

Università degli studi di Bergamo

Scuola di Ingegneria (Dolmine)

CCS Ingegneria Edile

LM-24 Ingegneria delle Costruzioni Edili

Complementi di Scienza delle Costruzioni

(ICAR/08 - SdC ; 6 CFU)

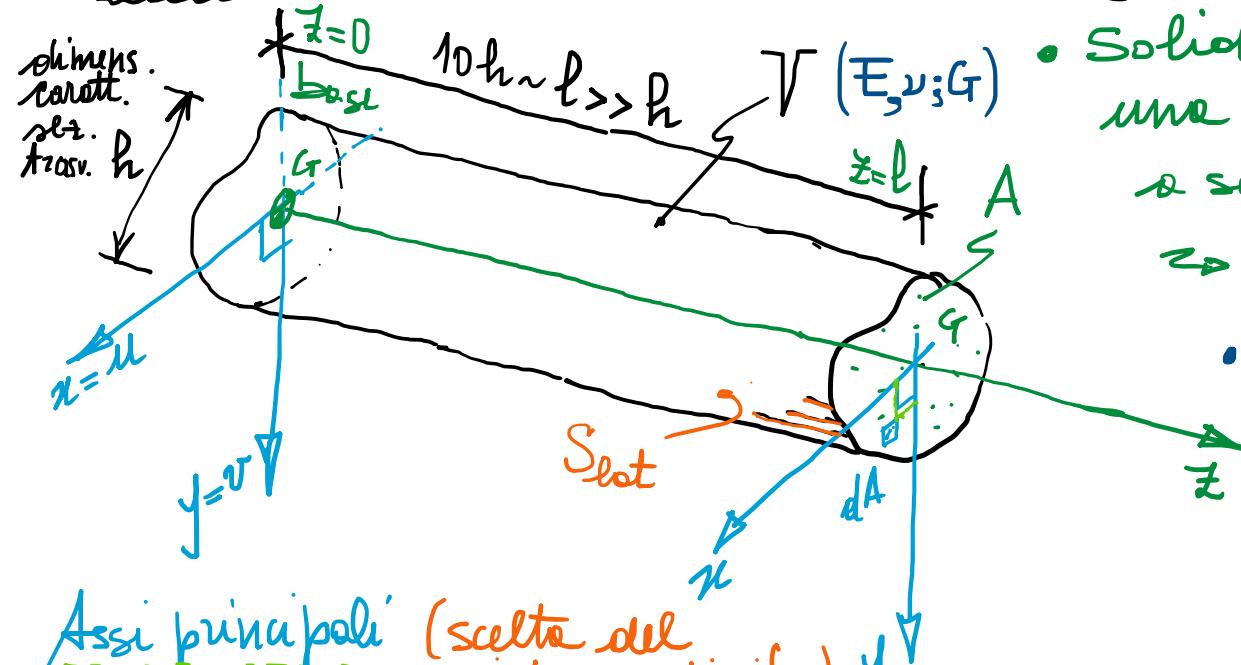
A.A. 2021/2022

prof. Egidio RIZZI

egidio.rizzi@unibg.it

LEZIONE 17

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



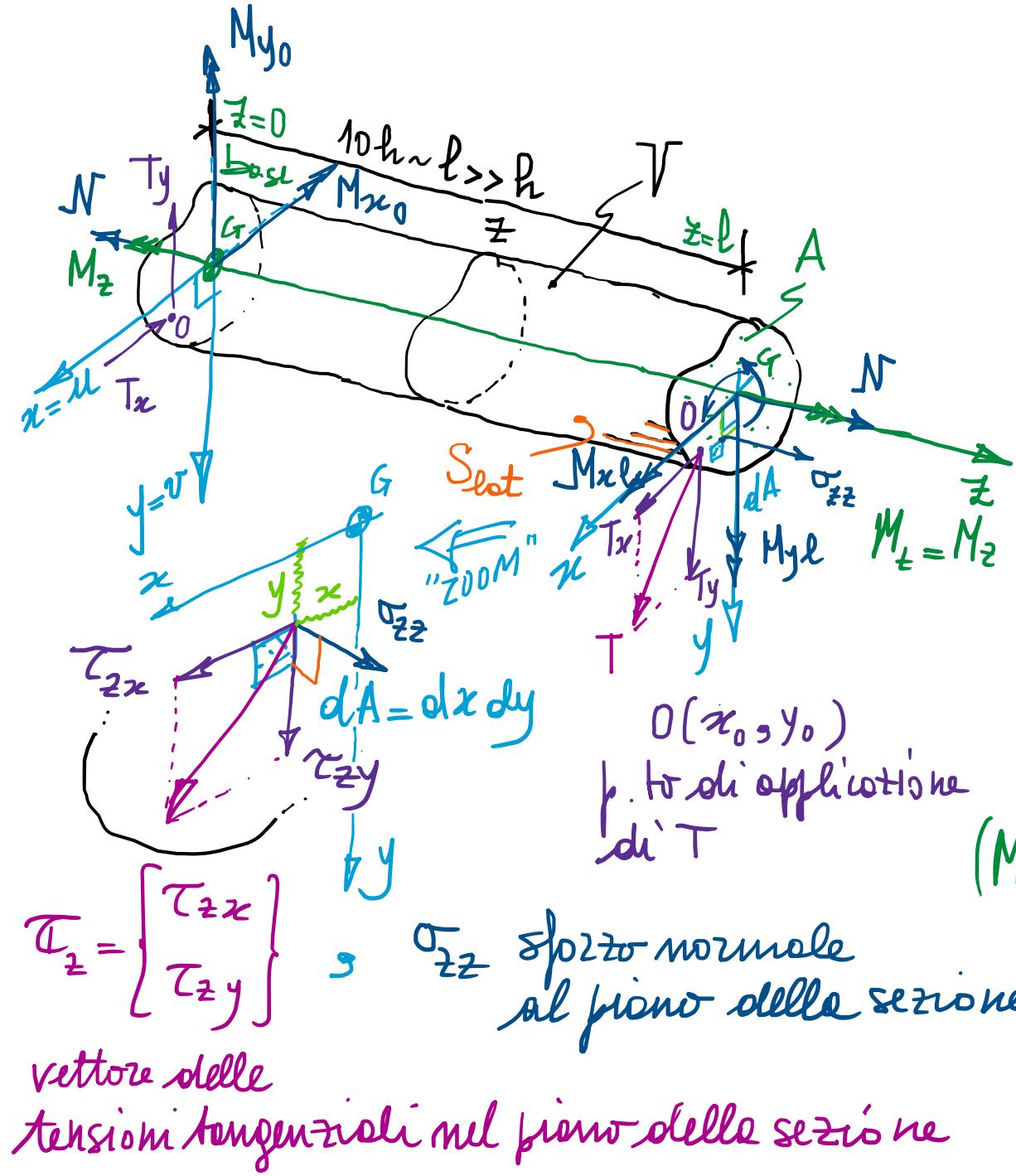
Aksi principali (scelta del sistema di riferimento d'inerzia):

- baricentrici; $G \in x, y \Rightarrow S_x = \int y dA = 0; S_y = \int x dA = 0$
- mutuamente perpendicolari; $x \perp y$
- coniugati $\Leftrightarrow I_{xy} = \int xy dA = 0$

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

N.B.: Se \exists aree di simm. rette, tale esserà principale (insieme al 1 per G)

- 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 materie elastiche, lineare, isotropo, omogeneo $\forall x \in V \Rightarrow E, \nu; G$ cost.
 - Privo di vincoli esterni ($S_3 = \emptyset$) \Rightarrow soluz. in termini di spostamento noto a meno di moti rigidi.
 - Privo di forze di volume ($F = 0$ in V).
 - Privo di forze di superficie su Slot ($f = 0$ su Slot).
 - Soggetto 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).
- Postulato: La reale distribuzione di queste forze di superficie, di DSV e portata di risultanti, è influente ai fini delle soluzioni (salvo per possibili effetti di localizzati).



Risultanti \Rightarrow casi di DSV: (equivalenze statiche)

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

$$T_x = \int_A \tau_{zx} dA = \text{cost} \quad \text{Azioni taglienti o taghi}$$

$$T_y = \int_A \tau_{zy} dA = \text{cost} \quad (\text{componenti})$$

$$M_x = \int_A \sigma_{zz} y dA = M_{x_0} + T_y z \quad \text{Azioni flettenti (momenti ")}$$

$$M_y = - \int_A \sigma_{zz} x dA = M_{y_0} - T_x z \quad \text{lineari in } z$$

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

equivalenze statiche tra risultanti e campo di sforzo oleoso indotto.

• 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}
 suffragato dall'osservaz. sperimentale
 (e supportato dall'unicità delle soluzioni) $(= \tau_{yz})$

• Equaz. indefinite di equilibrio:

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

$$\left\{ \begin{array}{l} \cancel{\sigma_{xx,x} + \tau_{yx,x} + \tau_{zx,z}} = 0 \\ \cancel{\tau_{xy,x} + \sigma_{yy,y} + \tau_{zy,z}} = 0 \\ \cancel{\tau_{xz,x} + \tau_{yz,y} + \sigma_{zz,z}} = 0 \end{array} \right\} \quad \tilde{\boldsymbol{\tau}}_z = \begin{cases} \tau_{zx}(x, y) \\ \tau_{zy}(x, y) \end{cases} \text{ indip. da } z$$

$$\left(\text{div } \tilde{\boldsymbol{\tau}}_z = \tau_{zx,x} + \tau_{zy,y} = -\sigma_{zz,z} \right) \quad \frac{\partial}{\partial z}$$

equazione di equilibrio

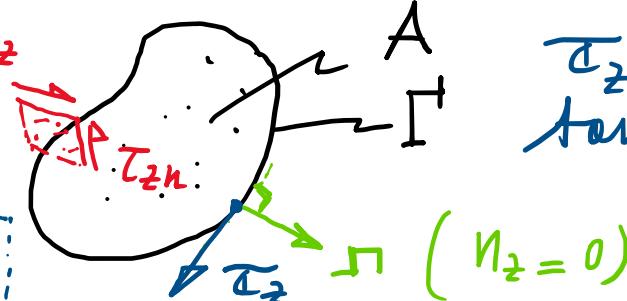
• Condizioni al contorno:

$$\mathbf{n} \cdot \boldsymbol{\sigma} = \mathbf{f} = 0 \text{ su Slat (su } \Gamma) \Leftrightarrow n_i \sigma_{ij} = 0$$

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

equilibrio al contorno: $\tilde{\boldsymbol{\tau}}_z \cdot \mathbf{n} = \tau_{zx} n_x + \tau_{zy} n_y = 0, \tilde{\boldsymbol{\tau}}_z \perp \mathbf{n}$

sup.
laterale
scancia



$$0 = -\sigma_{zz,z}$$

σ_{zz} lineari in z

τ_z , su Γ ,
tangente al
contorno

- Legame costitutivo:

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

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

lineari in z ;
deformazioni normali

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

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

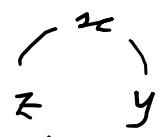
$$\varepsilon_{ij} = \frac{1+\nu}{E} \tau_{ij} \text{ indip. da } z \quad \text{deformazioni taglienti}$$

- Equazioni di congruenza interne:

$$\sum_{k=1}^3 \varepsilon_{ijk} + \varepsilon_{kji} = \varepsilon_{ikj} + \varepsilon_{iej} \quad 81 \rightarrow 6 \rightarrow 3$$

di DSV

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



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

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

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

$$= (a_0 - b_0 z) + (a_1 - b_1 z)x + (a_2 - b_2 z)y$$

Per equivalenza statica:

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

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

$$M_{x_0} + T_y z = M_x = (a_2 - b_2 z)J_x$$

$$M_{y_0} - T_x z = M_y = -(a_1 - b_1 z)J_y \Rightarrow$$

$$\left\{ \begin{array}{l} a_2 - b_2 z = \frac{M_x}{J_x} ; a_2 = \frac{M_{x_0}}{J_x}, b_2 = -\frac{T_y}{J_x} \\ a_1 - b_1 z = -\frac{M_y}{J_y} ; a_1 = -\frac{M_{y_0}}{J_y}, b_1 = -\frac{T_x}{J_y} \end{array} \right.$$

campo
lineare

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

(veoli tensor-flessione deviata, per PSE, oltretutto a N, M_x, M_y)

Infatti:

$$\int_A \operatorname{div} \tau_z dA \stackrel{\text{Th. Div.}}{=} \int_{\Gamma} n \cdot \tau_z d\Gamma$$

$$\int_A -\sigma_{zz,z} dA = b_0 A = 0$$

$$N = \int_A \sigma_{zz} dA = (a_0 - b_0 z)A + (a_1 - b_1 z)S_y + (a_2 - b_2 z)S_x$$

$$J_x = \int_A y^2 dA \text{ momenti}$$

$$J_y = \int_A x^2 dA \text{ di inerzia}$$

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

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

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

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

$$\begin{aligned} (\tau_{zx,y} - \tau_{zy,x}) &= \bar{\nu}(b_2 x - b_1 y) - c \\ &= \bar{\nu}\left(-\frac{T_y}{J_x} x + \frac{T_x}{J_y} y\right) - c \end{aligned} \quad \begin{array}{l} \text{costante di integrazione} \\ \text{arbitraria (sarà legata a } M_t \text{)} \end{array}$$

equazione di congruenza

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

$$\begin{cases} \text{div } \bar{\tau}_z = \tau_{zx,x} + \tau_{zy,y} = -\sigma_{zz,z} = b_0 + b_1 x + b_2 y = -\left(\frac{T_x}{J_y} x + \frac{T_y}{J_x} y\right) & \text{eq. di equil. in A} \\ -(\text{rot } \bar{\tau}_z)_z = \tau_{zx,y} - \tau_{zy,x} = \bar{\nu}\left(-\frac{T_y}{J_x} x + \frac{T_x}{J_y} y\right) - c & \text{eq. di congruenza in A} \end{cases}$$

p.r. $\bar{\tau}_z \cdot \bar{n} = \tau_{zx} n_x + \tau_{zy} n_y = 0$ su I^t (contorno della sez. trasversale)

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