

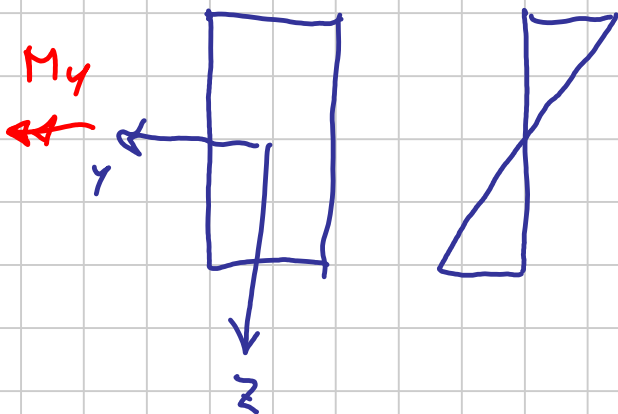
$$\sigma_y = \frac{\pi^2 E}{\bar{\lambda}^2}$$

$$\sigma = \frac{M_y}{I_y} z$$

$$\sigma_{max} = \frac{M_y}{I_y} z_{max} = \frac{M_y}{W_y}$$

$$W_y = \frac{I_y}{z_{max}}$$

modulo
di resistenza



$$\bar{\lambda}_p = \frac{b/t}{28.4 \varepsilon \sqrt{k}}$$

$$\bar{\lambda}_p \leq 0.673 \rightarrow \rho = 1$$

elemento "interno"

$$K = 4$$

niente instabilità

$$\bar{\lambda}_p \leq 0.673$$

$$\frac{b/t}{28.4 \varepsilon \sqrt{4}} \leq 0.673$$

$$\frac{b}{t} \leq 0.673 \times 28.4 \times 2 \quad \varepsilon = 38 \quad \varepsilon$$

Classe	Parte soggetta a flessione	Parte soggetta a compressione
Distribuzione delle tensioni nelle parti (compressione positiva)		
1	$c/t \leq 72\varepsilon$	$c/t \leq 33\varepsilon$
2	$c/t \leq 83\varepsilon$	$c/t \leq 38\varepsilon$
Distribuzione delle tensioni nelle parti (compressione positiva)		
3	$c/t \leq 124\varepsilon$	$c/t \leq 42\varepsilon$

$$c/t \leq 38 \varepsilon$$

classe 2

$$\varepsilon = \sqrt{\frac{235}{f_y}}$$

$$\bar{\lambda}_p = \frac{b/t}{28.4 \varepsilon \sqrt{k}}$$

elemento "esterno" $K = 0.43$

$$\bar{\lambda}_p \leq 0.673 \rightarrow \rho = 1$$

niente instabilità

$$\frac{b/t}{28.4 \varepsilon \sqrt{K}} \leq 0.673$$

$$\rightarrow \frac{b}{t} \leq 0.673 \times 28.4 \times \sqrt{0.43} \varepsilon$$

$$\frac{b}{t} \leq 10.6 \varepsilon$$