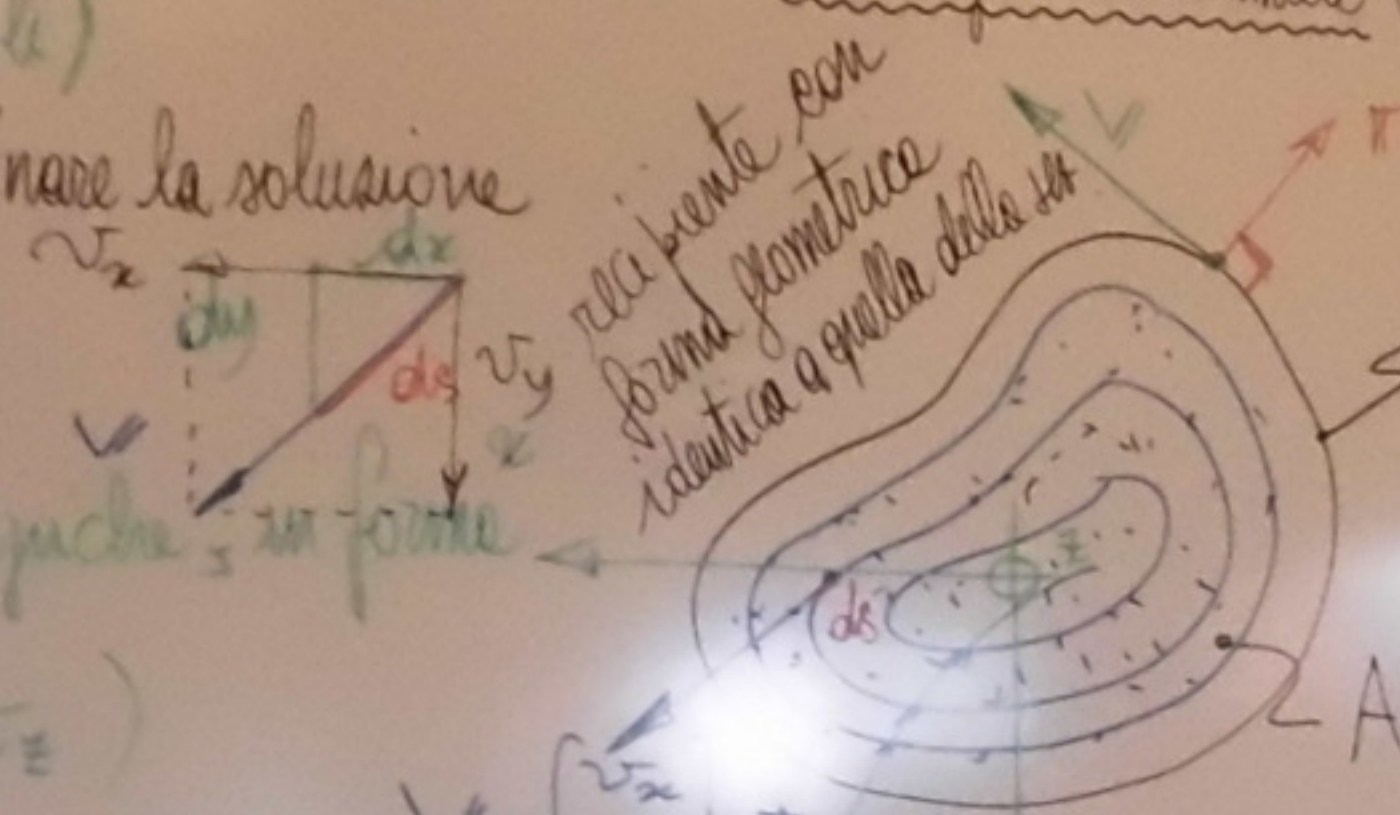


Analogie fisiche (che il pt della torsione presenta con altri fenomeni, sotto cui si possono mettere in luce)

- Utile ad interpretare la risposta a torsione ed a determinare la soluzione (analitica, chiusa o approx; numerica)
- Utile a visualizzare, comprendere caratteristiche tipiche, in forme qualitative e/o quantitative (es. esempio delle τ_z)
- Utile ad eseguire prove sperimentali suffragate dalle analogie stesse e rese più facilmente realizzabili, con possibilità di riferire misurazioni accurate in termini di: risposta torsionale, capacità portante, deformabilità a torsione.
- Utile ad ispirare regolamentazioni di progetto/verifica da riportare all'interno di normative a fini pratici

Analogia idrodinamica (Lord Kelvin, 1869)



Moto di un fluido perfetto (non viscoso) incompressibile (rho = cost; div v = 0) piano a vorticità (velocità angolare) costante

eq. di continuità (conservazione della massa) $\frac{d\rho}{dt} + \rho \operatorname{div} v = 0$ in A $\leftrightarrow v_{x,x} + v_{y,y} = 0$ in A

densità ρ campo di velocità v $Q = v \cdot A = \text{cost}$ $\leftrightarrow$ costanza della portata

vorticità costante $2\omega = \operatorname{rot} v = \nabla \times v = \text{cost}$ in A

condiz. contorno: $v \cdot n = v_x n_x + v_y n_y = 0$ su Γ

$\nabla \times v = \begin{vmatrix} \mathbf{i} & \mathbf{j} & \mathbf{k} \\ \frac{\partial}{\partial x} & \frac{\partial}{\partial y} & \frac{\partial}{\partial z} \\ v_x & v_y & 0 \end{vmatrix} = \begin{vmatrix} \frac{\partial}{\partial x} & \frac{\partial}{\partial y} \\ v_y & -v_x \end{vmatrix} = \frac{\partial v_y}{\partial x} - \frac{\partial v_x}{\partial y} = \text{cost} = 2\omega$

Torsione: $\operatorname{div} \tau_z = 0$ in A

$-(\operatorname{rot} \tau_z)_z = -c$ in A

Stesse eq. m governanti e l.e. $\tau_z \cdot n = 0$ su Γ

Linee di flusso (stream lines)

$\Phi = \text{cost} \Rightarrow d\Phi = \Phi_{,x} dx + \Phi_{,y} dy = 0$

$\Leftrightarrow -v_y dx + v_x dy = 0$

$\Leftrightarrow \frac{v_y}{v_x} = \frac{dy}{dx}$ (tangente alla $\Phi = \text{cost}$)

$v(x,y) \Leftrightarrow \tau_z(x,y)$

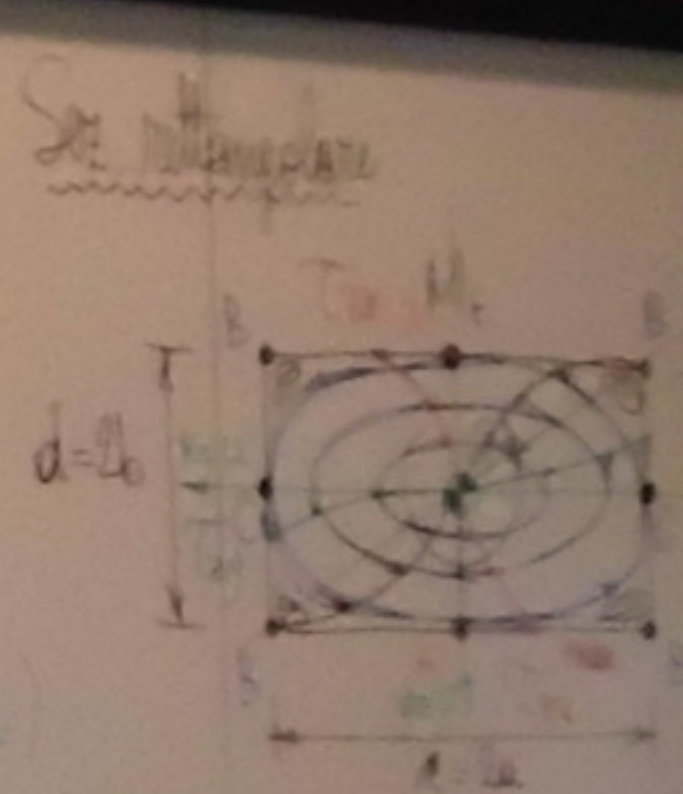
Analogie formale

$v_x = \Phi_{,y}; v_y = -\Phi_{,x} \Leftrightarrow \tau_{zx} = \Phi_{,y}; \tau_{zy} = -\Phi_{,x}$

$\Leftrightarrow \Phi(x,y)$ f. m. di flusso (stream function)

$\Phi_{,x}, \Phi_{,y}$ rispettivamente di flusso (di Φ)

τ_z tg. alla $\Phi = \text{cost}$ (normale al livello di Φ)



Da qui si può dedurre che...

$\tau_z = \frac{1}{2} \nabla^2 \Phi$

$\tau_z = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial^2 \Phi}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 \Phi}{\partial y^2} \right)$

$\tau_z = \frac{1}{2} \nabla^2 \Phi$

Analogie fisiche

da cui si può passare da una forma all'altra, ma non viceversa.

- Utile ad interpretare la risposta a torsione ed a determinare la soluzione (analitica, chiusa o approssimativa; numerica)

- Utile a modellare, con precise caratteristiche di input, in modo qualitativo e quantitativo (in termini di τ_z)

- Utile ad esplicitare prove sperimentali raffrontate dalle analogie stesse e con più facilmente realizzabili, con possibilità di risposte misurabili accurate in termini di risposte torsionali, risposte puntuali, deformabili a torsione.

- Utile ad esplicitare raccomandazioni di progetto/verifica da riportare all'utente di norme e fin pratiche

Analogia elindinamica (Lord Kelvin, 1869)

Moto di un fluido perfetto (non viscoso) incomprimibile ($k \rightarrow \infty$; densità cost.) piano a vorticità (velocità angolare) costante.

eq. di continuità (conservazione della massa) $\frac{dQ}{dt} + \rho \text{div } \mathbf{v} = 0$ in A $\leftrightarrow v_{x,x} + v_{y,y} = 0$ in A

esempio di velocità $(Q = V \cdot A = \text{cost})$

costante della portata

$2\omega = \text{rot } \mathbf{v} = \nabla \wedge \mathbf{v} = \text{cost}$ in A

condiz. contorno: $\mathbf{v} \cdot \mathbf{n} = v_x n_x + v_y n_y = 0$ su Γ

$\nabla \cdot \mathbf{v} = \frac{\partial v_x}{\partial x} + \frac{\partial v_y}{\partial y} = 0$

$\nabla \wedge \mathbf{v} = \frac{\partial v_y}{\partial x} - \frac{\partial v_x}{\partial y} = 2\omega = \text{cost} = k$

$\mathbf{v}(x,y) \leftrightarrow \boldsymbol{\tau}_z(x,y)$

Analogia formale

$v_x = \frac{\partial \Phi}{\partial y}, v_y = -\frac{\partial \Phi}{\partial x} \leftrightarrow \tau_{zx} = \frac{\partial \Phi}{\partial y}, \tau_{zy} = -\frac{\partial \Phi}{\partial x}$

$\Phi(x,y)$ è n. di flusso

(Stream function)

$\Phi(x,y)$ è potenziale di sforzo (di ARY)

τ_{zx}, τ_{zy} alla $\Phi = \text{cost}$ (curve di livello di Φ)

Torsione: $\text{div } \boldsymbol{\tau}_z = 0$ in A

$-(\text{rot } \boldsymbol{\tau}_z)_z = -e$ in A

$\boldsymbol{\tau}_z \cdot \mathbf{n} = 0$ su Γ

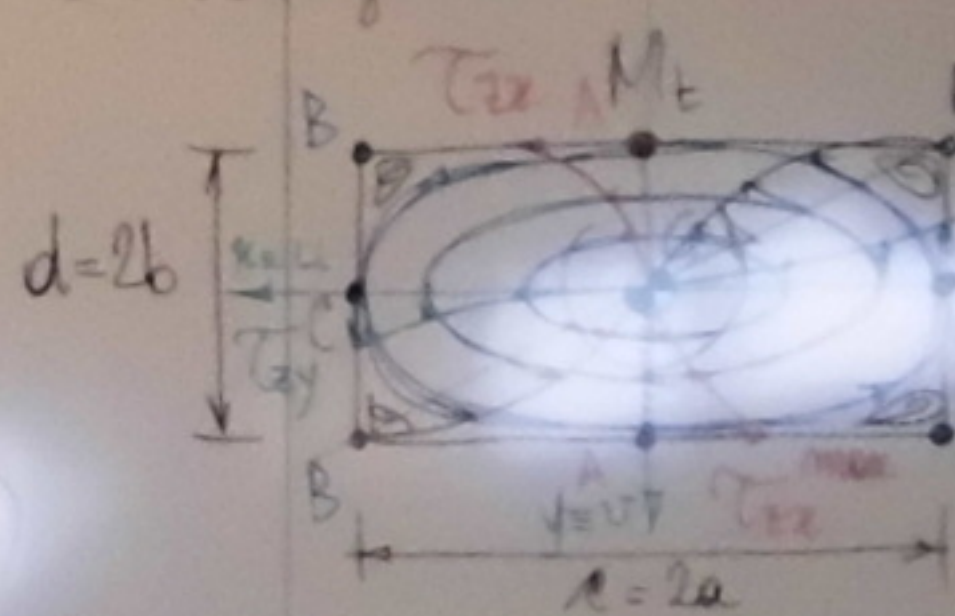
Linee di flusso (stream lines)

$\oint \mathbf{v} \cdot d\mathbf{s} = \oint \frac{\partial \Phi}{\partial y} dx - \frac{\partial \Phi}{\partial x} dy = 0$

$\oint \boldsymbol{\tau}_z \cdot d\mathbf{s} = \oint \frac{\partial \Phi}{\partial y} dx - \frac{\partial \Phi}{\partial x} dy = 0$

$\oint \mathbf{v} \cdot d\mathbf{s} = \oint \frac{\partial \Phi}{\partial y} dx - \frac{\partial \Phi}{\partial x} dy = 0$

Sez. rettangolare



Da dove non si sviluppa in serie:

$\tau_z^{\text{max}} = k \frac{M_t}{e d^2}$

$J = \alpha e d^3$

e/d	α	α
1	4.80	0.141
2	4.06	0.279
5	3.66	0.992
∞	3-	$\frac{1}{3} = 0.333$

Lord Kelvin, 1869

Nota di un fluido perfetto (non viscoso) incomprimibile ($K \rightarrow \infty$; densità cost.)
muove a vorticità (velocità angolare) costante:

eq. di continuità $\frac{d\rho}{dt} + \rho \operatorname{div} \mathbf{v} = 0$ in $A \Leftrightarrow v_{x,x} + v_{y,y} = 0$ in A

$$2\omega = \text{rot } v = \nabla \wedge v = \text{const} \quad \text{in } A$$

condiz. contorno: $\nabla \cdot \Pi = v_x n_x + v_y n_y = 0$

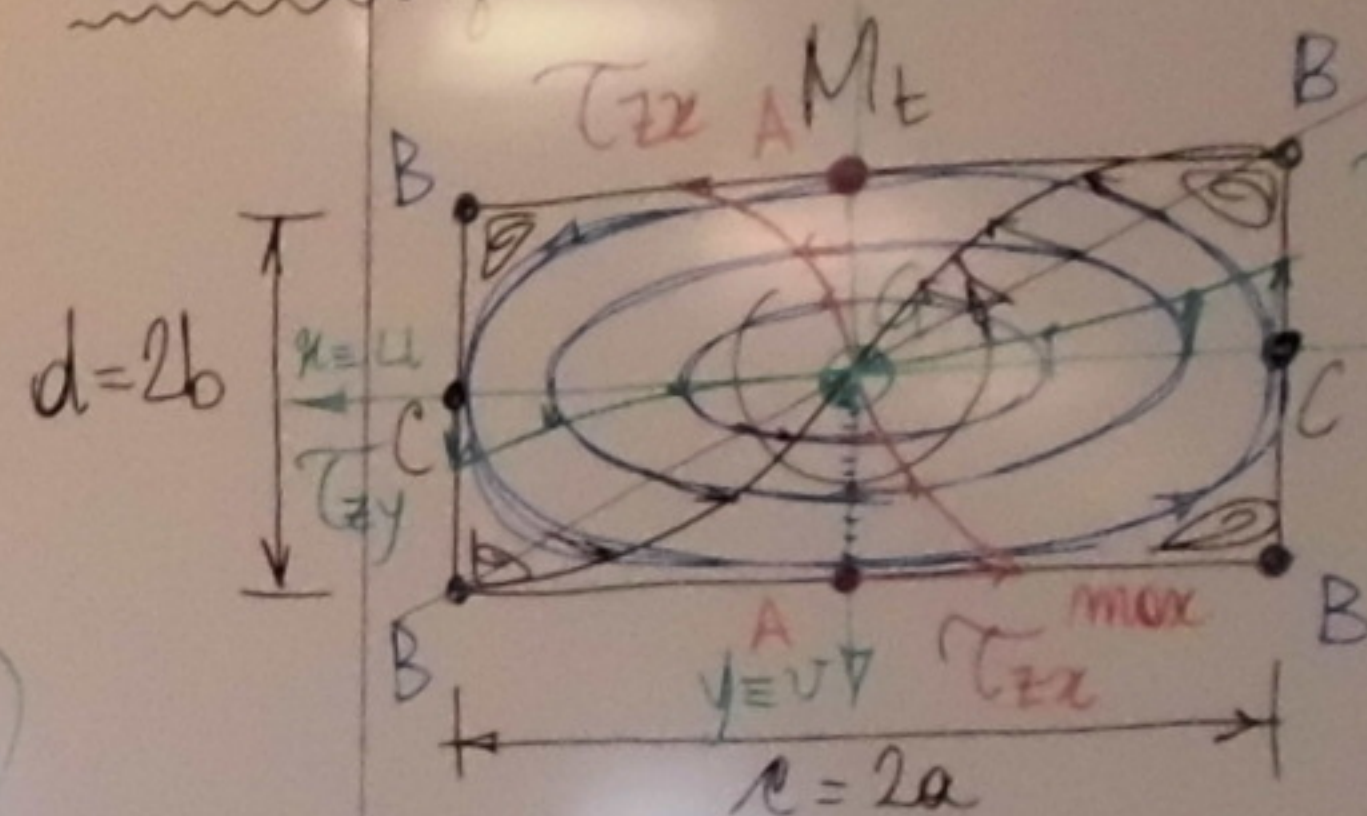
$$= \left| \begin{array}{ccc} i & j & k \\ \frac{\partial}{\partial x} & \frac{\partial}{\partial y} & \frac{\partial}{\partial z} \\ v_x & v_y & v_z \end{array} \right| = k \underbrace{(v_{y,x} - v_{x,y})}_{2\omega_z} = \text{curl} = \vec{e}_z k$$

$$-(\text{rot } v)_z = -\omega_z = v_{x,y} - v_{y,x} = -\omega$$

$$\tau = \frac{3M_t}{ab^2}$$

Te. φ alla $P = \text{cost}$ (curva di livello di φ)

Sez. rettangolare



B. $\tau_2 \approx 0$

risparmio di fluido
max max

$$C \quad \tau_{Z,C} < \tau_{Z,A}$$

② Da sola con sviluppi in serie

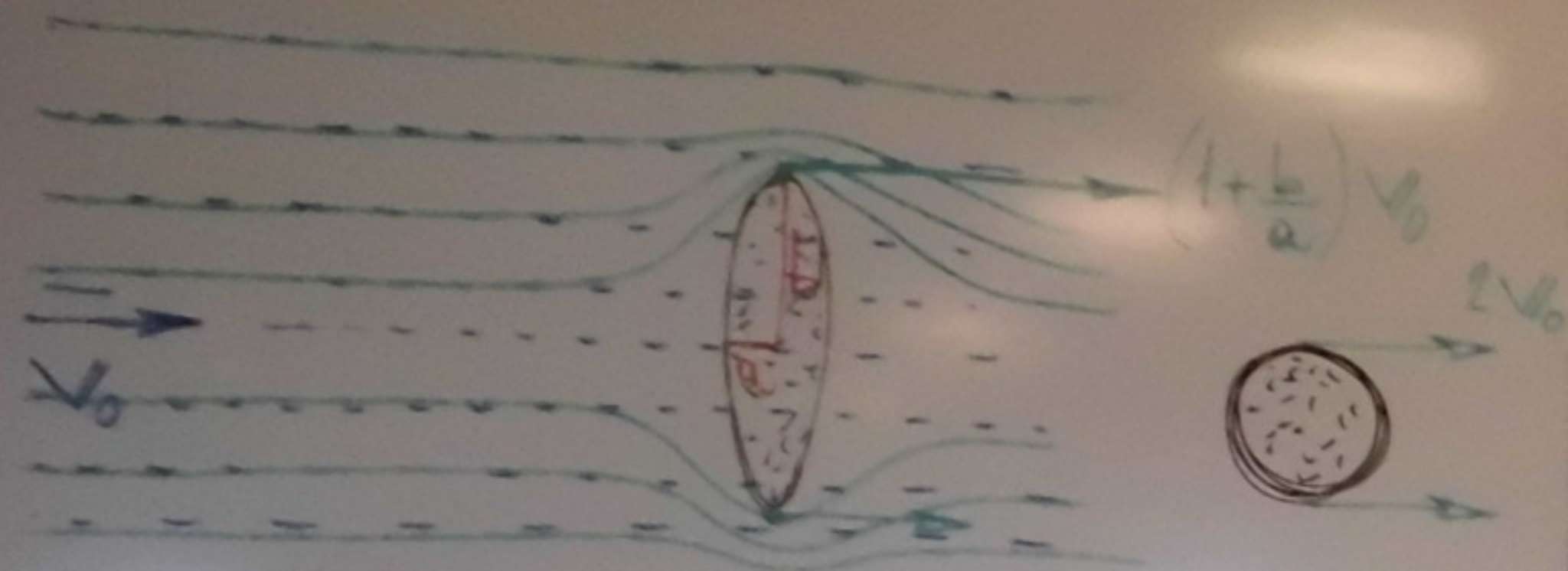
$$\tau_z^{\text{max}} = k \frac{M_t}{r d^2}$$

$$J = \alpha \, e d^3$$

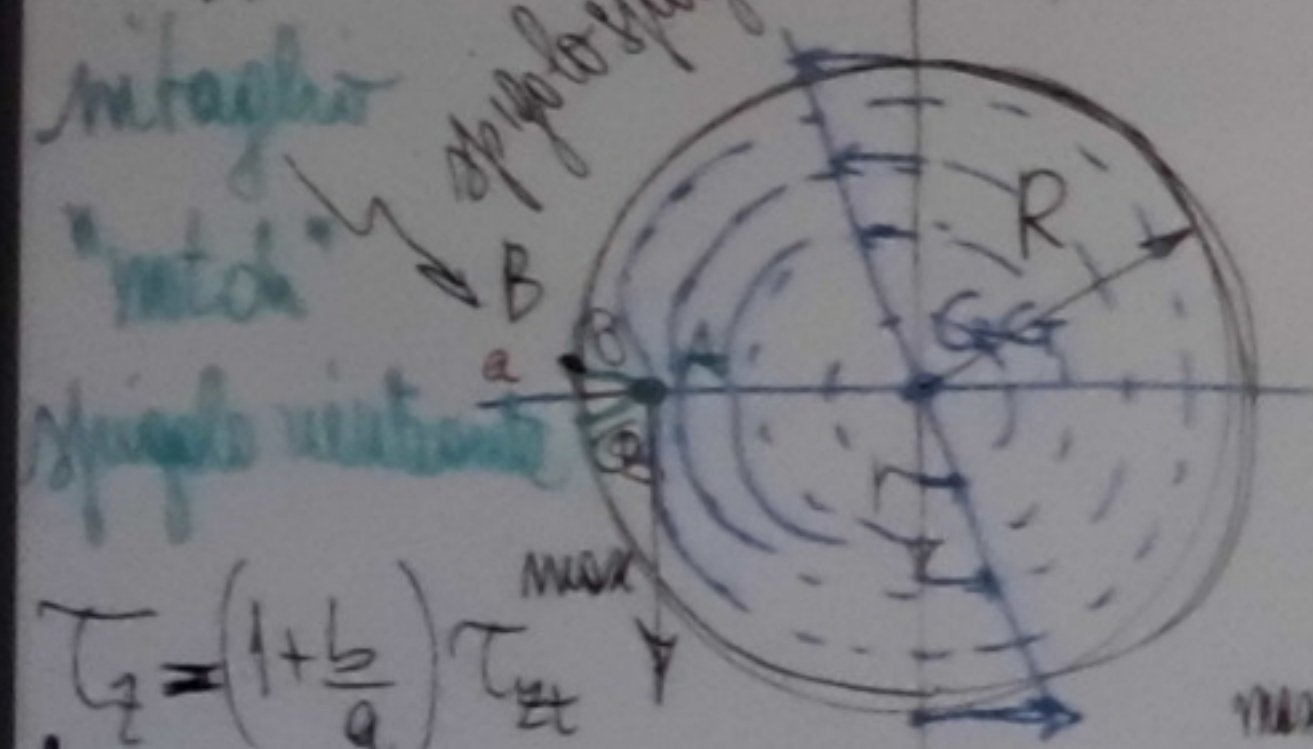
e/d	K	α
1	4.80	0.141
2	4.86	0.229
5	5.44	0.291
∞	3-	$\frac{1}{3} = 0.\bar{3}$

profilo rettangolare
debole, sottile

Fattore di concentrazione delle tensioni (meccanica della frattura)



\$b \rightarrow \infty, a \rightarrow 0 \Rightarrow \infty\$
 \$a \rightarrow 0, b \rightarrow \infty \Rightarrow \infty\$
 \$v \approx 0, \tau \approx 0\$



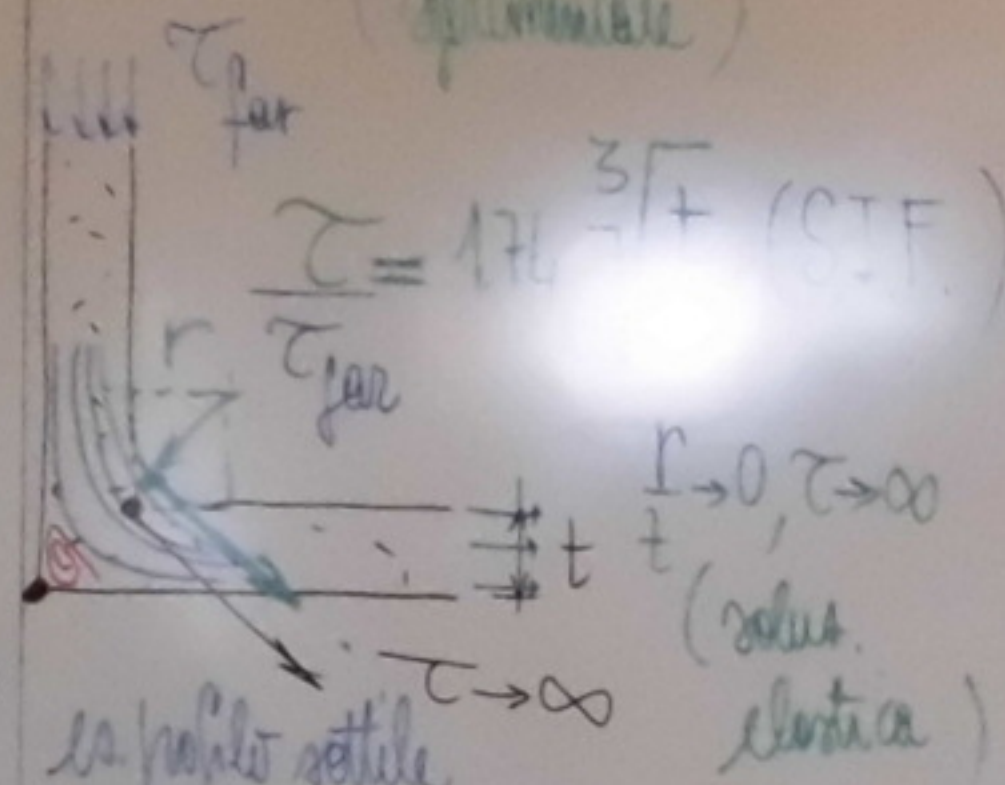
\$K_t = 1 + \frac{b}{a}\$
 \$\tau \rightarrow \infty\$ St. circolare
 \$\frac{b}{a} \rightarrow \infty\$

$$\tau_{st} = \frac{M_t}{J_G} r = \frac{2M_t}{\pi R^4} r$$

$$J_G = \int r^2 dA$$

$$\tau_{st} = \frac{2M_t}{\pi R^4} \int_0^R \int_0^{2\pi} r^2 r dr d\theta = \frac{1}{4} R^4 \omega = \frac{\pi R^4}{2}$$

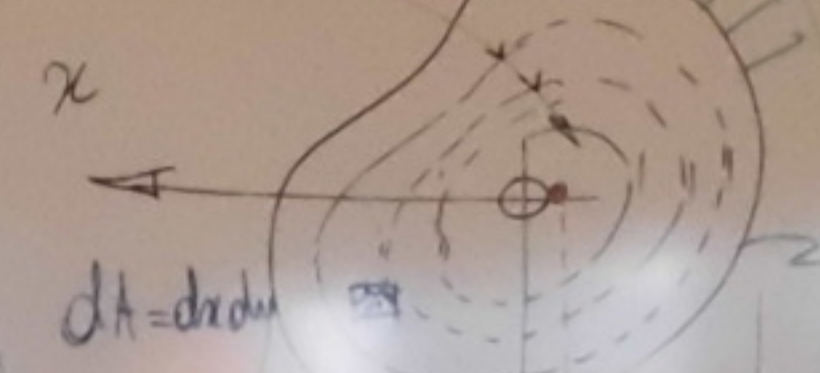
~ 1912
 Formula di TREFFZ
 (sperimentale)



es. profilo sottile
 chiuso con spigolo
 vivo e raccordo circolare
 "smussare gli spigoli vivi"
 (reentrant)

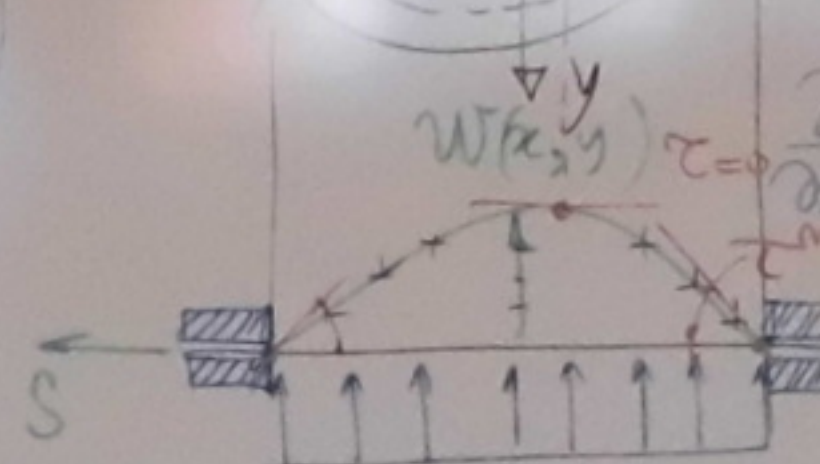
Analogia della membrana (Ludwig Prandtl ~ 1913)

\$W = \text{cost} \leftrightarrow P = \text{cost}\$
 curve di livello



\$S = \text{cost}\$ - Membrana tesa con tensione costante S
 soggetta a pressione interna \$p = \text{cost}\$

Si registra lo spostamento \$w\$ fuori piano



Appoggiate su contorno \$\Gamma\$
 cilindrica, con assi, solo in \$z\$

Indime. in \$x+dx\$

\$p = \text{cost}\$
 \$S dy \sin \alpha\$
 \$W(x+dx)\$

$$\frac{\partial W}{\partial x} + \frac{\partial^2 W}{\partial x^2} dx$$

$$\frac{\partial W}{\partial x} = -\frac{p}{S}$$

$$\nabla^2 W(x,y) = W_{xx} + W_{yy} = -\frac{p}{S} \text{ in } A \leftrightarrow \nabla^2 \phi = 0 \text{ in } \Gamma$$

Equil. statica

$$M_t = \int_0^R 2\pi r dr = 2\pi \frac{R^2}{2} = \pi R^2$$

$$M_t = \pi R^2$$

Equil. nulla div. \$\vec{z}\$ (in ind.)

$$S dy \left(\frac{\partial W}{\partial x} + \frac{\partial^2 W}{\partial x^2} dx \right) - S dy \frac{\partial W}{\partial x} + p dy dx = 0$$

$$\frac{\partial^2 W}{\partial x^2} = -\frac{p}{S}$$

$$\nabla^2 W(x,y) = W_{xx} + W_{yy} = -\frac{p}{S} \text{ in } A \leftrightarrow \nabla^2 \phi = 0 \text{ in } \Gamma$$

$$\nabla^2 \phi = 0 \text{ in } \Gamma$$

$$\nabla^2 \phi = 0 \text{ in } \Gamma$$

teoria di membrane del tipo

teoria della membrana (Ludwig Prandtl ~ 1903)

Membrana tesa con tensione costante S
 soggetta a pressione in forma $p = \text{cost}$

Si suppone lo spostamento w fuori piano
 Appoggiate su contorno Γ
 cilindrica, con curv. solo in z

Equil. nella dir. z (eq. indef.)

$$S dx \left(\frac{\partial w}{\partial x} + \frac{\partial w}{\partial x} dx \right) - S dy \frac{\partial w}{\partial x} + p dx dy = 0$$

$$\frac{\partial^2 w}{\partial x^2} = -\frac{p}{S}$$

$$\nabla^2 w(x,y) = w_{,xx} + w_{,yy} = -\frac{p}{S} \text{ est in } A$$

$$w(x,y) = 0 \text{ su } \Gamma$$

Equiv. statica:

$$M_t = \int_A 2\varphi dA = 2 \frac{eS}{p} \int_A w dA$$

$$= 2 \frac{eS}{p} V$$

$$M_t \sim V$$

spost. membrane

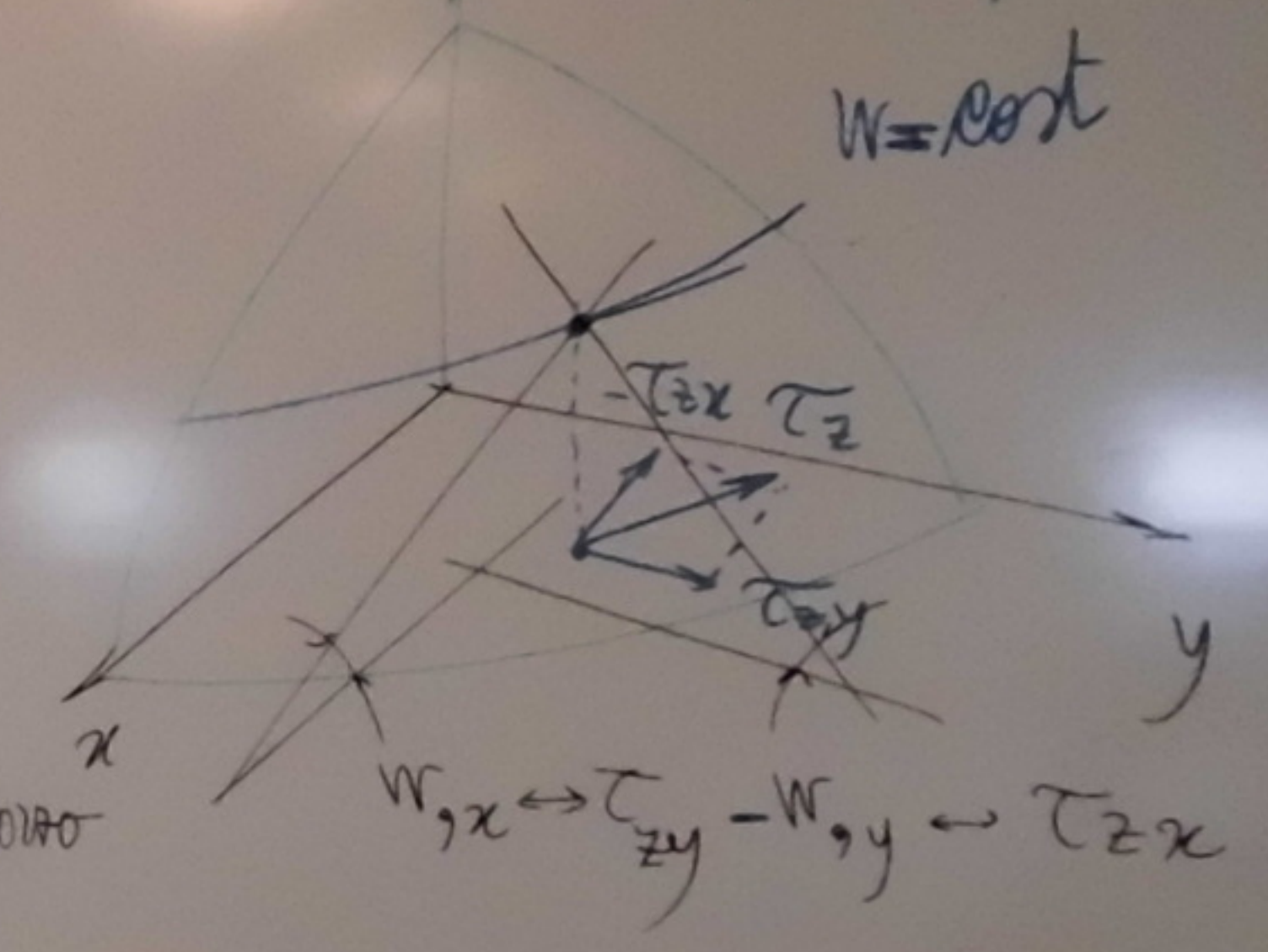
pendenza della membrana

φ fun. pot. di sforzo

$$\nabla^2 \varphi(x,y) = -e \text{ in } A \quad w(x,y) \leftrightarrow \varphi(x,y)$$

$$\varphi = 0 \text{ su } \Gamma$$

Volume sotteso dalla membrana (capacità portante)



$$w \frac{S}{p} = \frac{\varphi}{e} \Rightarrow \varphi = \frac{eS}{p} w$$