

Profili sottili aperti formati da rettangoli sottili

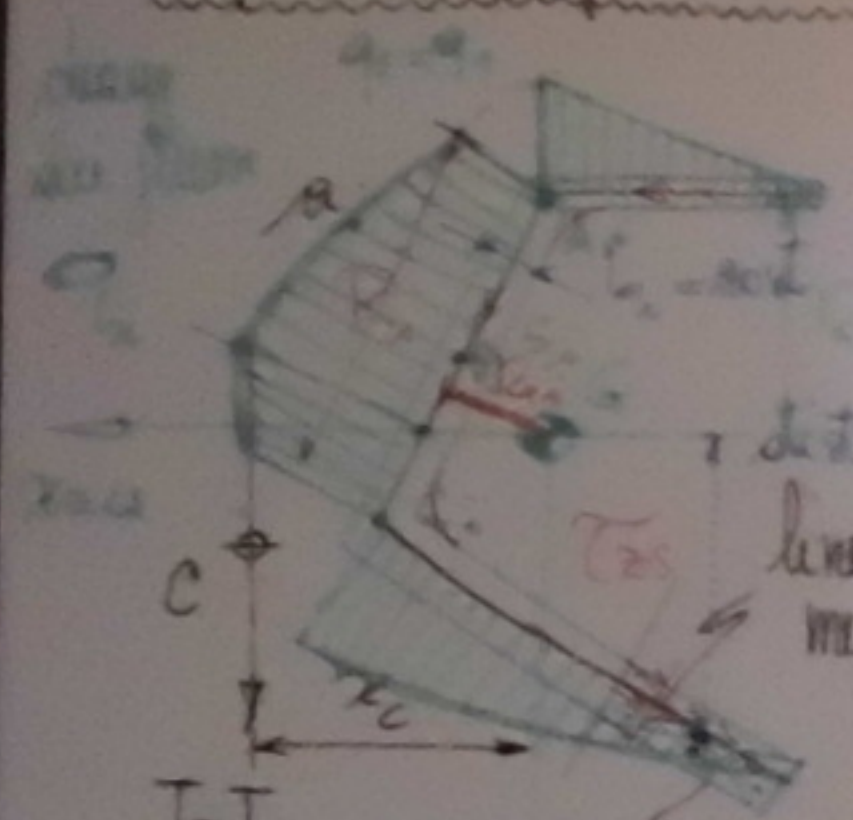


Diagram showing a thin-walled open profile with a coordinate system (x, y, z) . The profile is composed of rectangular elements. The shear flow τ_{zs} is shown acting along the profile. The area A is defined as $A = \sum A_i$. The moment of inertia J_z is defined as $J_z = \sum J_{z,i}$. The shear flow τ_{zs} is defined as $\tau_{zs} = \frac{T_y}{J_z} S_{z,i}$.

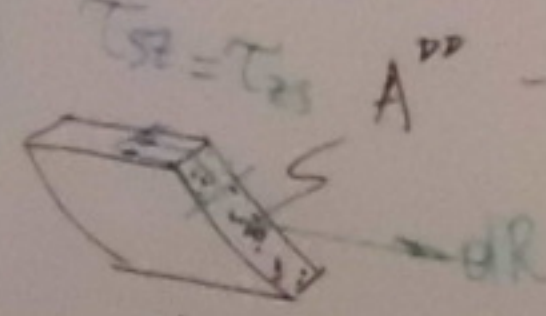
Equations for the shear flow τ_{zs} and the moment of inertia J_z :

$$\tau_{zs} = \frac{T_y}{J_z} S_{z,i}$$

$$J_z = \sum J_{z,i}$$

$$A = \sum A_i$$

- L'andamento delle τ_{zs} si deduce dal ragionamento di equilibrio di Jourawsky alla traslazione in direzione z . Evident. ciò si ripete all'accoppiamento taglio/flessione (flessione composta) e quindi $\tau_z \leftrightarrow \sigma_{zz}$, con verso locale delle τ_{zs} tale da imporre l'equilibrio in dir. z .

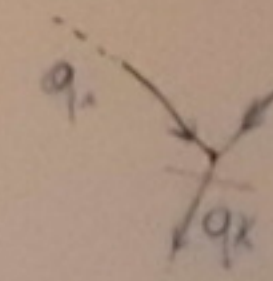


- Le stime delle τ_{zs} risulta indipendente dal p.to di applicazione dell'azione ($T=T_y$), che pertanto può ritenersi applicata nel p.to di applicazione del risultante delle τ_{zs} , il quale fornisce stima del centro di taglio del profilo.

- N.B. Qualora il p.to di applicazione conseguente non coincida col C.T. è necessario tenere in debito conto l'effetto torcente generato dal momento torcente "parassita" legato al trasporto da O a C . Ciò realizza un accopp. tag. torsione con $\tau_{zs} = \frac{M_t}{J} b_i$, $J = \frac{1}{3} \sum a_i b_i^3$.

- Essendo l'andamento in s_i delle $\tau_{zs}(s_i)$ legato alle funzioni $S_{z,i} = -S_{z,i}$, esso risulterà al più parabolico in s_i . Qualora si sia tratto // all'asse x , $\tau_{zs} \rightarrow$ lin. In p.to. ove la linea media tocca l'asse z , si produce p.to. di stazionarietà di $S_{z,i}$, z , max. rel. delle τ_{zs} locali.

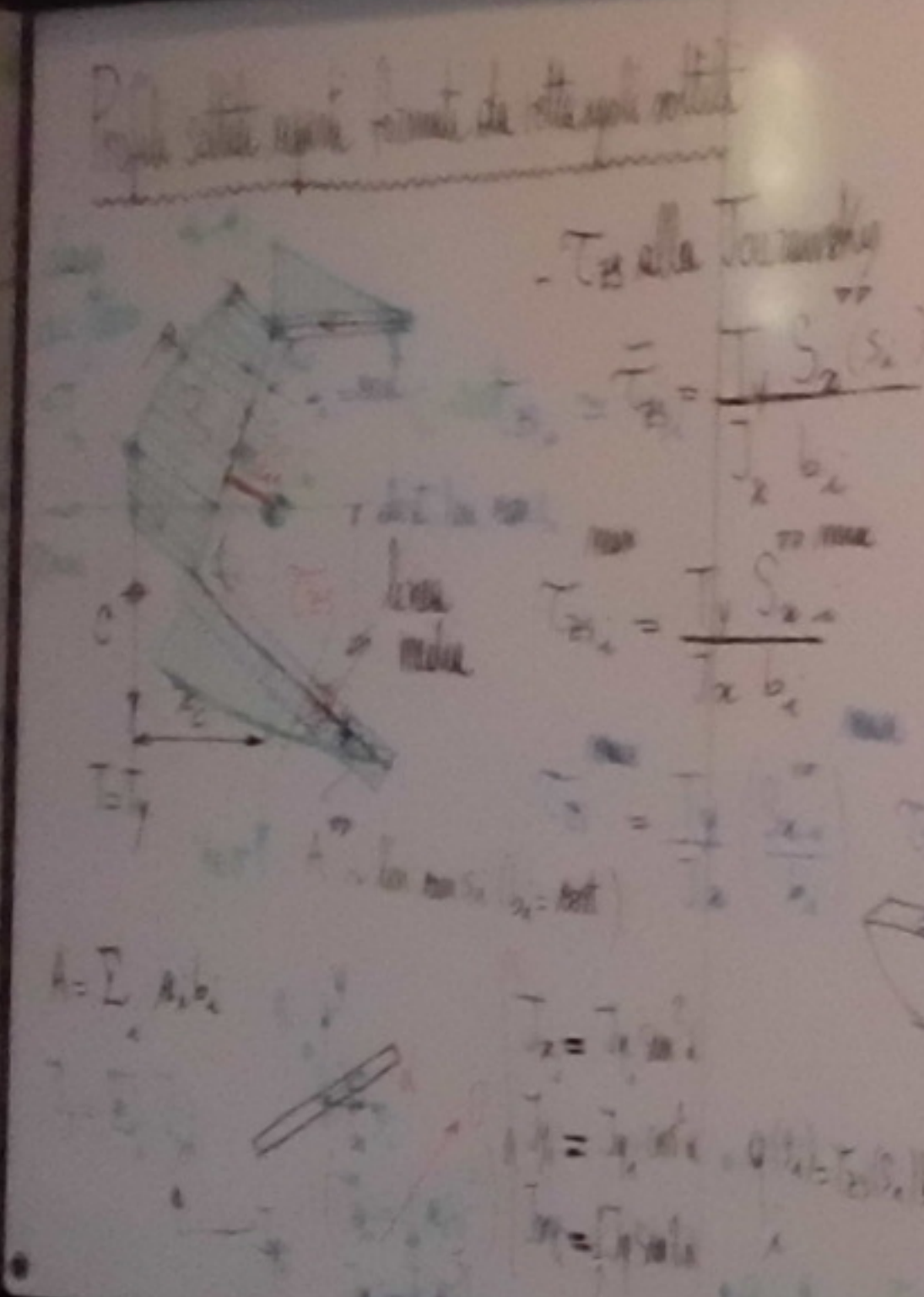
- Costanza dei flussi al nodo.



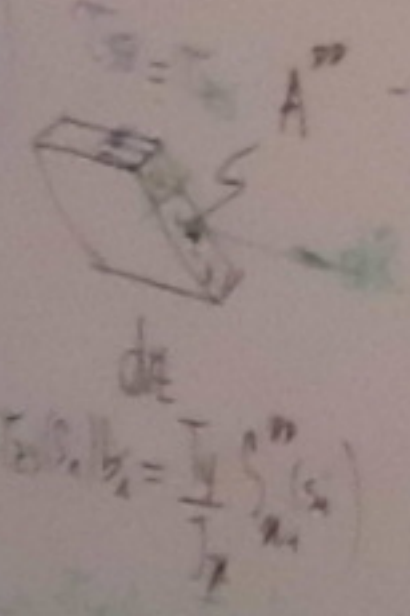
- Le τ_{zs} locali, paraboliche lungo il tratto e nulle di linea media generano risultanti locali $R_i = \int \tau_{zs} b_i ds_i = \int \frac{T_y}{J_z} S_{z,i} b_i ds_i$ applicate lungo la linea media, a distanza $r_i = \text{cost.}$ (rispetto a G).

- Per equivalenza statica, il p.to. di applicazione del risultante delle τ_{zs} (stima del C.T.) si determina come: $J_y \geq \sum R_i r_i$.

- Le risultanti possono essere determinate per integrazione diretta o mediante la formula di Simpson: $\int_0^L S_{z,i}(s_i) ds_i = \frac{a_i}{6} (S_{z,i}^{III} + 4 S_{z,i}^{II} + S_{z,i}^I)$. Per i profili a stella, le risultanti R_i convergono tutte verso il centro della stella, che coincide con la linea media del C.T. ($r_i = 0$). - Idem per $T=T_x$ con maggioraz. delle τ_{xz} .

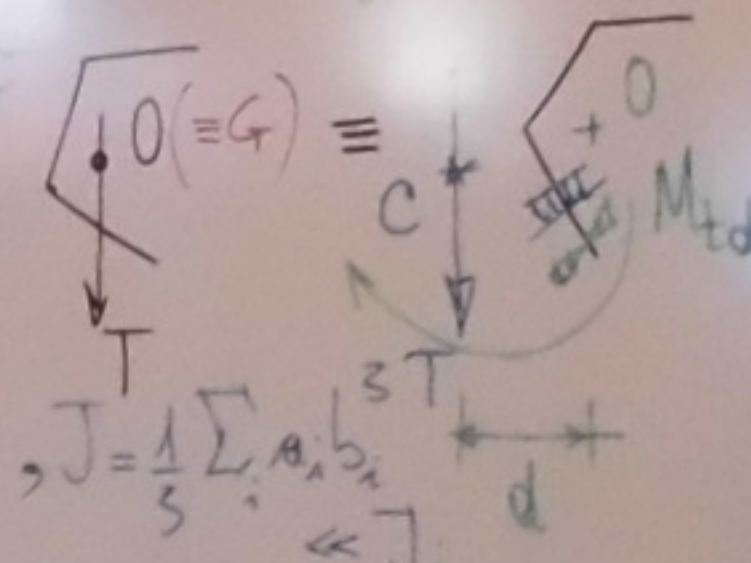


- L'andamento delle τ_{zs} si deduce dal ragionamento di equilibrio di Jourawsky alla trazione in direzione z . Evident. ciò si riferisce all'accoppiamento taglio/torsione (flusso in coppia) e quindi τ_z all'accoppiamento $\tau_{zs} \leftrightarrow \tau_{sz}$, con verso locale delle τ_{zs} tale da imporre l'equilibrio in dir. z .

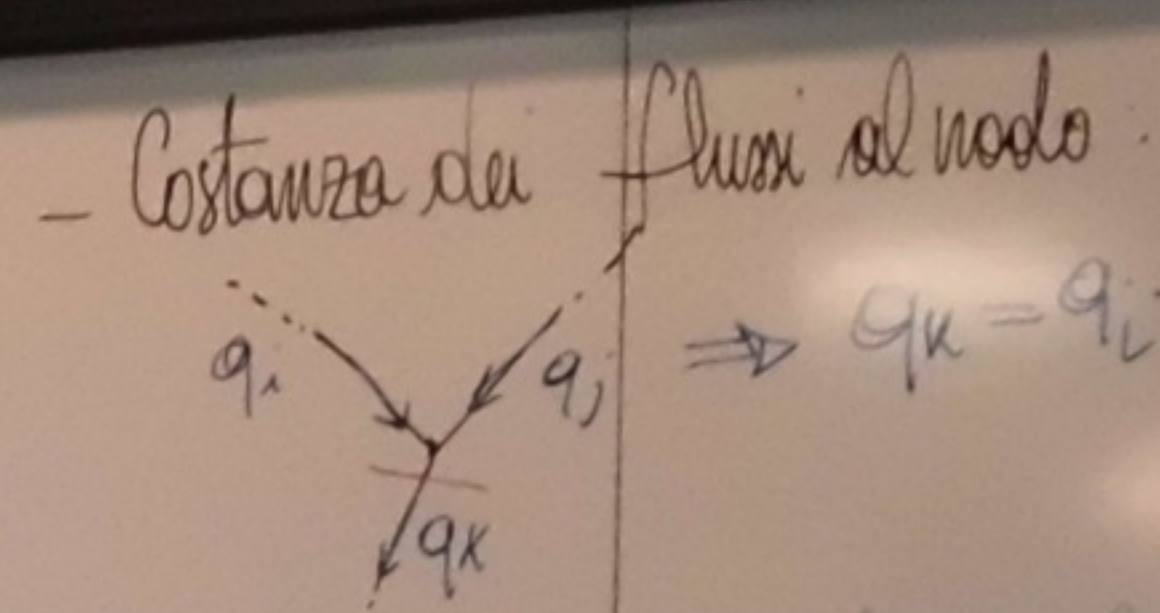


- La forma delle τ_{zs} risulta indipendente dal p.to di applicazione dell'azione ($T = T_y$), che può essere più o meno applicata nel p.to di applicazione del risultante delle τ_{zs} , al quale primo forza del tutto di segno opposto.

- N.B. Quando il p.to di applicazione consegnato non coincide col $CT_0 \equiv CT_0$ risulta necessario tenere in debito conto l'effetto torcente ingenerato dal momento torcente "trasmissa" legato al trasporto da 0 a C. Ho realizzato un accopp. taglio/torsione con $\tau_{zs} = \frac{M_t}{J} b_i$, $J = \frac{1}{3} \sum a_i b_i^2$



- Essendo l'andamento in s_i delle $\tau_{zs}(s_i)$ legato alla funzione $S_{x_i}^{TP} = -S_{x_i}$, esso risulterà al più parabolico in s_i . Qualora si sia tratto // all'asse x , $\tau_{zs} \rightarrow$ lin. La p.to in cui la linea media tocca l'asse x , riproduce p.to di risultante di S_{x_i} e non rel. delle τ_{zs} locali.



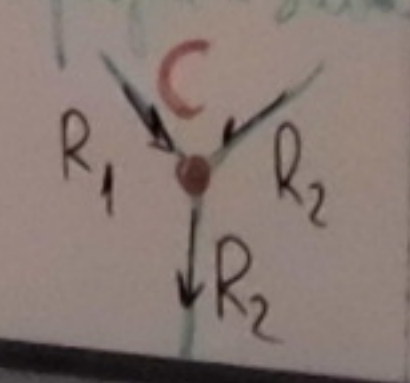
- Costanza dei flussi al nodo. $q_k = q_i + q_j \Leftrightarrow S_{x_k} = S_{x_i} + S_{x_j}$

- Le τ_{zs} locali, paraboliche lungo il tratto x -nesso di linea media generano risultanti locali $R_i = \int \tau_{zs_i} b_i ds_i = \int \frac{T_y S_{x_i}}{J_x} ds_i$ applicate lungo la linea media, a distanza $r_{Gi} = \text{cost}^0$ (rispetto a $G(*)$ o ad altro p.to conveniente).

- Per equivalenza statica, il p.to di applicazione del risultante delle τ_{zs} (stima del CT_0) si determina come: $T_y x_c = \sum_i R_i r_{Gi}$

- Le risultanti possono essere determinate per integrazione diretta o mediante la formula di Simpson: $\int_{s_i}^{s_{i+1}} S_{x_i}(s_i) ds_i \stackrel{\text{exact}}{=} \frac{a_i}{6} (S_{x_i}^{TPA_i} + 4 S_{x_i}^{TPB_i} + S_{x_i}^{TPC_i})$

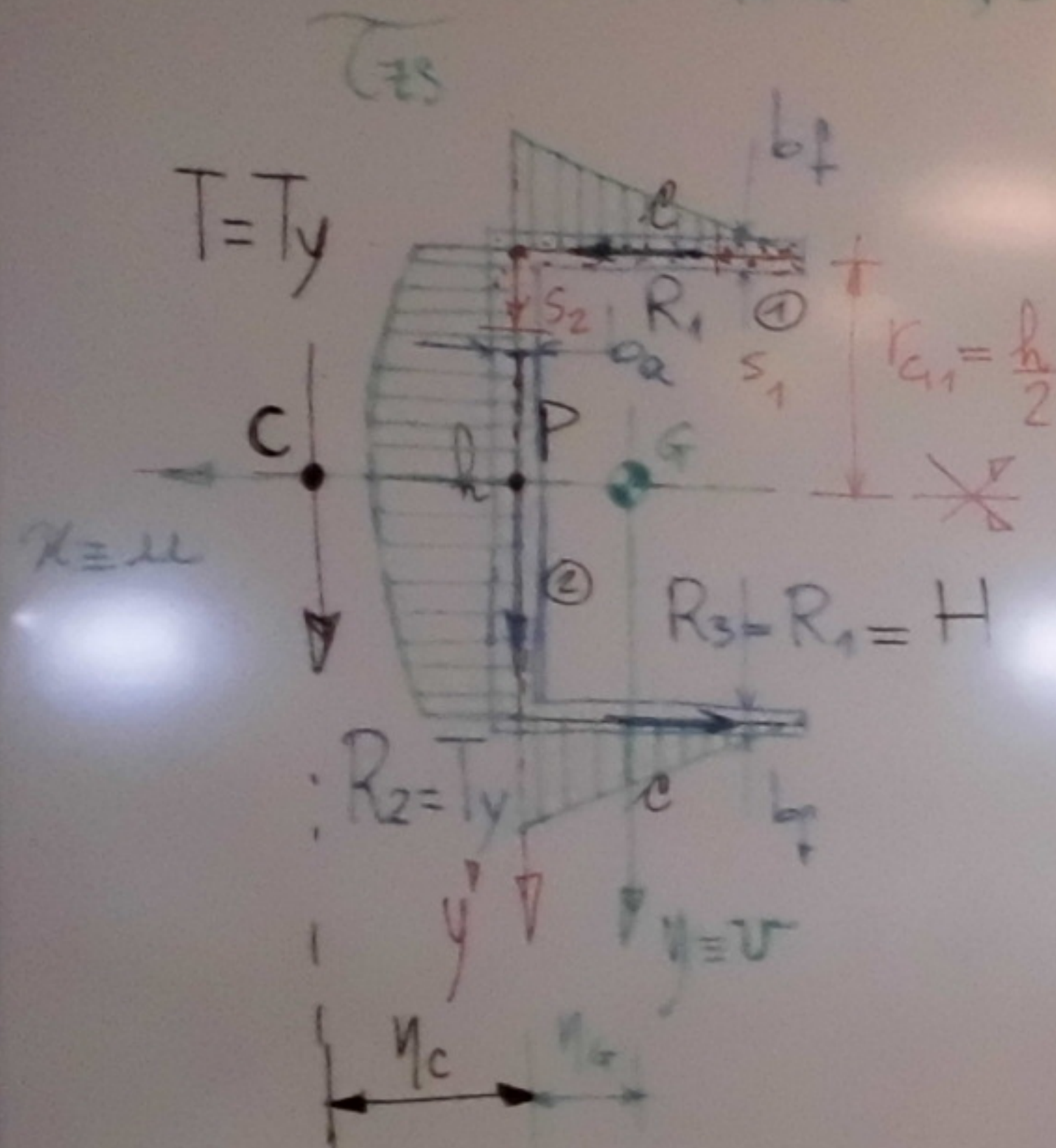
- Per i profili a stella, le risultanti R_i convergono tutte verso il centro della stella, che quindi indica il CT_0 ($r_{Gi} = 0$). - Tolema per $T = T_x$ e/o sovrapposizione effetti da T_x e T_y .



Profilo a C

$b, b_a \ll h, e$

Caratteristiche geometriche



$$A = 2b_f c + b_a h = b_f c \left(2 + \frac{b_a h}{b_f c} \right)$$

$$I_x = \frac{1}{12} b_a h^3 + 2 \left(\frac{1}{12} b_f c^3 + b_f c \left(\frac{h}{2} \right)^2 \right)$$

$$= \frac{1}{12} b_a h^3 + b_f c \frac{h^2}{2} = \frac{h^2}{12} \left(b + \frac{b_a h}{b_f c} \right)$$

$$\eta_c = \frac{S_y}{A} = \frac{b_f c \frac{h}{2}}{b_f c \left(2 + \frac{b_a h}{b_f c} \right)} = \frac{h}{2 + \frac{b_a h}{b_f c}}$$

es. $b_a = b_f = b$, $h = e$:

$$\eta_c = \frac{e}{2 + \frac{b e}{b c}} = \frac{e}{2 + \frac{e}{c}}$$

$$h = 2c: \eta_c = \frac{e}{2}$$

$$h = 3e: \eta_c = \frac{e}{5}$$

- Tensioni tangenziali $\tau_{zs} (T = T_y m C)$

$$\textcircled{1} \tau_{zs} = - \frac{T_y S_x'(s_1)}{J_x b_f} = - \frac{T_y}{J_x} \frac{h}{2} s_1; \quad \textcircled{2} \tau_{zs} = - \frac{T_y S_x'(s_2)}{J_x b_a}$$

$$S_x'(s_1) = - b_f s_1 \frac{h}{2}$$

$$s_1 = c: \tau_{zs,1} = - \frac{T_y}{J_x} \frac{h}{2} c$$

$$R_1 = \int_0^e \tau_{zs}(s_1) b_f ds_1$$

$$= \int_0^e - \frac{T_y}{J_x} b_f \frac{h}{2} s_1 ds_1$$

$$= - \frac{T_y}{J_x} b_f \frac{h}{2} \frac{e^2}{2} = - \frac{T_y b_f h e^2}{4 J_x}$$

Area triangolo dell'and. delle τ_{zs}

$$H = R_1 = b_f c \tau_{zs,1} \frac{1}{2} = b_f c \left(- \frac{T_y b_f h e^2}{4 J_x} \right) \frac{1}{2}$$

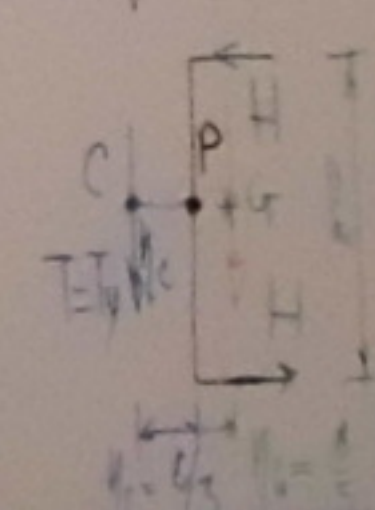
$$S_x'(s_2) = b_f \left(\frac{h}{2} - s_2 \right) \frac{h}{2}$$

$$s_2 = \frac{h}{2}: \tau_{zs,2} = - \frac{T_y}{J_x} \frac{1}{2} \left(b_f \left(\frac{h}{2} - \frac{h}{2} \right) \right) = 0$$

$$s_2 = e: \tau_{zs,3} = - \frac{T_y}{J_x} \frac{1}{2} \left(b_f \left(\frac{h}{2} - e \right) \right)$$

$$R_2 = \int_0^h \tau_{zs}(s_2) b_a ds_2 \equiv T_y$$

- Equiv. statica (dei momenti torcenti rispetto a P)



- NB. Se T non è applicata in C...

...occorre calcolare il momento torcente necessario per far ruotare il profilo di un angolo unitario.

$$M_{td} = T d$$

$$M_{td} = T d = T \left(\frac{h}{2} + \eta_c \right)$$

Profilo a C

Caratteristiche geometriche

- Tensioni tangenziali $\tau_{zs} (T = T_y \text{ in } C)$

$$\textcircled{1} \tau_{zs} = -\frac{T_y S_x^*(s_1)}{J_x b_f} = -\frac{T_y}{J_x} \frac{h}{2} s_1; \quad \textcircled{2} \tau_{zs} = -\frac{T_y S_x^*(s_2)}{J_x b_a}$$

$$S_x^*(s_1) = -b_f s_1 \frac{h}{2}$$

$$R_1 = \int_0^e \tau_{zs}(s_1) b_f ds_1 = \int_0^e -\frac{T_y}{J_x} b_f \frac{h}{2} s_1 ds_1 = -\frac{T_y}{J_x} b_f \frac{h}{2} \frac{e^2}{2} = -\frac{T_y b_f h e^2}{4 J_x}$$

Area triangolo dell'and. delle τ_{zs}

$$H = R_1 = b_f e \tau_{zs,1} \frac{1}{2} = b_f e \frac{T_y}{J_x} \frac{h}{2} \frac{e}{2}$$

$$S_x^*(s_2) = b_f e \cdot \frac{h}{2} + b_a s_2 \left(\frac{h}{2} - \frac{s_2}{2} \right) \sim s_2^2$$

$$R_2 = \int_0^h \tau_{zs}(s_2) b_a ds_2 \equiv T_y$$

- Equiv. statica (dei momenti torcenti rispetto a P)

$$T_y \eta_c = H h \Rightarrow \eta_c = \frac{H}{T_y} h = \frac{b_f h e^2}{4 J_x} \frac{h}{b_f e} = \frac{h^3 e}{4 J_x}$$

- N.B. Se T non è applicata in C (tipicamente a sinistra $C \neq G \neq C$)

occorre introdurre il momento torcente parassita $M_{\text{tot}} = T d$ (d è la distanza tra O e C), responsabile di accoppiamento torsione/curvatura e di τ_{zs} parassita a farfalla sullo spessore

$$\tau_{zs}(T_y) + \tau_{zs}(M_{\text{tot}})$$

Integrale di prima derivata

$$A = b_f c + a b = b_f c \left(2 + \frac{b_f h}{4 c} \right)$$

$$I_x = \frac{1}{12} b_f h^3 + \frac{1}{12} a^3 + b_f c \left(\frac{h}{2} \right)$$

$$- \frac{1}{6} b_f h^3 + b_f c \frac{h}{2} = \frac{b_f c h}{12} \left(6 + \frac{b_f h}{4 c} \right)$$

$$R_1 = \int_0^{h/2} \tau_{zs}(s_1) b_f ds_1$$

$$= \int_0^{h/2} \frac{T_y}{J_x} b_f \frac{h}{2} s_1 ds_1$$

$$= \frac{T_y}{J_x} b_f \frac{h}{2} \frac{1}{2} \left(\frac{h}{2} \right)^2 = \frac{T_y b_f h^3}{J_x 4}$$

$$H = R_1 = b_f c \tau_{zs} \frac{1}{2} = \frac{b_f c T_y h}{J_x 2}$$

$$H = R_1 = b_f c \tau_{zs} \frac{1}{2} = \frac{b_f c T_y h}{J_x 2}$$

$$H = R_1 = b_f c \tau_{zs} \frac{1}{2} = \frac{b_f c T_y h}{J_x 2}$$

$$H = R_1 = b_f c \tau_{zs} \frac{1}{2} = \frac{b_f c T_y h}{J_x 2}$$

$$H = R_1 = b_f c \tau_{zs} \frac{1}{2} = \frac{b_f c T_y h}{J_x 2}$$

$$H = R_1 = b_f c \tau_{zs} \frac{1}{2} = \frac{b_f c T_y h}{J_x 2}$$

$$H = R_1 = b_f c \tau_{zs} \frac{1}{2} = \frac{b_f c T_y h}{J_x 2}$$

- Tensione tangenziale $\tau_{zs} (T = T_y \sin C)$

$$\textcircled{1} \tau_{zs} = \frac{T_y S_x^v(s_1)}{J_x b_f} = \frac{T_y}{J_x} \frac{h}{2} s_1$$

$$S_x^v(s_1) = b_f s_1 \frac{h}{2}$$

$$s_1 = c: \tau_{zs} = \frac{T_y}{J_x} \frac{h}{2} c$$

$$R_1 = \int_0^{h/2} \tau_{zs}(s_1) b_f ds_1$$

$$= \int_0^{h/2} \frac{T_y}{J_x} b_f \frac{h}{2} s_1 ds_1$$

$$= \frac{T_y}{J_x} b_f \frac{h}{2} \frac{1}{2} \left(\frac{h}{2} \right)^2 = \frac{T_y b_f h^3}{J_x 4}$$

$$H = R_1 = b_f c \tau_{zs} \frac{1}{2} = \frac{b_f c T_y h}{J_x 2}$$

$$H = R_1 = b_f c \tau_{zs} \frac{1}{2} = \frac{b_f c T_y h}{J_x 2}$$

$$H = R_1 = b_f c \tau_{zs} \frac{1}{2} = \frac{b_f c T_y h}{J_x 2}$$

$$H = R_1 = b_f c \tau_{zs} \frac{1}{2} = \frac{b_f c T_y h}{J_x 2}$$

$$H = R_1 = b_f c \tau_{zs} \frac{1}{2} = \frac{b_f c T_y h}{J_x 2}$$

$$H = R_1 = b_f c \tau_{zs} \frac{1}{2} = \frac{b_f c T_y h}{J_x 2}$$

$$H = R_1 = b_f c \tau_{zs} \frac{1}{2} = \frac{b_f c T_y h}{J_x 2}$$

$$H = R_1 = b_f c \tau_{zs} \frac{1}{2} = \frac{b_f c T_y h}{J_x 2}$$

$$H = R_1 = b_f c \tau_{zs} \frac{1}{2} = \frac{b_f c T_y h}{J_x 2}$$

$$H = R_1 = b_f c \tau_{zs} \frac{1}{2} = \frac{b_f c T_y h}{J_x 2}$$

$$\textcircled{2} \tau_{zs} = - \frac{T_y S_x^v(s_2)}{J_x b_a}$$

$$- S_x^v(s_2) = b_f c \frac{h}{2} + b_a s_2 \left(\frac{h}{2} - \frac{s_2}{2} \right) \sim s_2^2$$

$$s_2 = \frac{h}{2}: \tau_{zs} = - \frac{T_y}{J_x} \frac{1}{b_a} \left(b_f c \frac{h}{2} + \frac{b_a}{2} \frac{h}{2} \frac{h}{2} \right)$$

$$= - \frac{T_y}{J_x} \frac{1}{b_a} b_f c \frac{h}{2} \left(1 + \frac{b_a}{4 b_f c} \frac{h}{2} \right)$$

$$R_2 = \int_{h/2}^h \tau_{zs}(s_2) b_a ds_2 \equiv T_y$$

$$- \text{Equiv. Statica (dei momenti torcenti rispetto a P)}$$

$$T_y \eta_c = H h \Rightarrow \eta_c = \frac{H}{T_y} h = \frac{T_y b_f h^3}{J_x 4} \frac{1}{T_y} h$$

$$= \frac{b_f h^4}{J_x 4} \frac{1}{b_f h^3 (6 + \frac{b_a}{b_f c} \frac{h}{2})} = \frac{h}{6 + \frac{b_a}{b_f c} \frac{h}{2}}$$

$$= \frac{h}{6 + \frac{b_a}{b_f c} \frac{h}{2}}$$

$$= \frac{h}{6 + \frac{b_a}{b_f c} \frac{h}{2}}$$

$$= \frac{h}{6 + \frac{b_a}{b_f c} \frac{h}{2}}$$

$$= \frac{h}{6 + \frac{b_a}{b_f c} \frac{h}{2}}$$

$$= \frac{h}{6 + \frac{b_a}{b_f c} \frac{h}{2}}$$

$$= \frac{h}{6 + \frac{b_a}{b_f c} \frac{h}{2}}$$

$$= \frac{h}{6 + \frac{b_a}{b_f c} \frac{h}{2}}$$

$$= \frac{h}{6 + \frac{b_a}{b_f c} \frac{h}{2}}$$

- N.B. Se T non è applicata in $C \neq C$

(tipicamente si considera $O \equiv G \neq C$)

occorre introdurre il momento torcente parassita

$$M_{td} = T \cdot d \quad (d \text{ è la distanza tra } O \text{ e } C)$$

responsabile di accoppiamento taglio/torzione

e di τ_{zs} a farfalla sullo spessore

$$\tau_{zs}(T_y) + \tau_{zs}(M_{td})$$

$$T_y (\eta_a + \eta_c)$$

$$\eta_c$$

$$\frac{3}{7} c$$

$$\frac{3}{8} c$$

$$\frac{1}{3} c$$

$$\frac{1}{3} c$$

$$\frac{1}{3} c$$

$$\frac{1}{3} c$$

$$\frac{1}{3} c$$

$$\frac{1}{3} c$$

$$\frac{1}{3} c$$