

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)

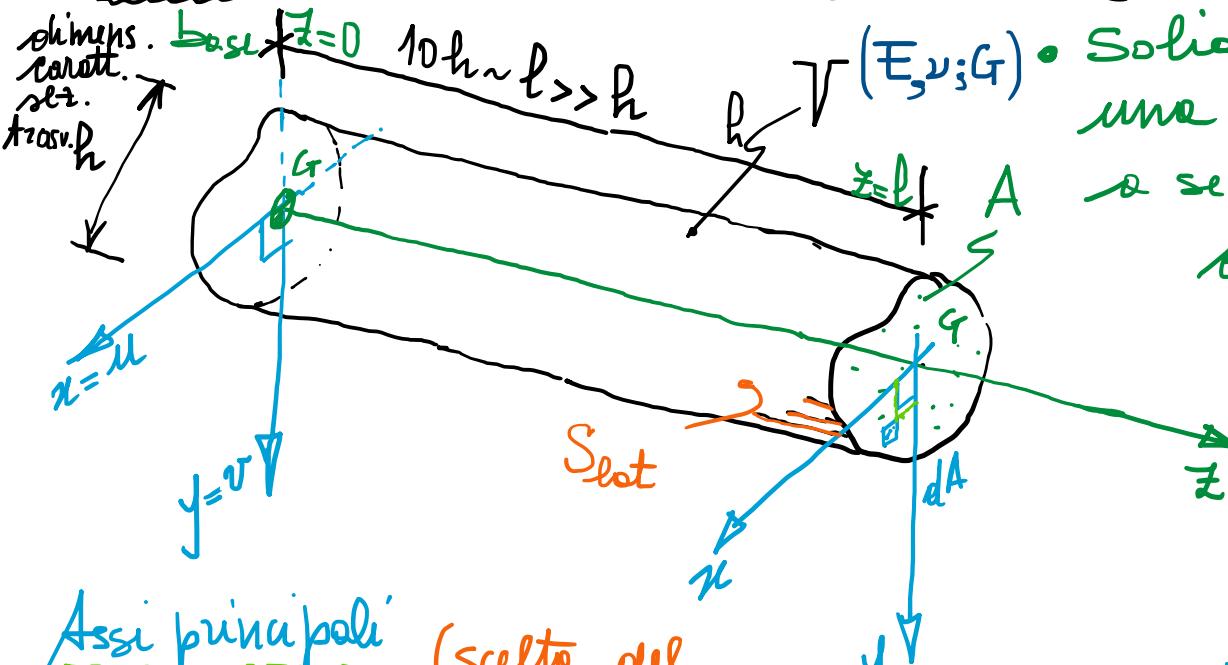
A.A. 2020/2021

prof. Egidio RIZZI

egidio.rizzi@unibg.it

LEZIONE 17

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



Aksi principali (scelta del sistema di riferimento):

- baricentrici; $G \in x, y \Rightarrow S_x = \int_A y dA = 0; S_y = \int_A x dA = 0$ momenti statici nulli
- mutuamente perpendicolari; $x \perp y$
- coniugati \Leftrightarrow CNS $I_{xy} = \int_A xy dA = 0$ momento d'inerzia centrifugo nullo

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

NB: 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, a sezione costante (oltre area A) ed esse rettilineo \Rightarrow cilindro o prisma di DSV.

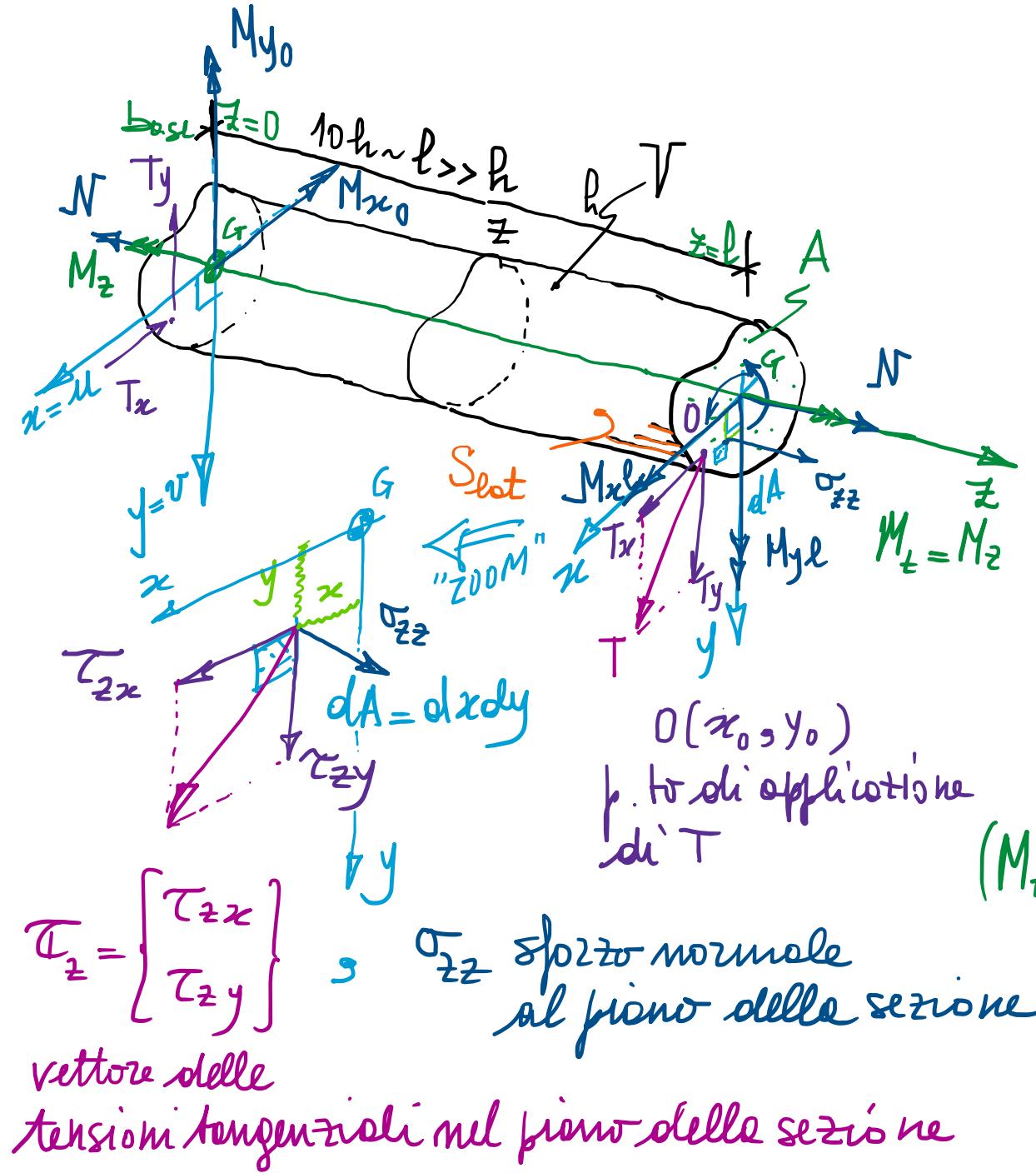
- Composto da materie elastiche, lineare, isotrophe, omogenee $\forall x \in V \Rightarrow E, \nu, G$ costanti
- Privo di vincoli esterni ($S_3 = \emptyset$) \Rightarrow soluz. in termini di spostamento noto a meno di moti rigidi.

- Privo di forze di volume ($F=0$ in V).

- Privo di forze di superficie sul Slot ($f=0$ su Slot)

- Soggetto ^{soltanente} 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 porità di risultanti, è ininfluente ai fini delle soluzioni (salvo per possibili effetti ^{localizzati}).



Risultanti \Rightarrow casi di DSV : (equivalenze statiche)

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

$\int_A \tau_{zx} dA = \text{cost}$ Azioni taglienti o taglio (componenti)

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

\dots

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

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

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

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'osservazione sperimentale
 (e supportato dall'unicità delle soluzioni)

- Equaz. indefinite di equilibrio:

$$\operatorname{div} \Phi + F = 0 \text{ in } V \Leftrightarrow \sigma_{ij, i} = 0 \quad (\text{campo di sforzo solenoidale} \Rightarrow \text{divergenza nulla})$$

componenti di sforzo da determinare, in $(x, y; z)$.

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

$\frac{\partial}{\partial z}$

$\left(\operatorname{div} \tilde{\tau}_z = \tau_{zx,x} + \tau_{zy,y} = -\sigma_{zz,z} \right)$ equazione di equilibrio

- Condizioni al contorno:

$$n \cdot \Phi = f = 0 \text{ su Sest (su } \Gamma) \Leftrightarrow n_i \sigma_{ij} = 0 \quad \stackrel{0}{\underset{\text{CZZ linearini in } z}{=}} -\sigma_{zz,z}$$

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

⁰ = τ_{nz}
 sup. laterale scarica



τ_z , su Γ , tangente al contorno

equilibrio al contorno

$$\tilde{\tau}_z \cdot n = \tau_{zx} n_x + \tau_{zy} n_y = 0, \tilde{\tau}_z \perp n \quad (n_z = 0)$$

- Legame costitutivo: $\gamma_{xy} = 0$ $\gamma_z = \frac{\{\gamma_{zx}\}}{\{\gamma_{zy}\}} = \frac{\tau_z}{G}$
 $\varepsilon_{xx} = \varepsilon_{yy} = -\nu \varepsilon_{zz} = -\nu \frac{\sigma_{zz}}{E}$ linear in z ; $\gamma_{ij} = 2\varepsilon_{ij} = \frac{\tau_{ij}}{G} = \frac{2(1+\nu)}{E} \tau_{ij}$ $G = \frac{E}{2(1+\nu)}$
 $\varepsilon_{zz} = \frac{\sigma_{zz}}{E}$ deformazioni normali
- Equazioni di congruenza interne:
 $\sum_{ijk} \varepsilon_{kej} + \varepsilon_{ke,j} = \varepsilon_{ik,j} + \varepsilon_{ie,j} \quad 81 \rightarrow G \rightarrow 3$ indip. da z
di DSV deformazioni taglienti

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

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

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:

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

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

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

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

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

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, oltretutto a N, M_x, M_y)

infatti

$$\int_A \operatorname{div} \tau_z dA \stackrel{\text{Th. Dil.}}{=} \int_{\Gamma} \eta \tau_z d\Gamma$$

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

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

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

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

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

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

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

$$(\tau_{zx,y} - \tau_{zy,x}) = \bar{\nu}(b_2 x - b_1 y) - c \quad \begin{array}{l} \text{costante di integrazione} \\ \text{arbitraria (sarà legata a } M_t \text{)} \end{array}$$

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

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

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

$$\text{c.r. } \bar{\tau}_z \cdot \nabla = \tau_{zx} h_x + \tau_{zy} h_y = 0 \quad \text{su } \Gamma \quad \text{(contorno della sez. trasversale)}$$

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