

João gabriel Ratin Vondri

$$\Delta = \Delta_{AB} + \Delta_{BC} + \Delta_{CD} + \Delta_{DB} + \Delta_{BD} + \Delta_{CB} + \Delta_{AC}$$

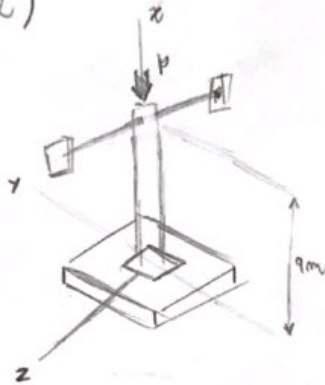
$$\Delta = 0,00078 + 0,001365$$

$$\Delta = 2,145 \cdot 10^{-3} \text{ m}$$

$$\Delta = 2,145 \text{ mm}$$

Portanto, o deslocamento no ponto A é 2,145 mm no sentido de P.

2)



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

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

$$I_z = 128 \cdot 10^6 \text{ mm}^4$$

z \Rightarrow eixo FORTÉ

$$I_y = 16,4 \cdot 10^6 \text{ mm}^4$$

y \Rightarrow eixo FRACO

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

Coefficiente de segurança contra flambagem = 2

* FLAMBAGEM SOBRE O EIXO FORTÉ

A COLUMNA PODE FLAMBAR EM TORNO DO SEU EIXO FORTÉ, RESULTANDO EM UMA FORMA EM QUE A COLUMNA SE DOBRA EM TORNO DO EIXO DO SEU EIXO Z E DESVIA NO PLANO X-Y. PARA ESSA FORMA DE FLAMBAGEM, A BASE DA COLUMNA É FIXA E SUA EXTREMIDADE SUPERIOR É LIVRE

FATOR DE COMPRIMENTO EFETIVO VARIADO: $k_z = 2,0$ (VISTO QUE A CONFIGURAÇÃO É ENCASTO/EXTREMIDADE LIVRE)

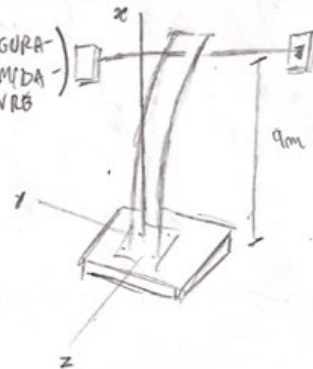
COMPRIMENTO EFETIVO DA COLUMNA $(KL)_z = (2,0)(9\text{m}) = 18\text{m}$

LOGO, PODAMOS ENCONTRAR A CARGA CRÍTICA DE FLAMBAGEM

$$P_{cr} = \frac{\pi^2 \cdot E \cdot I_z}{(KL)_z^2} = \frac{\pi^2 \cdot (200.000 \text{ N/mm}^2) \cdot (128 \cdot 10^6 \text{ mm}^4)}{(2)(9\text{m})(1000 \text{ mm/m})^2}$$

$$P_{cr} = 779,82 \text{ kN}$$

$$P_{adm} = 389,91 \text{ kN}$$



PORTANTO, A PROPRIEDADE EFETIVA DE EMBELTOS PARA A FLAMBAGEM EM TORNO DO EIXO FORTÉ É:

$$(KL/\lambda)_z = \frac{(2)(9\text{m})(1000 \text{ mm/m})}{(130 \text{ mm})} = 138,5$$

UTILIZAV-SO DEVIDO AO FATO DE QUE O EIXO Z É O EIXO DO MAIOR RESISTÊNCIA DO SISTEMA ESTRUTURAL TERÁ O MAIOR VALOR DE $k \Rightarrow$ ENCASTO LIVRE $k=2$. PARA AVALIAR A FLAMBAGEM NO EIXO Y, TERÍAMOS UM VALOR DE k IGUAL AO MESMO.

FATOR DE COMPRIMENTO EFETIVO VARIADO: $k_y = 2$

COMPRIMENTO EFETIVO DA COLUMNA $(KL)_y = (2)(9\text{m}) = 18\text{m}$

PORTANTO, PODAMOS ENCONTRAR A CARGA CRÍTICA DE FLAMBAGEM

João Gabriel Rocha Vaindelli

* TENSÃO CRÍTICA

Logo, a tensão crítica na coluna é dada por:

$$\sigma_{cr} = \frac{\pi^2 E}{(KL/r)^2} = \frac{\pi^2 (200\,000 \text{ MPa})}{(138,9)^2} = 102,9 \text{ MPa} < 250 \text{ MPa}$$

σ_{adm}

Nisto que a tensão crítica é menor que a admissível, os cálculos de carga crítica tornam-se válidos.

Utilizando os critérios de estabilidade

$$\sigma \leq \frac{\sigma_{cr}}{n_p} \quad ; \quad \text{sabendo que } \sigma = \frac{P}{A} \quad \text{e} \quad \sigma_{cr} = \frac{P_{cr}}{A}$$

Assim,

$$\frac{P}{A} \leq \frac{P_{cr}}{A \cdot n_p} \Rightarrow P \leq \frac{P_{cr}}{n_p}$$

$$\text{Como } P_{cr} = 479,821 \text{ kN} \quad \text{e} \quad n_p = 2$$

$$P \leq \frac{479,821}{2}$$

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

Assim, para todo o sistema a carga admissível é de $P_{adm} = 389,91 \text{ kN}$

João Gabriel Rocha Vonderlei