

# FORMULARIO DI COSTRUZIONE DI MACCHINE E LABORATORIO AA. 2014-2015

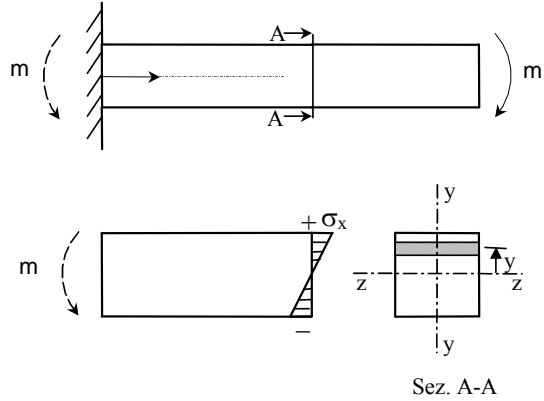
## SOLLECITAZIONI SEMPLICI

**Sforzo Normale:**  $N = \sigma A$

**Flessione pura**

$$\sigma_z = \frac{M_{z-z}}{J_{z-z}} y,$$

$$\sigma_{x,\max} = \pm \frac{M_{z-z}}{J_{z-z}} y_{\max} = \pm \frac{M_{z-z}}{W_{z-z}}$$



Calcolo di  $J_{z-z}$

Sezione quadrata di base  $B$  ed altezza  $H$ :  $J_{z-z} = \frac{1}{12} BH^3$

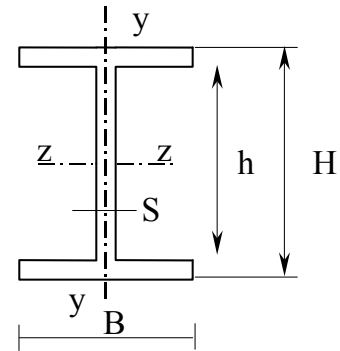
Sezione circolare  $J_{z-z} = J_{y-y} = \frac{\pi}{4} R^4 = \frac{\pi}{64} D^4$ ;

Sezione annulare  $J_{z-z} = \frac{\pi}{4} (R_e^4 - R_i^4)$

$$J_{z-z} = \frac{1}{12} BH^3 - \frac{1}{12} (B-S)h^3$$

Sezione a doppia  $T$ :

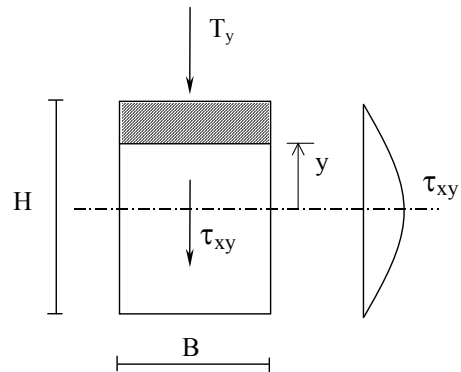
$$J_{y-y} = \frac{1}{12} (H-h)B^3 + \frac{1}{12} h S^3$$



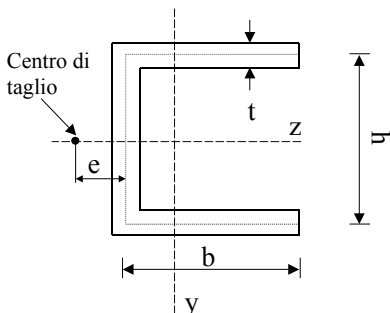
**Taglio**

$$\tau_{xy} = \frac{T_y}{J_{z-z}} S_{z-z}$$

Per una sezione rettangolare  $S_{z-z} = \frac{B}{2} \left( \frac{H^2}{4} - y^2 \right)$



**Centro di taglio per una sezione a C**



$$e = \frac{t b^2 h^2}{4J_{zz}}$$

## Torsione

- *Sezione circolare diametro D*

$$\tau = \frac{M_t}{J_p} r, \quad J_p = \frac{\pi}{32} D^4$$

$$\tau_{\max} = M_t / W_t \quad W_t = \pi / 16 \cdot D^3$$

$$\text{Angolo unitario: } \theta_u = \frac{\gamma}{r} = \frac{\tau}{Gr} = \frac{M_t}{GJ_p}$$

$$\text{Angolo totale di torsione riferito a una trave di lunghezza L: } \theta = \frac{M_t}{GJ_p} L$$

- *Trave a parete sottile*

$$\tau = \frac{M_t}{2 t A^*} \quad \text{dove } A^* \text{ è l'area media}$$

$$\theta_u = \frac{M_t}{4GA^{*2}} \frac{L_m}{t}$$

Se lo spessore  $t$  è costante tratti (così come avviene sulle travi a cassone) si avrà:

$$\theta_u = \frac{M_t}{4GA^{*2}} \sum_i \frac{L_i}{t_i}$$

dove  $t_i$  è lo spessore del tratto  $i$ -esimo di lunghezza  $L_i$ .

- *Sezioni a profilo aperto:*

$$\tau_{\max} = \beta \frac{M_t}{bt^2} \quad \theta_u = \beta \frac{M_t}{Gbt^3}$$

b/t	$\infty$	10	5	3	2.5	2	1.5	1
$\beta$	3	3.2	3.44	3.74	3.86	4.06	4.33	4.80

Nel caso di sezione rettangolare con  $L > 3t$ :

$$\tau_{\max} = \frac{M_t}{J_t} t_{i,\max}$$

$$\theta_u \cong \frac{M_t}{GJ_t}$$

$$\text{essendo } J_t = \frac{1}{3} \sum_i L_i t_i^3$$

## CRITERI DI RESISTENZA

### 1. Criterio della $\tau$ massima (criterio di Guest)

$$\sigma_{id} = \sigma_1 - \sigma_3$$

Per uno stato piano di tensione:

$$\sigma_{id} = \sqrt{(\sigma_x - \sigma_y)^2 + 4\tau_{xy}^2}$$

### 2. Criterio della densità di energia di deformazione totale (criterio di Beltrami)

$$\sigma_{id} = \sqrt{\sigma_1^2 + \sigma_2^2 + \sigma_3^2 - 2\nu(\sigma_1\sigma_2 + \sigma_2\sigma_3 + \sigma_1\sigma_3)}$$

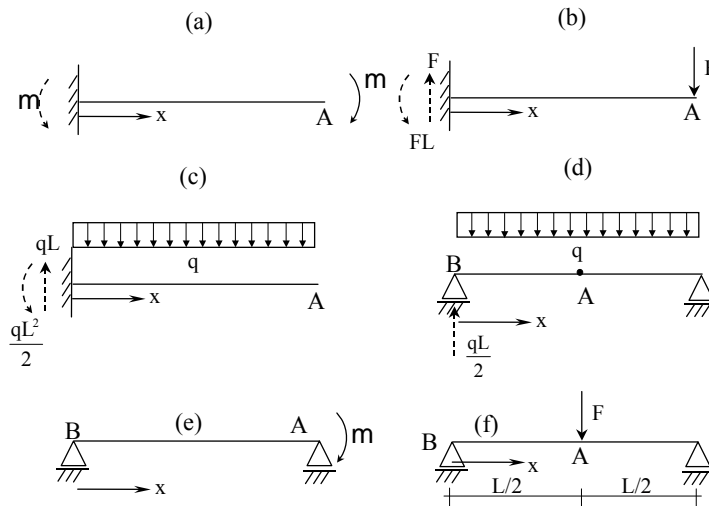
### 3. Criterio della densità di energia di deformazione deviatorica (criterio di von Mises)

$$\sigma_{id} = \sqrt{(\sigma_1^2 + \sigma_2^2 + \sigma_3^2) - (\sigma_1\sigma_2 + \sigma_2\sigma_3 + \sigma_1\sigma_3)}$$

Per uno stato piano di tensione

$$\sigma_{id} = \sqrt{\sigma_x^2 + \sigma_y^2 - \sigma_x\sigma_y + 3\tau_{xy}^2}$$

**EQUAZIONE DELLA LINEA ELASTICA:**  $\frac{d^2\eta}{dx^2} = -\frac{M(x)}{EJ}$



**Caso (a):**  $\varphi_A = \frac{mL}{EJ}$ ,  $\eta_A = \frac{1}{2} \frac{mL^2}{EJ}$ ;

**Caso (b):**  $\varphi_A = \frac{1}{2} \frac{FL^2}{EJ}$ ,  $\eta_A = \frac{1}{3} \frac{FL^3}{EJ}$

**Caso (c):**  $\varphi_A = \frac{1}{6} \frac{qL^3}{EJ}$ ,  $\eta_A = \frac{1}{8} \frac{qL^4}{EJ}$ ;

**Caso (d):**  $\varphi_B = \frac{1}{24} \frac{qL^3}{EJ}$ ,  $\eta_A = \frac{5}{384} \frac{qL^4}{EJ}$

**Caso (e):**  $\varphi_A = \frac{1}{3} \frac{ML}{EJ}$ ,  $\varphi_B = -\frac{1}{6} \frac{ML}{EJ}$ ;

**Caso (f):**  $\varphi_B = \frac{1}{16} \frac{FL^2}{EJ}$ ,  $\eta_A = \frac{1}{48} \frac{FL^3}{EJ}$

## TRAVI CURVE

Raggio neutro:  $r_n = A / \int_A \frac{dA}{r}$  :

- Sezione rettangolare di base  $b$  e altezza  $h$ :  $r_n = h / \ln(r_e / r_i)$
- Sezione circolare:  $r_n = (\sqrt{r_e} + \sqrt{r_i})^2 / 4$

Distribuzione di tensione:  $\sigma_z = \frac{M_f y}{rA(r_g - r_n)} = \sigma_z = \frac{M_f y}{rA\delta}$

## FATICA

$$\sigma_a = \frac{\sigma_{\max} - \sigma_{\min}}{2}, \quad \sigma_m = \frac{\sigma_{\max} + \sigma_{\min}}{2}, \quad R = \frac{\sigma_{\min}}{\sigma_{\max}}, \quad \sigma_{\max} = \frac{2\sigma_a}{1-R}, \quad \sigma_{\max} = \frac{2\sigma_m}{1+R}, \quad \sigma_a = \frac{1-R}{1+R} \sigma_m$$

Tratto inclinato della curva di Wöhler:  $(\sigma_a)^k N = \text{cost}$

$$\sigma_{A, \text{componente}, 2 \cdot 10^6} = \frac{\sigma_{A, \text{mat base}}}{K_f K_d K_L}$$

$$k = \frac{\log(2 \cdot 10^3)}{\log\left(\frac{\sigma_R}{\sigma_{A, \text{componente}, 2 \cdot 10^6}}\right)} \quad (\text{per } R=-1)$$

- **Sensibilità all'intaglio:**  $K_f = 1 + q(K_t - 1)$ ,  $q = \begin{cases} 1/(1+a/r) & \text{se } r < 2 \\ 1 & \text{se } r \geq 2 \end{cases}$

- **Effetto della tensione media e R:**  $\sigma_A(\sigma_m^*) = \sigma_{A, R=-1} \left(1 - \frac{\sigma_m^*}{\sigma_R}\right)$ ,  $\sigma_A(R^*) = \frac{\sigma_{A, R=-1} \sigma_R}{\left(\frac{1+R}{1-R}\right) \sigma_{A, R=-1} + \sigma_R}$

## MEMBRANE

Equazione caratteristica:  $\frac{\sigma_t}{R_t} + \frac{\sigma_m}{R_m} = \frac{p}{t}$

**1. Recipiente cilindrico a parete sottile di spessore  $t$ , dotato di due fondi di estremità emisferici di raggio  $R_0$ .**

- Parete cilindrica:  $\sigma_t = \frac{p}{t} R_0$ ,  $\sigma_m = \frac{pR_0}{2t} = \frac{\sigma_t}{2}$
- Fondo emisferico:  $\sigma_t = \sigma_m = \frac{pR_0}{2t}$

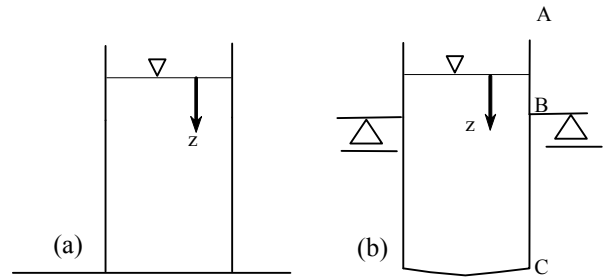
**2. Serbatoio cilindrico di raggio  $R_0$  e spessore  $t$ ,  
contenente un fluido di peso specifico  $\gamma$**

Tensione trasversale:  $\sigma_t = \frac{\gamma z}{t} R_0$

Tensione meridiana:

Caso (a): è nulla sulle pareti cilindriche del recipiente;

Caso (b): è nulla nel tratto AB. Nel tratto BC,  $W = 2\pi\sigma_m R_0 t$  dove  $W$  è il peso del fluido

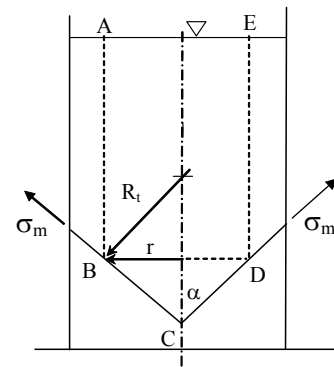


**3. Recipiente con pareti cilindriche di raggio  $R$  e spessore  $t$  e fondo conico**

$R_t = \frac{r}{\cos \alpha}$

Parete cilindrica:  $\sigma_t = \frac{\gamma z}{t} R_0$

Punto B:  $\sigma_t = \frac{\gamma z_B r}{t \cos \alpha}$ ,  $W_{ABCDE} = 2\pi\sigma_m r t \cos(\alpha)$



**MATRICI DI RIGIDEZZA**

- Asta nel proprio sistema di riferimento:  $[K] = \frac{EA}{L} \begin{bmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{bmatrix}$

- Asta nel sistema di riferimento di struttura:  $[\bar{K}] = \frac{EA}{L} \begin{bmatrix} A & -A \\ -A & A \end{bmatrix}$

dove il minore  $[A]$  vale:  $[A] = \begin{bmatrix} l_x^2 & l_x m_x \\ l_x m_x & m_x^2 \end{bmatrix}$

- Trave:**

$$[K] = \begin{bmatrix} EA/L & 0 & 0 & -EA/L & 0 & 0 \\ 0 & M & T & 0 & -M & T \\ 0 & T & 2S & 0 & -T & S \\ -EA/L & 0 & 0 & -EA/L & 0 & 0 \\ 0 & -M & -T & 0 & M & -T \\ 0 & T & S & 0 & -T & 2S \end{bmatrix}$$

$$M = \frac{12EJ}{L^3} \quad T = \frac{6EJ}{L^2} \quad S = \frac{2EJ}{L}$$