

Mecânica dos Sólidos P2

Tensões e Deformações

PROPRIEDADES DE FIGURAS PLANAS

TENSÕES PODEM SER DESCRITAS EM FUNÇÕES DOS ESFORÇOS SOLICITANTES

$$\sigma = \frac{N}{A} \quad \sigma = \frac{M}{I_{z0}} \quad \tau = \frac{T}{J} r$$

ÁREA DA SEÇÃO MOMENTO DE INÉRCIA DE ÁREAS

J = MOMENTO POLAR

$$J = \int_S r^2 dA$$

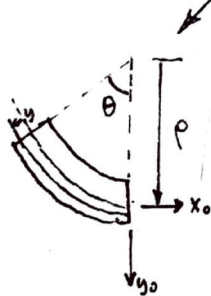
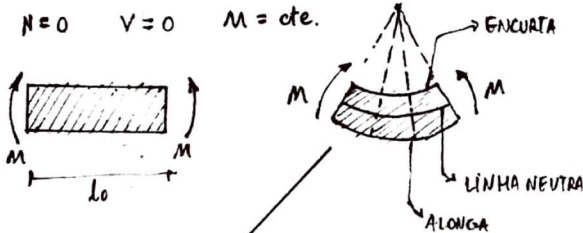
$$I_{z0} = \int_S z^2 dA$$

$$A = \int_S dA$$

TRANSPORTE DE I: $I_{z0} = I_{z1} + m d^2$

FLEXÃO PURA

$N=0 \quad V=0 \quad M = cte.$



$$l_0 = \rho \cdot \theta$$

$$l_0 = (\rho + y) \theta$$

DEFORMAÇÃO (E):

$$\epsilon(y) = \frac{\Delta l}{l} = \frac{l(y) - l_0}{l_0}$$

$$\epsilon = \frac{(\rho + y) - \rho \theta}{\rho \theta}$$

$$\epsilon = \frac{y}{\rho} = \kappa y, \quad \kappa = \rho^{-1}$$

RAIO DE CURVATURA

LEI DE HOOKE $\sigma = E \epsilon$



$$\sigma = \frac{E y}{\rho}$$

EQUILÍBRIO:

$$dN = \sigma(y) dA$$

$$dM = \sigma(y) \cdot y \cdot dA$$

$$N = E \kappa \int y dA = E \kappa I_{z0} = 0$$

$$M = E \kappa \int y^2 dA = E \kappa I_{z0} \rightarrow \kappa = \frac{M}{E I_{z0}}$$

SUBSTITUINDO NA LEI DE HOOKE:

$$\sigma = E \left(\frac{M}{E I_{z0}} \right) y$$

$$\sigma = \frac{M}{I_{z0}} y \quad (\text{na flexão normal})$$

SE $N \neq 0$, BASTA SOMAR A TENSÃO NORMAL À CONTRA:

$$\sigma = \frac{N}{A} + \frac{M(x)}{I_{z0}(x)} y$$

FLEXÃO SIMPLES

$N=0 \quad V \neq 0 \quad M \neq 0$; LINHA NEUTRA \equiv BARICENTRO

HAVERÃO



TENSÕES DE CISALHAMENTO DEVIDO À CORTANTE

TENSÕES NORMAIS DEVIDO A M

HIPÓTESE DE NAVIER:

DESDE QUE O COMPRIMENTO DA VIGA SEJA MUITO MAIOR DO QUE AS DIMENSÕES DA SEÇÃO, TRANSVERSAL SEÇÕES PLANAS PERMANECERÃO PLANAS APÓS DEFORMAÇÃO

$$\sigma(x, y) = \frac{M(x)}{I_{z0}(x)} \cdot y$$

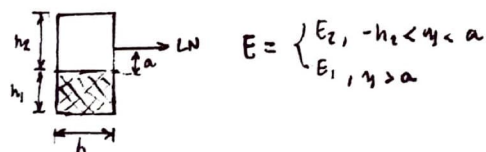
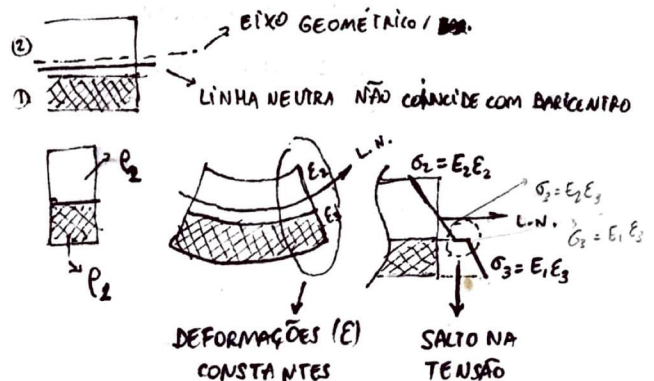
DE CADA SEÇÃO PARA FLEXÃO SIMPLES

FATOR DE SEGURANÇA

$$S \leq \frac{\sigma_R}{\sigma_{max}} \rightarrow \text{dada tensão de RUPTURA}$$

$\sigma_{max} \rightarrow$ calculada

FLEXÕES COMPOSTAS DE DIFERENTES MATERIAIS



(CONTINUA NA FOLHA SEGUINTE)

SUPÕES-SE UM Eequivalente QUALQUER

$$E_{eq} = E_1 \text{ (PODERIA SER } E_2)$$

$$b_{eq} = \frac{E_2}{E_1} \cdot b \Rightarrow \frac{E_2}{E_1} \cdot b (>) b$$

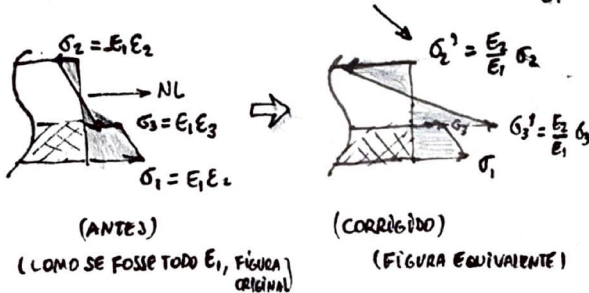
FATOR DE CORREÇÃO $E_2 > E_1 :: E_2/E_1 > 1$



→ COMO SE FOSSE ESSA FIGURA COM MATERIAL DE $E = E_1$

NOTE QUE É PRECISO DESCOBRIR AS TENSÕES NESSES DOIS PONTOS QUE FORAM ALTERADOS ($b \rightarrow b_{eq}$)

PARA ISSO, USA-SE O MESMO FATOR DE CORREÇÃO $\frac{E_2}{E_1}$



RELEMBRANDO QUE, PARA FLEXÃO SIMPLES, É ÚTIL PREENCHER A SEGUINTE TABELA:

ÁREA DA SEÇÃO (REGIÃO)	y_G (BARICENTRO DA REGIÃO)	I_{G0} (ÁREA)	I_{B0} (DISTÂNCIA DOS BARICENTROS DA REGIÃO AO TOTAL)
I			
II			
...			
Z			

$$y_a = \left(\sum y_{gi} \cdot A_i \right) / \sum A$$

Estruturas Hiperestáticas

- LEMBRAR QUE $\sigma = N/A$ PARA CALCULAR A TENSÃO
- ESTRUTURAS HIPERESTÁTICAS SUJEITAS À DEFORMAÇÃO PELA LEI DE HOOKE

EXEMPLO:

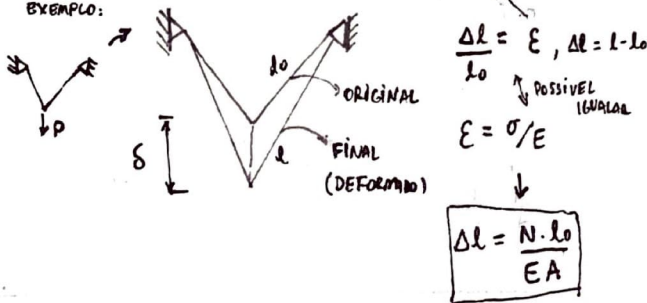
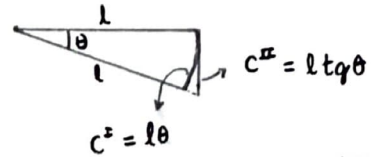


DIAGRAMA DE WILLIOT:



$$\theta \approx \text{sen } \theta \approx \text{tg } \theta$$

QUANDO θ É PEQUENO VALE QUE $\cos \theta \approx 1$

APLICANDO ESSA IDEIA AO PROBLEMA HIPERESTÁTICO:



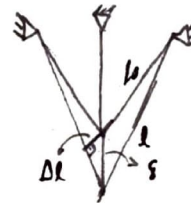
É POSSÍVEL ATRIBUIR A ESSE SEGMENTO Δl_i

APROX. O ARCO PEQUENO.

$$\text{sen } \alpha = \frac{\Delta l}{s}$$



PARA UM PROBLEMA HIPERESTÁTICO, BASTA ADMITIR INCÓGNITAS NAS NORMAL E APLICAR WILLIOT, CONFORME ACIMA:

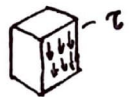


ASSIM, PARTINDO DA LEI DE HOOKE ($\sigma = E \cdot \epsilon$) E $\sigma = N/A$ PROCURAR ESTABELECEER RELAÇÕES ENTRE AS INCÓGNITAS

Torção e Cisalhamento

TENSÃO MÉDIA DE CISALHAMENTO

$$\tau = V/A$$



LEI DE HOOKE: $\tau = G \cdot \gamma$

MÓDULO DE ELASTICIDADE TRANSVERSAL $G = \frac{E}{2(1+\nu)}$

DISTORÇÃO [RAD] $\approx \frac{dy}{dx} \approx \text{tg } \gamma$ (williot)

TENSÃO DE CISALHAMENTO:

$$\tau = \frac{V \cdot M_s^*}{b^* I_{B0}}$$

PARA CADA ÁREA * DA SEÇÃO ANALISADA



MOMENTO ESTÁTICO = ÁREA x BARICENTRO ($A^* \cdot y^*$)

FLUXO DE CISALHAMENTO:

$\tau = 0$ NAS PONTAS

