

$$\tau_{max} = \frac{f_y}{\sqrt{3}}$$

Non posso utilizzarle  
quando le sezioni si  
plasticizzano

~~$$\tau_{x2} = \frac{V_z S_y}{I_y b}$$~~

$$\sigma_{id} = \sqrt{\sigma^2 + 3\tau^2} = \sqrt{0 + 3\tau_{max}^2} = \underbrace{\sqrt{3} \tau_{max}} = f_y$$

$$\tau_{max} = \tau_y = \frac{f_y}{\sqrt{3}}$$

limite elastico

Oltre il limite elastico...

$$V_{pl} = t_w h_w \frac{f_y}{\sqrt{3}}$$

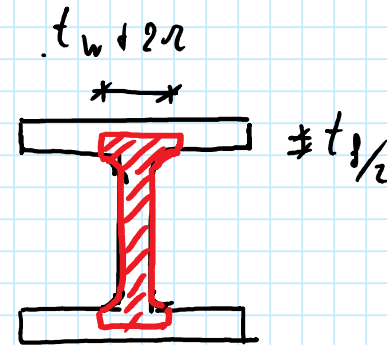
taglio che produce la plasticizzazione di  
tutte l'anima.

Formule delle NTC 18 per il calcolo delle resistenze a taglio di sezioni a doppio T sollecitate nel piano dell'anima

$$V_{e,Rd} = V_{pl,Rd} = \frac{A_v f_y}{\sqrt{3} \gamma_{M0}}$$

$A_v$  = area resistente a taglio

$$A_v = A - 2bt_f + (t_w + 2z)t_f$$



Le formule per il calcolo di  $V_{e,Rd}$  è valide anche per altri tipi di sezione ma cambia il calcolo di  $A_v$

	Forma della sezione	Direzione di $V$	$A_v$
Profilati ad I o H		Z-Z (anima)	$A - 2bt_f + (t_w + 2r)t_f$
		y-y (ali)	$A - \sum (h_w t_w)$
Profilati a C o U		Z-Z (anima)	$A - 2bt_f + (t_w + r)t_f$
Profilati a T		Z-Z (anima)	$A - bt_f + (t_w + 2r)\frac{t_f}{2}$ (EC3) $0.9(A - bt_f)$ (NTC08)
Sezioni saldate a T		Z-Z (anima)	$t_w \left( h - \frac{t_f}{2} \right)$
Scatolari		Z-Z (anime)	$\frac{Ah}{b+h}$
		y-y (basi)	$\frac{Ab}{b+h}$
Tubolari		--	$\frac{2A}{\pi}$

$A$  = area nominale della sezione trasversale

In sintesi...

1. Se ho  $A_v$  + ebbi 1 e 2

$$V_{Ed} \leq V_{c,Rd} : V_{pl,Rd} = \frac{A_v f_y}{\sqrt{3} \gamma_{M0}}$$

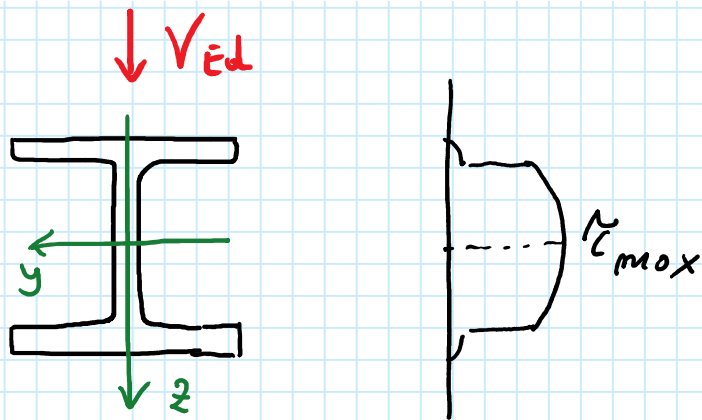
2. altrimenti: (verificare ebbi 3)

Calcolo  $\tau_{max}$

con

Journaw,  $K_T$

$$\tau_{max} \leq \frac{f_y}{\sqrt{3} \gamma_{M0}}$$



IPE 240

S 235

$$V_{Ed} = 200 \text{ kN}$$

Comportamento elastico  
(classe 3)

$$t_w = 6.6 \text{ mm}$$

$$W_{pl,y} = 484 \text{ cm}^3$$

$$I_y = 5490 \text{ cm}^4$$

$$1. \quad \tau_{max} = \frac{V_{Ed} S_y}{I_y b}$$

$$b = t_w ; \quad S_y = \frac{W_{pl,y}}{2}$$

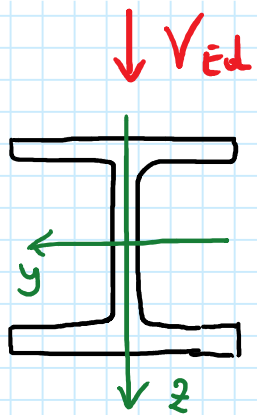
$$2. \quad \tau_{max} \leq \frac{f_y}{\sqrt{3} \gamma_{H0}}$$

$$S_y = \frac{484}{2} = 242 \text{ cm}^3$$

$$\gamma_{max} = \frac{200 \times 242}{5790 \times 0,66} \times \frac{10^3}{10^6} = 126,6 \text{ MPa}$$

$$\gamma_{max} = 126,6 \leq \frac{f_y}{\sqrt{3} \gamma_{Ho}} = \frac{235}{\sqrt{3} \times 1,05} = 129,2 \text{ MPa}$$

OK!



IPE 240

S 235

$$V_{Ed} = 200 \text{ kN}$$

Comportamento plastico  
(classe 1 o 2)

$$V_{Ed} \leq V_{c,Rd}$$

$$V_{c,Rd} = \frac{A_v f_y}{\sqrt{3} \gamma_{M0}}$$

$$A_v = A - 2 b t_f + (t_w + 2 z) t_f$$

$$b = 135 \text{ mm}$$

$$t_w = 6,6 \text{ mm}$$

$$t_f = 10,2 \text{ mm}$$

$$z = 15 \text{ mm}$$

$$A = 45,95 \text{ cm}^2$$

$$A_v = 45,95 - 2 \times \frac{135 \times 10,2}{10^2} + \frac{(6,6 + 2 \times 15) \times 10,2}{10^2} = 22,14 \text{ cm}^2$$

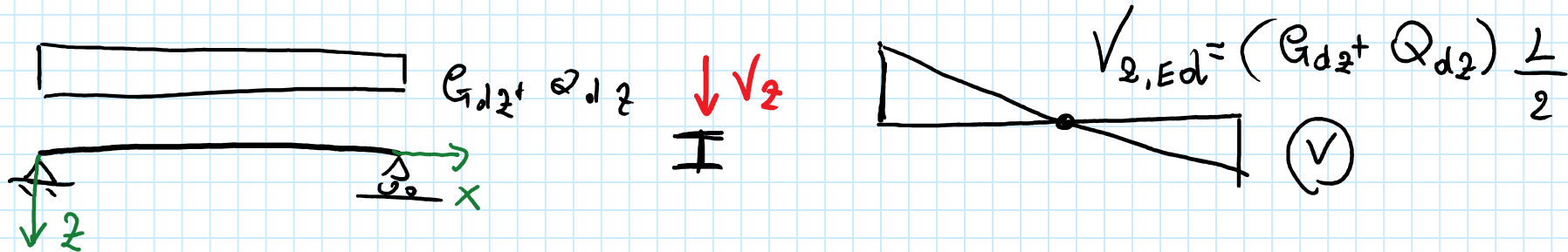
$$V_{c,Rd} = \frac{22,14 \times 235}{\sqrt{3} \times 1,05} \times \frac{10^2}{10^3} = 286,1 \text{ KN}$$

$$V_{Ed} = 200 \text{ KN} \leq V_{c,Rd} = 286,1 \text{ KN}$$

OK!

# Progetto delle coperture in acciaio

Verifica a taglio (SLV) delle travi secondarie



$$V_{2,Ed} = (G_{d2} + Q_{d2}) \frac{L}{2} = (0,47 + 1,83) \times \frac{5,8}{2} = 6,67 \text{ KN}$$

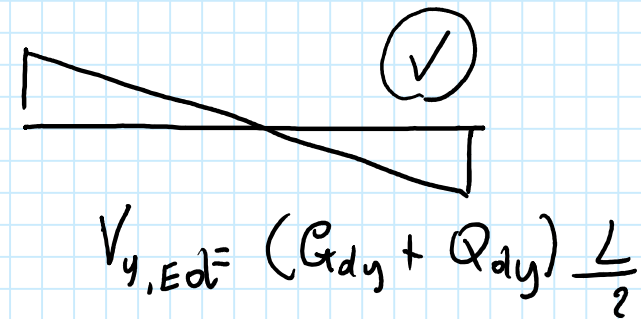
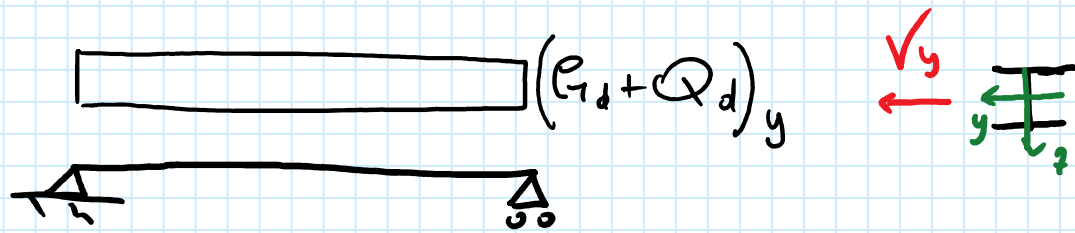
( $G_{d2}$  e  $Q_{d2}$ : valori caratteristici del 4/12/2023)

$$V_{c,Rd} = \frac{A_{v2} f_t}{\sqrt{3} \gamma_{M0}} = \frac{8,42 \times 235}{\sqrt{3} \times 1,05} \times \frac{1}{10} = 108,8 \text{ KN}$$

$$A_{v2} = A - 2 b t_f + (t_w + 2 r) t_f = 25,3 - 2 \times 12 \times 0,8 + (0,5 + 2 \times 1,2) \times 0,8$$
$$= 8,42 \text{ cm}^2$$

$$V_{2,Ed} = 6,67 < V_{c,Rd} = 108,8 \text{ KN} \quad \text{OK!}$$





$$V_{y,Ed} = (G_{dy} + Q_{dy}) \frac{L}{2} = (0,09 + 0,33) \times \frac{5,8}{2} = 1,2 \text{ kN}$$

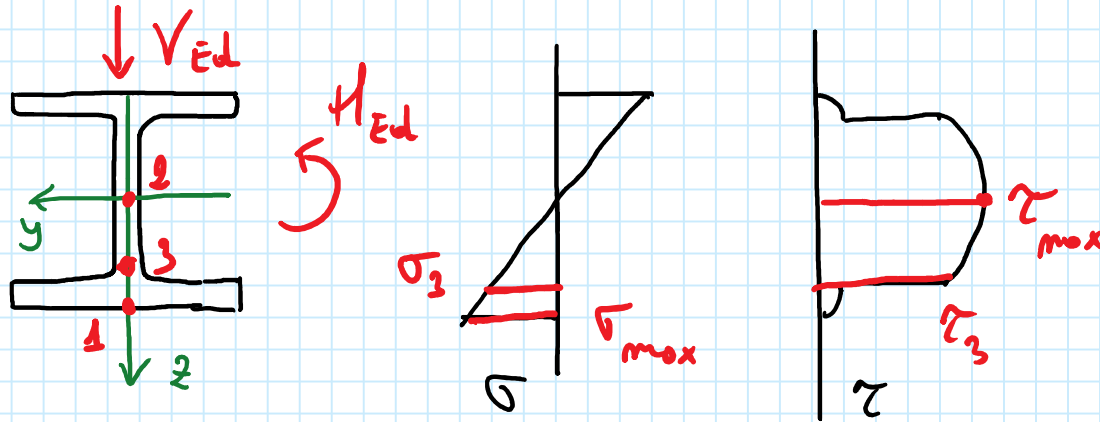
$(G_{dy} + Q_{dy})$ : valori dettati dal 4/12/2023

$$V_{e,y,Rd} = \frac{A_{vy} f_y}{\sqrt{3} \gamma_{M0}} = \frac{20,4 \times 235}{\sqrt{3} \times 1,05} \times \frac{1}{10} = 263,6 \text{ kN}$$

$$A_{vy} = A - h_w t_w = 25,3 - (11,4 - 2 \times 0,8) \times 0,5 = 20,4 \text{ cm}^2$$

$$V_{y,Ed} = 1,2 \text{ kN} < < V_{e,Rd} = 263,6 \text{ kN} \quad \text{OK!}$$

# Flessione e taglio



Comportamento elastico  
Classe 3

Le tensioni nel generico punto  
si calcolano con Navier

$$\sigma = \frac{M_{Ed}}{I_y} z$$

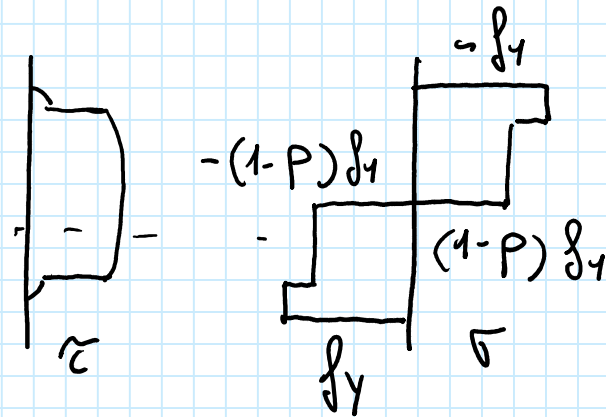
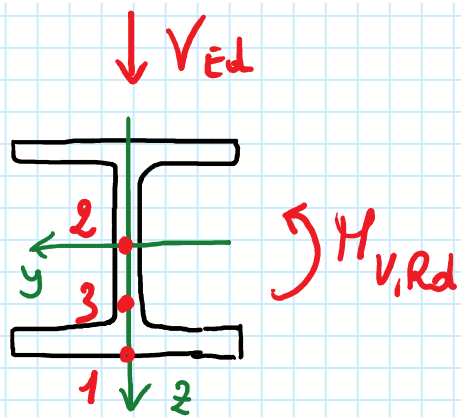
e Journeux-Ky

$$\tau = \frac{V_{Ed} S_y}{I_y b}$$

$$1. \quad \sigma_1 \leq \frac{f_y}{\gamma_{M0}}$$

$$2. \quad \tau_2 \leq \frac{f_y}{\sqrt{3} \gamma_{M0}}$$

$$3. \quad \sigma_{id} = \sqrt{\sigma_3^2 + 3\tau_3^2} \leq \frac{f_y}{\gamma_{M0}}$$



Comportamento plastico

Classe 4 e 2

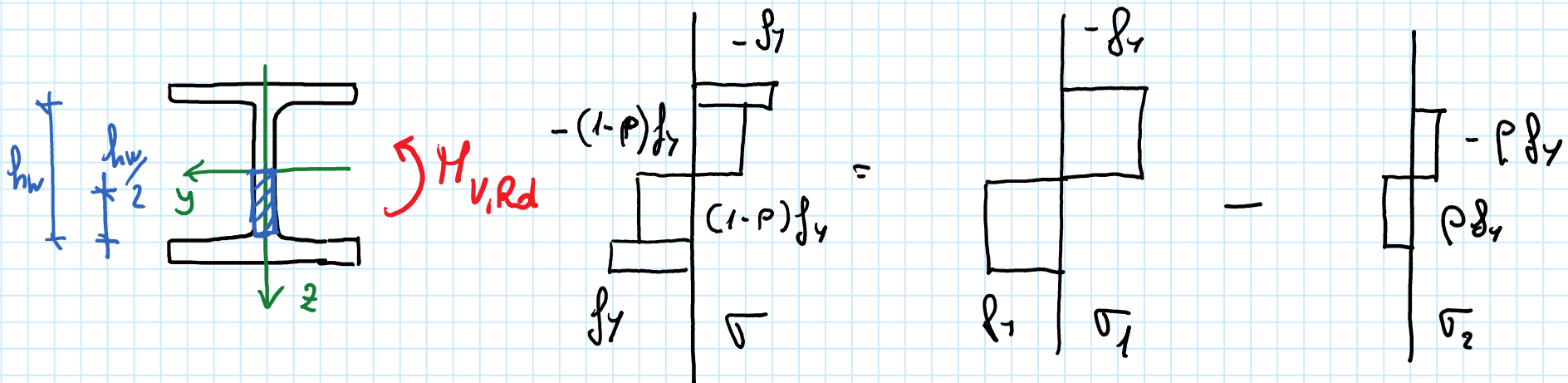
$$M_{Ed} \leq M_{V,Rd}$$

la plasticizzazione si avverte quando  $\sigma_{id} = \sqrt{\sigma^2 + 3\tau^2} = f_y$ ,

Nell'anima per  $\sigma < f_y$ . Questo  $\sigma$  si assume pari a  $(1-p)f_y$  con  $0 \leq p \leq 1$

$$M_{V,Rd} = \int_A \sigma z dA$$

Il diagramma dello  $\sigma$  è quello indicato in figura.



$$\int \sigma z dA = \int_A \sigma_1 z dA - \int_A \sigma_2 z dA$$

$$H_{v,Rd} = \int_A \sigma z dA = W_{pe} f_y - W_{pe,w} p f_y = \left( W_{pe} - \frac{A_w^2 p}{4 t_w} \right) f_y$$

$$W_{pe,w} = 2 S_{1/2}^w = 2 \frac{h_w}{2} t_w \frac{h_w}{4} = \frac{t_w h_w^2}{4} \frac{t_w}{t_w} = \frac{t_w^2 h_w^2}{4 t_w} = \frac{A_w^2}{4 t_w}$$

Bisogna ancora considerare il coefficiente di riduzione per taglio  $\gamma_{H0}$  e calcolare  $p$ .

Momento resistente dovuto per effetto del taglio secondo la  
NTE 18

$$M_{V,Rd} = M_{Rd} = W_{pl} \frac{I_y}{\gamma_{M0}}$$

$$\text{se } V_{Ed} \leq 0,5 V_{e,Rd}$$

$$M_{V,Rd} = \left( W_{pl} - \frac{A_w^2 P}{4 t_w} \right) \frac{I_y}{\gamma_{M0}}$$

$$\text{se } V_{Ed} > 0,5 V_{e,Rd}$$

$$P = \left( 2 \frac{V_{Ed}}{V_{e,Rd}} - 1 \right)^2$$