

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)

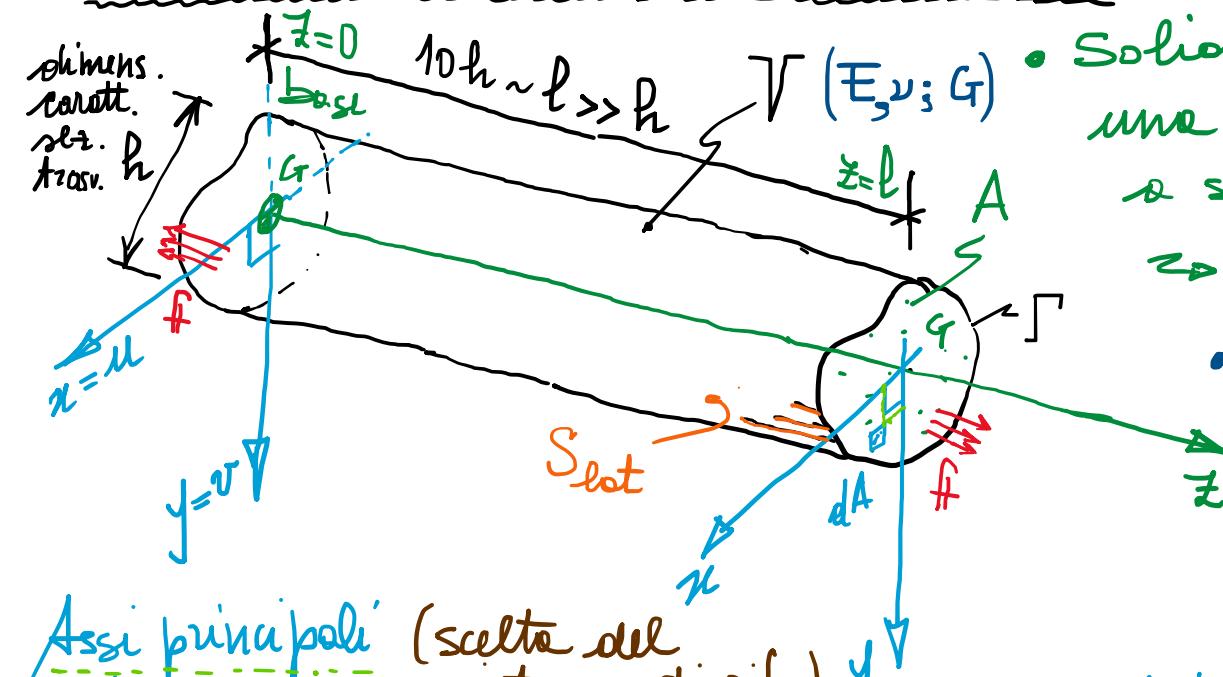
A.A. 2022/2023

prof. Egidio RIZZI

egidio.rizzi@unibg.it

LEZIONE 17

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



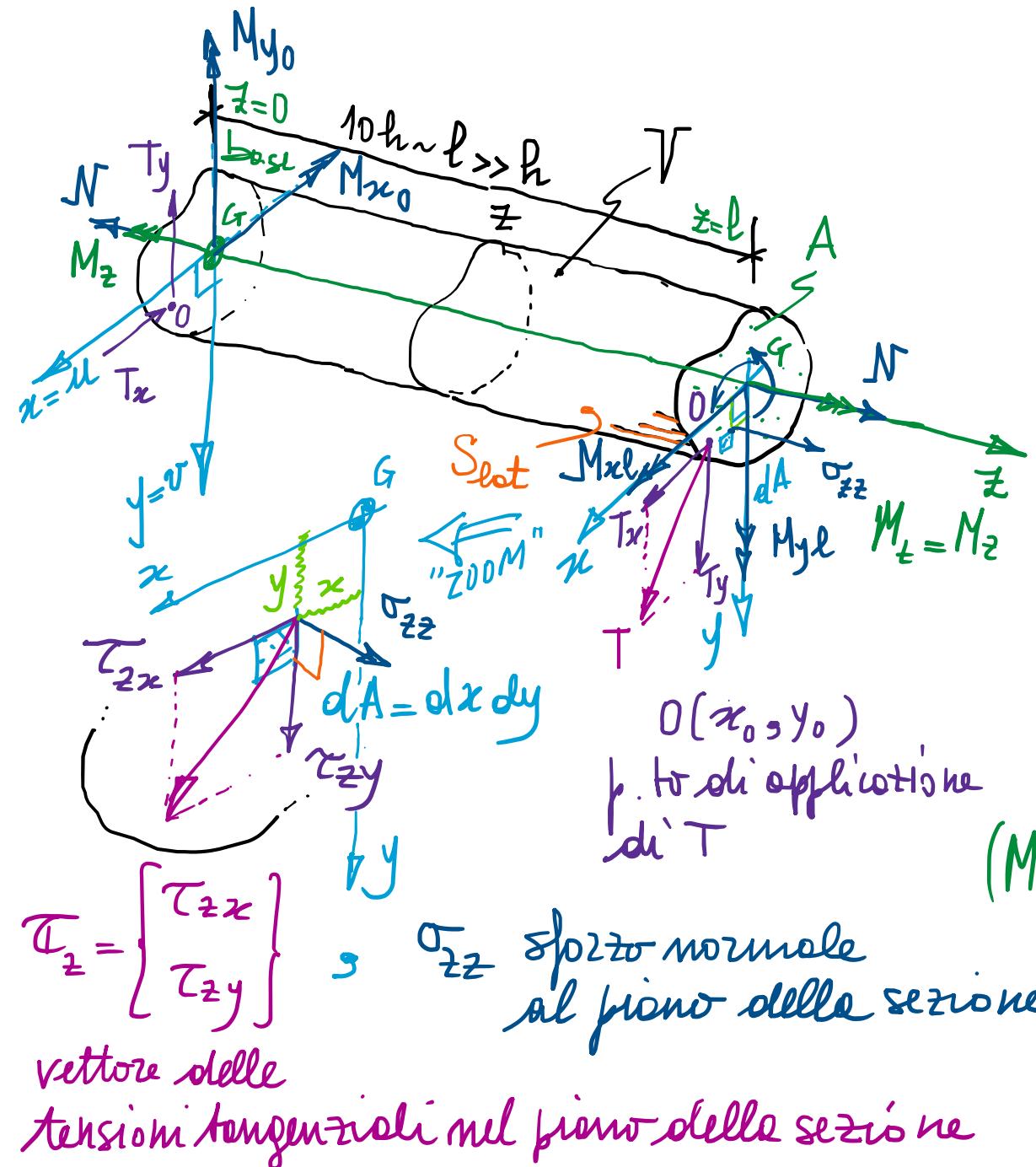
Aksi principali d'inerzia: (scelta del sistema di riferimento)
 - baricentrici; $G \in x, y \Rightarrow S_x = \int y dA = 0; S_y = \int x dA = 0$
 - mutuamente perpendicolari; $x \perp y$
 - coniugati $\Leftrightarrow J_{xy} = \int xy dA = 0$
 (l'uno contiene il "centro" relativo all'altro)
 momento d'inerzia
 centrifugo nullo

N.B.: Se \exists asse di simm. rette, tale asse è principale (insieme al \perp 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 materiale elastico, lineare, isotropo, omogeneo $\forall x \in V \Rightarrow E, \nu, G$ cost.
- Privo di vincoli esterni ($S_1 = \emptyset$) \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 sul 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 forza di risultanti, è influente ai fini delle soluzioni (salvo per possibili effetti di "localizzati").



Risultanti \Rightarrow casi di DSV: (equivalenza statica)

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

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

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

Azioni taglienti o tagli
(componenti)

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

$$M_y = - \int_A \sigma_{zz} x dA = M_{y0} - T_x z \quad \text{(momenti ")}$$

lineari in z

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

equivalenza statica
tra risultanti e
campo di sforzo oleo
e resso indotto.

M_t azione torcente
(momento ")
costante

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

- H.p. fondamentale soli DSV: $\sigma_{xx} = \sigma_{yy} = \tau_{xy} = 0$; restano σ_{zz} ; τ_{zx}, τ_{zy}
 suffragato dall'osservazione sperimentale
 (e supportato dall'unicità delle soluzioni) $(= \tau_{yz})$

• Equaz. indefinite di equilibrio:

$$\text{div } \Phi + \cancel{F} = 0 \text{ in } V \Leftrightarrow \sigma_{ij, i} = 0 \quad (\text{campo di sforzo solenoidale zo a olivergente nullo})$$

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

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

• Condizioni al contorno:

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

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

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

sup. 0 = τ_{nz}
 laterale
 scarica



$$\text{Th. Schwarz } 0 = -\sigma_{zz,z}$$

$\rightarrow \sigma_{zz}$ lineari in z

$\tilde{\tau}_z$, su Γ ,
 tangente al
 contorno

- Legame costitutivo:

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

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

lineari in σ ;
deformazioni normali

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

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

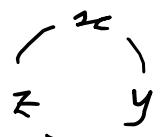
$$\varepsilon_{ij} = \frac{1+\nu}{E} \tau_{ij} \quad \text{indip. da } z \quad \text{deformazioni taglienti}$$

- Equazioni di congruenza interne:

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

$$\sum_{k=1}^3 \varepsilon_{ijk} \epsilon_{kj} + \varepsilon_{kij} \epsilon_{ij} = \varepsilon_{ikj} \epsilon_{je} + \varepsilon_{iej} \epsilon_{jk} \quad 81 \rightarrow 6 \rightarrow 3$$

di DSV



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

σ_{zz} indip. da xy

Sfondo 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 equivalenze statiche:

$$N = \int_A \sigma_{zz} dA = (a_0 - b_0 z)A + (a_1 - b_1 z)S_y + (a_2 - b_2 z)S_x = \text{cost} \Rightarrow \left[\begin{array}{l} a_0 = \frac{N}{A}; \\ b_0 = 0 \end{array} \right]$$

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

$$M_y = - \int_A \sigma_{zz} x dA = -(a_1 - b_1 z)J_y \quad J_{xy}$$

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

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

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

campo
lineare

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

(vechi tensori-flessione deviate, per
PSE, obiettivi N, M_x, M_y)

Infatti:

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

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

$$\left[\begin{array}{l} a_0 = \frac{N}{A}; \\ b_0 = 0 \end{array} \right]$$

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

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

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

$$\boxed{\begin{aligned} \frac{1+\nu}{E} (\tau_{zx,y} - \tau_{zy,x})_x &= -\frac{\nu}{E} \sigma_{zz,z}y = +\nu b_2 \\ \frac{1+\nu}{E} (\tau_{zx,y} - \tau_{zy,x})_y &= +\frac{\nu}{E} \sigma_{zz,z}x = -\nu b_1 \end{aligned}}$$

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

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

$$\begin{aligned} (\tau_{zx,y} - \tau_{zy,x}) &= \bar{\nu} (b_2 x - b_1 y) - c \\ &= \bar{\nu} \left(-\frac{T_y}{J_y} x + \frac{T_x}{J_x} y \right) - c \end{aligned}$$

costante di integrazione arbitraria (sarà legata a M_t)

equazione di congruenza

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

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

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