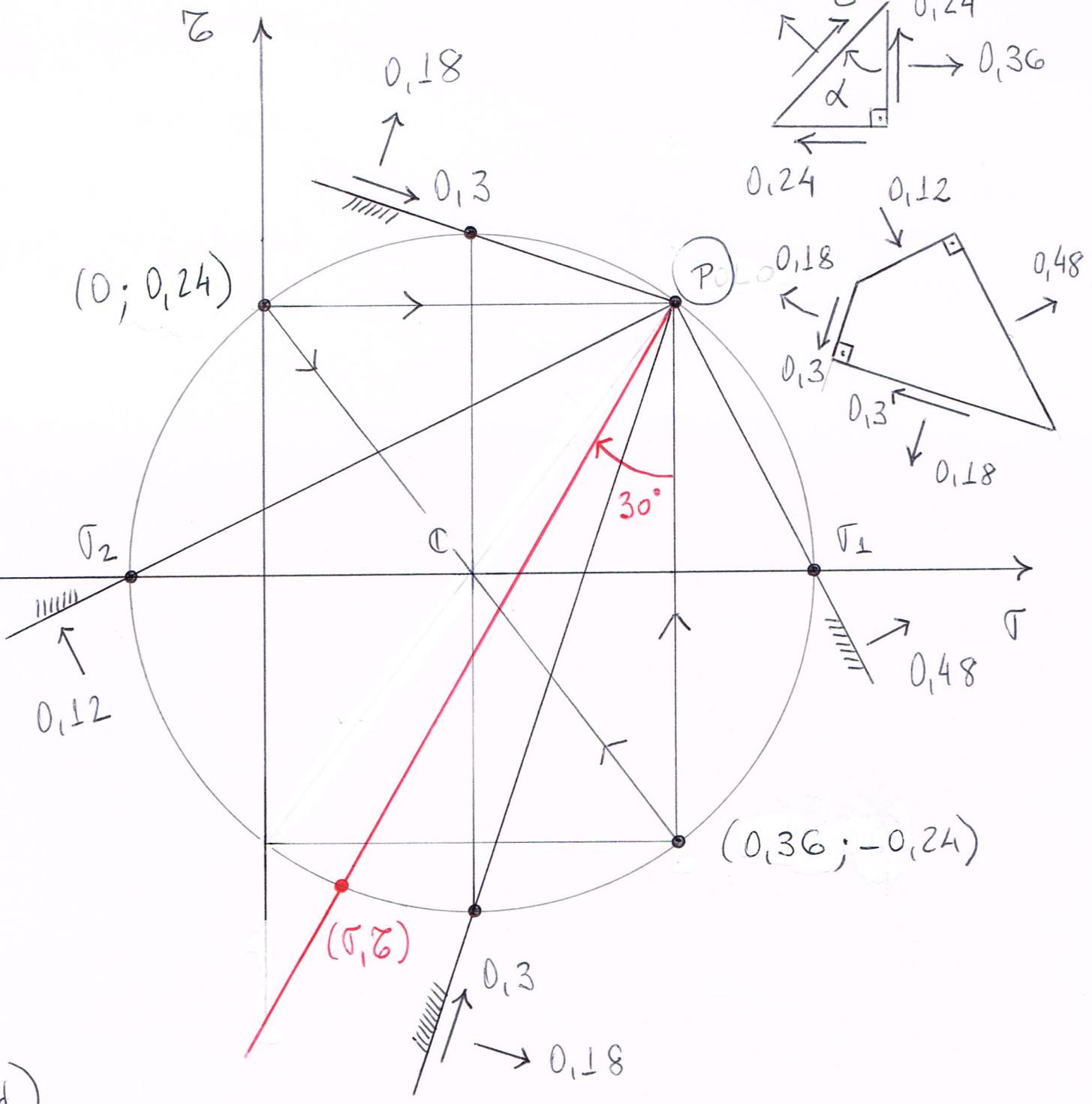
∴ $\boxed{\tau = 0,36 \text{ kN/cm}^2}$

c) $\sigma = \frac{76(240)60}{3(1.520.000)} \quad \therefore$

$\boxed{\sigma = 0,24 \frac{\text{kN}}{\text{cm}^2}}$

[2]

c)



d)

$$\left\{ \begin{array}{l} T_1 = T^{\prime} + R = 0,18 + 0,30 \quad \therefore \quad T_1 = 0,48 \text{ hN/cm}^2 \\ T_2 = T^{\prime} - R = 0,18 - 0,30 \quad \therefore \quad T_2 = -0,12 \text{ hN/cm}^2 \end{array} \right.$$

$$\Sigma_{\max} = -\Sigma_{\min} = 0,30 \text{ hN/cm}^2$$

3

$$\left\{ \begin{array}{l} \operatorname{tg} \alpha_1 = -0,5 \quad \therefore \quad \alpha_1 = -26,565^\circ (\text{J}_1) \\ \operatorname{tg} \alpha_2 = 2 \quad \therefore \quad \alpha_2 = 63,435^\circ (\text{J}_2) \end{array} \right.$$

$$\left\{ \begin{array}{l} \operatorname{tg} \alpha_3 = 0,333\dots \quad \therefore \quad \alpha_3 = 18,435^\circ (\text{E}_{\min}) \\ \operatorname{tg} \alpha_4 = -3 \quad \therefore \quad \alpha_4 = -71,565^\circ (\text{E}_{\max}) \end{array} \right.$$

e) Para o plano em que $\delta = 30^\circ$:

$$\Gamma = 0,27 - 0,12\sqrt{3}$$

$$\Gamma = 0,0621539 \frac{\text{hN}}{\text{cm}^2}$$

$$\mathcal{E} = -0,12 - 0,09\sqrt{3}$$

$$\mathcal{E} = -0,275885 \frac{\text{hN}}{\text{cm}^2}$$



a) o maior momento de torque resistente (momento de torque resistente)

b) os momentos de resistência nessa configuração (momentos de resistência) que se podem obter

c) os momentos de resistência que existem entre duas secções adjacentes desse tipo de seção

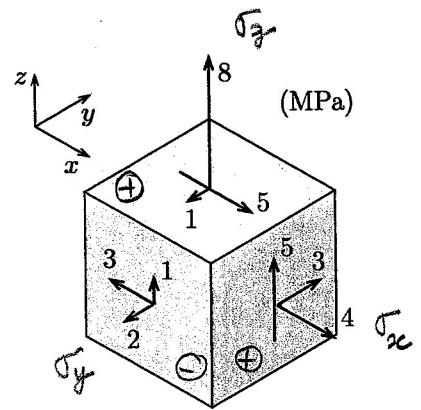
d) os momentos de resistência que existem entre duas secções adjacentes

Resposta: a) menor momento de torque resistente é o momento de torque resistente da seção com o maior momento de resistência

b) os momentos de resistência e momento de resistência que existem entre duas secções adjacentes desse tipo de seção

c) os momentos de resistência que existem entre duas secções adjacentes

a) $\underline{\underline{I}} = \begin{bmatrix} 4 & 3 & 5 \\ 3 & 2 & -1 \\ 5 & -1 & 8 \end{bmatrix}$ (MPa)



b) $\underline{\underline{n}} = \frac{1}{\sqrt{3}}(i - j + k)$

$$\underline{\underline{t}}(\underline{\underline{n}}) = \underline{\underline{I}} \underline{\underline{n}} = \frac{1}{\sqrt{3}} \begin{bmatrix} 4 & 3 & 5 \\ 3 & 2 & -1 \\ 5 & -1 & 8 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ -1 \\ 1 \end{bmatrix}$$

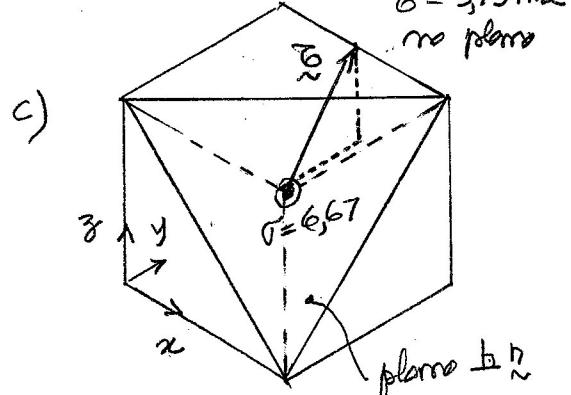
$$= \frac{1}{\sqrt{3}} \begin{bmatrix} 6 \\ 0 \\ 14 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 3,464 \\ 0 \\ 8,083 \end{bmatrix} \text{ (MPa)} \quad |\underline{\underline{t}}| = 8,794 \text{ MPa}$$

$$\sigma = \underline{\underline{t}} \cdot \underline{\underline{n}} = \frac{1}{3} [6 \ 0 \ 14] \begin{bmatrix} 1 \\ -1 \\ 1 \end{bmatrix} = \frac{20}{3} = 6,67 \text{ MPa}$$

$$\underline{\underline{\sigma}} = \sigma \underline{\underline{n}} = \frac{20}{3\sqrt{3}} \begin{bmatrix} 1 \\ -1 \\ 1 \end{bmatrix}$$

$$\underline{\underline{\tau}} = \underline{\underline{t}} - \underline{\underline{\sigma}} = \frac{1}{\sqrt{3}} \begin{bmatrix} 6 - 20/3 \\ 0 - (-20/3) \\ 14 - 20/3 \end{bmatrix}$$

$$= \frac{1}{\sqrt{3}} \begin{bmatrix} -2/3 \\ +20/3 \\ 22/3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -0,385 \\ 3,85 \\ 4,23 \end{bmatrix} \text{ MPa}$$



$$\sigma = \sqrt{\underline{\underline{\tau}} \cdot \underline{\underline{\tau}}} = \frac{1}{\sqrt{3}} \left(\frac{4 + 400 + 484}{9} \right)^{1/2} = \frac{\sqrt{296}}{3} = 5,73 \text{ MPa}$$

OU

$$\sigma = \sqrt{t^2 - \sigma^2} = \sqrt{8,794^2 - 6,667^2} = 5,73 \text{ MPa}$$

$$d) \quad \underline{\underline{h}_3} = \underline{\underline{h}_1} \times \underline{\underline{h}_2} = \begin{vmatrix} \hat{i} & \hat{j} & \hat{k} \\ 0,5806 & 0,0986 & 0,8082 \\ 0,4667 & 0,3772 & -0,4296 \end{vmatrix}$$

$$= \hat{i} (-0,0424 - 0,6248) + \hat{j} (0,3772 + 0,2494) + \hat{k} (0,4489 - 0,0460)$$

$$\underline{\underline{h}_3} = -0,6672 \hat{i} + 0,6266 \hat{j} + 0,4028 \hat{k}$$

$$e) \quad \underline{\underline{Sd \ 1}} : \quad \sigma_1 = \overbrace{(\underline{\underline{T}} \underline{\underline{h}_1})}^{\underline{\underline{t}_1}} \cdot \underline{\underline{h}_1}$$

$$\underline{\underline{t}_1} = \underline{\underline{T}} \underline{\underline{h}_1} = \begin{bmatrix} 4 & 3 & 5 \\ 3 & 2 & -1 \\ 5 & -1 & 8 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0,5806 \\ 0,0986 \\ 0,8082 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 6,659 \\ 1,131 \\ 9,270 \end{bmatrix}$$

$$\sigma_1 = \underline{\underline{t}_1} \cdot \underline{\underline{h}_1} = [6,659 \ 1,131 \ 9,270] \underline{\underline{h}_1} = \underline{11,47 \text{ MPa}}$$

$$\underline{\underline{Sd \ 2}} : \quad \text{Sistema} \quad \underline{\underline{T}} \underline{\underline{h}_1} = \sigma_1 \underline{\underline{h}_1}$$

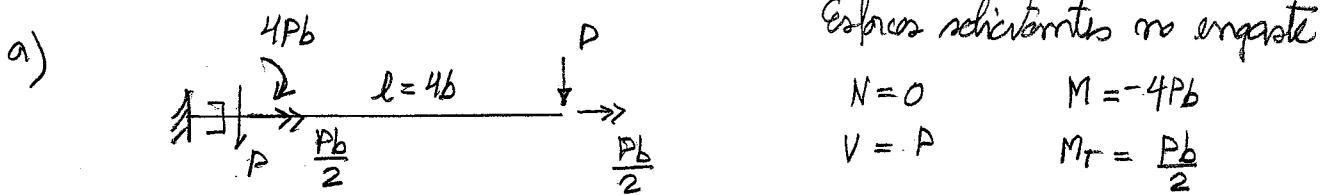
$$\begin{bmatrix} (4-\sigma_1) & 3 & 5 \\ 3 & (2-\sigma_1) & -1 \\ 5 & -1 & (8-\sigma_1) \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0,5806 \\ 0,0986 \\ 0,8082 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

Empregando a 1ª linha do sistema:

$$(4-\sigma_1) 0,5806 + 3 \cdot 0,0986 + 5 \cdot 0,8082 = 0$$

$$0,5806 \sigma_1 = 2,322 + 0,296 + 4,041 = 6,6592$$

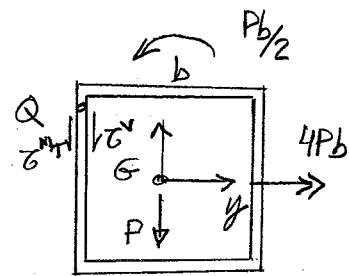
$$\sigma_1 = \underline{11,47 \text{ MPa}}$$



b) Tensão no ponto Q $\bar{\sigma}_y = \frac{2}{3}eb^3$

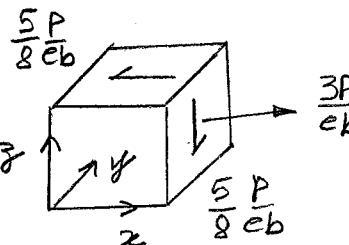
$$\sigma = \frac{4Pb}{\frac{2}{3}eb^3} \times \frac{b}{2} = 3 \frac{P}{eb}$$

$$\bar{\sigma} = \bar{\sigma}^v + \bar{\sigma}^{M_T} = \frac{P(bex \times \frac{b}{2})}{2e \times \frac{2}{3}eb^3} + \frac{\frac{Pb}{2}}{2b^2e} = \frac{3}{8} \frac{P}{eb} + \frac{P}{4eb} = \frac{5}{8} \frac{P}{eb} (\downarrow)$$



Paralelepípedo de tensão:

eixos do enunciado {



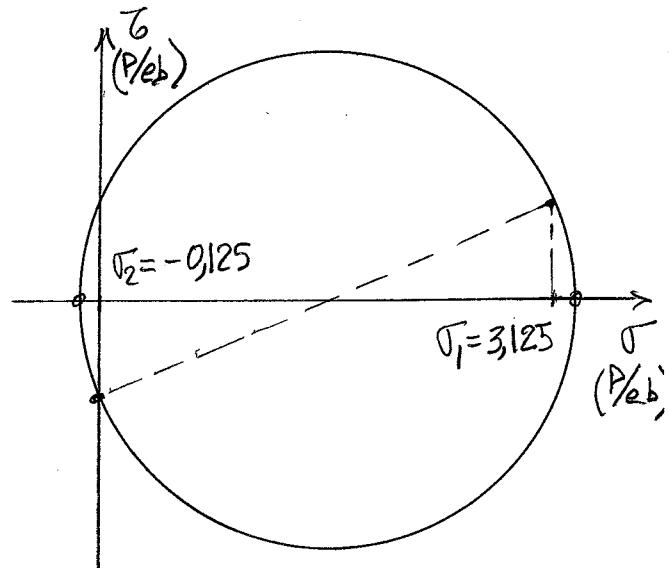
$$\underline{T} = \begin{bmatrix} 3 & 0 & -\frac{5}{8} \\ 0 & 0 & 0 \\ -\frac{5}{8} & 0 & 0 \end{bmatrix} \frac{P}{eb}$$

c) Tensões principais

$$\sigma_{1,2} = \frac{\frac{3P}{eb} + 0}{2} \pm \sqrt{\left(\frac{3P}{2eb}\right)^2 + \left(\frac{5P}{8eb}\right)^2} = \\ = \frac{3P}{2eb} \pm \sqrt{\frac{9}{4} + \frac{25}{64}} \frac{P}{eb} = \frac{3}{2} \pm \frac{13}{8}$$

$$\sigma_1 = \frac{25}{8} \frac{P}{eb} = 3,125 \frac{P}{eb}$$

$$\sigma_2 = -\frac{1}{8} \frac{P}{eb} = -0,125 \frac{P}{eb}$$



d) Valor tensão em ACDE

$$\hat{n} = \frac{1}{\sqrt{2}}(-\hat{j} + \hat{k}) \quad \hat{t}(n) = \underline{T} \hat{n} = \begin{bmatrix} 3 & 0 & -\frac{5}{8} \\ 0 & 0 & 0 \\ -\frac{5}{8} & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ -1 \\ 1 \end{bmatrix} \frac{P}{\sqrt{2}eb} = \begin{bmatrix} -\frac{5}{8} \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \frac{P}{\sqrt{2}eb}$$

Logo, $\hat{t}(n) = -\frac{5}{8\sqrt{2}} \frac{P}{eb} \hat{i}$ $\quad \sigma = \hat{t}(n) \cdot \hat{n} = 0$

$$\bar{\sigma} = \frac{5}{8\sqrt{2}} \frac{P}{eb}$$