



*Escola Politécnica da Universidade de São Paulo
Departamento de Engenharia Mecânica*

PME-3211 – Mecânica dos Sólidos II

Aula #05

Prof. Dr. Clóvis de Arruda Martins

19/08/2025



Escola Politécnica da Universidade de São Paulo
Departamento de Engenharia Mecânica

Círculos de Mohr

- Sabemos calcular a tensão $\vec{\rho}$ em um ponto P associada a uma direção \vec{n} :

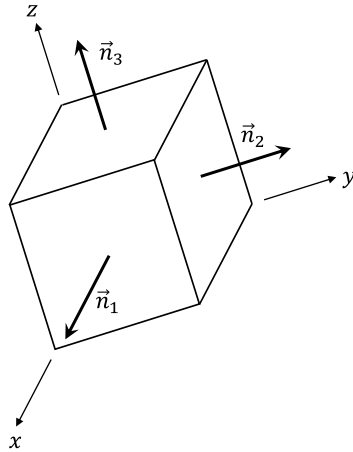
$$\vec{\rho} = T[\vec{n}] \quad \text{ou} \quad \begin{Bmatrix} \rho_x \\ \rho_y \\ \rho_z \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} \sigma_x & \tau_{xy} & \tau_{xz} \\ \tau_{xy} & \sigma_y & \tau_{yz} \\ \tau_{xz} & \tau_{yz} & \sigma_z \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} n_x \\ n_y \\ n_z \end{Bmatrix}$$

- Perguntas da Mecânica dos Sólidos:
 - Qual é a tensão normal máxima?
 - Qual é a tensão normal mínima?
 - Qual é a tensão de cisalhamento máxima?
- Para responder a estas perguntas, vamos determinar qual é o lugar geométrico que representa o campo de tensões em um ponto P



Escola Politécnica da Universidade de São Paulo
Departamento de Engenharia Mecânica

- Sistema de eixos coincidindo com as direções principais:



$$[T] = \begin{bmatrix} \sigma_x & 0 & 0 \\ 0 & \sigma_y & 0 \\ 0 & 0 & \sigma_z \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \sigma_1 & 0 & 0 \\ 0 & \sigma_2 & 0 \\ 0 & 0 & \sigma_3 \end{bmatrix}$$

$$\vec{\rho} = \begin{Bmatrix} \rho_x \\ \rho_y \\ \rho_z \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} \sigma_1 & 0 & 0 \\ 0 & \sigma_2 & 0 \\ 0 & 0 & \sigma_3 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} n_x \\ n_y \\ n_z \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} \sigma_1 n_x \\ \sigma_2 n_y \\ \sigma_3 n_z \end{Bmatrix}$$

$$\sigma = \vec{\rho} \cdot \vec{n} = \sigma_1 n_x^2 + \sigma_2 n_y^2 + \sigma_3 n_z^2 \quad (1)$$

$$\rho^2 = \sigma^2 + \tau^2$$

$$\sigma_1^2 n_x^2 + \sigma_2^2 n_y^2 + \sigma_3^2 n_z^2 = \sigma^2 + \tau^2 \quad (2)$$

$$n_x^2 + n_y^2 + n_z^2 = 1 \quad (3)$$

- (1), (2) e (3) na forma matricial

$$\begin{bmatrix} \sigma_1 & \sigma_2 & \sigma_3 \\ \sigma_1^2 & \sigma_2^2 & \sigma_3^2 \\ 1 & 1 & 1 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} n_x^2 \\ n_y^2 \\ n_z^2 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} \sigma \\ \sigma^2 + \tau^2 \\ 1 \end{Bmatrix}$$

- É um sistema de três equações algébricas a três incógnitas n_x^2 , n_y^2 e n_z^2
- Obviamente essas incógnitas têm que ter valores positivos ou nulos!



Escola Politécnica da Universidade de São Paulo
Departamento de Engenharia Mecânica

- Solução do sistema

$$\begin{bmatrix} \sigma_1 & \sigma_2 & \sigma_3 \\ \sigma_1^2 & \sigma_2^2 & \sigma_3^2 \\ 1 & 1 & 1 \end{bmatrix} \begin{pmatrix} n_x^2 \\ n_y^2 \\ n_z^2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \sigma \\ \sigma^2 + \tau^2 \\ 1 \end{pmatrix}$$

- Vamos supor que as três tensões principais sejam distintas, ou seja,

$$\sigma_1 > \sigma_2 > \sigma_3$$

$$n_x^2 = \frac{(\sigma - \sigma_2)(\sigma - \sigma_3) + \tau^2}{(\sigma_1 - \sigma_2)(\sigma_1 - \sigma_3)} \geq 0 \Rightarrow (\sigma - \sigma_2)(\sigma - \sigma_3) + \tau^2 \geq 0 \quad (1)$$

$$n_y^2 = \frac{(\sigma - \sigma_3)(\sigma - \sigma_1) + \tau^2}{(\sigma_2 - \sigma_3)(\sigma_2 - \sigma_1)} \geq 0 \Rightarrow (\sigma - \sigma_3)(\sigma - \sigma_1) + \tau^2 \leq 0 \quad (2)$$

$$n_z^2 = \frac{(\sigma - \sigma_1)(\sigma - \sigma_2) + \tau^2}{(\sigma_3 - \sigma_1)(\sigma_3 - \sigma_2)} \geq 0 \Rightarrow (\sigma - \sigma_1)(\sigma - \sigma_2) + \tau^2 \geq 0 \quad (3)$$

- O lugar geométrico dos pares (σ, τ) possíveis tem que satisfazer, simultaneamente, as inequações (1), (2) e (3)



Escola Politécnica da Universidade de São Paulo
Departamento de Engenharia Mecânica

- Inequação (1)

$$(\sigma - \sigma_2)(\sigma - \sigma_3) + \tau^2 \geq 0 \Rightarrow \left[\sigma - \left(\frac{\sigma_2 + \sigma_3}{2} \right) \right]^2 + \tau^2 \geq \left(\frac{\sigma_2 - \sigma_3}{2} \right)^2$$

é a região externa ao círculo de centro

$$C_1 = \left(\frac{\sigma_2 + \sigma_3}{2}, 0 \right)$$

e raio

$$R_1 = \frac{\sigma_2 - \sigma_3}{2}$$

incluindo a sua borda



Escola Politécnica da Universidade de São Paulo
Departamento de Engenharia Mecânica

- Inequação (2)

$$(\sigma - \sigma_3)(\sigma - \sigma_1) + \tau^2 \leq 0 \Rightarrow \left[\sigma - \left(\frac{\sigma_1 + \sigma_3}{2} \right) \right]^2 + \tau^2 \leq \left(\frac{\sigma_1 - \sigma_3}{2} \right)^2$$

é o círculo de centro

$$C_2 = \left(\frac{\sigma_1 + \sigma_3}{2}, 0 \right)$$

e raio

$$R_2 = \frac{\sigma_1 - \sigma_3}{2}$$



Escola Politécnica da Universidade de São Paulo
Departamento de Engenharia Mecânica

- Inequação (3)

$$(\sigma - \sigma_1)(\sigma - \sigma_2) + \tau^2 \geq 0 \Rightarrow \left[\sigma - \left(\frac{\sigma_1 + \sigma_2}{2} \right) \right]^2 + \tau^2 \geq \left(\frac{\sigma_1 - \sigma_2}{2} \right)^2$$

é a região externa ao círculo de centro

$$C_3 = \left(\frac{\sigma_1 + \sigma_2}{2}, 0 \right)$$

e raio

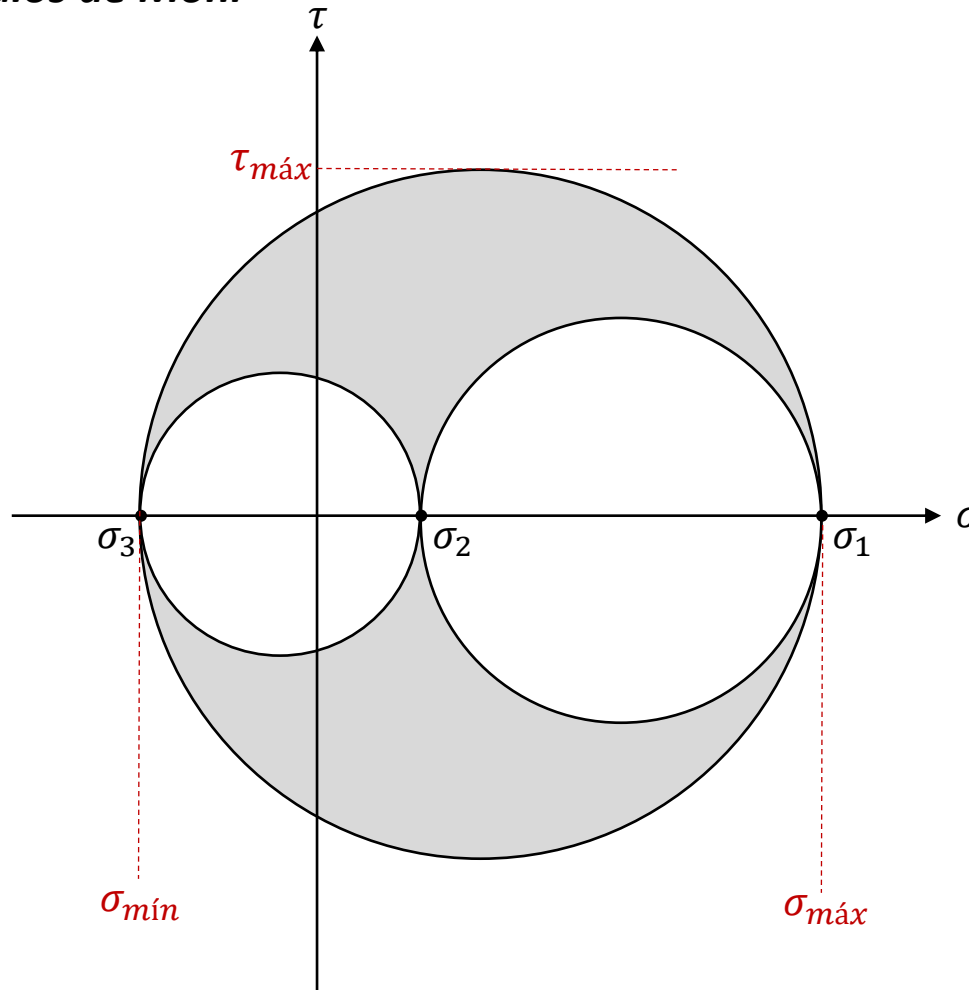
$$R_3 = \frac{\sigma_1 - \sigma_2}{2}$$

incluindo a sua borda



Escola Politécnica da Universidade de São Paulo
Departamento de Engenharia Mecânica

Círculos de Mohr



$$\tau_{m\acute{a}x} = \frac{\sigma_1 - \sigma_3}{2}$$

ocorre para

$$\vec{n} = \pm \frac{\sqrt{2}}{2} \vec{n}_1 \pm \frac{\sqrt{2}}{2} \vec{n}_3$$



Escola Politécnica da Universidade de São Paulo
Departamento de Engenharia Mecânica

Para mostrar em que direções ocorrem as tensões de cisalhamento máximas, posso resolver o sistema:

$$\begin{bmatrix} \sigma_1 & \sigma_2 & \sigma_3 \\ \sigma_1^2 & \sigma_2^2 & \sigma_3^2 \\ 1 & 1 & 1 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} n_x^2 \\ n_y^2 \\ n_z^2 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} \sigma \\ \sigma^2 + \tau^2 \\ 1 \end{Bmatrix} \quad \text{com} \quad \sigma = \frac{\sigma_1 + \sigma_3}{2} \quad \text{e} \quad \tau = \frac{\sigma_1 - \sigma_3}{2}$$

$$\sigma_1 n_x^2 + \sigma_2 n_y^2 + \sigma_3 n_z^2 = \frac{\sigma_1 + \sigma_3}{2}$$

$$\sigma_1^2 n_x^2 + \sigma_2^2 n_y^2 + \sigma_3^2 n_z^2 = \frac{\sigma_1^2 + \sigma_3^2}{2}$$

$$n_x^2 + n_y^2 + n_z^2 = 1$$

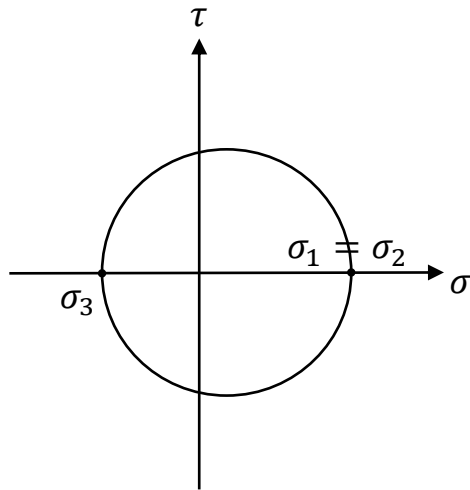
Substituindo: $n_x = \pm \frac{\sqrt{2}}{2}$ $n_y = 0$ $n_z = \pm \frac{\sqrt{2}}{2}$

verificamos que essa é a solução do sistema

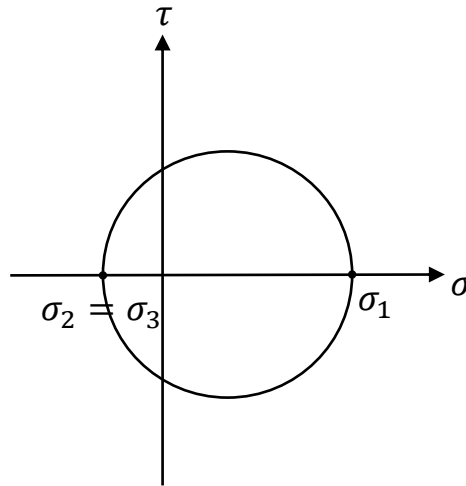


Escola Politécnica da Universidade de São Paulo
Departamento de Engenharia Mecânica

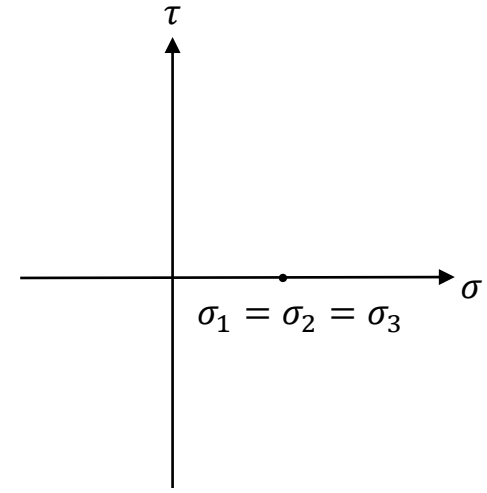
Casos especiais



$$\sigma_1 = \sigma_2 > \sigma_3$$



$$\sigma_1 > \sigma_2 = \sigma_3$$



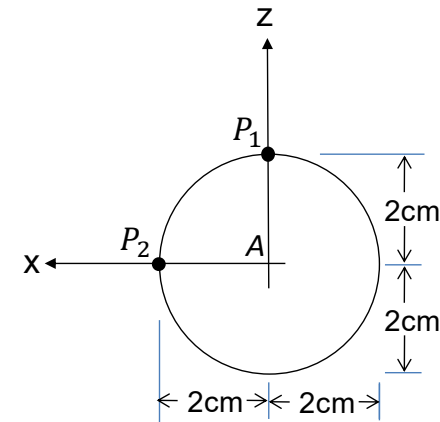
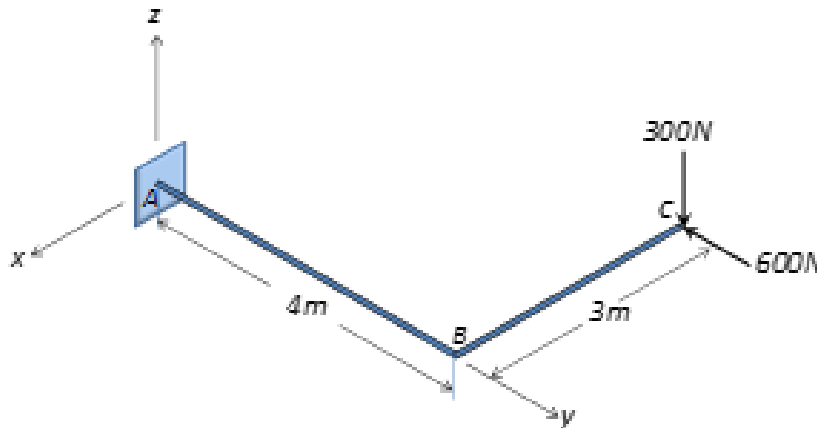
$$\sigma_1 = \sigma_2 = \sigma_3$$

Estado Hidrostático



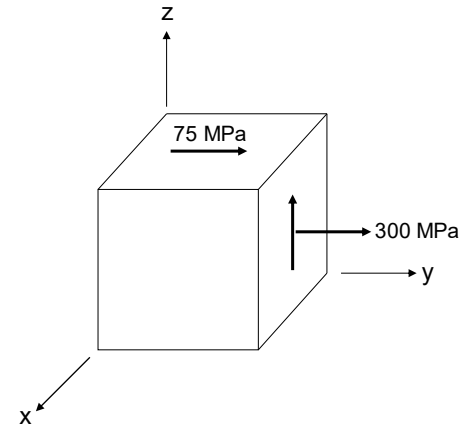
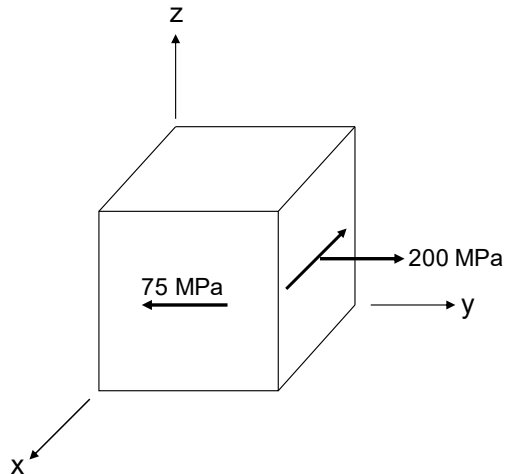
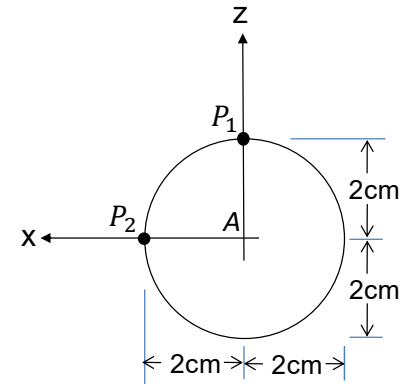
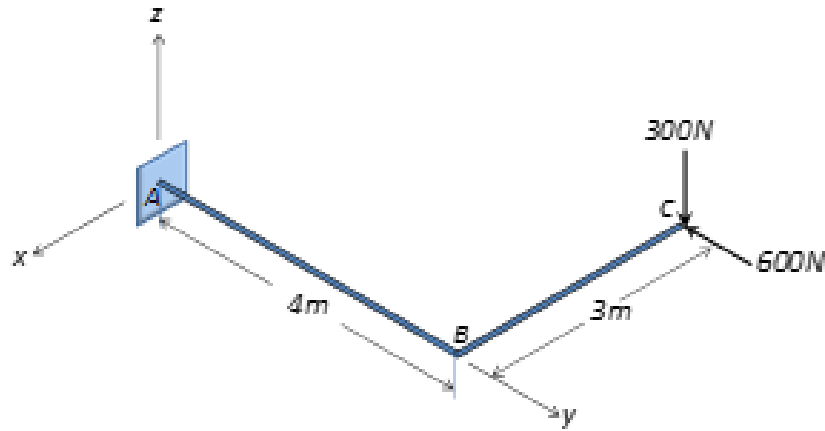
Escola Politécnica da Universidade de São Paulo
Departamento de Engenharia Mecânica

Exercício A viga ABC da figura é horizontal. O trecho BC forma um ângulo de 90° com o trecho AB. A viga é prismática, tem seção circular com 2cm de raio e tem as dimensões indicadas na figura. Na sua extremidade C estão aplicadas duas forças com os sentidos indicados: uma força vertical de magnitude 300N e outra, horizontal, paralela ao trecho AB e de magnitude 600N. Pede-se determinar o estado de tensão nos pontos P_1 e P_2 da seção A cujas posições estão indicadas na figura. As tensões devidas à força normal e à força cortante podem ser desprezadas, por serem pequenas. Adotar a aproximação $\pi = 3$.





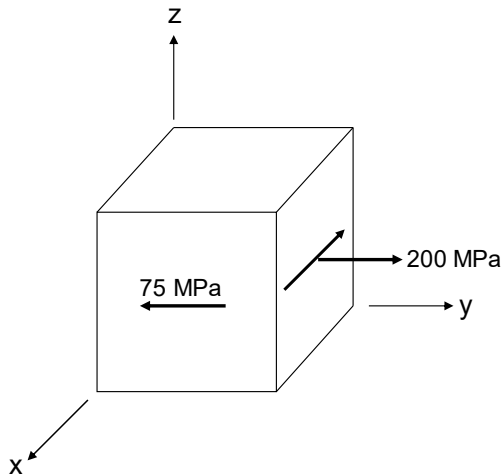
Escola Politécnica da Universidade de São Paulo
Departamento de Engenharia Mecânica





Escola Politécnica da Universidade de São Paulo
Departamento de Engenharia Mecânica

Calcular, para os dois pontos as tensões máximas de compressão, tração e cisalhamento



$$[T] = \begin{bmatrix} 0 & -75 & 0 \\ -75 & 200 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\sigma_1 = 225 \text{ MPa}$$

$$\sigma_2 = 0$$

$$\sigma_3 = -25 \text{ MPa}$$

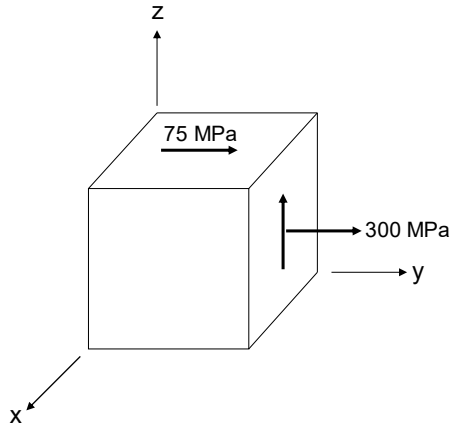
Tensão de tração máxima: 225 MPa

Tensão de compressão máxima: 25 MPa

Tensão de cisalhamento máxima: 125 MPa



Escola Politécnica da Universidade de São Paulo
Departamento de Engenharia Mecânica



$$[T] = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 300 & 75 \\ 0 & 75 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\sigma_1 = 317,7 \text{ MPa}$$

$$\sigma_2 = 0$$

$$\sigma_3 = -17,7 \text{ MPa}$$

Tensão de tração máxima: 317,7 MPa

Tensão de compressão máxima: 17,7 MPa

Tensão de cisalhamento máxima: 167,7 MPa



Escola Politécnica da Universidade de São Paulo
Departamento de Engenharia Mecânica

Referência

Martins, C.A. *Introdução ao Estudo das Tensões*. Disponível no Moodle