Exercício 3

October 4, 2020

1 Exercício PA1-3

Exercício com data de entrega para 5 de outubro de 2020.

Aluno: Noé de Lima Bezerra

noe_lima@id.uff.br

```
[1]: import numpy as np
import sympy as sp
import matplotlib.pyplot as plt
from IPython.display import display, Math, Image
sp.init_printing(use_latex='mathjax',latex_mode='equation*')
```

[2]: Image("Figuras/PA1-3.png")

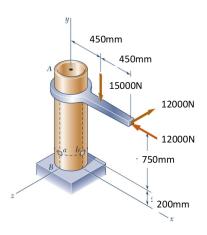
[2]:

AVALIAÇÃO 6 – EXERCÍCIO PA1-3

O tanque de ar comprimido AB tem um diâmetro externo de 462mm e uma espessura uniforme de 6mm. Sabendo-se que a pressão dentro do vaso é de 160 kPa, determinar as tensões principais e de cisalhamento máxima:

- a) No ponto a;
- b) No ponto b.

Usar círculo de Mohr



2 Solução

2.1 Círculo de Mohr

```
[3]: def mohr(s_x,s_y,t_xy):
         if t_xy == 0:
             t_xy = 1e-10 # Evitar divisão por zero!
         z = np.linspace(0,360,360)
         r = np.sqrt((((s_x-s_y)/2)**2)+t_xy**2)
         s_med = ((s_x+s_y)/2)
         tg2tc = -(s_x-s_y)/(2*t_xy)
         tg2tp = -1/(tg2tc)
         tc = np.degrees(np.arctan(tg2tc)/2)
         tp = np.degrees(np.arctan(tg2tp)/2)
         x = s med + r*np.cos(np.radians(z))
         y = r*np.sin(np.radians(z))
         a = ([s_x, s_x, s_y, s_y, s_x])
         b = ([0,t_xy,-t_xy,0,0])
         # Plot
         text = '\n'.join((
             r'$\sigma_{min} = \%.1f~MPa$' \% (s_med-r,),
             r'$\sigma_{max} = \(\%.1f\)^MPa$' \(\% \) (s_med+r,),
             r'\tau_{max} = %.1f~MPa$' % (r,),
             r'$\theta_{p} = \%.0f^{o}$' \% (tp,),
             r'$\theta_{c} = %.0f^{o}$' % (tc,)
         ))
         props = dict(boxstyle='round', facecolor='wheat', alpha=0.5)
         plt.plot(a,b,x,y)
         plt.xlabel(r"$\sigma$", size=18)
         plt.ylabel(r"$\tau$", size=18)
         plt.title("Circulo de Mohr")
         plt.text(s_med-1.6*r,r,text, fontsize=12, verticalalignment='top',_
      →bbox=props)
         plt.axis("equal")
         plt.show()
```

2.2 Esforços Solicitantes

Na seção S, vista pelo lado direito, temos os seguintes esforços solicitantes:

```
[4]: mm,N,MPa = sp.symbols("mm,N,MPa")
kN = 1000*N
m = 1000*mm
kPa = 1e-3*MPa
```

2.2.1 Na Seção B

$$\begin{cases} |V_x| &= 12 \ kN \cdot m \\ N_y &= -15 \ kN \cdot m \\ |V_z| &= 12 \ kN \cdot m \\ M_x &= -12 \times 0,75 &= -9 \ kN \cdot m \\ T_y &= 0,9 \times 12 &= 10,8 \ kN \cdot m \\ M_z &= -0,45 \times 15 + 0,75 \times 12 &= 2,25 \ kN \cdot m \end{cases}$$

 $8595.39750022167mm^2$

 $223450251.114513mm^4$

 $446900502.229025mm^4$

 $623844mm^{3}$

2.3 Ponto *a*

O ponto a encontra-se no plano xy. Portanto, as tensões são: σ_x , σ_y e τ_{xy} .

$$\begin{cases} \sigma_{x_a} &= \frac{Pr_i}{t} \\ \sigma_{y_a} &= \frac{N_y}{A} - \frac{M_x r_e}{I} + \frac{Pr_i}{2t} \\ \tau_{xy_a} &= \frac{T_y r_e}{I} + \frac{V_x Q}{2It} \end{cases}$$

[7]:
$$sigma_xa = P*(d/2-t)/t$$

 $sigma_ya = (P_y/A - M_x*(d/2)/I + P*(d/2-t)/(2*t)).subs(N/mm**2,MPa)$

 $tau_xya = (T_y*(d/2)/J + V_x*Q/(2*I*t)).subs(N/mm**2,MPa)$ $display(sigma_xa,sigma_ya,tau_xya)$

6.0MPa

10.55896442978MPa

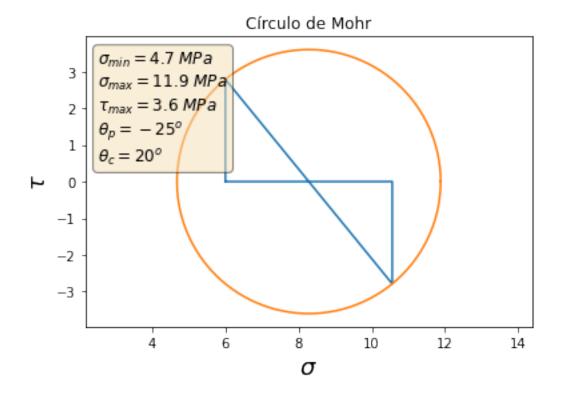
2.79058088719911MPa

Portanto,

$$\begin{cases} \sigma_{x_a} = 6 MPa \\ \sigma_{y_a} = 10,56 MPa \\ \tau_{xy_a} = 2,79 MPa \end{cases}$$

[8]: mohr(float(sigma_xa.subs(MPa,1)),float(sigma_ya.subs(MPa,1)),float(tau_xya.

→subs(MPa,1)))



Como $\sigma_I>0$ e $\sigma_{II}>0,$ temos $\tau_{max}=\frac{\sigma_I}{2}=5,95~MPa.$

2.4 Ponto *b*

O ponto b encontra-se no plano yz. Portanto, as tensões são: σ_y , σ_z e τ_{yz} .

$$\begin{cases} \sigma_{y_b} &=& \frac{N_y}{A} + \frac{M_z r_e}{I} + \frac{P r_i}{2t} \\ \sigma_{z_b} &=& \frac{P r_i}{t} \\ \tau_{yz_b} &=& -\frac{T_y r_e}{J} + \frac{V_z Q}{2It} \end{cases}$$

3.58090111491295MPa

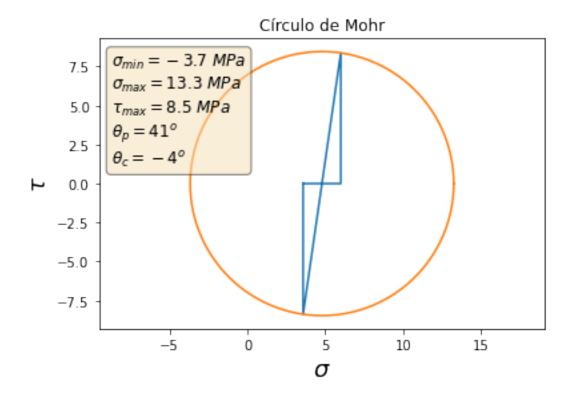
6.0MPa

-8.37432041658809MPa

Portanto,

$$\begin{cases} \sigma_{y_b} &= 3,58 \ MPa \\ \sigma_{z_b} &= 6 \ MPa \\ \tau_{yz_b} &= -8,37 \ MPa \end{cases}$$

[10]: mohr(float(sigma_yb.subs(MPa,1)),float(sigma_zb.subs(MPa,1)),float(tau_yzb. →subs(MPa,1)))



Como $\sigma_I>0$ e $\sigma_{II}<0,$ temos $\tau_{max}=\frac{\sigma_I-\sigma_{II}}{2}=8,5~MPa.$