Exercício 1

September 21, 2020

1 Exercício PA1-1

Exercício com data de entrega para 21 de setembro 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/PA1-1.png")

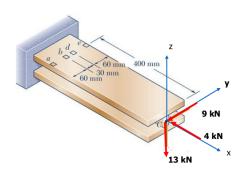
[2]:

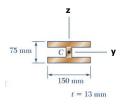
AVALIAÇÃO 2 - EXERCÍCIO PA1-1

Três placas de aço com 13 mm de espessura, são soldadas para formar uma viga em balanço. Para o carregamento mostrado, determine as tensões principais e de cisalhamento máxima:

- a) Ponto a;
- b) Ponto b;
- c) Ponto d;
- d) Ponto e.

Utilizar Círculo de Mohr





2 Solução

2.1 Esforços Solicitantes

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

```
[3]: N = -4000
Vy = 9000
Vz = 13000
Tx = 0
My = (13e3*400e-3/1e3)*1e6
Mz = (-9e3*400e-3/1e3)*1e6
display(Math('N = %d~kN' % (N/1e3)))
display(Math('|V_{y}| = %d~kN' % (Vy/1e3)))
display(Math('|V_{z}| = %d~kN' % (Vz/1e3)))
display(Math('|T_{x} = %d' % Tx))
display(Math('M_{y} = %.2f~\\times 10^{6} N\\cdot mm' % (My/1e6)))
display(Math('M_{z} = %.2f~\\times 10^{6} N\\cdot mm' % (Mz/1e6)))
```

$$\begin{split} N &= -4 \ kN \\ |V_y| &= 9 \ kN \\ |V_z| &= 13 \ kN \\ T_x &= 0 \\ M_y &= 5.20 \ \times 10^6 N \cdot mm \\ M_z &= -3.60 \ \times 10^6 N \cdot mm \end{split}$$

2.2 Cálculo da Área Total

[4]:
$$A = 150*75 - (150-13)*(75-26)$$

$$display(Math(r'A = %d~mm^{2}' % A))$$

 $A = 4537 \ mm^2$

2.3 Momentos de Inércia Estáticos

$$I_y = \frac{13 \times 49^3}{12} + 2 \times \left[\frac{150 \times 13^3}{12} + 150 \times 13 \times 31^2 \right]$$
$$I_z = \frac{2 \times 13 \times 150^3}{12} + \frac{49 \times 13^3}{12}$$

[5]:
$$Iy = 13*(49**3)/12 + 2*(150*(13**3)/12 + 150*13*31**2)$$

$$display(Math(r'I_{{y}} = %.2f\times 10^{6} mm^{4}' % (Iy/1e6)))$$

$$Iz = 2*13*(150**3)/12 + 49*(13**3)/12$$

$$display(Math(r'I_{{z}} = %.2f\times 10^{6} mm^{4}' % (Iz/1e6)))$$

$$I_{\nu} = 3.93 \times 10^6 mm^4$$

```
I_z = 7.32 \times 10^6 mm^4
```

2.4 Círculo de Mohr

```
[6]: 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^{\(\)}' \(\) (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("Círculo de Mohr")
         plt.text(s_med-1.6*r,r,text, fontsize=12, verticalalignment='top',_
      →bbox=props)
         plt.axis("equal")
         plt.show()
```

2.5 Ponto *a*

2.5.1 Tensão Normal σ_x

$$\sigma_x = \frac{N}{A} - \frac{M_z y}{I_z} + \frac{M_y z}{I_y}$$

```
[7]: sigma_xa = N/A - (Mz*(-75)/Iz) + (My*37.5/Iy)

display(Math(r'\sigma_{xa} = %.2f~MPa' % sigma_xa))
```

 $\sigma_{xa} = 11.86 MPa$

2.5.2 Tensão Normal σ_y

Como não há força comprimindo ou tracionando na direção y, temos, diretamente:

$$\sigma_{ya} = 0$$

2.5.3 Tensão Cisalhante τ_{xy}

$$\tau = \frac{T}{2t\bar{A}} + \frac{V_z Q_y}{bI_y} + \frac{V_y Q_z}{bI_z}$$

$$\tau_{xya} = 0$$

[10]: mohr(sigma_xa,sigma_ya,tau_xya)

Círculo de Mohr $\sigma_{min} = 0.0 MPa$ $\sigma_{max} = 11.9 MPa$ $\tau_{max} = 5.9 MPa$ $\theta_c = -459$ 0 -2-4-65.0 0.0 2.5 7.5 10.0 -2.5 12.5 15.0 σ

2.6 Ponto *b*

2.6.1 Tensão Normal σ_x

[11]:
$$sigma_xb = N/A - (Mz*(-15)/Iz) + (My*37.5/Iy)$$

 $display(Math(r'\sigma_{xb}) = %.2f~MPa' % sigma_xb))$

$$\sigma_{xb} = 41.36 \ MPa$$

2.6.2 Tensão Normal σ_y

Como não há força comprimindo ou tracionando na direção y, temos, diretamente:

$$\sigma_{yb} = 0$$

2.6.3 Tensão Cisalhante τ_{xy}

$$Q_{zb} = A' \cdot \bar{y} = (60 \times 13)(30 + 15)$$

[13]:
$$Qzb = (60*13)*(30+15)$$

display(Math(r'Q_{zb} = %.2f~mm^{3}' % Qzb))

$$Q_{zb} = 35100.00 \ mm^3$$

$$Q_{ub} = A' \cdot \bar{z} = (60 \times 13)(37, 5 - 6, 5)$$

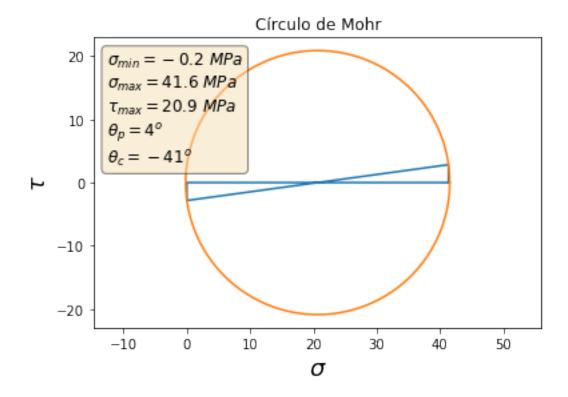
[14]:
$$Qyb = (60*13)*(37.5-6.5)$$

 $display(Math(r'Q_{yb}) = %.2f~mm^{3}' % Qyb))$

$$Q_{yb} = 24180.00 \ mm^3$$

$$\tau = \frac{T}{2t\bar{A}} + \frac{V_z Q_y}{bI_y} + \frac{V_y Q_z}{bI_z}$$

$$\tau_{xub} = 2.83 \ MPa$$



2.7 Ponto *d*

2.7.1 Tensão Normal σ_x

$$\sigma_{xd} = 56.11 \ MPa$$

2.7.2 Tensão Normal σ_y

Como não há força comprimindo ou tracionando na direção \boldsymbol{y} , temos, diretamente:

$$\sigma_{yd} = 0$$

2.7.3 Tensão Cisalhante τ_{xy}

$$\bar{d}_{yb} = \frac{2 \times 13 \times 60 \times (30 + 15)}{2 \times 13 \times 60}$$

$$Q_{zd} = A' \cdot \bar{y} = (60 \times 13) (-30 - 15)$$

$$Q_{zd} = -35100.00 \ mm^3$$

$$Q_{yd} = A' \cdot \bar{z} = (60 \times 13)(37, 5 - 6, 5)$$

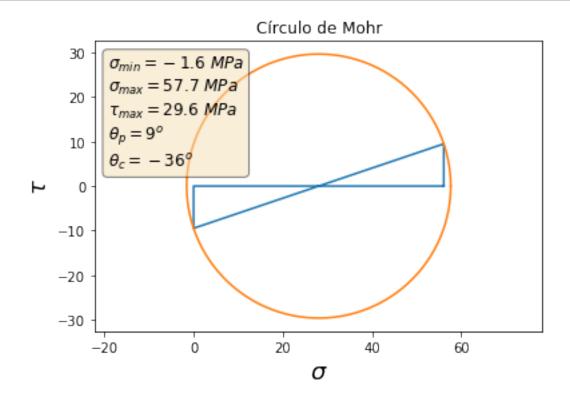
 $Q_{yd} = 24180.00 \ mm^3$

$$\tau = \frac{T}{2t\bar{A}} + \frac{V_z Q_y}{bI_y} + \frac{V_y Q_z}{bI_z}$$

[21]:
$$tau_xyd = Tx/(26*A) + Vz*Qyb/(13*Iy) + Vy*Qzb/(13*Iz)$$
$$display(Math(r'\tau_{xyd}) = %.2f~MPa' \% tau_xyd))$$

$$\tau_{xyd} = 9.47 \ MPa$$

[22]: mohr(sigma_xd,sigma_yd,tau_xyd)



2.8 Ponto *e*

2.8.1 Tensão Normal σ_x

$$\sigma_x = \frac{N}{A} - \frac{M_z y}{I_z} + \frac{M_y z}{I_y}$$

[23]:
$$sigma_xe = N/A - (Mz*(75)/Iz) + (My*37.5/Iy)$$

 $display(Math(r'\sigma_{xe} = %.2f~MPa' % sigma_xe))$

$$\sigma_{xe} = 85.61 \ MPa$$

2.8.2 Tensão Normal σ_y

Como não há força comprimindo ou tracionando na direção y, temos, diretamente:

$$\sigma_{ye} = 0$$

2.8.3 Tensão Cisalhante τ_{xy}

$$\tau = \frac{T}{2t\bar{A}} + \frac{V_z Q_y}{bI_y} + \frac{V_y Q_z}{bI_z}$$

$$\tau_{xye} = 0$$

