

Università degli studi di Bergamo
Scuola di Ingegneria (Dalmine)

CCS Ingegneria Edile

LM-24 Ingegneria delle Costruzioni Edili

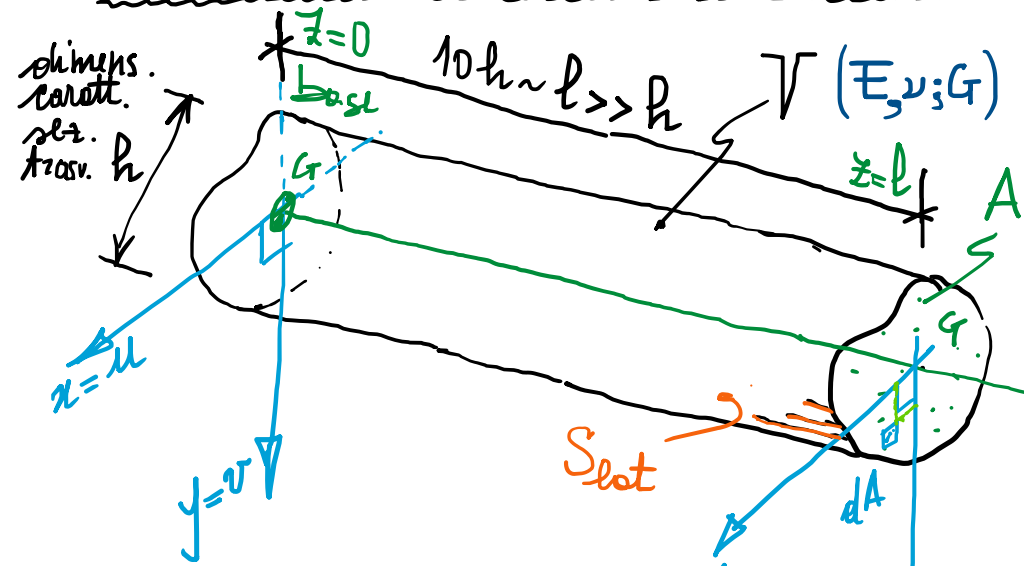
Complementi di Scienza delle Costruzioni
(ICAR/08 - SdC; 6 CFU)

A.A. 2021/2022

prof. Egidio RIZZI
egidio.rizzi@unibg.it

LEZIONE 17

Problema di de Saint Venant (~1855) - Caso di problema elastico lineare particolare:



- Solido "tipo trave" di forma allungata, cioè con una dimensione prevalente rispetto alle altre due, e sezione costante (di area A) ed asse rettilineo $\Rightarrow$ cilindro o prisma di DSV.

- Composto da materiale elastico, lineare, isotropo, omogeneo $\forall x \in V \Rightarrow E, \nu, G$ cost.
- Privo di vincoli esterni ($S_1 \equiv \emptyset$) $\Rightarrow$ soluz. in termini di spostamento nota a meno di moti rigidi.

Assi principali d'inerzia: (scelta del sistema di rif.)

- baricentrici; $G \in x, y \Rightarrow S_x = \int_A y dA = 0; S_y = \int_A x dA = 0$
- mutuamente perpendicolari; $x \perp y$
- coniugati $\Leftrightarrow J_{xy} = \int_A xy dA = 0$ (CNS)

(l'uno contiene il "centro" relativo all'altro)

momento d'inerzia centrifugo nullo

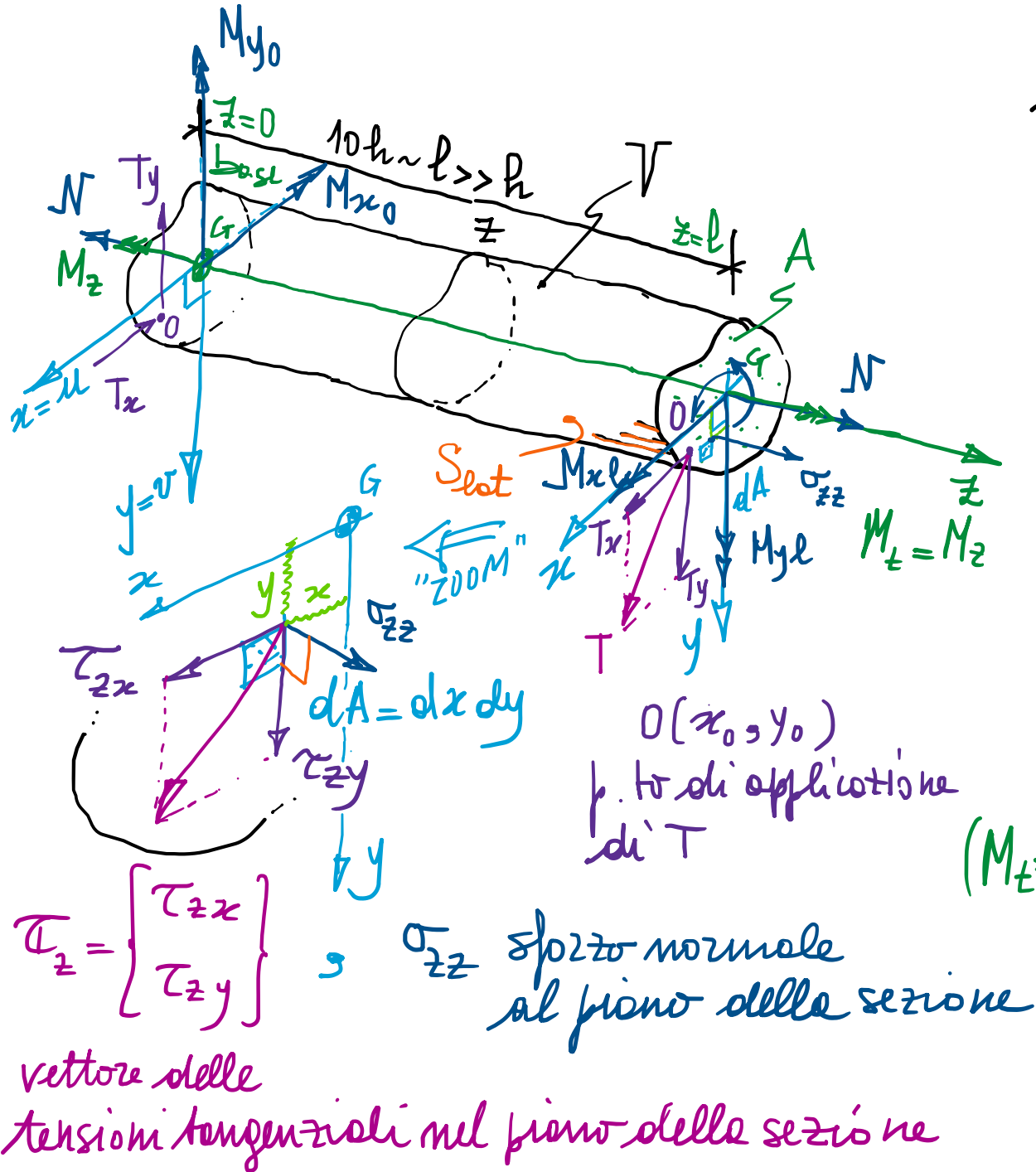
NB: Se $\exists$ asse di simm. retta, tale asse è principale (insieme al $\perp$ per G)

Postulato di DSV



- Privo di forze di volume ($f=0$ in V).
- Privo di forze di superficie su S_{lat} ($t=0$ su S_{lat}).
- Soggetto ^{solamente} a forze di superficie sulle basi ($z=0, z=l$), di distribuzione non specificata e note solo in termini di risultanti (tali da formare un sistema di forze autoequilibrato).

La reale distribuzione di queste forze di superficie, a parità di risultanti, è influente ai fini della soluzione (salvo per possibili "effetti di bordo").



Risultanti $\Rightarrow$ casi di DSV: (equivalenza statica)

$$N = \int_A \sigma_{zz} dA = \text{cost} \quad \text{Azione assiale o normale}$$

$$T_x = \int_A \tau_{zx} dA = \text{cost}$$

$$T_y = \int_A \tau_{zy} dA = \text{cost}$$

Azioni taglianti o tagli (componenti)

$$M_x = \int_A \sigma_{zz} y dA = M_{x0} + T_y z \quad \text{Azioni flettenti (momenti ")}$$

$$M_y = - \int_A \sigma_{zz} x dA = M_{y0} - T_x z$$

lineari in z

$$(M_t = M_z) + T_y x_0 - T_x y_0 = \int_A (\tau_{zy} x - \tau_{zx} y) dA \quad \text{con}$$

Equivalenza statica tra risultanti e campo di sforzo da esse indotto.

M_t azione torcente (momento ") costante

• Soluzione tramite approccio semi-inverso (agli sforzi):

• H_p. fondamentale di DSV: $\sigma_{xx} = \sigma_{yy} = \tau_{xy} = 0$; restano σ_{zz} ; τ_{zx}, τ_{zy}
suffragata dall'osservaz. sperimentale
(e supportata dall'unicità delle soluzioni) $(= \tau_{yx})$
 τ_z
 componenti di sforzo da determinare, in $(x, y; z)$.

• Equaz. indefinite di equilibrio:

$\text{div } \sigma + f = 0 \text{ in } V \Leftrightarrow \sigma_{ij,j} = 0$ (campo di sforzo solenoidale $\Rightarrow$ a divergenza nulla)

$$\left\{ \begin{array}{l} \cancel{\sigma_{xx,x}} + \cancel{\tau_{yx,y}} + \tau_{zx,z} = 0 \\ \cancel{\tau_{xy,x}} + \cancel{\sigma_{yy,y}} + \tau_{zy,z} = 0 \\ \tau_{xz,x} + \tau_{yz,y} + \sigma_{zz,z} = 0 \end{array} \right\} \tau_z = \begin{Bmatrix} \tau_{zx}(x,y) \\ \tau_{zy}(x,y) \end{Bmatrix} \text{ indep. da } z$$

$$\Rightarrow \left(\boxed{\text{div } \tau_z = \tau_{zx,x} + \tau_{zy,y} = -\sigma_{zz,z}} \right) \frac{\partial}{\partial z}$$

equazione di equilibrio

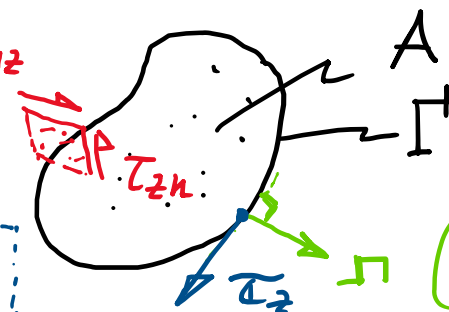
• Condizioni al contorno:

$\pi \cdot \sigma = f = 0 \text{ su } \text{Set}(\pi \Gamma) \Leftrightarrow n_i \sigma_{ij} = 0$

$0 = -\sigma_{zz,z} \Rightarrow \sigma_{zz} \text{ lineari in } z$

$$\left\{ \begin{array}{l} n_x \cancel{\sigma_{xx}} + n_y \cancel{\tau_{yx}} + \cancel{n_z \tau_{zx}} = 0 \\ n_x \cancel{\tau_{xy}} + n_y \cancel{\sigma_{yy}} + \cancel{n_z \tau_{zy}} = 0 \\ n_x \tau_{xz} + n_y \tau_{yz} + \cancel{n_z \sigma_{zz}} = 0 \end{array} \right.$$

sup. laterale scarica $0 = \tau_{nz}$



τ_z , su Γ , tangente al contorno

equilibrio al contorno

$\tau_z \cdot \pi = \tau_{zx} n_x + \tau_{zy} n_y = 0, \tau_z \perp \pi$

$(n_z = 0)$

- Legame costitutivo:

$$\varepsilon_{xx} = \varepsilon_{yy} = -\nu \varepsilon_{zz} = -\nu \frac{\sigma_{zz}}{E}$$

$$\varepsilon_{zz} = \frac{\sigma_{zz}}{E}$$

lineari in z ;
deformazioni normali

$$(\gamma_{xy}=0) \quad \gamma_z = \left\{ \begin{matrix} \gamma_{zx} \\ \gamma_{zy} \end{matrix} \right\} = \frac{\tau_z}{G}$$

$$\gamma_{ij} = 2\varepsilon_{ij} = \frac{\tau_{ij}}{G} = 2 \frac{(1+\nu)}{E} \tau_{ij} \quad G = \frac{E}{2(1+\nu)}$$

$\Sigma_{ij} = \frac{1+\nu}{E} \tau_{ij}$ indep. da z
deformazioni taglianti

- Equazioni di congruenza interne:

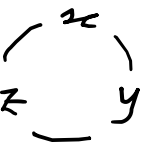
$$\Sigma_{ij,k\ell} + \varepsilon_{k\ell,ij} = \varepsilon_{ik,j\ell} + \varepsilon_{i\ell,jk} \quad 81 \rightarrow 6 \rightarrow 3$$

di DSV

$$\left\{ \begin{array}{l} \varepsilon_{xx,yy} + \varepsilon_{yy,xx} = 2\varepsilon_{xy,xy} \quad \checkmark \\ \varepsilon_{yy,zz} + \varepsilon_{zz,yy} = 2\varepsilon_{yz,yz} \Rightarrow \sigma_{zz} \text{ lin. in } y \\ \varepsilon_{zz,xx} + \varepsilon_{xx,zz} = 2\varepsilon_{zx,zx} \Rightarrow \sigma_{zz} \text{ lin. in } x \end{array} \right.$$

$$\left\{ \begin{array}{l} \varepsilon_{xx,yz} + \varepsilon_{yz,xx} = \varepsilon_{xy,xz} + \varepsilon_{xz,xy} \\ \varepsilon_{yy,zx} + \varepsilon_{zx,yy} = \varepsilon_{yz,yx} + \varepsilon_{yx,yz} \\ \varepsilon_{zz,xy} + \varepsilon_{xy,zz} = \varepsilon_{zx,zy} + \varepsilon_{zy,zx} \end{array} \right\} \Rightarrow \left\{ \begin{array}{l} \varepsilon_{zx,xy} - \varepsilon_{zy,xx} = \varepsilon_{xx,yz} \\ \varepsilon_{zx,yy} - \varepsilon_{zy,yx} = -\varepsilon_{yy,zx} \end{array} \right.$$

$\Rightarrow \sigma_{zz}$ indep. da xy



Sforzo normale: costanti $a_0, a_1, a_2; b_0, b_1, b_2$

$$\begin{aligned}\sigma_{zz}(x, y; z) &= a_0 + a_1 x + a_2 y - z(b_0 + b_1 x + b_2 y) \\ &= (a_0 - b_0 z) + (a_1 - b_1 z)x + (a_2 - b_2 z)y\end{aligned}$$

Per equivalenza statica:

$$N = \int_A \sigma_{zz} dA = (a_0 - b_0 z)A + (a_1 - b_1 z)S_y + (a_2 - b_2 z)S_x = \text{cost} \Rightarrow \boxed{a_0 = \frac{N}{A}; b_0 = 0}$$

$$\begin{cases} M_x = \int_A \sigma_{zz} y dA = (a_0 - b_0 z)S_x + (a_1 - b_1 z)J_{xy} + (a_2 - b_2 z)J_x \\ M_y = -\int_A \sigma_{zz} x dA = - (a_1 - b_1 z)J_y - (a_2 - b_2 z)J_{xy} \end{cases}$$

$$\begin{aligned}J_x &= \int_A y^2 dA \quad \text{momenti di inerzia} \\ J_y &= \int_A x^2 dA \quad \text{di inerzia}\end{aligned}$$

$$\begin{aligned}M_{x_0} + T_y z &= M_x = (a_2 - b_2 z)J_x \\ M_{y_0} - T_x z &= M_y = -(a_1 - b_1 z)J_y\end{aligned} \Rightarrow$$

$$\begin{aligned}a_2 - b_2 z &= \frac{M_x}{J_x} \quad ; \quad a_2 = \frac{M_{x_0}}{J_x}, \quad b_2 = -\frac{T_y}{J_x} \\ a_1 - b_1 z &= -\frac{M_y}{J_y} \quad ; \quad a_1 = -\frac{M_{y_0}}{J_y}, \quad b_1 = -\frac{T_x}{J_y}\end{aligned}$$

campo
lineare

$$\sigma_{zz}(x, y; z) = \frac{N}{A} + \frac{M_{x(z)}}{J_x} y - \frac{M_{y(z)}}{J_y} x$$

(vedi tensor-flessione deviata, per PSE, obliqui e N, M_x, M_y)

In effetti:

$$\begin{aligned}\int_A \text{div} \tau_z dA &\stackrel{\text{Th. Div.}}{=} \int_{\Gamma} n_i \tau_{iz} d\Gamma \\ &\downarrow \\ \int_A -\sigma_{zz,z} dA &= b_0 A = 0\end{aligned}$$

- Equazione di congruenza (nelle τ_{zx}, τ_{zy}):

$$\frac{1+\nu}{E} (\tau_{zx,y} - \tau_{zy,x})_{,x} = -\frac{\nu}{E} \sigma_{zz,z,y} = +\nu b_2$$

$$\frac{1+\nu}{E} (\tau_{zx,y} - \tau_{zy,x})_{,y} = +\frac{\nu}{E} \sigma_{zz,z,x} = -\nu b_1$$

sia $\bar{\nu} = \frac{\nu}{1+\nu}$

Integrando: $\int df = \int f_{,x} dx + \int f_{,y} dy$

$$(\tau_{zx,y} - \tau_{zy,x}) = \bar{\nu} (b_2 x - b_1 y) - c$$

costante di integrazione arbitraria (sarà legata a M_t)

$$= \bar{\nu} \left(-\frac{T_y}{J_x} x + \frac{T_x}{J_y} y \right) - c$$

equazione di congruenza

- Problema nelle $\tau_z = \{\tau_{zx}, \tau_{zy}\}^T$: (due equazioni governanti) (equazioni differenziali del 1° ordine)

$$\left\{ \begin{array}{l} \text{div } \tau_z = \tau_{zx,x} + \tau_{zy,y} = -\sigma_{zz,z} = \cancel{b_0} + b_1 x + b_2 y = -\left(\frac{T_x}{J_y} x + \frac{T_y}{J_x} y \right) \end{array} \right. \dots \text{eq. di equil. in A}$$

$$\left\{ \begin{array}{l} -(\text{rot } \tau_z)_z = \tau_{zx,y} - \tau_{zy,x} = \bar{\nu} \left(-\frac{T_y}{J_x} x + \frac{T_x}{J_y} y \right) - c \end{array} \right. \dots \text{eq. di congruenza in A}$$

c.c. $\tau_z \cdot \Pi = \tau_{zx} n_x + \tau_{zy} n_y = 0$ su I^+ (contorno delle sez. trasversali)