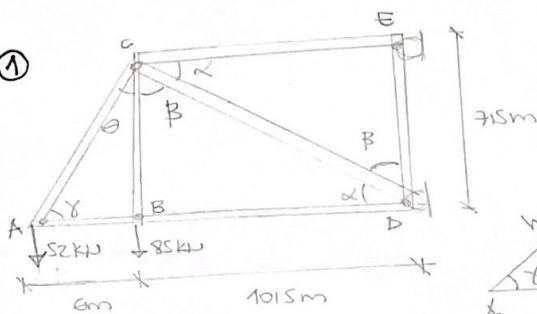


# MECÂNICA DOS SÓLIDOS 3

DÉBORA ARRUDA DUARTE

PROVA 4 - AB2

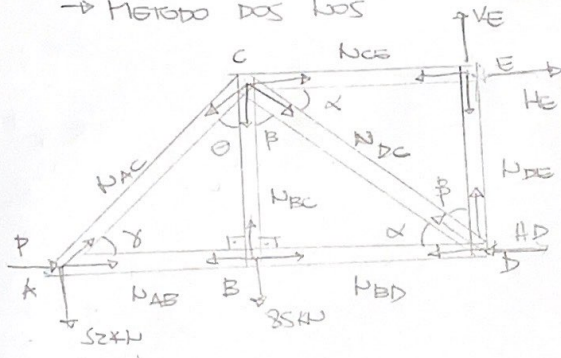
①



$$E = 200 \text{ GPa} = 2 \cdot 10^8 \text{ kPa}$$

$$A = 1600 \text{ mm}^2 \rightarrow 0.0016 \text{ m}^2$$

→ MÉTODO DOS NÓS



→ SOLUCIONANDO O SISTEMA POR MEIO DE FERRAMENTAS MATEMÁTICAS TÊN-SE:

$$H_D = P + 233.4 \text{ kN}$$

$$H_E = 233.4 \text{ kN}$$

$$V_E = 137 \text{ kN}$$

$$N_{AB} = -P - 44.6$$

$$N_{AC} = 66.5925$$

$$N_{BC} = 85$$

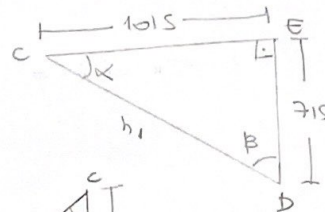
$$N_{BD} = -P - 44.6$$

$$N_{DC} = -235.7037$$

$$N_{CE} = 233.4$$

$$N_{DE} = 137$$

→ Todos em (kN)



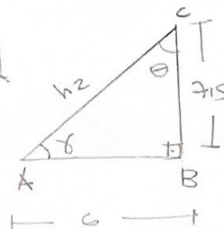
$$\tan \alpha = \frac{7.5}{10.5}$$

$$\alpha = \arctan\left(\frac{7.5}{10.5}\right)$$

$$\alpha = 35.54^\circ$$

$$\beta = 90^\circ - 35.54^\circ$$

$$\beta = 54.46^\circ$$



$$\tan \gamma = \frac{7.5}{6}$$

$$\gamma = 51.34^\circ$$

$$\theta = 90^\circ - \gamma$$

$$\theta = 38.66^\circ$$

$$h_1 = \sqrt{7.5^2 + 10.5^2}$$

$$h_1 = 12.90 \text{ m}$$

$$h_2 = \sqrt{6^2 + 7.5^2}$$

$$h_2 = 9.6 \text{ m}$$

→ EQUAÇÕES:

$$\sum F_{HA} = 0 \therefore N_{AB} + N_{AC} \cdot \cos 51.34^\circ + P = 0$$

$$\sum F_{VA} = 0 \therefore -52 + N_{AC} \cdot \sin 51.34^\circ = 0$$

$$\sum F_{HB} = 0 \therefore N_{BD} - N_{AB} = 0$$

$$\sum F_{VB} = 0 \therefore N_{BC} - 85 = 0$$

$$\sum F_{HC} = 0 \therefore N_{CE} + N_{DC} \cdot \cos 35.54^\circ - N_{AC} \cdot \cos 38.66^\circ = 0$$

$$\sum F_{VC} = 0 \therefore -N_{BC} - N_{DC} \cdot \sin 35.54^\circ - N_{AC} \cdot \sin 38.66^\circ = 0$$

$$\sum F_{HD} = 0 \therefore -N_{BD} - N_{DC} \cdot \cos 35.54^\circ - H_D = 0$$

$$\sum F_{VD} = 0 \therefore N_{DE} + N_{DC} \cdot \sin 35.54^\circ = 0$$

$$\sum F_{HE} = 0 \therefore -N_{CE} + H_E = 0$$

$$\sum F_{VE} = 0 \therefore -N_{DE} + V_E = 0$$

→ REAÇÕES DE APOIO

$$V_E - 52 - 85 = 0 \rightarrow V_E = 137 \text{ kN}$$

$$H_E - H_D + P = 0$$

→ Cálculo do momento:

$$-(H_D \cdot 7.5) + (85 \cdot 10.5) + (16.5 \cdot 52) + (P \cdot 7.5) = 0$$

$$-7.5 H_D + 1750.5 + 715 P = 0$$

✱

→ COMPRIMENTOS (m):

$$L_{AB} = 6 \text{ m}$$

$$L_{AC} = 9,16 \text{ m}$$

$$L_{BC} = 7,15 \text{ m}$$

$$L_{BD} = 10,15 \text{ m}$$

$$L_{DC} = 12,19 \text{ m}$$

$$L_{CE} = 10,15 \text{ m}$$

$$L_{DE} = 7,15 \text{ m}$$

→ DESLOCAMENTO GERADO POR CADA BARRA, PELO MÉTODO DE CASTIGLIANO:

$$\Delta_b = \int_0^L \frac{N_i}{EA} \frac{dN_i}{dP} dx$$

$\Delta_b$  = deslocamento nas barras

COMO  $N$  NÃO É FUNÇÃO DE  $x$ .

$$\Delta_b = \frac{N_i}{EA} \frac{dN_i}{dP} \int_0^L dx \Rightarrow \Delta_b = \frac{N_i}{EA} \frac{dN_i}{dP} \cdot L$$

→ PARA O DESLOCAMENTO NO PÓ A)  $P = 0$  E COM  $E = 2 \cdot 10^8 \text{ Pa}$  E  $A = 0,0016 \text{ m}^2$ :

$$\Delta_{AB} = \frac{N_{AB}}{EA} \cdot \frac{dN_{AB}}{dP} \cdot L_{AB} = \frac{(-P - 41,6)}{EA} \cdot (-1) \cdot (6) = \frac{6P + 249,6}{0,0016 \cdot 2 \cdot 10^8} = 7,8 \cdot 10^{-4} \text{ m}$$

$$\Delta_{AC} = \frac{N_{AC}}{EA} \cdot \frac{dN_{AC}}{dP} \cdot L_{AC} = \frac{615,925}{EA} \cdot 0 \cdot 9,16 = 0$$

$$\Delta_{BC} = \frac{N_{BC}}{EA} \cdot \frac{dN_{BC}}{dP} \cdot L_{BC} = \frac{35}{EA} \cdot 0 \cdot 7,15 = 0$$

$$\Delta_{BD} = \frac{N_{BD}}{EA} \cdot \frac{dN_{BD}}{dP} \cdot L_{BD} = \frac{(-P - 41,6)}{EA} \cdot (-1) \cdot (10,15) = \frac{10,15P + 423,69}{0,0016 \cdot 2 \cdot 10^8} = 1,1365 \cdot 10^{-3} \text{ m}$$

$$\Delta_{DC} = \frac{N_{DC}}{EA} \cdot \frac{dN_{DC}}{dP} \cdot L_{DC} = \frac{225,7037}{EA} \cdot 0 \cdot (12,19) = 0$$

$$\Delta_{CE} = \frac{N_{CE}}{EA} \cdot \frac{dN_{CE}}{dP} \cdot L_{CE} = \frac{233,10}{EA} \cdot 0 \cdot (10,15) = 0$$

$$\Delta_{DE} = \frac{N_{DE}}{EA} \cdot \frac{dN_{DE}}{dP} \cdot L_{DE} = \frac{137}{EA} \cdot 0 \cdot (7,15) = 0$$

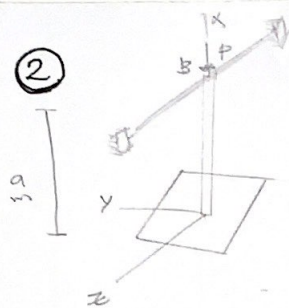
LOGO, A DEFLEXÃO NO PONTO A SERÁ DE:

$$\Delta_A = \sum \Delta_L$$

PORTANTO,

$$\Delta_A = 7,8 \cdot 10^{-4} + 1,1365 \cdot 10^{-3} = 2,1145 \cdot 10^{-3} \text{ m} \text{ OU } 2,1145 \text{ mm}$$

\*



DADOS:

$$G_{adm} = 250 \text{ MPa}$$

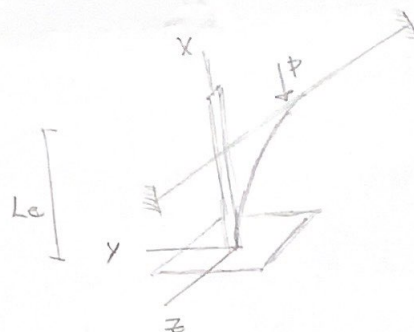
$$E = 200 \text{ GPa}$$

$$I_z = 128106 \text{ mm}^4$$

$$I_y = 4814 \cdot 10^6 \text{ mm}^4$$

$$r_z = 130 \text{ mm}$$

$$\text{coef de segurança} = 2$$



→ PELA FIGURA, OBSERVA-SE QUE A COLUMNA ESTÁ DOBRANDO EM TORNO DO EIXO MAIS FORTÉ. EM QUE A COLUMNA DOBRA EM TORNO DO EIXO Z E DESVIA NO PLANO X-Y.

→ O COMPRIMENTO DE FLAMBAGEM EM TORNO DO EIXO Z É DADO POR:

$$P_{cr} = \frac{\pi^2 E I_z}{(KL)^2} \quad \text{com } k=2 \quad L=9 \text{ m}$$

$$P_{cr} = \frac{\pi^2 (200.000 \text{ N/mm}^2) (128.10^6 \text{ mm}^4)}{(2 \cdot 9000 \text{ mm})^2}$$

$$P_{cr} = 779.821 \text{ N ou } 779.821 \text{ kN}$$

\* COMO A CONFIGURAÇÃO É ENGASTE - EXTREMIDADES LIVRES,  $k=2$ .

→ COMO O EIXO Z É O EIXO DE MAIOR RESISTÊNCIA DO SISTEMA ESTRUTURAL TERÁ O MAIOR VALOR DE  $k$  (ENGASTE-LIVRES →  $k=2$ )

→ PARA CALCULAR A FLAMBAGEM NO EIXO Y, TERÍAMOS UM VALOR DE  $k$  IGUAL OU INFERIOR.

DESSA MANEIRA,

$$P_{cr} = \frac{\pi^2 E I_z}{(KL)^2}$$

→ EM QUE PARA UM MAIOR VALOR DE  $k$  TERÍAMOS UM VALOR MAIOR DE  $P_{cr}$ .

→ ÍNDICE DE ESQUELETO EM Z:

$$\lambda_z = \frac{L_z}{r_z} = \frac{KL}{r_z} = \frac{2 \cdot 9 \cdot 10^3}{130} = 13815$$

→ A TENSÃO CRÍTICA NA COLUMNA É DADA POR:

$$\sigma_{cr} = \frac{\pi^2 E}{(KL/r)^2} = \frac{\pi^2 (200.000 \text{ MPa})}{(13815)^2} = 10219 \text{ MPa} < 250 \text{ MPa}$$

\* OBSERVA-SE QUE A TENSÃO CRÍTICA ESTÁ DENTRO DO LIMITE, POIS É INFERIOR A TENSÃO ADMISSÍVEL DE 250 MPa. PORTANTO A CARGA CRÍTICA É VÁLIDA.



→ CRITÉRIOS DE ESTABILIDADE

$$G \leq \frac{G_{cr}}{n_p}, \text{ em que } G = \frac{P}{A} \text{ e } G_{cr} = \frac{P_{cr}}{A}$$

$$\text{Assim, } \frac{P}{A} \leq \frac{P_{cr}}{A n_p} \rightarrow P \leq \frac{P_{cr}}{n_p}$$

$$\text{como } P_{cr} = 779,821 \text{ kN e } n_p = 2$$

$$P \leq \frac{779,821}{2}$$

$$P \leq 389,91 \text{ kN}$$

→ DESSE MODO, PARA TODO O SISTEMA A CARGA ADMISSÍVEL É DE  
 $P_{adm} = 389,91 \text{ kN}$ .