

- §. 5 -

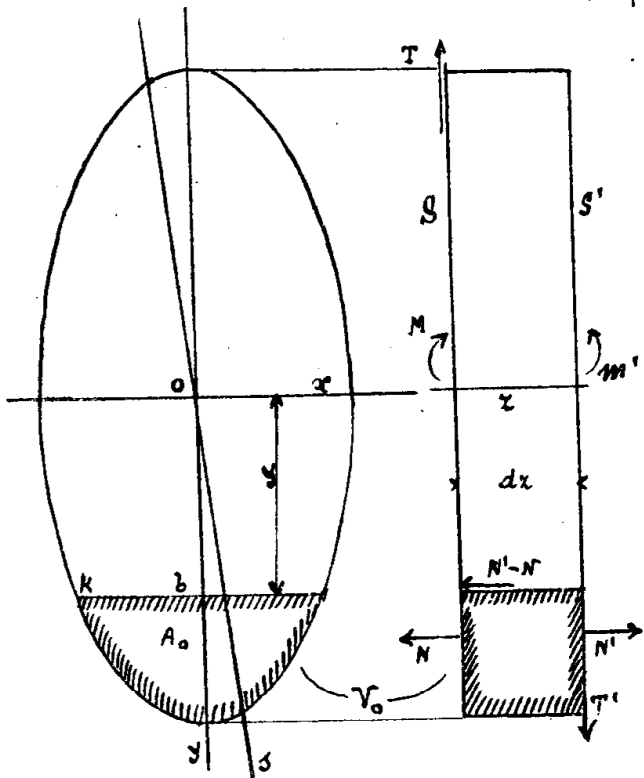
- Taglio -

(Teoria approssimata)

Un solido si dice sollecitato al taglio semplice quando in ogni sua sezione trasversale la caratteristica della sollecitazione sia una forza  $T$  giacente nel piano stesso della sezione e passante per il baricentro. Questa sollecitazione semplice può avverarsi soltanto in sezioni isolate del solido, ma non può estendersi a tronchi sia pure molto corti senza essere accompagnata da momento flettente.

Oggi studieremo la distribuzione delle tensioni tangenziali interne immaginando che la forza di taglio sia accompagnata da un certo momento flettente.

Consideriamo una sezione generica riferita ai soliti assi  $x$  ed  $y$  baricentrici, anche non principali di inerzia. Sia  $x$  l'asse neutro; l'asse di sollecitazione  $S$  parallelo al taglio complessivo di componenti  $T_x$  e  $T_y$  (V. Cap: VI. §. 1) sarà coniugato dall'asse  $x$  rispetto all'ellisse di inerzia della sezione trasversale (V. Cap: VI §. 3). Consideriamo la corda parallela all'asse neutro  $x$ , alla distanza  $y$  da esso; per tale corda conduciamo il piano parallelo all'asse geometrico  $x$  del solido e consideriamo il volume  $V$  (tratteggiato in figura) compreso fra tale piano, due sezioni trasversali alla distanza  $dx$



e la superficie esterna, e studiamone l'equilibrio. La sezione  $S$  è sollecitata da uno sforzo di taglio  $T$  e da un momento flettente  $M$ , la sezione  $S'$  (ammettendo che sulla porzione elementare  $dx$  non sia applicata alcuna forza concentrata e trascurando quelle ripartite) è sollecitata

da una forza tagliante  $-T$  eguale in valore assoluto a quella sollecitata la sezione  $S$  e da un momento flettente  $-(M+Tdx)$ .

Indichiamo con  $N$  la risultante delle tensioni normali interne dovute alla flessione che si sviluppano sulla porzione  $A_0$  della sezione  $S$ ; con  $N'$  la risultante di quelle che si sviluppano sulla stessa porzione  $A_0$  della sezione  $S'$ . Per l'equilibrio alla traslazione longitudinale è necessario ammettere sulla faccia  $b dx$  del volume  $V$  uno sforzo tangenziale eguale alla differenza fra  $N'$  ed  $N$ .

Indicando con  $\bar{\tau}_{xy}$  il valore medio di  $\tau_{xy}$ , lo sforzo tangenziale complessivo sulla detta area è:

$$-\bar{\tau}_{xy} b dx$$

dove il segno - indica che se  $\tau_{xy}$  è positiva il detto sforzo è diretto nel senso delle  $x$  negative. Si avrà dunque?

$\bar{\tau}_{xy} b dx = N' - N = \frac{\partial}{\partial x} \left[ \int_{A_0} \sigma_x dA \right] dx = dx \int_{A_0} \frac{\partial \sigma_x}{\partial x} dA$   
intendendo l'integrale esteso all'area  $A_0$ .

Ricordando che

$\sigma_x = \frac{M_x}{I_x} y$  sarà  $\frac{\partial \sigma_x}{\partial x} = \frac{\partial M_x}{\partial x} \frac{y}{I_x}$  ma, come è noto  
dalla statica  $\frac{\partial M_x}{\partial x} = T_y$ ; quindi sostituendo si ottiene:

$$\bar{\tau}_{xy} b = \frac{T_y}{I_x} \int_{A_0} y dA$$

L'integrale al secondo membro rappresenta il momento statico della area  $A$  rispetto all'asse neutro; indicandolo con  $M_0$  si ha:

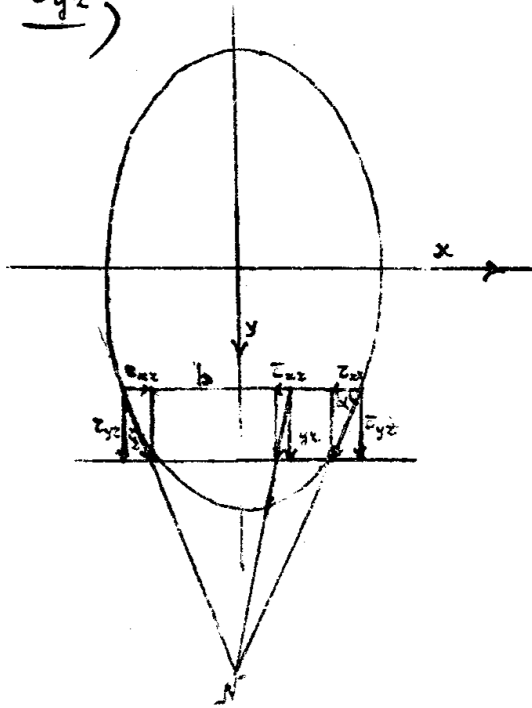
$$\bar{\tau}_{xy} = \frac{T_y M_0}{I_x b} \quad (151)$$

Con approssimazione si ritiene tale valore medio eguale al valore effettivo locale di  $\tau_{xy}$ . Il trovato valore di  $\bar{\tau}_{xy}$  (tensione tangenziale nella sezione longitudinale per  $b$ ) è eguale al valore  $\bar{\tau}_{yx}$  della tensione tangenziale agente nella sezione trasversale all'altrezza della corda  $b$ .

Nei calcoli approssimati di stabilità si prescinde dal, la presenza della  $\tau_{xx}$  che si ritiene nulla; tale ipotesi è giustificata soltanto nei punti dell'asse  $y$  nel caso della sezione simmetrica rispetto allo stesso asse e sollecitato lungo l'asse  $y$  stesso (allora  $T_x = 0$ ), essa invece è tanto più errata sul contorno quanto più è inclinata la tangente ad esso contorno rispetto alla corda. Ivi però può esser lecito ritenere il valore locale di  $\tau_{yx}$  eguale al suo valore medio e ricavare  $\tau_{xx}$  ricordando che la risultante  $\tau_x$  di  $\bar{\tau}_{yx}$  e  $\bar{\tau}_{xx}$  deve risultare tangente al contorno nel punto considerato, avremo:

$$\tau_{zx} = \tau_{yz} \cot \alpha \quad (152)$$

quanto alla distribuzione di  $\tau_{zx}$  lungo la detta corda nel l'interno della sezione ricordando la (69) ed osservando che  $\frac{\partial \sigma_x}{\partial z}$  è funzione della sola  $y$  e che lo stesso si può affermare delle  $\frac{\partial \tau_{yz}}{\partial y}$  (perché con approssimazione riteniamo  $\tau_{yz}$  costante lungo la corda ed eguale al suo valore medio  $\tau_{yz}$ ),



risulta dalla stessa (69) (cfr. V. 2.4. pag. 99) che  $\frac{\partial \tau_{zx}}{\partial x}$  è funzione della sola  $y$  quindi  $\tau_{zx}$  lungo la corda varia linearmente con la  $x$ , ciò significa che  $\tau_{zx}$  è determinata in ogni punto della corda quando si conoscano i suoi valori agli estremi della corda stessa, da ciò segue

che le tensioni tangenziali totali  $\tau_x$  nei punti della detta corda convergono tutte nel punto  $N$  di intersezione delle tangenti al contorno nei due punti estremi della corda stessa.

Si noti che il complemento dell'area  $A_0$  a tutta l'area della sezione trasversale (ossia la porzione non tratteggiata in figura) ha rispetto all'asse neutro  $x$  un momento statico eguale a  $-m_0$  (poiché il momento statico di tutta la sezione trasversale rispetto all'asse  $x$  ha, ricentrico, deve essere nullo).

Per ottenere il momento di inerzia  $I$  della sezione tra-

trasversale rispetto ad  $x$ , bisogna intendere applicati i momenti statici  $m_0$  e  $-m_0$  nei centri relativi dell'asse  $x$  rispetto alle due dette aree parziali (si ricordi quanto insegna la statica sul cosiddetto spostamento nelle forze) i due momenti statici  $m_0$  e  $-m_0$  costituiscono una coppia il cui momento costituisce il momento d'inerzia della sezione trasversale, dunque:

$$\frac{I}{m_0} = h_0 \quad (152)$$

dove  $h_0$  è la distanza, misurata normalmente ad  $x$ , fra i centri relativi dello stesso asse  $x$  rispetto alle due parti in cui la corda  $b$  divide la sezione.

La (151) diventa allora

$$\tau_{yz} = \frac{T}{bh_0} \quad (153)$$

questa formula è utile perché  $h_0$  può ricavarsi con note costruzioni di statica grafica.

Nella (151) si trae che  $\tau_{yz}$  è massima per quel valore di  $y$  per cui

$$b \frac{\partial m_0}{\partial y} = m_0 \frac{\partial b}{\partial y}$$

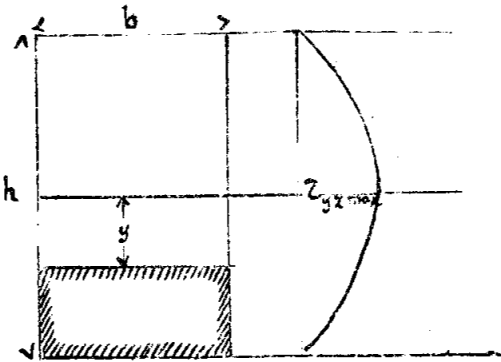
La  $\frac{\partial m_0}{\partial y}$  è sempre nulla per  $y = 0$ , cioè  $m_0$  ha il massimo valore quando rappresenta il momento statico di una delle due parti in cui l'asse neutro divide la sezione trasversale, preso rispetto all'asse neutro stesso; nelle sezioni trasversali più in uso si ha pure per  $y = 0$ ,  $\frac{\partial b}{\partial y} = 0$  perciò, in tali casi, la  $\tau_{yz}$  diviene massima proprio sull'asse neutro  $x$ .

La  $\tau_{yz}$  si annulla nei punti del contorno più lontani dal

l'asse  $x$ , poiché quando la corda  $b$  si avvicina indefinitamente a tali punti, se pure la lunghezza  $b$  diventa infinitesima, il momento statico  $M_0$  diventa infinitesimo di ordine superiore.

Preferiamoci, a scopo di esempio, ad un caso particolare;

quello in cui  $b$  è costante, cioè la sezione è rettangolare,  $h$  ne sia l'altezza.



$$M = \frac{1}{2} \left( \frac{h}{2} + y \right) \left( \frac{h}{2} - y \right) b = \frac{bh^2}{8} \left( 1 - 4 \frac{y^2}{h^2} \right)$$

Ricordando che

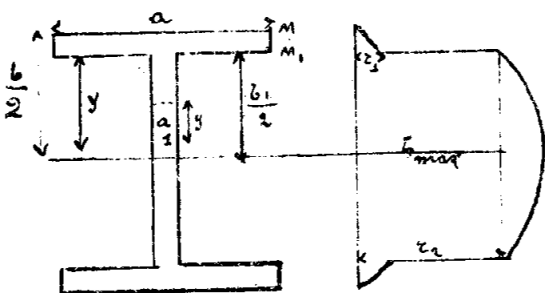
$$I = \frac{1}{12} bh^3 \text{ e ponendo } A = bh \text{ si trova}$$

$$\tau_{yz} = \frac{3}{2} \frac{T}{A} \left( 1 - \frac{4y^2}{h^2} \right) \quad (154)$$

la tensione tangenziale  $\tau_{yz}$  si annulla dunque per  $y = \pm \frac{h}{2}$  cioè sui due lati della sezione paralleli all'asse neutro, al variare di  $y$  fra questi limiti varia con legge parabolica per divenire massima per  $y = 0$  cioè in corrispondenza dell'asse neutro, assumendovi il valore

$$\tau_{yz \max} = \frac{3}{2} \frac{T}{A}$$

### Sezione a doppio T simmetrica.



Per una fibra appartenente al corrente  $MM_1$  si ha:

$$\begin{aligned} \tau_{yz} &= \frac{T}{I} a \left( \frac{h}{2} - y \right) \left( y + \frac{h}{4} - \frac{y}{2} \right) = \frac{T}{I} a \frac{\left( \frac{h}{2} \right)^2 - y^2}{2} \\ &= \frac{1}{8} \frac{T}{I} h^2 - \frac{1}{2} \frac{T}{I} y^2 \end{aligned}$$

quindi il diagramma di  $\tau_{yz}$

è rappresentato dai tratti 1, 2 e 1' 2' da una curva parabolica simmetricamente disposta rispetto allo strato neutro. Per le fibre dello strato M (limate fra corrente ed anima) si hanno due valori di  $\epsilon_{yz}$ , precisamente

$$\epsilon_1 = \frac{1}{2} \frac{T}{I} \left( \frac{h^2}{4} - \frac{h_1^2}{4} \right) = \frac{1}{8} \frac{T}{I} (h^2 - h_1^2)$$

$$\epsilon_2 = \frac{1}{2} \frac{T}{I} \left( \frac{h^2}{4} - \frac{h_1^2}{4} \right) \frac{a}{a_1} = \frac{1}{8} \frac{T}{I} (h^2 - h_1^2) \frac{a}{a_1}$$

a seconda che si consideri la fibra come appartenente al corrente o all'anima; tale differenza è provocata dalla brusca variazione della lunghezza della sezione.

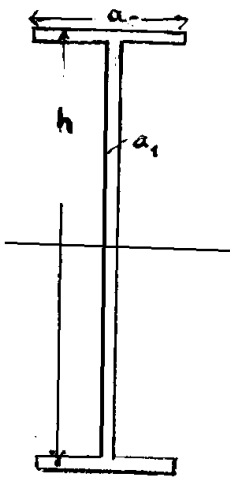
Per le fibre dell'anima:

$$\epsilon_{yz} = \frac{T}{I} \frac{1}{2a_1} \left\{ a \left( \frac{h^2}{4} - \frac{h_1^2}{4} \right) + a_1 \left( \frac{h_1^2}{4} - y^2 \right) \right\} = \frac{1}{8} \frac{T}{I} \frac{a}{a_1} \left\{ h^2 - h_1^2 \left( 1 - \frac{a_1}{a} \right) \right\} - \frac{1}{2} \frac{T}{I} y^2$$

che rappresenta ancora una variazione parabolica di  $\epsilon_{yz}$  fra M e M'.

Il valore massimo  $\epsilon_{yz}$  si ha per  $y=0$ , cioè in corrispondenza dell'asse neutro.

Quando l'anima della sezione è molto alta (sezione a doppio T limite simmetrica) indicando con  $h$  la distanza dei baricentri dei correnti, con  $a$  la lunghezza dei correnti stessi,  $\omega$  l'area di ciascuno di essi,



si può porre:

$$I = \omega \frac{h^2}{2}$$

per uno strato qualunque e dell'anima, trascurando i termini assai

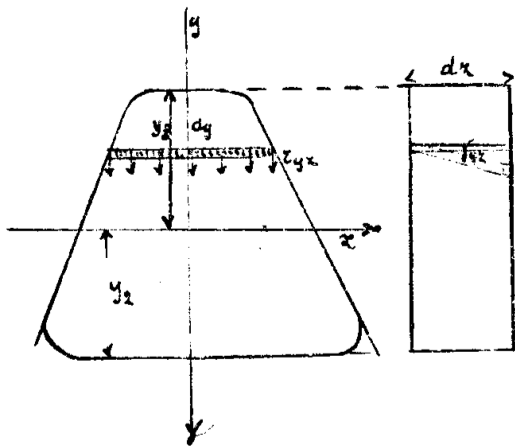
piccoli che dipendono dagli elementi di area dell'anima stessa si può porre:  $\eta = \omega \frac{h}{2}$  quindi per uno strato qualunque dell'anima

$$\tau_{yz} = \frac{T \frac{\omega h}{2}}{a_1 \frac{\omega h^2}{2}} = \frac{T}{a_1 h}$$

dunque in una trave a doppio T limite lo sforzo di taglio nelle fibre dei correnti è nullo; mentre è costante ed eguale a  $\frac{T}{a_1 h}$  quello relativo alle fibre dell'anima.

### Lavoro di deformazione.

Consideriamo un elemento di trave compreso fra due sezioni trasversali alla distanza  $dx$ . Sullo



strato infinitesimo (tratteggiato in figura) della sezione si ha la tensione tangenziale  $b \tau_{yz} dy$  (si prescinde dalla presenza

di  $\tau_{zx}$ ). La tensione tangenziale  $\tau_{yz}$  produce uno scorrimento  $\gamma_{yz}$  che è dato da  $\tau_{yz} = G \gamma_{yz}$ ; così che il lavoro compiuto da  $b \tau_{yz} dy$  per lo spostamento  $\gamma_{yz} dx$  è, per il teorema di Clapeyron:

$$\frac{1}{2} b \tau_{yz} dy \gamma_{yz} dx$$

Sommando i lavori corrispondenti alle singole strisce cioè integrando rispetto ad  $y$ , dopo aver sostituito a  $\tau_{yz}$  il suo valore dato dalla (151) si ottiene il lavoro di deformazione  $dL$  corrispondente all'elemento di volume



considerato:

$$d\mathcal{L} = \frac{1}{2} \frac{dz}{G} \int b \tau_{yz}^2 dy = \frac{1}{2} \frac{dz}{G} \int \frac{T^2 m^2}{I^2 b^2} b dy = \frac{T^2 dz}{2G} \int_{y_1}^{y_2} \frac{m^2}{b I^2} dy$$

essendo

$$I^2 = \rho^4 A^2$$

sarà

$$d\mathcal{L} = \frac{1}{2} \frac{T^2 dz}{GA} \frac{1}{A \rho^4} \int_{y_1}^{y_2} \frac{m^2}{b} dy = \chi \frac{T^2 dz}{GA} \quad (155) \quad (*)$$

avendo posto

$$\chi = \frac{1}{A \rho^4} \int_{y_1}^{y_2} \frac{m^2}{b} dy \quad (156)$$

Il fattore che moltiplica  $\chi$  nella (155) esprime il valore che assumerebbe il lavoro di deformazione qualora lo sforzo di taglio  $T$  si ripartisse uniformemente su tutta la sezione dando luogo ad una  $\tau_{yz}$  costante.

(\*) La espressione di  $d\mathcal{L}$  dovuta al taglio può ricavarsi direttamente dalla espressione del potenziale elastico: formula (80)

$$\Phi = \frac{\sigma_z^2}{2E} + \frac{\tau_{yz}^2 + \tau_{zx}^2}{2G}$$

ricavata a Cap. VI §.1; che si riduce (poiché per effetto del taglio  $\sigma_z = 0$  e con approssimazione riteniamo  $\tau_{zx} = 0$ ) a:

$$\Phi = \frac{\tau_{yz}^2}{2G} = \frac{1}{2G} \left( \frac{T m}{I b} \right)^2$$

facendo  $dV = dz dA$ , dove  $dA$  è l'elemento di area della sezione trasversale

$$d\mathcal{L} = \frac{1}{2G} dz \frac{T^2}{I^2} \int \left( \frac{m}{b} \right)^2 dA$$

che è la stessa (155).

Il fattore  $\chi$ , che tiene conto della effettiva distribuzione delle tensioni tangenziali, è detto coefficiente di forma della data sezione ed è un numero astratto che dipende soltanto dalla forma della sezione, talora esso è detto fattore di taglio.

---

Il fattore di taglio può dedursi sia analiticamente che graficamente.

Calcoliamo, a titolo di esempio, il suo valore per una sezione rettangolare

$$m = (y_1 - y) b \left( y + \frac{y_1 - y}{2} \right) = \frac{b(y_1^2 - y^2)}{2}; \quad y_1 = y_2 = \frac{h}{2}; \quad A = bh$$

$$I = \frac{1}{12} bh^3 \text{ da cui } \chi = \frac{bh}{\frac{1}{144} b^2 h^2} \int_{-\frac{h}{2}}^{+\frac{h}{2}} \frac{b}{4} (y_1^2 - y) dy = 1.20 = \frac{6}{5} \quad (151)$$

Per le sezioni circolari ed ellittiche  $\chi = \frac{10}{9}$

---