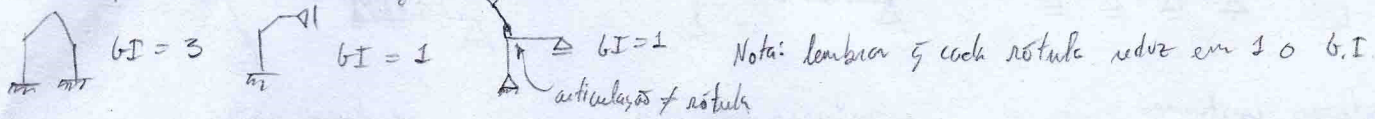


MÉTODO DAS FORÇAS

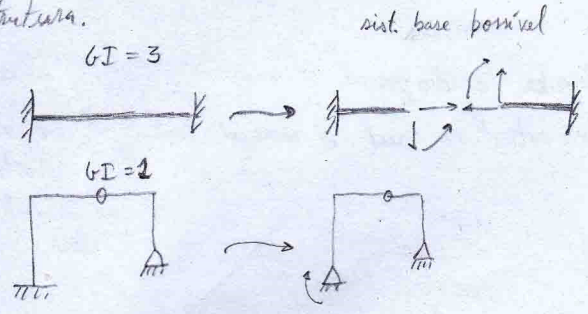
→ serve para calcular esforços/reações num sistema hiperestático e não permitam transformá-lo num isostático.

Grau de hiperestaticidade: nº de incógnitas numa estrutura, superior àqelas q' podemos tirar pelas eqs. da estática.



1 Escolher um sistema base transformando ligações nas suas forças e momentos correspondentes.

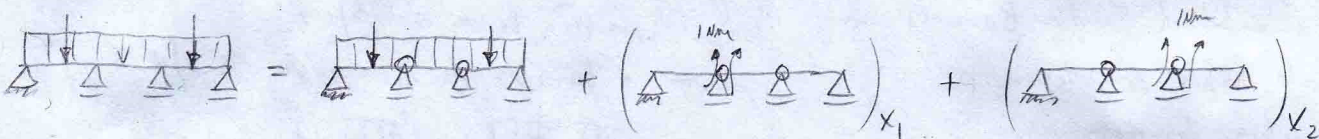
Utilizar sempre q' possível as condições de simetria da estrutura.



em vigas contínuas e normal aplica-se rótulas nos apoios mantendo se possível as condições de simetria da estrutura.

Nota: não se pode q' nº ligações e a estrutura tem de continuar "imóvel".

2 escrever a eq. canónica do método das forças / eq. de compatibilidade dos deslocamentos forme grafico e/ou exata,



$$0 = \delta_{10} + \delta_{11} X_1 + \delta_{12} X_2$$

$$0 = \delta_{20} + \delta_{22} X_2 + \delta_{21} X_1$$

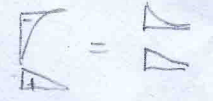
δ_{ab}
local na estrutura sistema em q' se encontram

3 Desenhar os diagramas de momentos e/ou esforços normais conforme seja necessário (ver TCU)

$\delta_{11} \rightarrow \int \frac{M M_{id}}{EI} dl + \int \frac{N N_{id}}{EA} dl \rightarrow$

δ_{22}
 δ_{12}
 δ_{10}
 δ_{20}
por esta ordem e + simples (os KN m entram no fim)

Notas: a posição dos desenhos não importa em termos de simetria horizontal

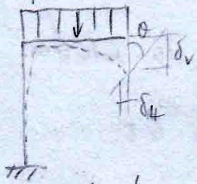


ao percorrer o grafico num sentido e preciso q' estejam concordes

o q' se precisa por em xN

CÁLCULO DE DESLOCAMENTOS

→ Teorema da carga unitária: método de base nos teoremas energéticos e dos trabalhos virtuais, que permite o cálculo de deslocamentos.

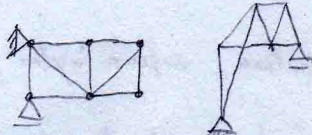


estruturas contínuas

$$\delta \approx \int \frac{MM}{EI} dl$$



desenhar o diagrama de momentos da estrutura real e da carga real

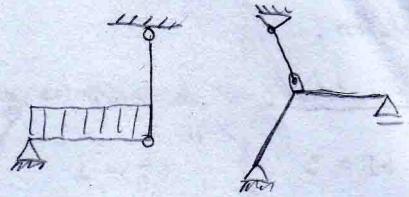


estruturas articuladas

$$\delta = \int \frac{NN}{EA} dl$$



escrever os esforços de tração/compressão nas barras, da estrutura sujeita ao carregamento real.



estruturas mistas

$$\delta \approx \int \frac{MM}{EI} dl + \int \frac{NN}{EA} dl$$



desenhar diagramas de momentos e esf normal da estrutura sujeita ao carregamento real

este é só para a barra e só tem E Normal

Aplicar a força ou momento unitário onde se quer calcular o deslocamento ou rotação e desenhar os diagramas ou escrever os esforços normais conforme a estrutura, e sujeita apenas à carga unitária

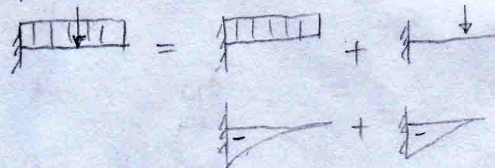


Utilizar o método de Baulfin Baneiros para o cálculo rápido dos integrais a partir da geometria dos diagramas

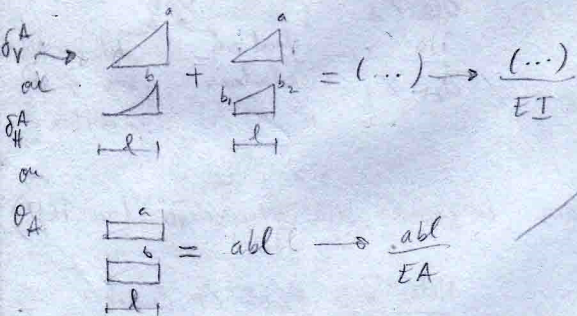
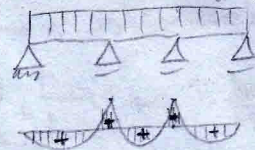
← M, N

meios que podem simplificar:

- princípio da sobreposição de esforços



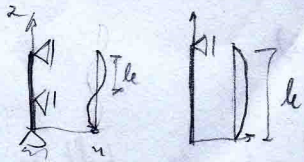
- condições de simetria - da carga - da estrutura



ENCURVADURA EM DIFERENTES PLANOS

As presilhas pelas vistas

tb se podem fazer



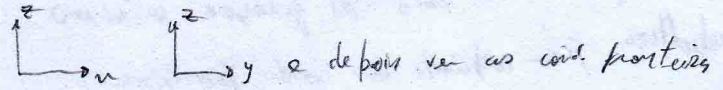
$\lambda_{crit} = \lambda_{max}$ ← comparar λ_x e λ_y

$\left(\frac{I}{A}\right)^{1/2}$



modos de deformação

1) desenhar os dois planos onde pode haver encurvadura



2) em perfis compostos $\Rightarrow i_c = \left(\frac{I_c}{A_c}\right)^{1/2}$ c = conjunto

→ Quando houverem travessas ou presilhas há $\bar{\gamma}$ ou se $\lambda_{local} > \lambda_{global} \Rightarrow$ encurvadura local vai-se dar antes da encurvadura da peça toda, em $\bar{\gamma} l_c =$ espaço entre presilhas/travessas.

→ hip. se o perfil é composto na enc. local faz-se como se fosse o simplif. PFT se girasse

$\sigma_{sd} = \left(\frac{N_{sd}}{A \cdot \phi_{local}}\right) < \sigma_{ad}$ $N_{sd,local} < N_{sd,simples-global}$

II fazer no mínimo $\rightarrow \lambda_{\bar{\gamma}} = \frac{l_c \cdot \sqrt{N_{sd}}}{i_{min}}$ e comparar c/o λ_{global}

→ se se pode o perfil equivalente em (nome do perfil) e bl dizem um $\bar{\gamma}$ aguento a mesma força.

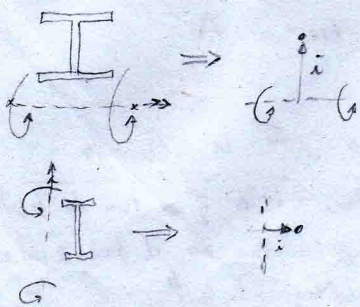
HEA
UNP

→ "a estrutura encontra-se desviada/contraventada no plano \perp ao da figura" \rightarrow significa $\bar{\gamma}$ se pode haver risco de encurvadura $\left(\frac{N_{sd}}{\phi A} \rightarrow \sigma_{sd}\right)$ no plano da figura.



\Rightarrow só interessa o cálculo do λ // plano

figura
 i_{x2} (vai rodar em torno de x)



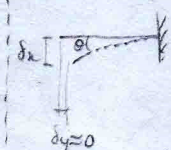
concentrar a área toda num ponto, e o raio de giração dá o mesmo momento de inércia.



Raio de giração min \Rightarrow é por isso que se usa o eixo de raio e agilo já flutua.

As fazer dimensionar, made contraventado, e ligação = is deve-se usar o i do eixo para $\bar{\gamma}$ e bl onde vai encurvar

usar o método dos nós, em cima

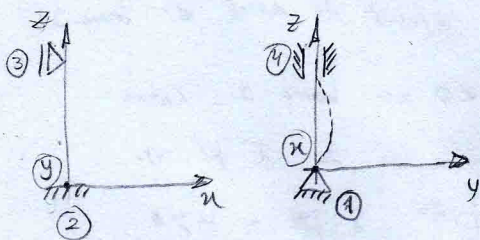
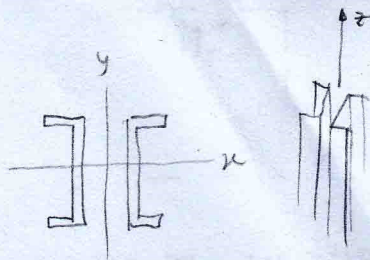


simplificar $\bar{\gamma}$ se costume fazer

10. escolher i_{y1} e i_{y2} para o perfil simples e do conjunto
 $i_c = \left(\frac{I_c}{A_c}\right)^{1/2}$
Em estruturas $\bar{\gamma}$ se utilizam contraventadas o $\bar{\gamma}$ vigas é o mínimo \Rightarrow IPE's qual são. (mas) I gira no baixo. A compressão é melhor I ou II ou III, bl course ditto.

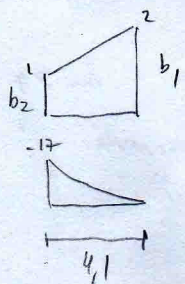
LER RAPIDA/ AS TABELAS DE COND. FRONTEIRA

	dx	dy	dz	rot x	rot y	rot z
base	f	f	f	f	l	f
topo	f	f	l	f	l	l



"Translações em x, rotações em y.

Translações em y, rotações em x."

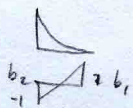


$$\rightarrow \frac{(-17) \cdot 4,1 (2+3)}{12}$$

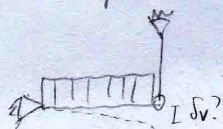
Na tabela tem b_1 b_2 mas se nós fizermos

outra maneira de ver é \bar{y} o \bar{y} está do lado do bico R é o b_2 e isso tem de se montar.

Outro caso



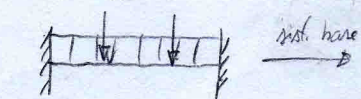
Para uma dada estrutura e carregado a provocar grandes M_f , as tensões normais devidas a eles são muito maiores do que as devidas aos E.N. Daí \bar{y} em estruturas mistas para as vigas \bar{y} levam M_f , não se considera o E.N., pq pl aumentam os M_f .



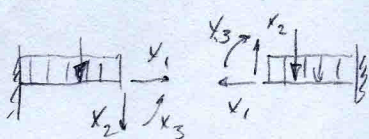
$$\delta_v = \int \frac{MM}{EI} dl \text{ (da viga)} + \int \frac{NN}{EA} dl \text{ (da barra vertical)}$$

tem \bar{y} tem uma resistência muito grande, + do \bar{y} suficiente pl aumentarem o E.N.

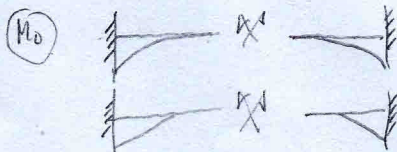
$$\sigma = \frac{N}{A} + \frac{M_y}{w_y} + \frac{M_z}{w_z}$$



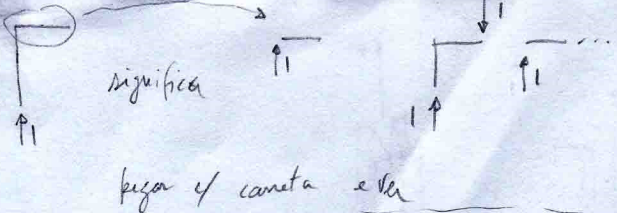
simétrico \Rightarrow oporitar a simetria



(M_1) $\Rightarrow x_1 = 0$



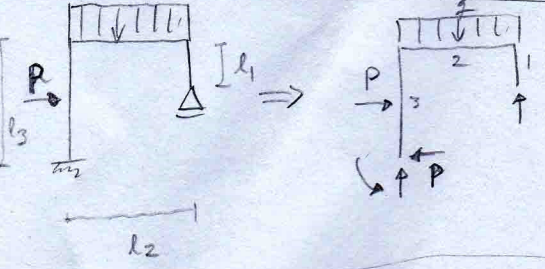
simétrico x1
anti-simétrico = 0
 \downarrow
 $x_2 = 0$



Condições de aplicabilidade do método de B.B.:

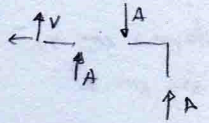
- EI, EA, GI_p e GA_t serem constantes ao longo das barras em q o método está a ser usado

VER RAPIDAMENTE OS DIAGRAMAS DE ESFORÇOS



A barra 1 não tem V, $\Rightarrow M=0$ ($M = \int V dx$)

A barra 2 vai levar a um esforço V do axial da barra 2



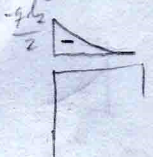
pois $V < 0$ na barra 2. Como estamos a ver da d.º p/ sup.

$M = -\int V dx$ e pois o $M > 0$

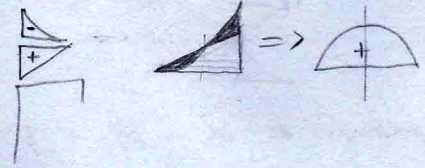


Além disso vai levar a a carga distribuída q provoca

$V > 0 \Rightarrow M < 0$, em forma de parábola



Aplicando o P.S. efeitos



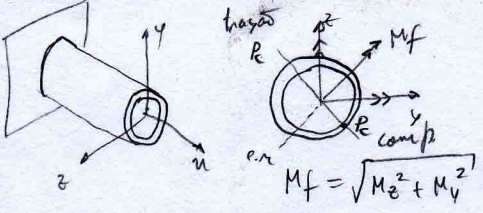
a partir do meio o Δ passa a ser > 0 e o M começa a diminuir.

Além $M = -\frac{q x^2}{2} +$

1ª PARTE

na τ

Para seção circular



$$\sigma = \frac{N}{A} + \frac{M_f \cdot R}{I}$$

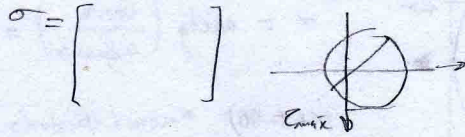
$$I_z = I_y = \frac{\pi \cdot d^4}{64} \text{ (maior)}$$

$$I_z = I_y = \frac{\pi \cdot (d_{ext}^4 - d_{int}^4)}{64}$$

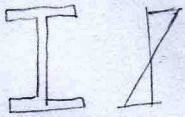
$$I_p = 2I$$

Aplicar o CTT qdo temos $\tau + \sigma$ (tração + ...)

$$\tau = \frac{M_t \cdot R}{I_p}$$

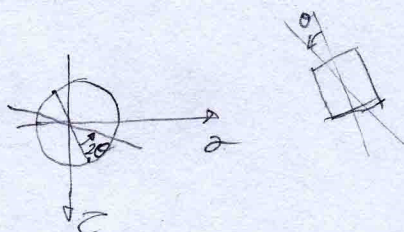
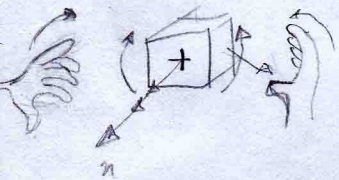


$$\tau_{max} = \left(\frac{(\sigma_x - \sigma_y)^2}{4} + \tau_{xy}^2 \right)^{1/2} \Rightarrow \sigma_{eq} = 2\tau_{max} < \sigma_{ad}$$



diagramas da variação da tensão normal

Conver σ_{ad}



com o τ assume as rotações no circ. de Mohr e no plano tom o mesmo sentido.

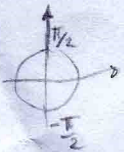
Critério de Tresca

permite-nos passar de um estado de tensão complexo // para um // τ_{max} e depois pode ser relacionada // σ_{eq} do ensaio de tração // onde foram definidas as propriedades do material. q é o dobro de τ_{max}

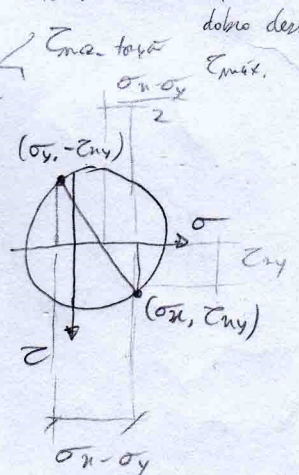
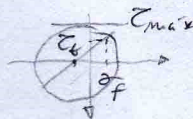
Lembrar:

rotação a 45° então sempre os valores p/ 1245

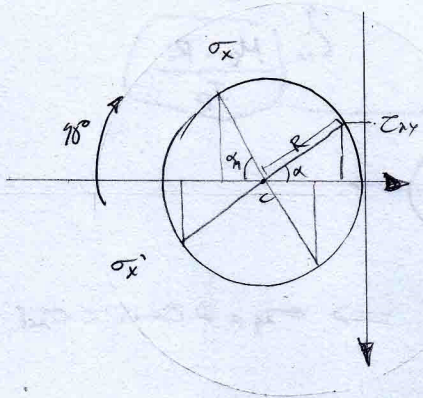
ângulos θ são negativos!



(pitágoras) $\tau_{max} = \sqrt{\left(\frac{\sigma_x - \sigma_y}{2}\right)^2 + \tau_{xy}^2}$



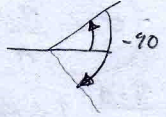
$$\sigma_{ad} > \sigma_{eq} = 2\tau_{max}$$



$$C = \frac{\sigma_n + \sigma_y}{2}$$

$$\alpha = \arctg\left(\frac{\text{oposto}}{\text{adjacente}}\right) = \arctg\left(\frac{\tau_{xy}}{\frac{\sigma_n - \sigma_y}{2}}\right)$$

$\alpha + (-90) = \alpha_{\text{novo}}$ (unidade) e soma de ângulos



$$R = \frac{\tau_{xy}}{\sin \alpha}$$

$$\sigma_n = C + R \cos(\alpha_m)$$

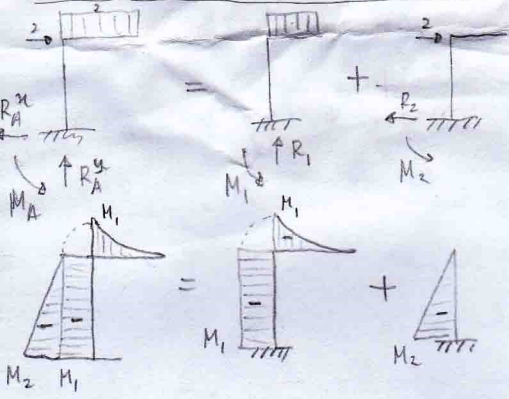
↑ ou ↓, olhar p/ o círculo p/ decidir

$$\sigma_y = C - R \cos(\alpha_m)$$

↑ (ou ↓...)

$$\tau_{xy} = R \sin(\alpha_m)$$

PRINCÍPIO DE SOBREPOSIÇÃO DE EFEITOS



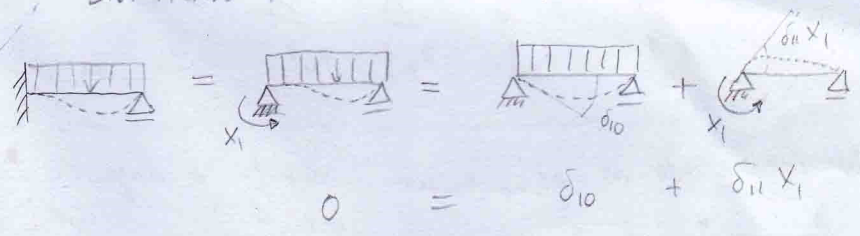
$$R_A^x = R_2$$

$$R_A^y = R_1$$

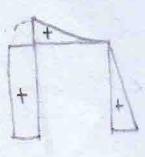
$$M_A = M_1 + M_2$$

→ se formar a poligonal nas eq. da estática as reações não se somam e subtraem, p. isso são as próprias eq. da estática e aplicam este princípio.

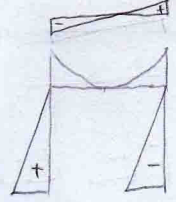
SIGNIFICADO FÍSICO DAS EQ. COMPATIBILIDADE



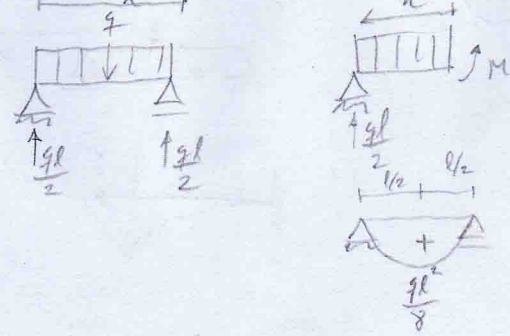
Assimétrica



Antissimétrica



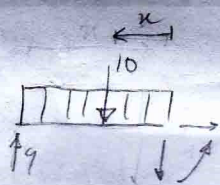
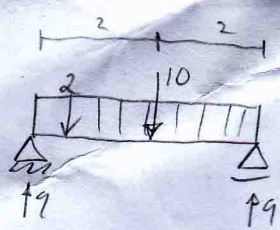
A expressão pl. molo crítico $M = \frac{ql^2}{8}$ só se aplica quando os 2 apoios têm reações verticais = 's!



$$M - \frac{ql}{2}n + \frac{qn^2}{2} = 0$$

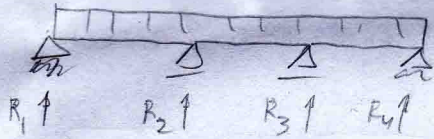
$$M = -\frac{qn^2}{2} + \frac{qln}{2}$$

$$M(l/2) = -\frac{ql^2}{8} + \frac{ql^2}{4} = \frac{ql^2}{8}$$



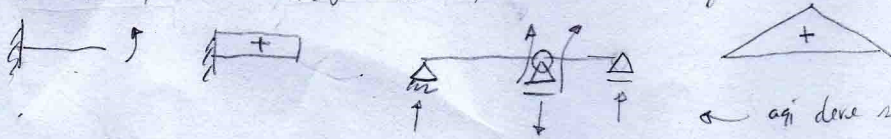
$$M - 9(x+2) + 10x + \frac{2(x+2)^2}{2} = 0$$

$$M = -(x+2)^2 - 10x + 9(x+2)$$

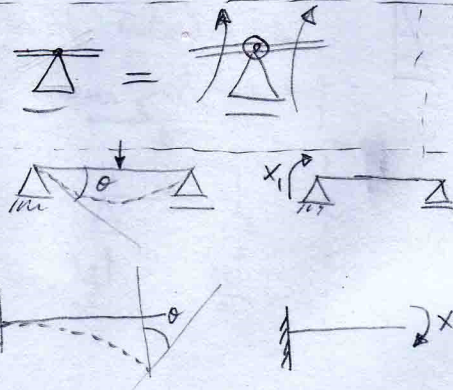
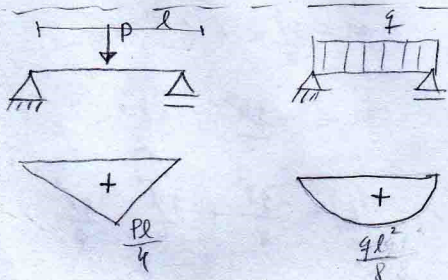
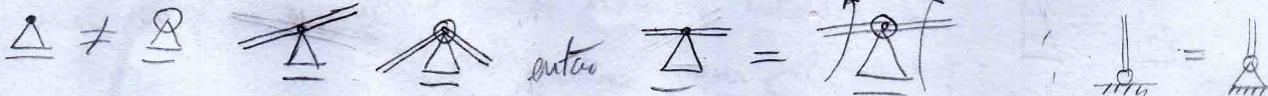


se me derem os valores das reações R_1 e R_4 , R_2 e R_3 podem ser determinados pelas eq. de estática (2 inc.)

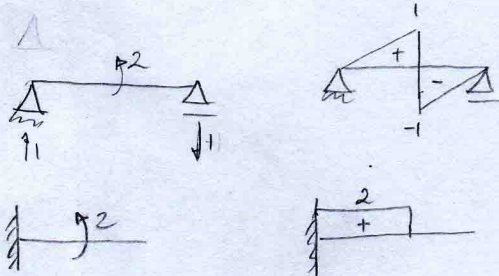
Neste sempre qdo se adiciona um momento o diagrama de M fica de



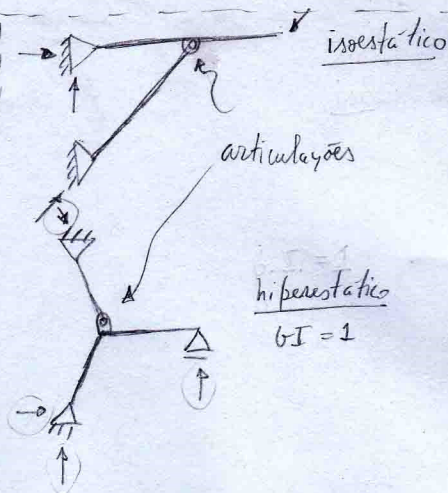
← aqui deve ser por causa das reações



também é um apoio duplo



ao adicionar um momento positivo no diagrama desce o valor do momento.



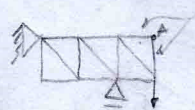
Estrutura contínua



Estrutura articulada

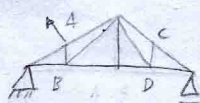
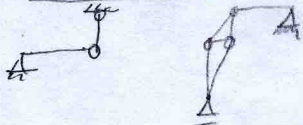


Tréguas: elementos de força nula



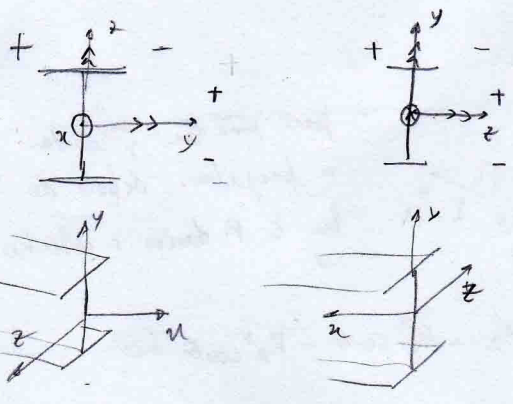
têm esforço axial nulo mesmo o eq. do Nô A era impossível

Estrutura Mink

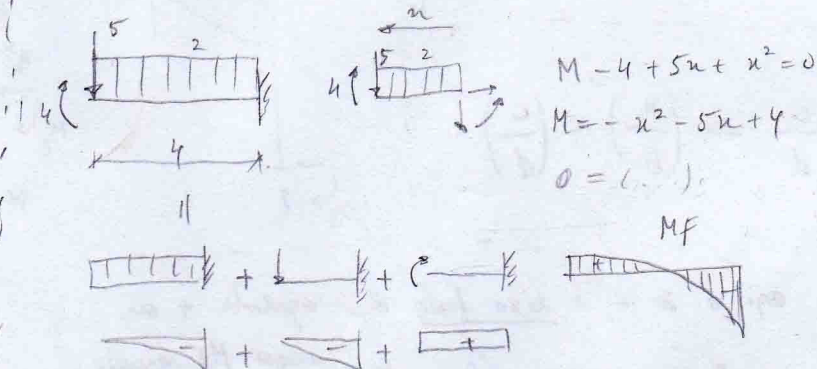


Barra CD tem esforço nulo, AB não

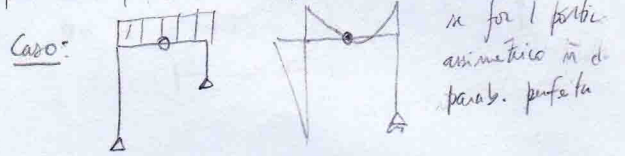
→ se o eixo 2º o qual há torção externa a apontar // fora na minha direção, o 2º eixo e o 3º tem o sinal trocado.



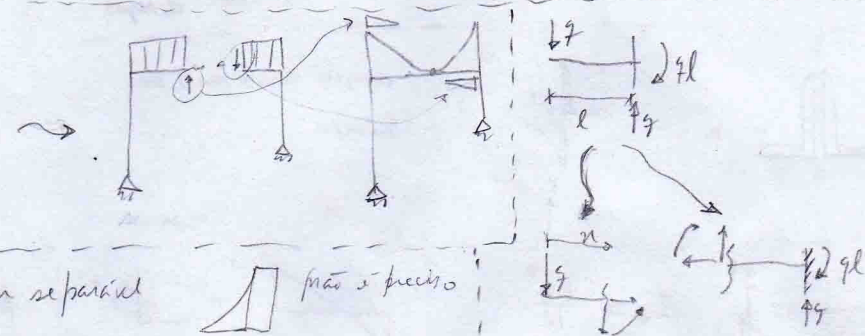
$$\sigma = \frac{N}{A} + \frac{My^2}{I_y} - \frac{Mz^2}{I_z} \quad (\text{pl. fora, min.})$$



Usual/ se houver várias forças a serem aplicadas no eixo zero, o máx. se passa pela sobreposição de efeitos.



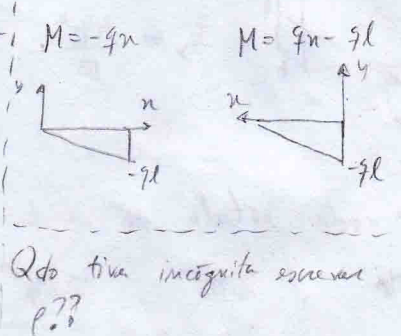
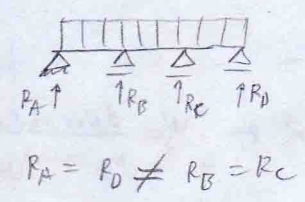
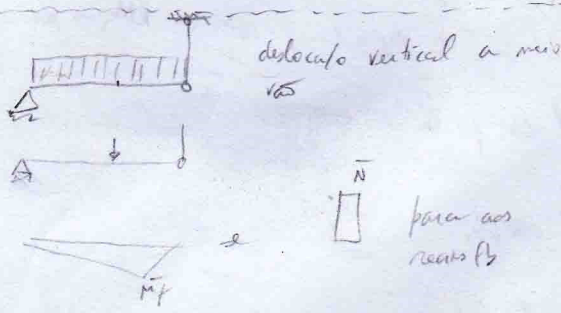
se for 1 paráb. assimétrica m d. paráb. perfeita



→ Por outro lado se o diagrama for vlt. separável calcular máx. como no caso anterior.

$$\sigma = \frac{\delta My \cdot z}{I_y} \leq \frac{\sigma_{ad}}{N}$$

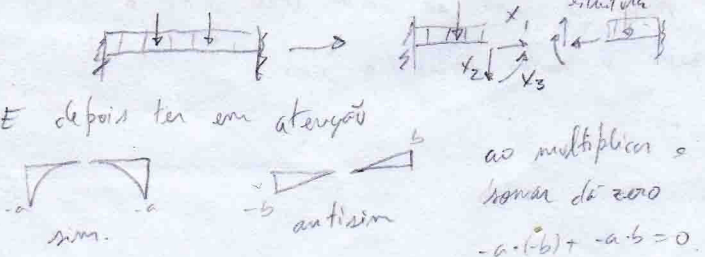
fator de segurança
fator de majoração de ações



Em vigas contínuas hiperestáticas pl. redzin o bI por rótulas nos apoios e 0 + simples.

"Tangente, e o oposto sobre o adjacente"

Em estruturas hiperestáticas simétricas usar a simetria!



$$\begin{bmatrix} a \\ b \\ c \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} d \\ e \\ f \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} bf - ce \\ -af + cd \\ ae - bd \end{bmatrix}$$

$$210 \cdot 10^9 \text{ N/m}^2$$

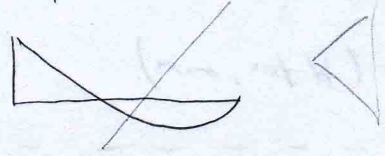
$$I_x = (\dots) \cdot 10^6 \text{ mm}^4$$

$$I_x = (\dots) \cdot 10^{-6} \text{ m}^4$$

Ao fazer diagramas de d² pl. sig. ao integrar e ao derivar V e M trocar sinal!!

Tem q fazer pl. dois lados!

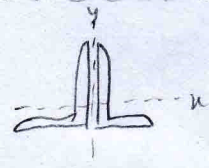
→ casos especiais



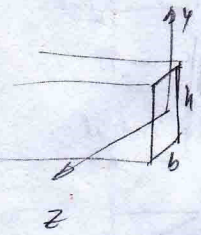
$$\frac{a}{b} > \frac{c}{d} \Rightarrow \left(\frac{a}{b}\right)^{-1} < \left(\frac{c}{d}\right)^{-1}$$



Assi o z é o eixo forte e o y é o eixo fraco

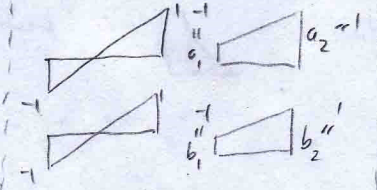


direções principais de inércia



$$I_z = \frac{bh^3}{12}$$

$$I_y = \frac{hb^3}{12}$$



No B.B. se o Δ está no teto está assim e o \bar{y} tem do calceú e Δ n importa. O importante é as

posições relativas entre os símbolos. mantenha-se.

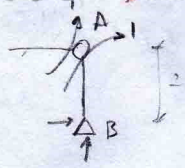
Para cada rótula só se pode fazer 2 eq.

$$w_y = \frac{\text{deixo mentes } (y \text{ ou } z)}{\text{m. inércia } (I_y, I_z)}$$

$$\frac{M_y}{w_y} < 275 \Rightarrow w_y > \frac{275}{(\dots) \cdot 10^6} M_y$$

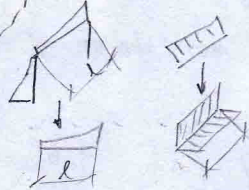
$$w_y = (\dots) \cdot 10^3 \quad \text{kNm} \rightarrow \text{Nmm}$$

$$\sum M_A, \sum M_A^{ax}, \sum M_A^{dx}$$

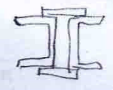


$$\sum M_A^{dx} = 0 \Rightarrow R_B^x \cdot 2 - 1 = 0$$

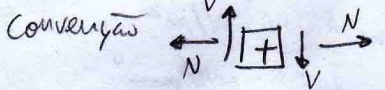
Não esqueu \bar{y}



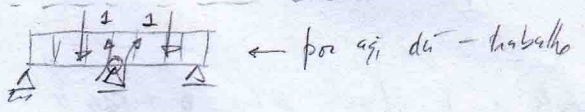
Perfil composto:



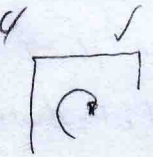
Perfil simples:



é o comp. de hip. ge. entre BB e caryn



As integ. do V pl o Mf ter cuidado



$$\int \delta u = -M$$

se fizemos som. se por integ. n. 5 preciso trocar o sinal.

Para ver rapido qual o eixo forte/fraco ou qual tem $> I$, fazer o mov. de rotar ψ o deff e imaginar a peça a rodar sobre o eix.

