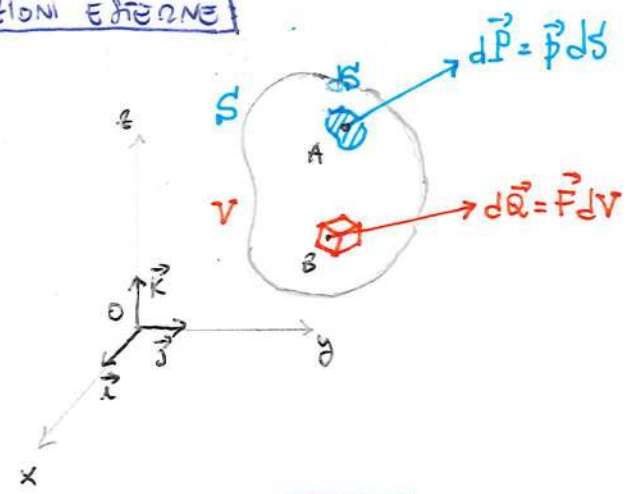


AZIONI ESTERNE



FORTE DI SUPERFICIE

$\vec{p} = p_x \vec{i} + p_y \vec{j} + p_z \vec{k}$

$\vec{p} = \{p_x, p_y, p_z\}$

$p = \frac{[F]}{[L]^2} \quad p_e = N/m^2$

FORTE DI VOLUME

$\vec{F} = F_x \vec{i} + F_y \vec{j} + F_z \vec{k}$

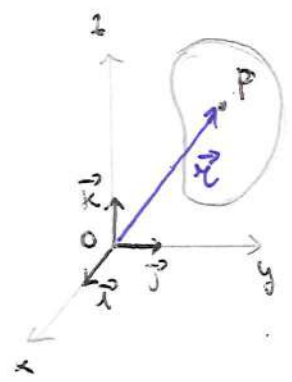
$\vec{F} = \{F_x, F_y, F_z\}$

$F = \frac{[F]}{[L]^3} \quad \text{Peso Specifico } N/m^3$

CONDIZIONI DI EQUILIBRIO:

$\vec{R} = \vec{0} \Rightarrow R_x \vec{i} + R_y \vec{j} + R_z \vec{k} = \vec{0} \Rightarrow \begin{cases} R_x = 0 & R_x = \int_S p_x dS + \int_V F_x dV = 0 \\ R_y = 0 & R_y = \int_S p_y dS + \int_V F_y dV = 0 \\ R_z = 0 & R_z = \int_S p_z dS + \int_V F_z dV = 0 \end{cases}$

$\vec{M}_{(O)} = \vec{0} \Rightarrow M_{(O)x} \vec{i} + M_{(O)y} \vec{j} + M_{(O)z} \vec{k} = \vec{0} \Rightarrow \begin{cases} M_{(O)x} = 0 \\ M_{(O)y} = 0 \\ M_{(O)z} = 0 \end{cases}$



$P = (x, y, z)$
 $\vec{r} = \vec{r} = x \vec{i} + y \vec{j} + z \vec{k}$
 $\vec{r} = [x, y, z]$

$\vec{M}_{(O)} = \int_S \vec{r} \wedge d\vec{P} + \int_V \vec{r} \wedge d\vec{Q} = \int_S \vec{r} \wedge \vec{p} dS + \int_V \vec{r} \wedge \vec{F} dV = \vec{0}$

$\vec{r} \wedge \vec{p} = \det \begin{vmatrix} \vec{i} & \vec{j} & \vec{k} \\ x & y & z \\ p_x & p_y & p_z \end{vmatrix} = \vec{i} \begin{vmatrix} y & z \\ p_y & p_z \end{vmatrix} - \vec{j} \begin{vmatrix} x & z \\ p_x & p_z \end{vmatrix} + \vec{k} \begin{vmatrix} x & y \\ p_x & p_y \end{vmatrix}$
 $= \vec{i} (p_z y - p_y z) + \vec{j} (p_x z - p_z x) + \vec{k} (p_y x - p_x y)$

$\vec{r} \wedge \vec{F} = \det \begin{vmatrix} \vec{i} & \vec{j} & \vec{k} \\ x & y & z \\ F_x & F_y & F_z \end{vmatrix} = \vec{i} \begin{vmatrix} y & z \\ F_y & F_z \end{vmatrix} - \vec{j} \begin{vmatrix} x & z \\ F_x & F_z \end{vmatrix} + \vec{k} \begin{vmatrix} x & y \\ F_x & F_y \end{vmatrix} = \vec{i} (F_z y - F_y z) + \vec{j} (F_x z - F_z x) + \vec{k} (F_y x - F_x y)$

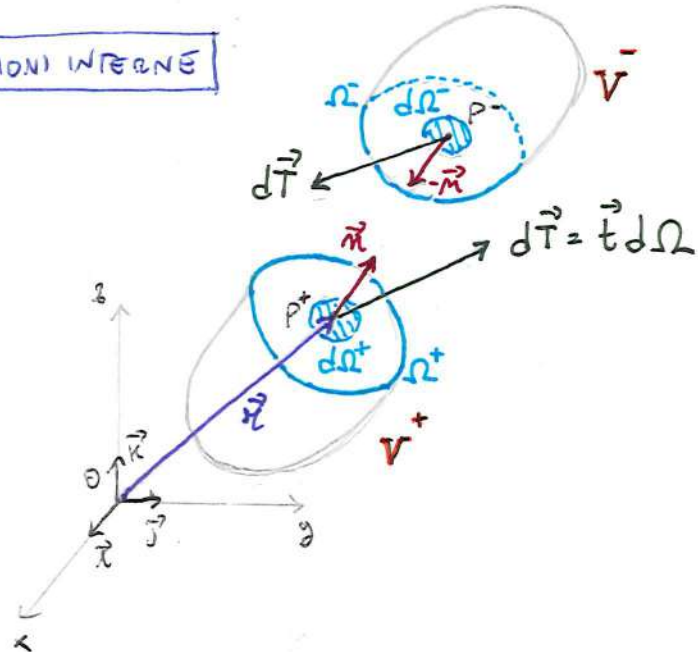
$$\vec{M}(\omega) = \int_S [\vec{i}(p_{ty} - p_{yt}) + \vec{j}(p_{xt} - p_{tx}) + \vec{k}(p_{yx} - p_{xy})] dS + \int_V [\vec{i}(F_{zy} - F_{yz}) + \vec{j}(F_{xz} - F_{zx}) + \vec{k}(F_{yx} - F_{xy})] dV = \vec{0}$$

$$\vec{M}(\omega) = \vec{i} \left[\int_S (p_{ty} - p_{yt}) dS + \int_V (F_{zy} - F_{yz}) dV \right] + \vec{j} \left[\int_S (p_{xt} - p_{tx}) dS + \int_V (F_{xz} - F_{zx}) dV \right] + \vec{k} \left[\int_S (p_{yx} - p_{xy}) dS + \int_V (F_{yx} - F_{xy}) dV \right] = \vec{0}$$

$\vec{M}(\omega) = \vec{0} \Rightarrow$

$$\begin{cases} M(\omega)_x = 0 & M(\omega)_x = \int_S (p_{ty} - p_{yt}) dS + \int_V (F_{zy} - F_{yz}) dV = 0 \\ M(\omega)_y = 0 & M(\omega)_y = \int_S (p_{xt} - p_{tx}) dS + \int_V (F_{xz} - F_{zx}) dV = 0 \\ M(\omega)_z = 0 & M(\omega)_z = \int_S (p_{yx} - p_{xy}) dS + \int_V (F_{yx} - F_{xy}) dV = 0 \end{cases}$$

AZIONI INTERNE



$\vec{t} = \{t_x, t_y, t_z\}$ VETTORE SFOLTO o TENSIONE.

\vec{t} NEL PUNTO P DIPENDE DALLA POSIZIONE, QUINDI DA \vec{r} , MA IN UN PUNTO PASSANO INFINITI PIANI, \vec{t} DIPENDE ANCHE DALL'ORIENTAZIONE DEL PIANO Ω , CHE PUO' ESSERE IDENTIFICATA DALLA NORMALE \vec{n}

$\vec{t} = \vec{t}(\vec{r}, \vec{n})$

$\vec{n} = \{n_x, n_y, n_z\}$ VETTORE NORMALE $\vec{n} = \alpha_x \vec{i} + \alpha_y \vec{j} + \alpha_z \vec{k}$

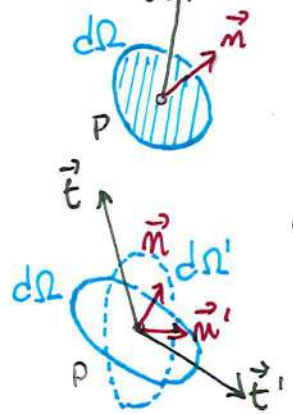
CON $\alpha_x = \cos\{\vec{n}, \vec{i}\}$, $\alpha_y = \cos\{\vec{n}, \vec{j}\}$, $\alpha_z = \cos\{\vec{n}, \vec{k}\}$

ORIENTAZIONE DELLA RETTA ORIENTATA DISTESA IN UNO \vec{n}

$\alpha_x = \vec{n} \cdot \vec{i}$, $\alpha_y = \vec{n} \cdot \vec{j}$, $\alpha_z = \vec{n} \cdot \vec{k}$

PER OGNI QUANTITA', IDENTIFICATA DALLA RESPECTIVA NORMALE, SI HA UN VETTORE \vec{t}

$\vec{t} = \vec{t}(\vec{r}, \vec{n}) \neq \vec{t}' = \vec{t}'(\vec{r}, \vec{n}') \neq \vec{t}'' = \vec{t}''(\vec{r}, \vec{n}'')$



IL VETTORE TENSIONE DEVE GARANTIRE IL PRINCIPIO DI RECIPROCA':

$$\underbrace{\vec{t}(\vec{x}, \vec{n})}_{+\vec{n}} d\Omega^+ + \underbrace{\vec{t}(\vec{x}, -\vec{n})}_{-\vec{n}} d\Omega^- = \vec{0}$$

SONO OPPOSTI, HANNO NUCLE 2 FACCE Ω^+ E Ω^- , SUL BORDO INTERO NON HANNO ALCUN EFFETTO SULL' EQUILIBRIO GLOBALE

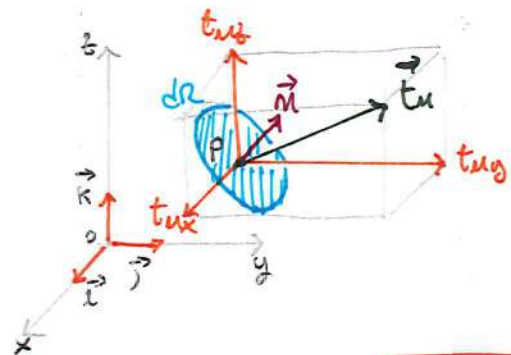
DEVE VALERE IN TUTTA LA FACCE: $\vec{t}(\vec{x}, \vec{n}) + \vec{t}(\vec{x}, -\vec{n}) = \vec{0} \Rightarrow \vec{t}(\vec{x}, \vec{n}) = -\vec{t}(\vec{x}, -\vec{n})$

FISSATO P RISULTA FISSATO \vec{x} , QUINDI \vec{t} (NEL PUNTO P) DIVIENE SOLO DA $\vec{n} \Rightarrow \vec{t}(\vec{x}, \vec{n}) \Rightarrow \boxed{\vec{t}_n}$ VETTORE FORTE AGENTE IN P SUL PIANO DI CASCITA \vec{n}

ANZI PER IL PRINCIPIO DI RECIPROCA' $\boxed{\vec{t}_n = -\vec{t} \cdot \vec{n}}$ LEMMA FONDAMENTALE DI CAUCHY

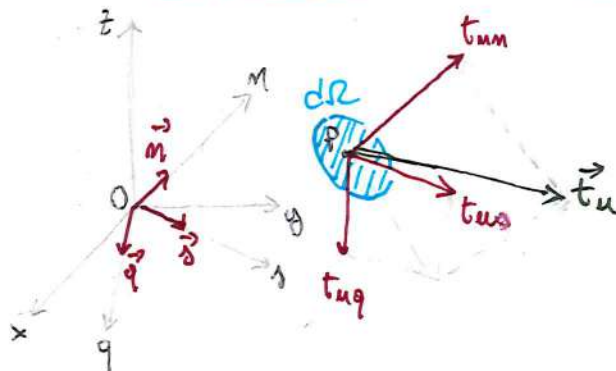
\vec{t}_n PUO' ESSERE RAPPRESENTATO PER COMPONENTI IN 2 MODI:

1° MODO - COMPONENTI CARTESIANE



$$\vec{t}_n = t_x \vec{i} + t_y \vec{j} + t_z \vec{k} \quad \circ \quad \boxed{\vec{t}_n = \{t_{nx}, t_{ny}, t_{nz}\}}$$

2° MODO - COMPONENTI SPECIALI DI TENSIONE



RIFERENTE A UNA TERNA LOCALE:
L'ASSE n CHE HA COSE VERTICE LA NORMALE \vec{n}
2 ALTRI, PERPENDICOLI TRA LORO, CHE GIACONO NEL PIANO DI Ω , INDIVIDUATI DAI VETTORI \vec{q} E \vec{s}

$$\vec{t}_n = \{t_{nn}, t_{nq}, t_{ns}\}$$

A QUESTE COMPONENTI ABBINIAMO DEI NOMI SPECIALI: σ COMPONENTE NORMALE
 τ COMPONENTE TANGENZIALE

$$\vec{t}_n = \sigma_n \vec{n} + \tau_{nq} \vec{q} + \tau_{ns} \vec{s} \quad \circ \quad \boxed{\vec{t}_n = \{\sigma_n, \tau_{nq}, \tau_{ns}\}}$$

ANALISI DELLA TENSIONE O DELLO STATO DI FORTA

1.A. - FORTE E TENSIONI IN UN PUNTO TRIDIMENSIONALE -

I VECCHI \vec{m}, \vec{q} E \vec{s} POSSONO ESSERE INDIVIDUATI DAI COSEMI DIRETTORI:

$$\vec{m} = \{\alpha_x, \alpha_y, \alpha_z\}; \quad \vec{q} = \{\beta_x, \beta_y, \beta_z\}; \quad \vec{s} = \{\gamma_x, \gamma_y, \gamma_z\}$$

CON: $\alpha_x = \vec{m} \times \vec{i}$; $\beta_x = \vec{q} \times \vec{i}$; $\gamma_x = \vec{s} \times \vec{i}$;
 $\alpha_y = \vec{m} \times \vec{j}$; $\beta_y = \vec{q} \times \vec{j}$; $\gamma_y = \vec{s} \times \vec{j}$;
 $\alpha_z = \vec{m} \times \vec{k}$; $\beta_z = \vec{q} \times \vec{k}$; $\gamma_z = \vec{s} \times \vec{k}$;

N.B. $(\alpha_x^2 + \alpha_y^2 + \alpha_z^2) = |\vec{m}|^2 = 1$
 $(\beta_x^2 + \beta_y^2 + \beta_z^2) = |\vec{q}|^2 = 1$
 $(\gamma_x^2 + \gamma_y^2 + \gamma_z^2) = |\vec{s}|^2 = 1$

- 1° caso - COMPONENTI CANTERANE DI TENSIONE - $\vec{t} = \{t_{ux}, t_{uy}, t_{uz}\} \rightarrow$ SISTEMA DI RIFERIMENTO FISSO
- 2° caso - COMPONENTI SPECIALI DI TENSIONE - $\vec{t} = \{\sigma_m, \tau_{mq}, \tau_{ms}\} \rightarrow$ SIGNIFICATO INTRINSECO

SI PUO' PARLARE DI UNO DELL'ALTRO:

CONOSENDO $\vec{m}, \vec{q}, \vec{s}$ POSSIAMO CALCOLARE LE COMPONENTI SPECIALI PROiettANDO QUESTE CANTERANE

$$\begin{aligned} \sigma_m &= t_{ux} \alpha_x + t_{uy} \alpha_y + t_{uz} \alpha_z \\ \tau_{mq} &= t_{ux} \beta_x + t_{uy} \beta_y + t_{uz} \beta_z \\ \tau_{ms} &= t_{ux} \gamma_x + t_{uy} \gamma_y + t_{uz} \gamma_z \end{aligned}$$

$\alpha_x = \cos\{\vec{m}, \vec{i}\}$, etc.
 $\beta_x = \cos\{\vec{q}, \vec{i}\}$, etc.
 $\gamma_x = \cos\{\vec{s}, \vec{i}\}$, etc.

COMPONENTI SPECIALI DI TENSIONE

SI PUO' FARE ANCHE IL CONTRARIO

N.B. $\vec{t} = \vec{m} \alpha_x + \vec{q} \beta_x + \vec{s} \gamma_x$
 $\vec{j} = \vec{m} \alpha_y + \vec{q} \beta_y + \vec{s} \gamma_y$
 $\vec{k} = \vec{m} \alpha_z + \vec{q} \beta_z + \vec{s} \gamma_z$

\Rightarrow

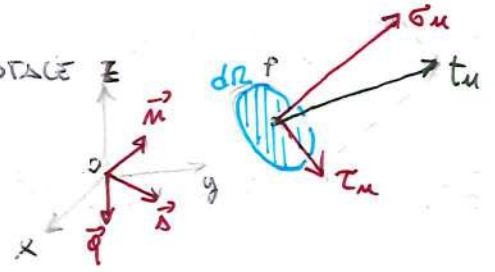
$$\begin{aligned} t_{ux} &= \sigma_m \alpha_x + \tau_{mq} \beta_x + \tau_{ms} \gamma_x \\ t_{uy} &= \sigma_m \alpha_y + \tau_{mq} \beta_y + \tau_{ms} \gamma_y \\ t_{uz} &= \sigma_m \alpha_z + \tau_{mq} \beta_z + \tau_{ms} \gamma_z \end{aligned}$$

COMPONENTI CANTERANE DI TENSIONE

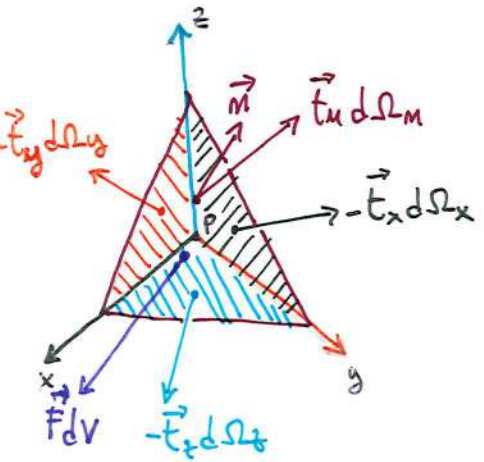
E' POSSIBILE INDIVIDUARE τ_m , OVELO LA COMPONENTE TANGENZIALE TOTALE

$$\tau_m = \sqrt{\tau_{mq}^2 + \tau_{ms}^2}$$

N.B. LA DIREZIONE DI τ_m NON E' NOTA A PRIORI



ASSEGNATO UN PUNTO NELL'INTERNO DEL CORPO, IL VETTORE \vec{t}_u VARIA AL VARARE DELLA CIRCUNFERENZA, OUNERA DELLA NORMALE \vec{n} .
 È SUFFICIENTE CONOSCERE LA TENSIONE \vec{t}_u SU TRE QUALSIASI ORTOGONALI QUALUNQUE PER POTER DEFINIRE LA TENSIONE SU QUALSIASI ALTRA CIRCUNFERENZA: CONSIDERIAMO UN VOLUME INFINITESIMO NELL'INTERNO DI P DELIMITATO DA 3 CIRCUNFERENZE PARALLELE AI PIANI COORDINATI E DALLA QUADRONA \vec{n}



N.B. LA FACCE Ω_u , DI NORMALE \vec{n} , NON CONTIENE IL PUNTO P, CHE È INVECE SUGL FACCE PARALLELE AGLI ASSI COORDINATI $\Omega_x, \Omega_y, \Omega_z$. DOBBIAMO PER TANTO IL VOLUME DEL TETRAEDRO A 0 PER FAR SÌ CHE Ω_u CONTIENGA P.

IL VOLUME DEL TETRAEDRO È: $dV = \frac{1}{3} d\Omega_u \cdot h_u$

L'ELEMENTO DI VOLUME COSÌ CONFIGURATO DEVE ESSERE IN EQUILIBRIO:

$\vec{R} = \vec{0} \Rightarrow -\vec{t}_x d\Omega_x - \vec{t}_y d\Omega_y - \vec{t}_z d\Omega_z + \vec{t}_u d\Omega_u + \vec{F} dV = \vec{0}$ EQUILIBRIO ALLA TRASPARENTE

PER $h_u \rightarrow 0 \quad dV \rightarrow 0 \quad \vec{F} dV = \vec{F} \frac{d\Omega_u h_u}{3} = \vec{0}$

$d\Omega_x = \alpha_x d\Omega_u; \quad d\Omega_y = \alpha_y d\Omega_u; \quad d\Omega_z = \alpha_z d\Omega_u;$

CON $\alpha_x, \alpha_y, \alpha_z$ CENI DIREZIONI DELLA NORMALE \vec{n} RISPETTO AGLI ASSI COORDINATI x, y, z

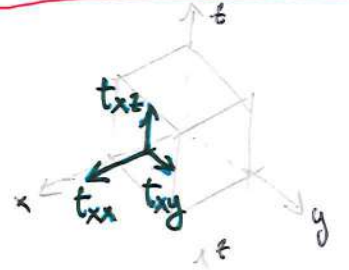
$\vec{R} = \vec{0} \Rightarrow (-\vec{t}_x \alpha_x - \vec{t}_y \alpha_y - \vec{t}_z \alpha_z + \vec{t}_u) d\Omega_u = \vec{0}$

$\vec{t}_u = \vec{t}_x \alpha_x + \vec{t}_y \alpha_y + \vec{t}_z \alpha_z$

NB LE 3 FACCE DEL TETRAEDRO PARALLELE AGLI ASSI COORDINATI HANNO NORMALI PARALLELE AGLI ASSI MA DI VERSO OPPOSTO

LE COMPONENTI:

$$\begin{cases} t_{ux} = t_{xx} \alpha_x + t_{yx} \alpha_y + t_{zx} \alpha_z \\ t_{uy} = t_{xy} \alpha_x + t_{yy} \alpha_y + t_{zy} \alpha_z \\ t_{uz} = t_{xz} \alpha_x + t_{yz} \alpha_y + t_{zz} \alpha_z \end{cases}$$



SUNTO L'EQUILIBRIO:

$$\begin{bmatrix} t_{ux} \\ t_{uy} \\ t_{uz} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} t_{xx} & t_{yx} & t_{zx} \\ t_{xy} & t_{yy} & t_{zy} \\ t_{xz} & t_{yz} & t_{zz} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \alpha_x \\ \alpha_y \\ \alpha_z \end{bmatrix}$$

$\vec{t}_u = \underline{\underline{\underline{\sigma}}} \vec{n}$

RELATIONS DI CAUCHY

$\underline{\underline{\underline{\sigma}}}$ = TENSORE DELLA SFORTA

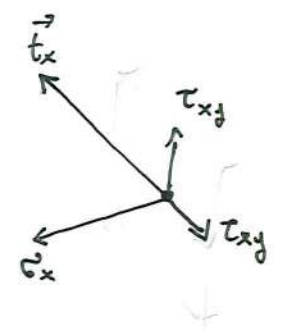
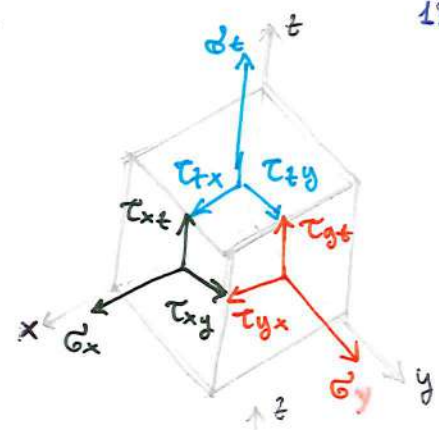
N.B. σ_{ij} = COMPONENTE NORMALE
 τ_{ij} = COMPONENTE TANGENZIALE

$$\begin{cases} t_{ux} = \sigma_{xx} \alpha_x + \tau_{yx} \alpha_y + \tau_{zx} \alpha_z \\ t_{uy} = \tau_{xy} \alpha_x + \sigma_{yy} \alpha_y + \tau_{zy} \alpha_z \\ t_{uz} = \tau_{xz} \alpha_x + \tau_{yz} \alpha_y + \sigma_{zz} \alpha_z \end{cases}$$

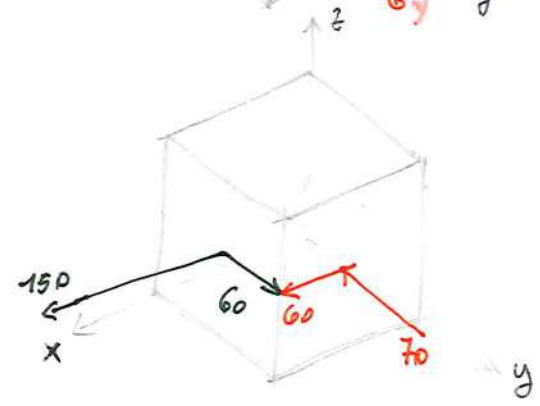
COMPONENTI SPECIFICI DI TENSIONE

ESEMPIO
APPLICATIVO

$$\sigma_{ij} = \begin{bmatrix} \sigma_x & \tau_{xy} & \tau_{xz} \\ \tau_{xy} & \sigma_y & \tau_{yz} \\ \tau_{xz} & \tau_{yz} & \sigma_z \end{bmatrix}$$



$$\sigma_{ij} = \begin{bmatrix} 150 & 60 & 0 \\ 60 & -70 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

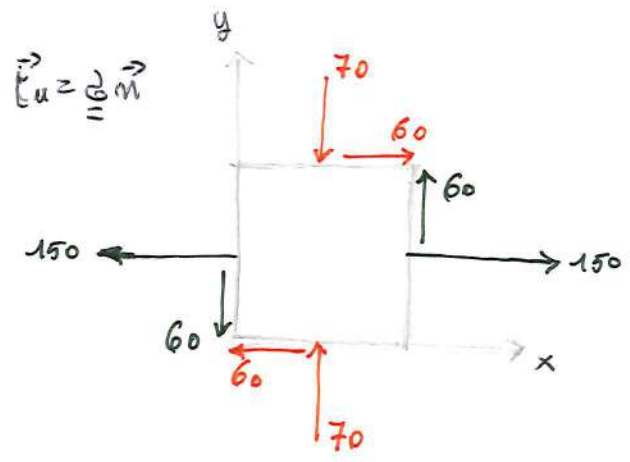


$$\begin{array}{l} \sigma_x = 150 \\ \tau_{xy} = 60 \end{array} \quad \begin{array}{l} \tau_{xz} = 0 \\ \tau_{yz} = 0 \\ \sigma_z = 0 \end{array} \quad \begin{array}{l} \tau_{yx} = 60 \\ \sigma_y = -70 \end{array}$$

STATO PIANO DI TENSIONE

$\vec{R} = 0$
EQUILIBRIO
ALLA
TRASLATIONE

$\vec{M}_{(O)} = 0$
EQUILIBRIO
DEI
MOMENTI



N.B. LE TENSIONI SONO BIDENTRONSALMENTE
DEUE PRESSIONI: $\sigma = \frac{[F]}{[L]^2}$
SI MISURANO IN Pa = N/m² E IN PARTICOLARE
IN GENERALE IN MPa = 10⁶ Pa = N/m²

ABBASSO VEDIAMO CHE LA SFERZA DI FORTE AGENTI SUL TETRAEDRO E' IN EQUILIBRIO ASSI PARALLELE

$\vec{R} = \vec{0}$ $\vec{t}_m = \frac{d}{dt} \vec{m}$

BISOGNA CONSIDERARE LE TRE CONDIZIONI DI EQUILIBRIO ALLA NOTAZIONE DELL'ELEMENTO ATTORNO AI TRE ASSI

$\vec{M} = \vec{0}$ EQUILIBRIO DEI MOMENTI

PER L'EQUILIBRIO DEI MOMENTI USIAMO COME POLO G_m BARICENTRO DELLA FACCE $d\Omega_m$ DI NORMALE \vec{n} E DEFINIAMO UN SISTEMA DI RIFERIMENTO (x_1, y_1, z_1) CON ORIGINE IN G_m .
LAVORIAMO PER COMPONENTI

$\vec{M}_{(G_m)} = \vec{0}$ IMPLICA CHE: $\begin{cases} M_{(G_m)x} = 0 \\ M_{(G_m)y} = 0 \\ M_{(G_m)z} = 0 \end{cases}$

- LE FORTE APPLICATE IN G_m (POLO) NON GENERANO MOMENTO
- LE FORTE CHE AGISCONO SULLA FACCE $d\Omega_z$ DI NORMALE \vec{z} SONO APPLICATE SUL BARICENTRO G_t , CHE E' ALLINEATO CON G_m , QUINDI NON GENERANO MOMENTO
- LA RETTA DI AZIONE DI $G_x d\Omega_x$ E QUELLA DI $G_y d\Omega_y$ PASSANO PER G_m , QUINDI NON GENERANO MOMENTO
- LE FORTE $\tau_{xz} d\Omega_x$ E $\tau_{yz} d\Omega_y$ SONO PARALLELE ALL'ASSE z_1 , QUINDI NON GENERANO MOMENTO
- NON CONSIDERIAMO LE FORTE DI VOLUME \vec{F} , PER $dV \rightarrow 0$ DIMINUISCONO PIU' RAPIDAMENTE

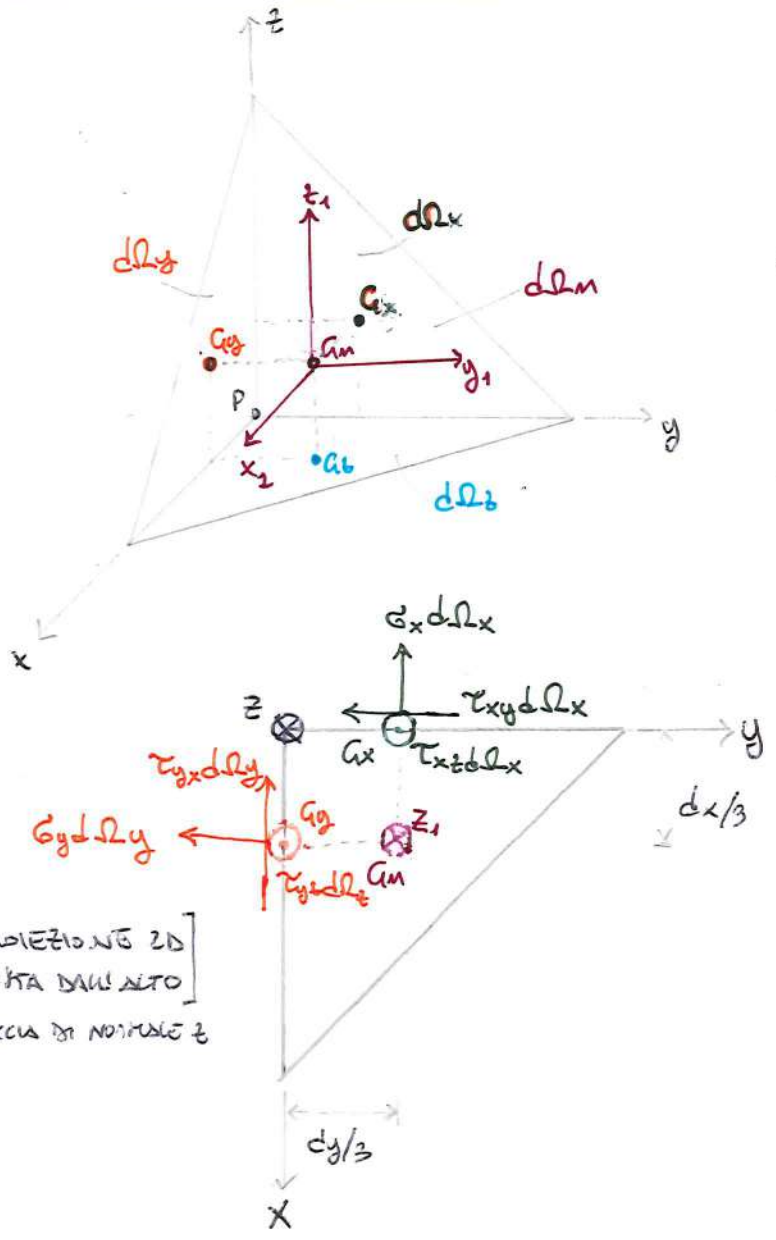
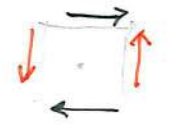
$M_{(G_m)z} = \tau_{xy} d\Omega_x \frac{dx}{3} - \tau_{yx} d\Omega_y \frac{dy}{3} = 0$

N.B. $dV = d\Omega_x \frac{dx}{3} = d\Omega_y \frac{dy}{3} = d\Omega_z \frac{dz}{3}$

$M_{(G_m)z} = \tau_{xy} dV - \tau_{yx} dV = 0 \implies M_{(G_m)z} = (\tau_{xy} - \tau_{yx}) dV = 0$

$\tau_{xy} - \tau_{yx} = 0 \implies \tau_{xy} = \tau_{yx}$

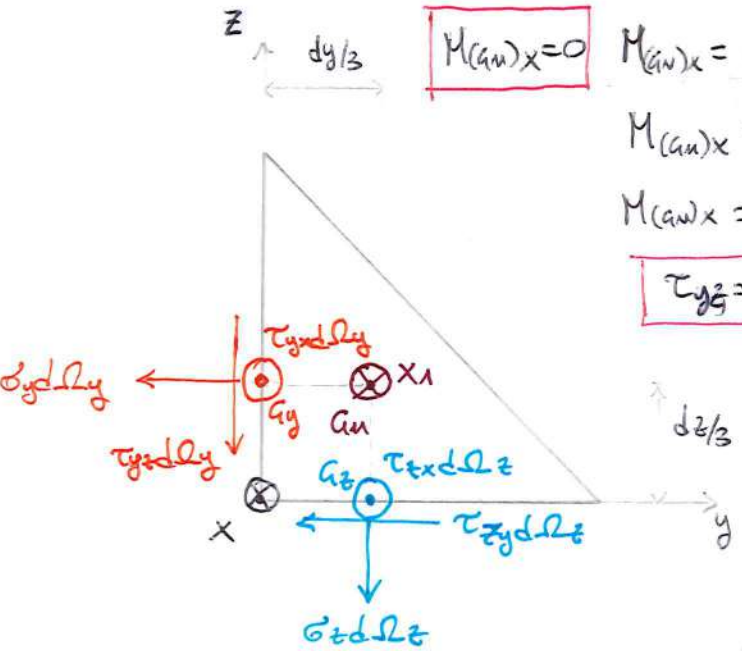
* N.B. SEBENE τ_{xy} E τ_{yx} HANNO INDEPENDENTI (SONO LE PROIEZIONI DI \vec{t}_x E \vec{t}_y) PER L'EQUILIBRIO DEVONO ESSERE UGUALI



[PROIEZIONE 2D VISTA DALL'ALTO] FACCE DI NORMALE z

N.B. IL SIMBOLO \otimes INDICA UN VETTORE O UN ASSI PERPENDICOLARE E USCENTE DEL FOGLIO
IL SIMBOLO \odot INDICA UN VETTORE O UN ASSI PERPENDICOLARE E ENTRANTE NEL FOGLIO

ANALOGAMENTE PER $M_{(a_n)x}$ E $M_{(a_n)y}$: N.B. [⊗ VETTORE USCENTE DAL FOGLIO; ⊙ VETTORE ENTRANTE NEL FOGLIO]



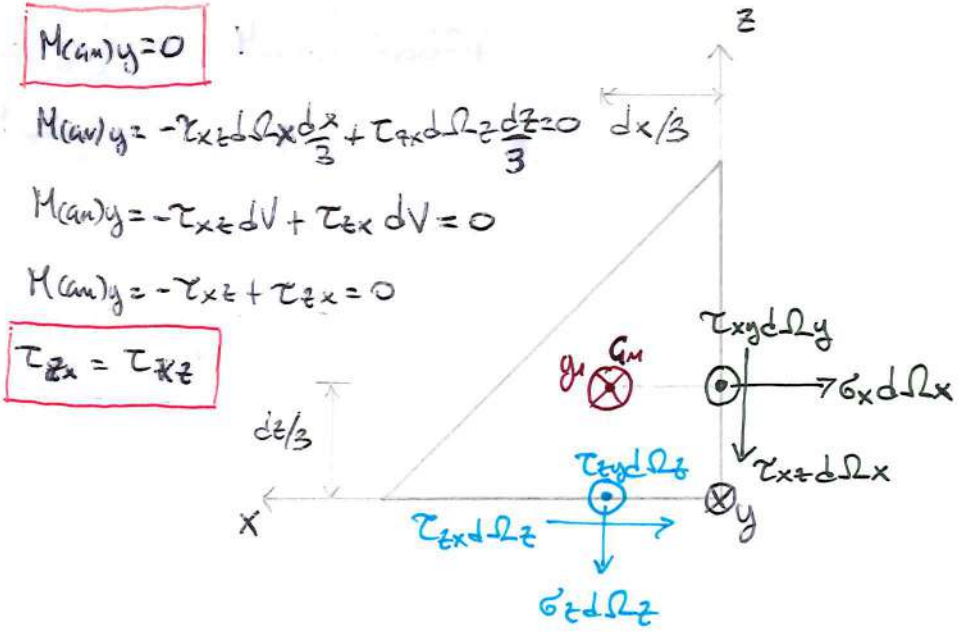
$M_{(a_n)x} = 0$

$$M_{(a_n)x} = -\tau_{yz} d\Omega z \frac{dy}{3} + \tau_{zy} d\Omega y \frac{dy}{3}$$

$$M_{(a_n)x} = -\tau_{yz} dV + \tau_{zy} dV = 0$$

$$M_{(a_n)x} = -\tau_{yz} + \tau_{zy} = 0$$

$\tau_{yz} = \tau_{zy}$



$M_{(a_n)y} = 0$

$$M_{(a_n)y} = -\tau_{xz} d\Omega x \frac{dz}{3} + \tau_{zx} d\Omega z \frac{dz}{3} = 0$$

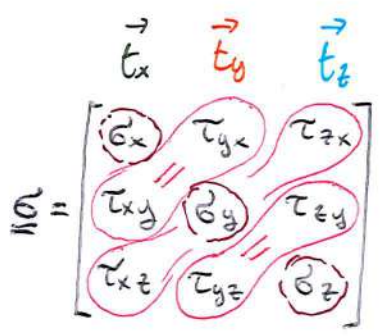
$$M_{(a_n)y} = -\tau_{xz} dV + \tau_{zx} dV = 0$$

$$M_{(a_n)y} = -\tau_{xz} + \tau_{zx} = 0$$

$\tau_{xz} = \tau_{zx}$

$\vec{M}_{(a_n)} = 0 \iff$

$$\begin{cases} M_{(a_n)x} = 0 & \tau_{yz} = \tau_{zy} \\ M_{(a_n)y} = 0 & \tau_{zx} = \tau_{xz} \\ M_{(a_n)z} = 0 & \tau_{xy} = \tau_{yx} \end{cases}$$



σ È SIMMETRICO

6 COMPONENTI INDIPENDENTI

$$\sigma = \begin{bmatrix} \sigma_x & \tau_{yx} & \tau_{zx} \\ \tau_{xy} & \sigma_y & \tau_{zy} \\ \tau_{xz} & \tau_{yz} & \sigma_z \end{bmatrix} \iff \sigma = \sigma^T$$

- 6 COMPONENTI INDIPENDENTI: $[\sigma_x, \sigma_y, \sigma_z, \tau_{yx}, \tau_{zx}, \tau_{zy}]$ MA $R^3 = 0 \Rightarrow 3$ EQUAZIONI: CONTINUO DEFORMABILE È IPERSTATICO

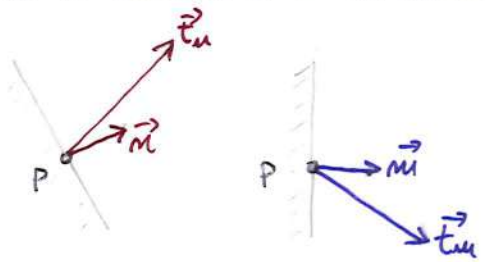
- LA RECIPROCA DELLE TENSIONI TANGENZIALI $[\tau_{yz} = \tau_{zy}; \tau_{zx} = \tau_{xz}; \tau_{xy} = \tau_{yx}]$ È UNA PROPRIETÀ GENERALE *

- LE τ RECIPROCHE SONO UGUALI IN VALORE NUMERICO MA HANNO SIGNIFICATO DIVERSO:
 τ_{xy} AGISCE SU UNA FACCE DI NORMALE x IN DIREZIONE y ED È DIVERSA DA τ_{yx} , CHE AGISCE SU UNA FACCE DI NORMALE y IN DIREZIONE x

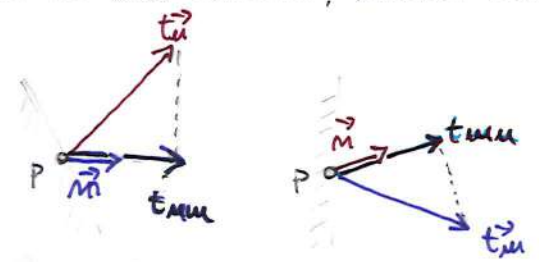
UN'ULTERIORE CONSEGUENZA DELLA RECIPROCA' DELLE TENSIONI TANGENZIALI * E' CHE SE CONSIDERIAMO 2 VETTORI SFORTO \vec{T}_u E \vec{T}_m IN QUALCUNO PUNTO \vec{n} E \vec{m} RISPETTIVAMENTE, DETTA t_{um} LA COMPONENTE DI \vec{T}_u LUNGO \vec{m} E t_{mu} LA COMPONENTE DI \vec{T}_m LUNGO \vec{u} , RISULTA CHE:

$t_{um} = t_{mu}$

CONSIDERIAMO LO STESSO PUNTO P E LE DUE QUANTITA' \vec{n} E \vec{m}



$\vec{T}_u = \{t_{ux}, t_{uy}, t_{uz}\}$
 $\vec{T}_m = \{t_{mx}, t_{my}, t_{mz}\}$



t_{um} E t_{mu} SONO DIVERSE MA HANNO LO STESSO VALORE NUMERICO: $t_{um} = t_{mu}$

$\vec{n} = \{\alpha_x, \alpha_y, \alpha_z\} \Rightarrow \vec{n} = \alpha_x \vec{i} + \alpha_y \vec{j} + \alpha_z \vec{k} \quad |\vec{n}| = 1 \Leftrightarrow \alpha_x^2 + \alpha_y^2 + \alpha_z^2 = 1$

$\vec{m} = \{\beta_x, \beta_y, \beta_z\} \Rightarrow \vec{m} = \beta_x \vec{i} + \beta_y \vec{j} + \beta_z \vec{k} \quad |\vec{m}| = 1 \Leftrightarrow \beta_x^2 + \beta_y^2 + \beta_z^2 = 1$

PROIETTANDO \vec{T}_u IN DIREZIONE \vec{m} : $t_{um} = t_{ux}\beta_x + t_{uy}\beta_y + t_{uz}\beta_z$

PROIETTANDO \vec{T}_m IN DIREZIONE \vec{n} : $t_{mu} = t_{mx}\alpha_x + t_{my}\alpha_y + t_{mz}\alpha_z$

MA: $\vec{T}_u = \underline{\underline{\sigma}} \vec{n}$ [1]
 $\vec{T}_m = \underline{\underline{\sigma}} \vec{m}$ [2]

[1]
$$\begin{cases} t_{ux} = \sigma_x \alpha_x + \tau_{yx} \alpha_y + \tau_{zx} \alpha_z \\ t_{uy} = \tau_{xy} \alpha_x + \sigma_y \alpha_y + \tau_{zy} \alpha_z \\ t_{uz} = \tau_{xz} \alpha_x + \tau_{yz} \alpha_y + \sigma_z \alpha_z \end{cases} \Rightarrow \vec{T}_u = \vec{T}_x \alpha_x + \vec{T}_y \alpha_y + \vec{T}_z \alpha_z$$

 RELAZIONE DI CAUCHY

[2]
$$\begin{cases} t_{mx} = \sigma_x \beta_x + \tau_{yx} \beta_y + \tau_{zx} \beta_z \\ t_{my} = \tau_{xy} \beta_x + \sigma_y \beta_y + \tau_{zy} \beta_z \\ t_{mz} = \tau_{xz} \beta_x + \tau_{yz} \beta_y + \sigma_z \beta_z \end{cases} \Rightarrow \vec{T}_m = \vec{T}_x \beta_x + \vec{T}_y \beta_y + \vec{T}_z \beta_z$$

 RELAZIONE DI CAUCHY

$\vec{T}_x = \{\sigma_x, \tau_{xy}, \tau_{xz}\}$ $\vec{T}_y = \{\tau_{yx}, \sigma_y, \tau_{yz}\}$ $\vec{T}_z = \{\tau_{zx}, \tau_{zy}, \sigma_z\}$

$$t_{mm} = (\sigma_x \alpha_x + \tau_{yx} \alpha_y + \tau_{zx} \alpha_z) \beta_x + (\tau_{xy} \alpha_x + \sigma_y \alpha_y + \tau_{zy} \alpha_z) \beta_y + (\tau_{xz} \alpha_x + \tau_{yz} \alpha_y + \sigma_z \alpha_z) \beta_z$$

$$t_{mm} = \underbrace{\sigma_x \alpha_x \beta_x + \sigma_y \alpha_y \beta_y + \sigma_z \alpha_z \beta_z}_{\text{COMPONENTI NORMALI}} + \underbrace{(\tau_{yx} \alpha_y \beta_x + \tau_{xy} \alpha_x \beta_y) + (\tau_{zx} \alpha_z \beta_x + \tau_{xz} \alpha_x \beta_z) + (\tau_{zy} \alpha_z \beta_y + \tau_{yz} \alpha_y \beta_z)}_{\text{COMPONENTI TANGENZIALI}}$$

$$t_{mm} = (\sigma_x \beta_x + \tau_{yx} \beta_y + \tau_{zx} \beta_z) \alpha_x + (\tau_{xy} \beta_x + \sigma_y \beta_y + \tau_{zy} \beta_z) \alpha_y + (\tau_{xz} \beta_x + \tau_{yz} \beta_y + \sigma_z \beta_z) \alpha_z$$

$$t_{mm} = \underbrace{\sigma_x \beta_x \alpha_x + \sigma_y \beta_y \alpha_y + \sigma_z \beta_z \alpha_z}_{\text{COMPONENTI NORMALI}} + \underbrace{(\tau_{yx} \beta_y \alpha_x + \tau_{xy} \beta_x \alpha_y) + (\tau_{zx} \beta_z \alpha_x + \tau_{xz} \beta_x \alpha_z) + (\tau_{zy} \beta_z \alpha_y + \tau_{yz} \beta_y \alpha_z)}_{\text{COMPONENTI TANGENZIALI}}$$

• LE COMPONENTI NORMALI SONO UGUALI: $\sigma_x \alpha_x \beta_x + \sigma_y \alpha_y \beta_y + \sigma_z \alpha_z \beta_z$

• LE COMPONENTI TANGENZIALI SONO DIVERSE: MA RICORDA $\underline{\underline{\sigma}}$ È SIMMETRICO ALLORA $\tau_{xy} = \tau_{yx}$; $\tau_{xz} = \tau_{zx}$; $\tau_{yz} = \tau_{zy}$

QUINDI POSSIAMO SCRIVERLE:

$$\tau_{xy} (\alpha_x \beta_y + \alpha_y \beta_x) + \tau_{zx} (\alpha_x \beta_z + \alpha_z \beta_x) + \tau_{zy} (\alpha_y \beta_z + \alpha_z \beta_y) \quad t_{mm}$$

$$\tau_{yx} (\alpha_x \beta_y + \alpha_y \beta_x) + \tau_{xz} (\alpha_x \beta_z + \alpha_z \beta_x) + \tau_{yz} (\alpha_y \beta_z + \alpha_z \beta_y) \quad t_{mm}$$

ALLORA t_{mm} E t_{mm} DEVONO ESSERE UGUALI PERCHÉ LE DUE ESPRESSIONI SONO UGUALI!

$$t_{mm} = t_{mm}$$

SE $\vec{m} = \vec{m}$ ALLORA $\alpha_x = \beta_x$, $\alpha_y = \beta_y$, $\alpha_z = \beta_z$ E QUINDI $t_{mm} = t_{mm} = t_{mm} = \sigma_u$ COMPONENTI NORMALI

CON $\sigma_u = \sigma_x \alpha_x^2 + \sigma_y \alpha_y^2 + \sigma_z \alpha_z^2 + 2 \tau_{xy} \alpha_x \alpha_y + 2 \tau_{xz} \alpha_x \alpha_z + 2 \tau_{yz} \alpha_y \alpha_z$

NOTE LE 6 COMPONENTI INDIPENDENTI $\sigma_x, \sigma_y, \sigma_z, \tau_{xy}, \tau_{xz}, \tau_{yz}$ POSSIAMO SCEGLIERE σ_u

SE $\vec{m} \perp \vec{m}$ ALLORA $\vec{m} \times \vec{m} = 0 \iff \alpha_x \beta_x + \alpha_y \beta_y + \alpha_z \beta_z = 0$ E QUINDI

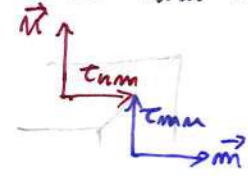
$$t_{mm} = \tau_{mm}; \quad t_{mm} = t_{mm}$$

COMPONENTI TANGENZIALI

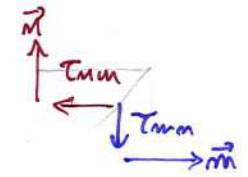
CON $\tau_{mm} = \tau_{mm} = \sigma_x \alpha_x \beta_x + \sigma_y \alpha_y \beta_y + \sigma_z \alpha_z \beta_z + \tau_{xy} (\alpha_x \beta_y + \alpha_y \beta_x) + \tau_{xz} (\alpha_x \beta_z + \alpha_z \beta_x) + \tau_{yz} (\alpha_y \beta_z + \alpha_z \beta_y)$

È QUINDI POSSIBILE SCEGLIERE τ_{mm} SE FISSIAMO 2 DIREZIONI ORTOGONALI

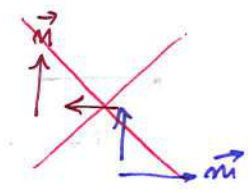
NELO SPICCOLO:



SE DUE ENTRAMBE POSITIVE, CONVERGONO



SE DUE ENTRAMBE NEGATIVE, DIVERGONO

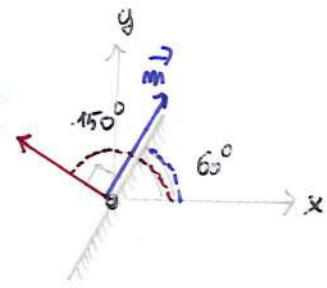


NON PUÒ MAI AVVENIRE CHE SI INSEGUANO

ESEMPIO APPLICATIVO

$$\sigma = \begin{bmatrix} 150 & 60 & 0 \\ 60 & -70 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

QUANTO VALE σ_n SU UNA CIRCOSTANZA DI NORMALE \vec{n} ROTATA DI 60° RISPETTO ALL'ASSE X? E QUANTO VALE τ_{nm} , CON \vec{n} PERPENDICOLARE AD \vec{m} ?



[\vec{n} È X FONTANO UN ANGOLO DI 60°]

$\vec{n} = \{\alpha_x, \alpha_y, \alpha_z\}$ $\alpha_x = \cos\{x, \hat{n}\}$; $\alpha_y = \cos\{y, \hat{n}\}$; $\alpha_z = \cos\{z, \hat{n}\}$

$\vec{m} = \{\beta_x, \beta_y, \beta_z\}$ $\beta_x = \cos\{x, \hat{m}\}$; $\beta_y = \cos\{y, \hat{m}\}$; $\beta_z = \cos\{z, \hat{m}\}$

$\vec{n} = \left\{-\frac{\sqrt{3}}{2}, \frac{1}{2}, 0\right\}$

$\vec{m} = \left\{\frac{1}{2}, \frac{\sqrt{3}}{2}, 0\right\}$

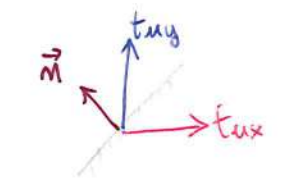
N.B. \vec{n} E \vec{m} SONO PERPENDICOLARI? $\vec{n} \times \vec{m} = 0 \rightarrow \vec{n} \times \vec{m} = \alpha_x \beta_y - \alpha_y \beta_x + \alpha_z \beta_z = \left(-\frac{\sqrt{3}}{2} \cdot \frac{1}{2}\right) - \left(\frac{1}{2} \cdot \frac{\sqrt{3}}{2}\right) + (0 \cdot 0) = 0$ VERIFICATO ✓

$\vec{\tau}_n = \{\tau_{nx}, \tau_{ny}, \tau_{nz}\}$ $\tau_{nx} = \tau_{xx} \alpha_x + \tau_{xy} \alpha_y + \tau_{xz} \alpha_z = \begin{bmatrix} 150 \\ 60 \\ 0 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} -\frac{\sqrt{3}}{2} \\ \frac{1}{2} \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 60 \\ -70 \\ 0 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} \frac{1}{2} \\ \frac{\sqrt{3}}{2} \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$

$\tau_{nx} = (150)\left(-\frac{\sqrt{3}}{2}\right) + (60)\left(\frac{1}{2}\right) = -120 \text{ MPa } (-99.904)$

$\tau_{ny} = (60)\left(-\frac{\sqrt{3}}{2}\right) + (-70)\left(\frac{1}{2}\right) = -87 \text{ MPa } (-86.962)$

$\tau_{nz} = 0$



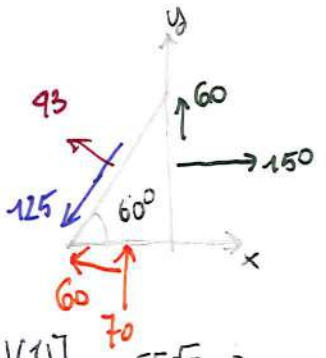
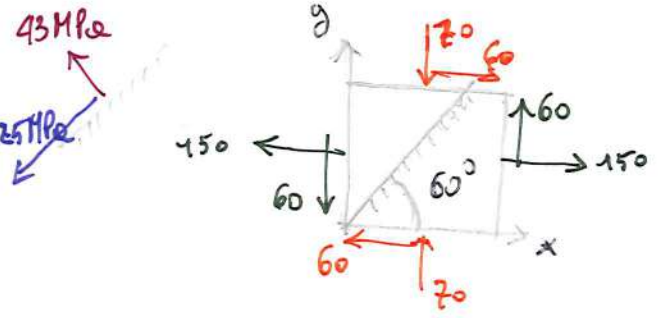
DOBBIAMO PROIETTARE τ_{nx} E τ_{ny} RISPETTO \vec{n} E \vec{m} PER TROVARE σ_n E τ_{nm}



$\sigma_n = \tau_{nx} \alpha_x + \tau_{ny} \alpha_y + \tau_{nz} \alpha_z = (-99.904)\left(-\frac{\sqrt{3}}{2}\right) + (-86.962)\left(\frac{1}{2}\right) + (0)(0) = +43 \text{ MPa } (43.038)$

$\tau_{nm} = \tau_{nx} \beta_x + \tau_{ny} \beta_y + \tau_{nz} \beta_z = (-99.904)\left(\frac{1}{2}\right) + (-86.962)\left(\frac{\sqrt{3}}{2}\right) = -125 \text{ MPa } (-125.263)$

PER GLI SFORZI NORMALI:
⊕ = TENSIONE
⊖ = COMPRESSIONE



$\tau_{nm} = 150 \cdot \left(-\frac{\sqrt{3}}{2}\right) \cdot \left(\frac{1}{2}\right) - 70 \cdot \left(\frac{1}{2}\right) \cdot \left(\frac{\sqrt{3}}{2}\right) + 60 \cdot \left[\left(-\frac{\sqrt{3}}{2}\right) \cdot \left(\frac{\sqrt{3}}{2}\right) + \left(\frac{1}{2}\right) \cdot \left(\frac{1}{2}\right)\right] = -55\sqrt{3} - 30 = -125.263$

NB POSSIAMO ANCHE CALCOLARE σ_n :

$\sigma_n = \sigma_x \alpha_x^2 + \sigma_y \alpha_y^2 + \sigma_z \alpha_z^2 + 2\tau_{xy} \alpha_x \alpha_y + 2\tau_{xz} \alpha_x \alpha_z + 2\tau_{yz} \alpha_y \alpha_z$

$\tau_{nm} = \sigma_x \alpha_x \beta_x + \sigma_y \alpha_y \beta_y + \sigma_z \alpha_z \beta_z + \tau_{xy} (\alpha_x \beta_y + \alpha_y \beta_x) + \tau_{xz} (\alpha_x \beta_z + \alpha_z \beta_x) + \tau_{yz} (\alpha_y \beta_z + \alpha_z \beta_y)$

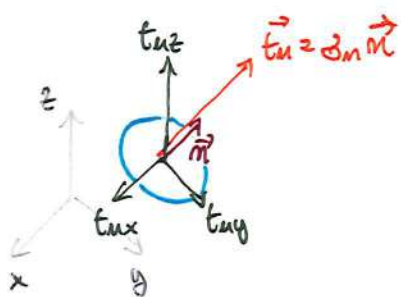
$\sigma_n = 150 \cdot \left(-\frac{\sqrt{3}}{2}\right)^2 - 70 \cdot \left(\frac{1}{2}\right)^2 + 2 \cdot 60 \cdot \left(-\frac{\sqrt{3}}{2}\right) \cdot \left(\frac{1}{2}\right) = \frac{225 - 35}{2} - 30\sqrt{3} = 43.038$

ESISTE LA POSSIBILITÀ DI AVERE QUALCUN PARTICOLARE CASCINATA \vec{m} IN CUI \vec{t}_m ABBIAMO SOLO COMPONENTI NORMALI σ_m E PIÙO NULLE TUTTE LE COMPONENTI TANGENZIALI τ ?

GLI STATI CHE GODONO DI TALE PROPRIETÀ VENGONO DETTI STATI PRINCIPALI, LE LORO NORMALI \vec{m} SONO DIREZIONI PRINCIPALI DI TENSIONE E I VALORI DELLE RELATIVE TENSIONI NORMALI COMPONENTI PRINCIPALI DI TENSIONE.

METODO SCIENTIFICO: TRASFORMARE UN PROBLEMA FISICO IN UNO MATEMATICO E VERIFICARE SE ESISTONO SOLUZIONI

DOMANDA ESISTE QUALCUN DIREZIONE \vec{m} PER CUI \vec{t}_m È DIRETTO LORE \vec{m} ?



COME PRESSIONE t_{mx}, t_{my}, t_{mz} DE $\vec{t}_m = \sigma_m \vec{m}$?

$$\vec{m} = \{dx, dy, dz\}$$

$$\begin{cases} t_{mx} = \sigma_m dx \\ t_{my} = \sigma_m dy \\ t_{mz} = \sigma_m dz \end{cases}$$

COMPONENTI
TANGENZIALI
DI $\vec{t}_m = \sigma_m \vec{m}$



PER LA RELAZIONE
DI CAUCHY:
 $\vec{t}_m = \underline{\underline{\sigma}} \vec{m}$

$$\begin{cases} t_{mx} = \sigma_x dx + \tau_{yx} dy + \tau_{zx} dz \\ t_{my} = \tau_{xy} dx + \sigma_y dy + \tau_{zy} dz \\ t_{mz} = \tau_{xz} dx + \tau_{yz} dy + \sigma_z dz \end{cases}$$

LE COMPONENTI TANGENZIALI E QUELLE SPECIFICHE OTTENUTE CON LA RELAZIONE DI CAUCHY DEVONO ESSERE UGUALI

$$\begin{cases} \sigma_x dx + \tau_{yx} dy + \tau_{zx} dz = \sigma_m dx \\ \tau_{xy} dx + \sigma_y dy + \tau_{zy} dz = \sigma_m dy \\ \tau_{xz} dx + \tau_{yz} dy + \sigma_z dz = \sigma_m dz \end{cases}$$

QUANTO NON LE
INCIGNITE?
L'INCIGNITA È \vec{m} ,
CIOÈ dx, dy, dz

$$\Rightarrow \begin{cases} (\sigma_x - \sigma_m) dx + \tau_{yx} dy + \tau_{zx} dz = 0 \\ \tau_{xy} dx + (\sigma_y - \sigma_m) dy + \tau_{zy} dz = 0 \\ \tau_{xz} dx + \tau_{yz} dy + (\sigma_z - \sigma_m) dz = 0 \end{cases} \quad [*]$$

[*] È IL SISTEMA ALGEBRICO LINEARE DI EQUAZIONI NELLE 3 INCIGNITE dx, dy, dz . I TERMINI NON SONO NULLI \rightarrow SISTEMA OMOGENEO

PER I SISTEMI OMOGENEI ESISTE SEMPRE UNA SOLUZIONE BANALE: $dx = dy = dz = 0$, MA QUESTA SOLUZIONE NON HA SENSO SE UN PUNTO DI

VISTA FISICA: dx, dy, dz SONO LE COMPONENTI DI 1 VETTORE UNITARIO (\vec{m}): $dx^2 + dy^2 + dz^2 = |\vec{m}|^2 = 1$

INOLTRE UN VETTORE NULO NON PUÒ RAPPRESENTARE UNA DIREZIONE (OLTRAE AL NULO, NON HA NEANCHE DIREZIONE E VERSO)

MA NEI SISTEMI OMOGENEI, OLTRE ALLA SOLUZIONE BANALE POSSONO ESISTERE ALTRE SOLUZIONI SE LA MATRICE DEI COEFFICIENTI DELLE INCIGNITE DIVENTA SINGOLARE:

$$\begin{bmatrix} (\sigma_x - \sigma_m) & \tau_{yx} & \tau_{zx} \\ \tau_{xy} & (\sigma_y - \sigma_m) & \tau_{zy} \\ \tau_{xz} & \tau_{yz} & (\sigma_z - \sigma_m) \end{bmatrix} \begin{bmatrix} dx \\ dy \\ dz \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

[A]

IL DETERMINANTE DI A DEVE ESSERE DIVISIBILE A ZERO:

$$\det [A] = 0$$

(TEOREMA DI ROUCHÉ-CAYLEY)

[A] HA UNA STRUTTURA SPECIALE:
$$\begin{bmatrix} \sigma_x & \tau_{yx} & \tau_{zx} \\ \tau_{xy} & \sigma_y & \tau_{yz} \\ \tau_{xz} & \tau_{zy} & \sigma_z \end{bmatrix} = \sigma_m \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \leadsto [A] = \underline{\underline{\sigma}} - \sigma_m \underline{\underline{I}}$$
 A UOVA BISOGNA
 A SOLVERE: $\det(\underline{\underline{\sigma}} - \sigma_m \underline{\underline{I}})$

PROBLEMA DEGLI AUTOVALORI: $\underline{\underline{A}}\underline{\underline{x}} = \lambda \underline{\underline{x}}$ con $\lambda \underline{\underline{I}}\underline{\underline{x}} \leadsto \underline{\underline{A}}\underline{\underline{x}} = \lambda \underline{\underline{I}}\underline{\underline{x}} \leadsto (\underline{\underline{A}} - \lambda \underline{\underline{I}})\underline{\underline{x}} = 0$

SOLUZIONE BANALE: $\underline{\underline{x}} = \{0 \ 0 \ 0\}^T$, MA POSSONO ESISTERE SOLUZIONI DIVERSE SE $\det(\underline{\underline{A}} - \lambda \underline{\underline{I}}) = 0$, CHE È UNA FUNZIONE DI λ CHE CONVIENE DI CALCOLARE GLI AUTOVALORI, PER OGNI AUTOVALORE POSSO MOLTIPLICARE GLI AUTOVETTORI

* IL PROBLEMA $\det(\underline{\underline{\sigma}} - \sigma_m \underline{\underline{I}})$ È ANALOGO: I VALORI DI σ_m PER CUI IL DETERMINANTE È UGUALE A 0 SONO GLI AUTOVALORI CHE CONVIENE:

MA DI TROVARE GLI AUTOVETTORI PER CUI $\underline{\underline{\sigma}}\underline{\underline{m}} = \sigma_m \underline{\underline{m}}$

I VALORI DI σ_m SONO LE TENSIONI PRINCIPALI

I COMPONENTI AUTOVETTORI SONO I VALORI DI $\alpha_x, \alpha_y, \alpha_z$ PER CUI SULLA DIREZIONE $\underline{\underline{m}}$ SI HANNO SOLO COMPONENTI NORMALI σ_m

det.
$$\begin{vmatrix} (\sigma_x - \sigma_m) & \tau_{yx} & \tau_{zx} \\ \tau_{xy} & (\sigma_y - \sigma_m) & \tau_{yz} \\ \tau_{xz} & \tau_{zy} & (\sigma_z - \sigma_m) \end{vmatrix} = \sigma_m^3 - I_1 \sigma_m^2 - I_2 \sigma_m - I_3 = 0$$
 SVILUPPANDO IL DETERMINANTE SI OTTIENE QUESTA EQUAZIONE
 CUBICA IN σ_m : EQUAZIONE CARATTERISTICA

È POSSIBILE NOTARE CHE: $I_1 = \sigma_x + \sigma_y + \sigma_z = \text{tr}(\underline{\underline{\sigma}})$ È L'INVARIANTE PRIMO DI $\underline{\underline{\sigma}}$ - LINEARE

$I_2 = \tau_{xy}^2 + \tau_{xz}^2 + \tau_{yz}^2 - (\sigma_x \sigma_y + \sigma_x \sigma_z + \sigma_y \sigma_z)$ È L'INVARIANTE SECONDO DI $\underline{\underline{\sigma}}$ - QUADRATICO

NB.
$$I_2 = - \left(\det \begin{vmatrix} \sigma_x & \tau_{yx} \\ \tau_{xy} & \sigma_y \end{vmatrix} + \det \begin{vmatrix} \sigma_x & \tau_{zx} \\ \tau_{xz} & \sigma_z \end{vmatrix} + \det \begin{vmatrix} \sigma_y & \tau_{yz} \\ \tau_{zy} & \sigma_z \end{vmatrix} \right) = \frac{1}{2} \left\{ \text{tr}(\underline{\underline{\sigma}}^2) - [\text{tr}(\underline{\underline{\sigma}})]^2 \right\}$$

$I_3 = \sigma_x \sigma_y \sigma_z + 2 \tau_{xy} \tau_{xz} \tau_{yz} - (\sigma_x \tau_{yz}^2 + \sigma_y \tau_{xz}^2 + \sigma_z \tau_{xy}^2)$ È L'INVARIANTE TERZO DI $\underline{\underline{\sigma}}$ - CUBICO

NB $I_3 = \det \underline{\underline{\sigma}}$

NB GLI INVARIANTI NON POSSONO DIPENDERE DAL SISTEMA DI RIFERIMENTO!

IL TENSORE $\underline{\underline{\sigma}}$ HA 3 INVARIANTI - LINEARE, CUBICO E QUADRATICO - INDIPENDENTI DAL SISTEMA DI RIFERIMENTO

AD ESEMPIO UN VETTORE HA 1 INVARIANTE - IL MODULO - CHE NON CAMBIA RISPETTO AL RIFERIMENTO (LE COMPONENTI)

L'EQUAZIONE CARATTERISTICA $\sigma^3 - I_1 \sigma^2 - I_2 \sigma - I_3 = 0$ AMMETTE SEMPRE 3 RADICI REALI (PER LA SIMMETRIA DI $\underline{\underline{\sigma}}$)

CONSEQUENTEMENTE ESISTONO 3 COMPONENTI PRINCIPALI DI TENSIONE: $\sigma_1, \sigma_2, \sigma_3$ SFORZI PRINCIPALI

E SI POSSONO DETERMINARE 3 DIREZIONI PRINCIPALI (AUTO VETTORI DEL PROBLEMA) MUTUALMENTE ORTOGONALI (NB È UNIVOCAMENTE DEFINITA LA DIREZIONE MA NON L'INVERSO)

È POSSIBILE INDIVIDUARE 3 CASI: 1° CASO $\sigma_1 > \sigma_2 > \sigma_3$ 3 RADICI DISTINTE; LE 3 CORRESPONDENTI DIREZIONI PRINCIPALI SONO ORTOGONALI

2° CASO $\sigma_1 > (\sigma_2 = \sigma_3)$ o $(\sigma_1 = \sigma_2) > \sigma_3$ 2 RADICI DISTINTE E 1 COINCIDENTE, SI PUÒ DETERMINARE UNIVOCAMENTE LA DIREZIONE PRINCIPALE ASSOCIATA ALLA RADICE DISTINTA, E TUTTE LE DIREZIONI CONTENUTE NEL PIANO ORTOGONALE A QUESTA SONO PRINCIPALI

3° CASO $\sigma_1 = \sigma_2 = \sigma_3$ 3 RADICI COINCIDENTI, TUTTE LE DIREZIONI SONO PRINCIPALI

NEI 3 CASI È SEMPRE POSSIBILE INDIVIDUARE (UNIVOCAMENTE NEL 1° CASO, VIA VIA PIÙ ARBITRARIAMENTE NEGLI ALTRI 2 CASI)

UN SISTEMA DI RIFERIMENTO CARTESIANO ORTOGONALE IN CUI IL TENSORE DEGLI SFORTI $\underline{\underline{\sigma}}$ ABBIA SOLO COMPONENTI NORMALI:

1° CASO
 $\sigma_1 \rightarrow \vec{n}_1$
 $\sigma_2 \rightarrow \vec{n}_2$
 $\sigma_3 \rightarrow \vec{n}_3$

CON (m_1, m_2, m_3)
 TERNA DESTRA

$$\underline{\underline{\sigma}} = \begin{bmatrix} \sigma_1 & 0 & 0 \\ 0 & \sigma_2 & 0 \\ 0 & 0 & \sigma_3 \end{bmatrix}$$

DOVE $\vec{t}_1, \vec{t}_2, \vec{t}_3$ SONO I VETTORI DELLE DIREZIONI PRINCIPALI
 $\vec{n}_1, \vec{n}_2, \vec{n}_3$

ADUNQUE I COEFFICIENTI DELL'EQUAZIONE CARATTERISTICA SONO:

$$\begin{aligned} I_1 &= \sigma_1 + \sigma_2 + \sigma_3 \\ I_2 &= -(\sigma_1 \sigma_2 + \sigma_1 \sigma_3 + \sigma_2 \sigma_3) \\ I_3 &= \sigma_1 \sigma_2 \sigma_3 \end{aligned}$$

INVARIANTI DI TENSIONE
 NEL SISTEMA DI RIFERIMENTO PRINCIPALE

NB SE $I_3 = 0$ \rightarrow STATO DI SFORTO PIANO

SE $I_3 = 0$ E $I_2 = 0$ \rightarrow STATO DI SFORTO PIANO A STRADA

\underline{I}_1 È ASSOCIATO ALLO STATO "MEDIO": $p = \frac{\sigma_x + \sigma_y + \sigma_z}{3} = I_1/3$ PRESSIONE IDROSTATICA

È POSSIBILE ESPRIMERE IL TENSORE DEGLI STATI $\underline{\sigma}$ COSE: $\underline{\sigma} = p \underline{I} + \underline{\sigma}'$

$p \underline{I}$ RAPPRESENTA LO STATO DI STATO IDROSTATICO: $p \underline{I} = \begin{bmatrix} \frac{\sigma_x + \sigma_y + \sigma_z}{3} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{\sigma_x + \sigma_y + \sigma_z}{3} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{\sigma_x + \sigma_y + \sigma_z}{3} \end{bmatrix}$

$$\text{Allora } \underline{\sigma}' = \underline{\sigma} - p \underline{I} = \begin{bmatrix} \sigma_x - \frac{\sigma_x + \sigma_y + \sigma_z}{3} & \tau_{yx} & \tau_{xz} \\ \tau_{xy} & \sigma_y - \frac{\sigma_x + \sigma_y + \sigma_z}{3} & \tau_{yz} \\ \tau_{xz} & \tau_{yz} & \sigma_z - \frac{\sigma_x + \sigma_y + \sigma_z}{3} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{2\sigma_x - \sigma_y - \sigma_z}{3} & \tau_{yx} & \tau_{xz} \\ \tau_{xy} & \frac{2\sigma_y - \sigma_x - \sigma_z}{3} & \tau_{yz} \\ \tau_{xz} & \tau_{yz} & \frac{2\sigma_z - \sigma_x - \sigma_y}{3} \end{bmatrix}$$

SE IL MATERIALE È ELASTICO: $\left\{ \begin{array}{l} p \underline{I} \text{ - PARTE IDROSTATICA DEL TENSORE DEGLI STATI - È RESPONSABILE SOLO DEL CAMBIO DI VOLUME MA NON DI FORMA} \\ \underline{\sigma}' \text{ - PARTE DEVIATORICA DEL TENSORE DEGLI STATI - È RESPONSABILE DEI CAMBIAMENTI DI FORMA A VOLUME COSTANTE} \end{array} \right.$

N.B. $\underline{I}_1 = \frac{2\sigma_x - \sigma_y - \sigma_z}{3} + \frac{-\sigma_x + 2\sigma_y - \sigma_z}{3} + \frac{-\sigma_x - \sigma_y + 2\sigma_z}{3} = 0$ $\underline{I}_1 = 0$ SE LO STATO DI STATO È PURAMENTE DEVIATORICO

1° caso $\sigma_1 > \sigma_2 > \sigma_3$

$$\vec{m}_i, \vec{m}_j \quad \vec{t}_i = \sigma_i \vec{m}_i \quad \vec{t}_j = \sigma_j \vec{m}_j \quad t_{ij} = \sigma_i \vec{m}_i \cdot \vec{m}_j \quad t_{ji} = \sigma_j \vec{m}_j \cdot \vec{m}_i \quad \vec{m}_i \cdot \vec{m}_j = 1 \cdot 1 \cdot \cos \psi_{ij} = \cos \psi_{ij} \quad \psi_{ij} = \{\vec{m}_i, \vec{m}_j\}$$

MA: $t_{ij} = t_{ji}$ PER IL PRINCIPIO DI RECIPROCAITÀ DELLE TENSIONI TANGENZIALI $\rightarrow t_{ij} - t_{ji} = 0 \quad t_{ij} = \sigma_i \cos \psi_{ij} \quad t_{ji} = \sigma_j \cos \psi_{ij} \quad (\sigma_i - \sigma_j) \cos \psi_{ij} = 0$

SE $\sigma_i \neq \sigma_j \rightarrow \cos \psi_{ij} = 0 \quad \psi_{ij} = 90^\circ \Rightarrow \underline{\sigma}_1 \neq \underline{\sigma}_2 \neq \underline{\sigma}_3$ ALLORA $\psi_{12} = \psi_{13} = \psi_{23} = 90^\circ$ $\vec{n}_1, \vec{n}_2, \vec{n}_3$ SONO MUTUAMENTE ORTOGONALI

ESEMPIO
APPICCATIVOASSEGNATO UNO STATO DI SFORZO $\underline{\underline{\sigma}}$ CALCOLARE LE TENSIONI PRINCIPALI $\sigma_1, \sigma_2, \sigma_3$ - PROBLEMA AGLI AUTOVALORI[N.B. VALORI
IN MPa]

$$\underline{\underline{\sigma}} = \begin{bmatrix} 38 & 6\sqrt{2} & -14\sqrt{2} \\ 6\sqrt{2} & 45 & -3 \\ -14\sqrt{2} & -3 & -11 \end{bmatrix}$$

DOBBIAMO MOLTOVERE:

$$\begin{cases} (\sigma_x - \sigma_u)\alpha_x + \tau_{yx}\alpha_y + \tau_{zx}\alpha_z = 0 \\ \tau_{xy}\alpha_x + (\sigma_y - \sigma_u)\alpha_y + \tau_{zy}\alpha_z = 0 \\ \tau_{xz}\alpha_x + \tau_{yz}\alpha_y + (\sigma_z - \sigma_u)\alpha_z = 0 \end{cases}$$

PIU' LA CONDIZIONE: $\alpha_x^2 + \alpha_y^2 + \alpha_z^2 = |\vec{M}| = 1$

TIRCO PROBLEMA AGLI AUTOVALORI: $(\underline{\underline{\sigma}} - \sigma_u \underline{\underline{I}})\vec{M} = \vec{0}$

ALORA $\det(\underline{\underline{\sigma}} - \sigma_u \underline{\underline{I}}) = 0$ DETERMINA SOLUZIONI NON BANALI DEL SISTEMA

$$\det \begin{bmatrix} 38 - \sigma_u & 6\sqrt{2} & -14\sqrt{2} \\ 6\sqrt{2} & 45 - \sigma_u & -3 \\ -14\sqrt{2} & -3 & -11 - \sigma_u \end{bmatrix} = 0$$

MOLTO COMPLICATO...
MA POSSIAMO USARE
GLI INVARIANTI:

$$\sigma_u^3 - I_1 \sigma_u^2 - I_2 \sigma_u - I_3 = 0$$

EQUAZIONE CARATTERISTICA

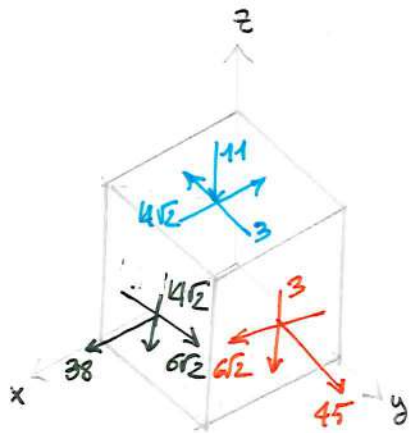
$$I_1 = \text{tr}(\underline{\underline{\sigma}}) = \sigma_x + \sigma_y + \sigma_z = 38 + 45 - 11 = 72 \quad \boxed{I_1 = 72}$$

$$I_2 = \tau_{xy}^2 + \tau_{xz}^2 + \tau_{yz}^2 - (\sigma_x \sigma_y + \sigma_x \sigma_z + \sigma_y \sigma_z) = \frac{1}{2} \left\{ \text{tr}(\underline{\underline{\sigma}}^2) - [\text{tr}(\underline{\underline{\sigma}})]^2 \right\}$$

$$I_2 = - \left[\det \begin{vmatrix} 38 & 6\sqrt{2} \\ 6\sqrt{2} & 45 \end{vmatrix} + \det \begin{vmatrix} 38 & -14\sqrt{2} \\ -14\sqrt{2} & -11 \end{vmatrix} + \det \begin{vmatrix} 45 & -3 \\ -3 & -11 \end{vmatrix} \right] = - \left[(38)(45) - (6\sqrt{2})(6\sqrt{2}) + (38)(-11) - (-14\sqrt{2})(-14\sqrt{2}) + (45)(-11) - (-3)(-3) \right] = - \left[1638 + (-840) + (-504) \right] = -324 \quad \boxed{I_2 = -324}$$

$$I_3 = \sigma_x \sigma_y \sigma_z + 2\tau_{xy}\tau_{xz}\tau_{yz} - (\sigma_z \tau_{xy}^2 + \sigma_y \tau_{xz}^2 + \sigma_x \tau_{yz}^2)$$

$$I_3 = \det \underline{\underline{\sigma}} = 38 \begin{vmatrix} 45 & -3 \\ -3 & -11 \end{vmatrix} - 6\sqrt{2} \begin{vmatrix} 6\sqrt{2} & -3 \\ -14\sqrt{2} & -11 \end{vmatrix} - 14\sqrt{2} \begin{vmatrix} 6\sqrt{2} & 45 \\ -14\sqrt{2} & -3 \end{vmatrix} = 38 \left[(45)(-11) - (-3)(-3) \right] - 6\sqrt{2} \left[(6\sqrt{2})(-11) + (-3)(-14\sqrt{2}) \right] - 14\sqrt{2} \left[(6\sqrt{2})(-3) - (45)(-14\sqrt{2}) \right] = -28152 + 1296 - 17136 = -34932 \quad \boxed{I_3 = -34932}$$



DETERMINATI GLI INVARIANTI, L'EQUAZIONE CARATTERISTICA DIVENTA: $\sigma_u^3 - 72\sigma_u^2 + 324\sigma_u + 34992 = 0$

LE SOLUZIONI DELL'EQUAZIONE CARATTERISTICA SONO I VALORI DELLE TENSIONI PRINCIPALI $\sigma_1, \sigma_2, \sigma_3$:

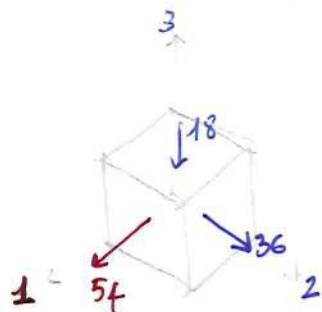
$$\sigma_1 = 54$$

$$\sigma_2 = 36$$

$$\sigma_3 = -18$$

N.B. $\sigma_1 > \sigma_2 > \sigma_3$

$$\underline{\underline{\underline{\sigma}}}} = \begin{bmatrix} \vec{e}_1 & \vec{e}_2 & \vec{e}_3 \\ 54 & 0 & 0 \\ 0 & 36 & 0 \\ 0 & 0 & -18 \end{bmatrix}$$



[N.B. NON SAPPIAMO LE DIREZIONI
MA SANA' DI QUANTO FIR
CON LOCO SFORZI NORMALI]

COME POSSIAMO VERIFICARE CHE SONO GIUSTE?

1° PASSO LE RELAZIONI NEGLI EQUAZIONE CARATTERISTICA: $\sigma_1 \rightarrow (54)^3 - 72(54)^2 + 324(54) + 34992 = 0 \quad \checkmark$

$\sigma_2 \rightarrow (36)^3 - 72(36)^2 + 324(36) + 34992 = 0 \quad \checkmark$

$\sigma_3 \rightarrow (-18)^3 - 72(-18)^2 + 324(-18) + 34992 = 0 \quad \checkmark$

2° PASSO CON GLI INVARIANTI:

$I_1 = \sigma_1 + \sigma_2 + \sigma_3 = 54 + 36 - 18 = 72 \quad \checkmark$

$I_2 = -(\sigma_1\sigma_2 + \sigma_1\sigma_3 + \sigma_2\sigma_3) = -[(54)(36) + (54)(-18) + (36)(-18)] = -324 \quad \checkmark$

$I_3 = \sigma_1\sigma_2\sigma_3 = (54)(36)(-18) = -34992 \quad \checkmark$

IL PASSO SUCCESSIVO È DETERMINARE LE DIREZIONI PRINCIPALI \vec{m}_1, \vec{m}_2 E \vec{m}_3 DELLE TRE TENSIONI PRINCIPALI $\sigma_1, \sigma_2, \sigma_3$

ESPRESSO 3 SOTTORI DISTINTE, $\sigma_1 > \sigma_2 > \sigma_3$, ESPRESSO 3 DIREZIONI DISTINTE MUTUALMENTE ORTOGONALI

PER DETERMINARE UTILIZZANDO LA CONDIZIONE $\alpha_x^2 + \alpha_y^2 + \alpha_z^2 = |\vec{n}|^2 = 1$

POSSIAMO ESPRIMERE $\vec{m}_1 = (\alpha_{x1}, \alpha_{y1}, \alpha_{z1})$, $\vec{m}_2 = (\alpha_{x2}, \alpha_{y2}, \alpha_{z2})$, $\vec{m}_3 = (\alpha_{x3}, \alpha_{y3}, \alpha_{z3})$

SOSTITUIAMO NEL SISTEMA INIZIALE A CADA VOLTA PER VOLTA LA RADICE CHE CI SERVE, OVVERO σ_1 PER CALCOLARE \vec{m}_1 , σ_2 PER \vec{m}_2 E

$$\sigma_3 \text{ PER } \vec{m}_3: \begin{cases} (38 - 3\sigma) \alpha_x + 6\sqrt{2} \alpha_y - 14\sqrt{2} \alpha_z = 0 \\ 6\sqrt{2} \alpha_x + (45 - 3\sigma) \alpha_y - 3 \alpha_z = 0 \\ -14\sqrt{2} \alpha_x + 3 \alpha_y + (-11 - 3\sigma) \alpha_z = 0 \end{cases}$$

AD ESEMPIO PER CALCOLARE \vec{m}_1 SOSTITUIAMO $\sigma_u = \sigma_1$ E CALCOLO α_{x1}, α_{y1} E α_{z1}

$$\begin{cases} (38 - 54) \alpha_{x1} + 6\sqrt{2} \alpha_{y1} - 14\sqrt{2} \alpha_{z1} = 0 & (*) \text{ UTILIZZARE LE PIRTE 2 (NON POSSIAMO USARE TUTTE E 3 PERCHÉ NON SONO INDIPENDENTI)} \\ 6\sqrt{2} \alpha_{x1} + (45 - 54) \alpha_{y1} - 3 \alpha_{z1} = 0 & (**) \\ -14\sqrt{2} \alpha_{x1} + 3 \alpha_{y1} + (-11 - 54) \alpha_{z1} = 0 \end{cases}$$

$$(*) -16 \alpha_{x1} + 6\sqrt{2} \alpha_{y1} - 14\sqrt{2} \alpha_{z1} = 0 \rightarrow \text{DIVIDIAMO PER 2} \rightarrow -3 \alpha_{x1} + 3\sqrt{2} \alpha_{y1} - 7\sqrt{2} \alpha_{z1} = 0$$

$$(**) 6\sqrt{2} \alpha_{x1} - 9 \alpha_{y1} - 3 \alpha_{z1} = 0 \rightarrow \text{DIVIDIAMO PER 3} \rightarrow 2\sqrt{2} \alpha_{x1} - 3 \alpha_{y1} - \alpha_{z1} = 0$$

$$\text{DALLA } (*) \alpha_{x1} = \frac{3\sqrt{2}}{8} \alpha_{y1} - \frac{7\sqrt{2}}{8} \alpha_{z1} \text{ E SOSTITUENDO IN } (**) 2\sqrt{2} \left(\frac{3\sqrt{2}}{8} \alpha_{y1} - \frac{7\sqrt{2}}{8} \alpha_{z1} \right) - 3 \alpha_{y1} - \alpha_{z1} = 0 \rightarrow \frac{3}{2} \alpha_{y1} - \frac{7}{2} \alpha_{z1} - 3 \alpha_{y1} - \alpha_{z1} = 0$$

$$\text{RACCOLTENDO: } -\frac{3}{2} \alpha_{y1} - \frac{9}{2} \alpha_{z1} = 0 \rightarrow \text{DIVIDENDO PER } \frac{1}{2} \text{ E, PUÒ PER } 3 \rightarrow \alpha_{y1} = -3 \alpha_{z1}$$

$$\text{ESPRESSIAMO } \alpha_{y1} \text{ IN FUNZIONE DI } \alpha_{z1} \text{ IN } \alpha_{x1}: \alpha_{x1} = \frac{3\sqrt{2}}{8} (-3 \alpha_{z1}) - \frac{7\sqrt{2}}{8} \alpha_{z1} = -\frac{9\sqrt{2}}{8} \alpha_{z1} - \frac{7\sqrt{2}}{8} \alpha_{z1} = -2\sqrt{2} \alpha_{z1} \quad \alpha_{x1} = -2\sqrt{2} \alpha_{z1}$$

$$\text{IMPONENDO } \alpha_x^2 + \alpha_y^2 + \alpha_z^2 = 1: (-2\sqrt{2} \alpha_{z1})^2 + (-3 \alpha_{z1})^2 + \alpha_{z1}^2 = 1 \rightarrow 18 \alpha_{z1}^2 = 1 \quad \alpha_{z1} = \pm \frac{1}{\sqrt{18}} = \pm \frac{\sqrt{2}}{6}$$

$$\text{E CALCOLO } \alpha_{x1} = -2\sqrt{2} \left(\frac{\sqrt{2}}{6} \right) = -\frac{2}{3} \text{ E } \alpha_{y1} = -3 \left(\frac{\sqrt{2}}{6} \right) = -\frac{\sqrt{2}}{2} \quad \text{QUINDI: } \vec{m}_1 = \left(-\frac{2}{3}, -\frac{\sqrt{2}}{2}, \frac{\sqrt{2}}{6} \right)$$

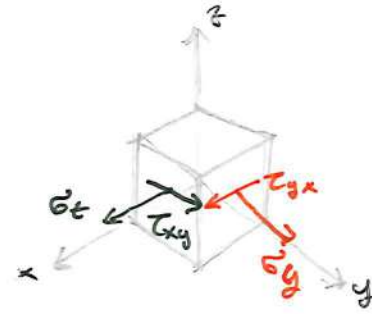
ANALOGAMENTE SI FA LO STESSO PER \vec{m}_2 E \vec{m}_3 (VEDI PERÒ NOTA 4)

STATO DI SFORZO PIANO

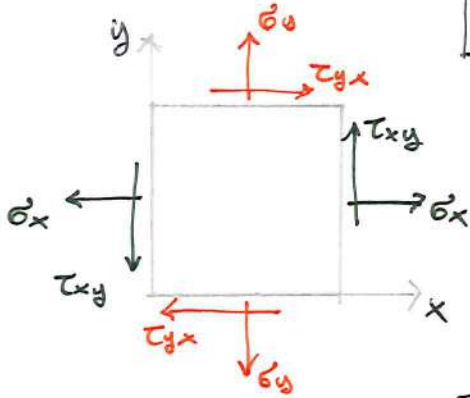
$$\underline{\underline{\sigma}} = \begin{bmatrix} \sigma_x & \tau_{xy} & 0 \\ \tau_{xy} & \sigma_y & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$\tau_z = 0$

N.B. z è 1 DIREZIONE PRINCIPALE, NON CI SONO TENSIONI TANGENZIALI (CONVIGENTE ANCHE NORMALE)
 $\sigma_z = 0$; $\tau_{xz} = \tau_{zx} = 0$; $\tau_{yz} = \tau_{zy} = 0$ *



POSIZIONE RAPPRESENTAZIONE NEL PIANO x, y



COME MUOVETE LE TENSIONI PRINCIPALI?

$$\sigma_u \underline{\underline{I}} = \begin{bmatrix} \sigma_u & 0 & 0 \\ 0 & \sigma_u & 0 \\ 0 & 0 & \sigma_u \end{bmatrix}$$

$$\det(\underline{\underline{\sigma}} - \sigma_u \underline{\underline{I}}) = 0$$

$$\det \begin{bmatrix} \sigma_x - \sigma_u & \tau_{xy} & 0 \\ \tau_{xy} & \sigma_y - \sigma_u & 0 \\ 0 & 0 & -\sigma_u \end{bmatrix} = 0$$

$$-\sigma_u [(\sigma_x - \sigma_u)(\sigma_y - \sigma_u) - \tau_{xy}^2] = 0 \implies$$

$$-\sigma_u [\sigma_u^2 - (\sigma_x + \sigma_y)\sigma_u + \sigma_x\sigma_y - \tau_{xy}^2] = 0 \quad (*)$$

N.B.:

$$\sigma_u^3 - (\sigma_x + \sigma_y)\sigma_u^2 - (\tau_{xy}^2 - \sigma_x\sigma_y)\sigma_u = 0 \iff$$

$$\sigma_u^3 - I_1\sigma_u^2 - I_2\sigma_u - I_3 = 0 \quad \text{EQUAZIONE CARATTERISTICA}$$

$$* I_1 = \sigma_x + \sigma_y + \cancel{\sigma_z} \quad ; \quad * I_2 = \tau_{xy}^2 + \cancel{\tau_{yz}^2} + \cancel{\tau_{zx}^2} - (\sigma_x\sigma_y + \cancel{\sigma_y\sigma_z} + \cancel{\sigma_x\sigma_z}) \quad ; \quad * I_3 = \sigma_x\cancel{\sigma_y\sigma_z} + 2\tau_{xy}\cancel{\tau_{yz}\tau_{zx}} - (\cancel{\sigma_x\tau_{yz}^2} + \cancel{\sigma_y\tau_{zx}^2} + \cancel{\sigma_z\tau_{xy}^2})$$

$$I_1 = \sigma_x + \sigma_y \quad ; \quad I_2 = \tau_{xy}^2 - \sigma_x\sigma_y \quad ; \quad I_3 = 0$$

STATO PIANO DI TENSIONE

$$\sigma_u^3 - (\sigma_x + \sigma_y)\sigma_u^2 - (\tau_{xy}^2 - \sigma_x\sigma_y)\sigma_u = 0$$

$$R(*) \quad -\sigma_u [\sigma_u^2 - (\sigma_x + \sigma_y)\sigma_u + \sigma_x\sigma_y - \tau_{xy}^2] = 0$$

$$\begin{cases} \sigma_u = 0 \implies \sigma_3 = 0 \text{ TERZO SFORZO PRINCIPALE NULLO (STATO PIANO)} \\ \sigma_u^2 - (\sigma_x + \sigma_y)\sigma_u + \sigma_x\sigma_y - \tau_{xy}^2 = 0 \quad (**)$$

LA (*) È UN'EQUAZIONE IN 2° GRADO; LE SUE SUE SUE LE TENSIONI PRINCIPALI σ_1 E σ_2 * NB $ax^2+bx+c=0 \quad x_{1,2} = \frac{-b \pm \sqrt{b^2-4ac}}{2a}$

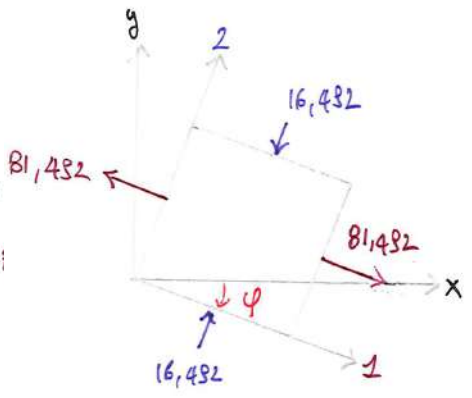
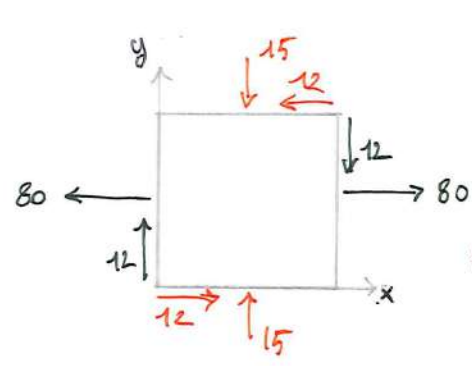
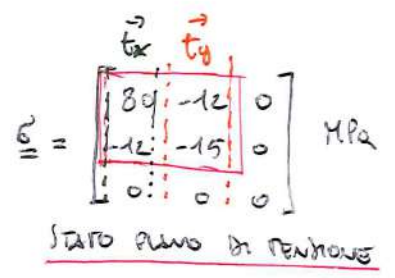
$$\sigma_{1,2} = \frac{(\sigma_x + \sigma_y) \pm \sqrt{(\sigma_x + \sigma_y)^2 - 4(\sigma_x \sigma_y - \tau_{xy}^2)}}{2}$$

Sviluppando la radice sotto la radice: $(\sigma_x + \sigma_y)^2 + 2\sigma_x \sigma_y - 4\sigma_x \sigma_y - 4\tau_{xy}^2 = \sigma_x^2 + \sigma_y^2 - 2\sigma_x \sigma_y + 4\tau_{xy}^2 = (\sigma_x - \sigma_y)^2 + 4\tau_{xy}^2$

$$\sigma_{1,2} = \frac{(\sigma_x + \sigma_y) \pm \sqrt{(\sigma_x - \sigma_y)^2 + 4\tau_{xy}^2}}{2} = \frac{(\sigma_x + \sigma_y)}{2} \pm \sqrt{\frac{(\sigma_x - \sigma_y)^2}{4} + \tau_{xy}^2}$$

CALCOLO DELLE TENSIONI PRINCIPALI σ_1 E σ_2 IN STATO PIANO DI TENSIONE

ESEMPIO APPLICATIVO

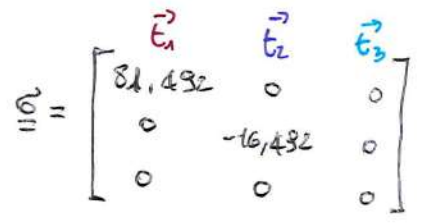


φ ANGOLO DI DORSIONE ROTAZIONE LA FACCE DEL CUBO PER ESSERE NEL RIFERIMENTO PRINCIPALE

VOLGAMO CALCOLE σ_1 E σ_2 :

$$\sigma_{1,2} = \left(\frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} \right) \pm \sqrt{\left(\frac{\sigma_x - \sigma_y}{2} \right)^2 + \tau_{xy}^2} = \left(\frac{80 - 15}{2} \right) \pm \sqrt{\left(\frac{80 + 15}{2} \right)^2 + (-12)^2} = \begin{cases} \sigma_1 = 81,482 \text{ MPa} \\ \sigma_2 = -16,482 \text{ MPa} \end{cases}$$

NEL RIFERIMENTO PRINCIPALE:

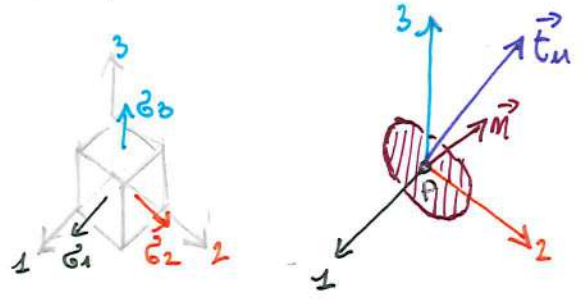


N.B. $I_1 = \sigma_x + \sigma_y = 80 - 15 = 65$
 $I_2 = \sigma_1 + \sigma_2 = 81,482 - 16,482 = 65$
 $I_3 = \tau_{xy}^2 - \sigma_x \sigma_y = 144 + 1200 = 1344$
 $I_4 = -3\sigma_1 \sigma_2 = 1344$

N.B. $\sigma_3 = 0$

PER TROVARE LE DIREZIONI PRINCIPALI, \vec{m}_1 E \vec{m}_2 USIAMO LA EQUAZIONE $\alpha_1^2 + \alpha_2^2 + \alpha_3^2 = 1$ [PER IL CALCOLO DELL'ANGOLO φ VEDI NOTA 7]
 PERÒ È PIÙ UN PO' COMODI PER CALCOLE φ → CERCHI DI MOHR

DATO UN PUNTO P, ASSUMIAMO QUEI ASSI DI RIFERIMENTO LE TRE DIREZIONI PRINCIPALI DI TENSIONE (1, 2, 3), E CONSERVIAMO UN PIANO PASSANTE PER P AVENTE UNA QUALSIASI DIREZIONE DI NORMALE \vec{m} SU CUI AGISCE LA TENSIONE \vec{t}_u



$$\vec{m} = \{\alpha_1, \alpha_2, \alpha_3\} \quad \alpha_1 = \cos \{1, \vec{m}\}, \quad \alpha_2 = \cos \{2, \vec{m}\}, \quad \alpha_3 = \cos \{3, \vec{m}\}$$

LA RELAZIONE DI CAUCHY CONVIENE DI DETERMINARE \vec{t}_u NOTI $\vec{e}_1, \vec{e}_2, \vec{e}_3$, OGNUNO LE SUE COMPONENTI RISPETTO ALLE DIREZIONI (1, 2, 3) (3 PIANI ORTOGONALI) È POSSIBILE DETERMINARE \vec{t}_u PER QUALSIASI DIREZIONE

$$\vec{t}_u = t_{u1} \vec{e}_1 + t_{u2} \vec{e}_2 + t_{u3} \vec{e}_3$$

$$\vec{e}_1 = \{e_1, 0, 0\}, \quad \vec{e}_2 = \{0, e_2, 0\}, \quad \vec{e}_3 = \{0, 0, e_3\}$$

$$\sigma = \begin{bmatrix} e_1 & 0 & 0 \\ 0 & e_2 & 0 \\ 0 & 0 & e_3 \end{bmatrix}$$

ALLORA LE COMPONENTI DI \vec{t}_u RISPETTO AL RIFERIMENTO PRINCIPALE

$$\begin{aligned} t_{u1} &= e_1 \alpha_1 \\ t_{u2} &= e_2 \alpha_2 \\ t_{u3} &= e_3 \alpha_3 \end{aligned}$$

QUANTO VALE LA COMPONENTE NORMALE σ_u DI \vec{t}_u ?

$$\sigma_u = t_{u1} \alpha_1 + t_{u2} \alpha_2 + t_{u3} \alpha_3 \quad \rightarrow \quad \sigma_u = e_1 \alpha_1^2 + e_2 \alpha_2^2 + e_3 \alpha_3^2 \quad [0]$$

[N.B. È L'ESPRESSIONE $\sigma_u = e_1 \alpha_1^2 + e_2 \alpha_2^2 + e_3 \alpha_3^2 + 2 \tau_{xy} \alpha_1 \alpha_2 + 2 \tau_{xz} \alpha_1 \alpha_3 + 2 \tau_{yz} \alpha_2 \alpha_3$]

QUANTO VALE LA COMPONENTE TANGENZIALE τ_{um} DI \vec{t}_u , CON \vec{m} PERPENDICOLARE A \vec{n} ?

\vec{m} È UNA QUALSIASI RETTA PERPENDICOLARE A \vec{n} , OGNUNO APPARTENENTE AL PIANO DI QUALSIASI \vec{m}

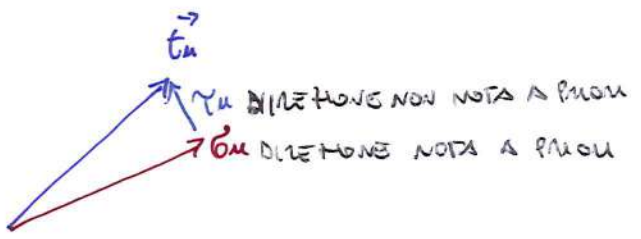
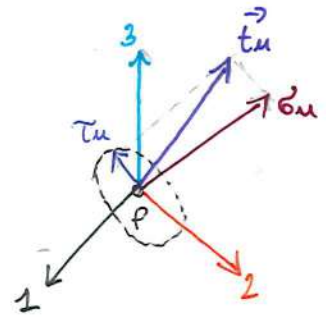
$$\vec{m} = \{\beta_1, \beta_2, \beta_3\} \quad \beta_1 = \cos \{1, \vec{m}\}, \quad \beta_2 = \cos \{2, \vec{m}\}, \quad \beta_3 = \cos \{3, \vec{m}\}$$

$$\tau_{um} = t_{u1} \beta_1 + t_{u2} \beta_2 + t_{u3} \beta_3 \quad \rightarrow \quad \tau_{um} = e_1 \alpha_1 \beta_1 + e_2 \alpha_2 \beta_2 + e_3 \alpha_3 \beta_3 \quad [0]$$

[N.B. È L'ESPRESSIONE $\tau_{um} = e_1 \alpha_1 \beta_1 + e_2 \alpha_2 \beta_2 + e_3 \alpha_3 \beta_3 + \tau_{xy} (\alpha_1 \beta_2 + \alpha_2 \beta_1) + \tau_{xz} (\alpha_1 \beta_3 + \alpha_3 \beta_1) + \tau_{yz} (\alpha_2 \beta_3 + \alpha_3 \beta_2)$]

* LE ESPRESSIONI [0] E [0] QUINDI CONSENTONO DI VALUTARE LE TENSIONI NORMALI E TANGENZIALI IN UNA QUALSIASI DIREZIONE IN FUNZIONE DELLE TENSIONI PRINCIPALI e_1, e_2, e_3

AL FINE DI AVERE UNA BUONA RAPPRESENTAZIONE DELLO STATO DI FORTO SU UNA GENERICA QUADRATURA \vec{n} È OPPORTUNO AFFIANCARE ALLA TENSIONE NORMALE σ_u LA TENSIONE TANGENZIALE TOTALE τ_u , CHE RAPPRESENTA LA PROIEZIONE DI \vec{t}_u SULLA QUADRATURA \perp A \vec{n}



APPLICANDO IL TEOREMA DI PITAGORA

$$|\tau_u|^2 = |\sigma_u^2 + \tau_u^2| \quad |\vec{t}_u|^2 = \vec{t}_u \times \vec{t}_u = (\tau_{u1})^2 + (\tau_{u2})^2 + (\tau_{u3})^2 = \sigma_u^2 = \sigma_1^2 \alpha_1^2 + \sigma_2^2 \alpha_2^2 + \sigma_3^2 \alpha_3^2$$

ADORA: $\sigma_u^2 + \tau_u^2 = \sigma_1^2 \alpha_1^2 + \sigma_2^2 \alpha_2^2 + \sigma_3^2 \alpha_3^2$

QUINDI ABBIAMO 2 RELAZIONI: $[*] \quad \sigma_u = \sigma_1 \alpha_1^2 + \sigma_2 \alpha_2^2 + \sigma_3 \alpha_3^2$ CONVENIENTE DI CALCOLARE σ_u NOTE $\sigma_1, \sigma_2, \sigma_3$ E \vec{n}

$[**] \quad \sigma_u^2 + \tau_u^2 = \sigma_1^2 \alpha_1^2 + \sigma_2^2 \alpha_2^2 + \sigma_3^2 \alpha_3^2$ CONVENIENTE DI CALCOLARE τ_u IN FUNZIONE DI $\sigma_1, \sigma_2, \sigma_3$ E \vec{n}

TENENDO CONTO CHE \vec{n} DEVE ESSERE UNA DIREZIONE VALIDA: $\alpha_1^2 + \alpha_2^2 + \alpha_3^2 = 1$ $[***]$

METTIAMO A SISTEMA $[*], [**]$ E $[***]$:

$$\begin{cases} \sigma_1^2 \alpha_1^2 + \sigma_2^2 \alpha_2^2 + \sigma_3^2 \alpha_3^2 = \sigma_u^2 + \tau_u^2 & [**] \\ \sigma_1 \alpha_1^2 + \sigma_2 \alpha_2^2 + \sigma_3 \alpha_3^2 = \sigma_u & [*] \\ \alpha_1^2 + \alpha_2^2 + \alpha_3^2 = 1 & [***] \end{cases}$$

IPOTESI:
 $\sigma_1 \neq \sigma_2 \neq \sigma_3$
 E
 $\sigma_1 > \sigma_2 > \sigma_3$

$$\Rightarrow \begin{cases} \alpha_1^2 = \frac{\tau_u^2 + (\sigma_u - \sigma_2)(\sigma_u - \sigma_3)}{(\sigma_1 - \sigma_2)(\sigma_1 - \sigma_3)} \\ \alpha_2^2 = \frac{\tau_u^2 + (\sigma_u - \sigma_3)(\sigma_u - \sigma_1)}{(\sigma_2 - \sigma_3)(\sigma_2 - \sigma_1)} \\ \alpha_3^2 = \frac{\tau_u^2 + (\sigma_u - \sigma_1)(\sigma_u - \sigma_2)}{(\sigma_3 - \sigma_1)(\sigma_3 - \sigma_2)} \end{cases}$$

N.B. PER FORTAZIONE DEGLI INDICI
 $\begin{matrix} 1 \\ 2 \\ 3 \end{matrix} \begin{matrix} 1 \\ 2 \\ 3 \end{matrix}$

N.B. $\alpha_1^2 \geq 0, \alpha_2^2 \geq 0, \alpha_3^2 \geq 0 \rightarrow$ LE FRAZIONI DEVONO ESSERE POSITIVE (NUMERATORE E DENOMINATORE DELLO STESSO SEGNO)

AD ESEMPIO $\alpha_1^2 = \frac{\tau_u^2 + (\sigma_u - \sigma_2)(\sigma_u - \sigma_3)}{(\sigma_1 - \sigma_2)(\sigma_1 - \sigma_3)} \rightarrow \frac{+}{+} \rightarrow \frac{+}{+} \neq 0$ SE $\frac{+}{+} \geq 0$ ADORA ANCHE $\frac{+}{+} \geq 0 \rightarrow \frac{+}{+} \geq 0$

$\sigma_1 > \sigma_2 \quad \sigma_1 > \sigma_3 \quad \sigma_1 \neq \sigma_2 \neq \sigma_3$

DEVE ESSERE $\tau_u^2 + (\sigma_u - \sigma_2)(\sigma_u - \sigma_3) \geq 0$

$\tau_u^2 + \sigma_u^2 - \sigma_u(\sigma_2 + \sigma_3) + \sigma_2\sigma_3 \geq 0$

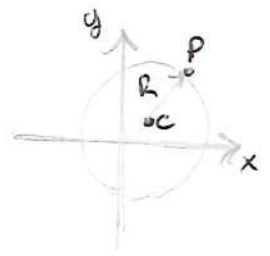
POSSIAMO SCRIVERE $\sigma_u^2 - \sigma_u(\sigma_2 + \sigma_3) + \sigma_2\sigma_3$ COME LO SVILUPPO DI 1 QUADRATO DI UN BINOMIO DI TIPO $(a-b)^2$:

$\sigma_u^2 - 2\sigma_u \frac{(\sigma_2 + \sigma_3)}{2} + \left(\frac{\sigma_2 + \sigma_3}{2}\right)^2 - \left(\frac{\sigma_2 - \sigma_3}{2}\right)^2$ [AGGIUNGIAMO $\left(\frac{\sigma_2 + \sigma_3}{2}\right)^2$ E LEVIAMO $\left(\frac{\sigma_2 - \sigma_3}{2}\right)^2$]

$\left(\frac{\sigma_2 + \sigma_3}{2}\right)^2 - \left(\frac{\sigma_2 - \sigma_3}{2}\right)^2 = \frac{\sigma_2^2}{4} + \frac{\sigma_3^2}{4} + 2\frac{\sigma_2\sigma_3}{4} - \left[\frac{\sigma_2^2}{4} + \frac{\sigma_3^2}{4} - 2\frac{\sigma_2\sigma_3}{4}\right] = \frac{2}{4}\sigma_2\sigma_3 + \frac{2}{4}\sigma_2\sigma_3 = \sigma_2\sigma_3$

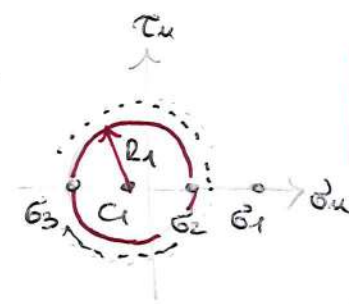
Allora $\tau_u^2 + \left[\sigma_u^2 - 2\sigma_u \frac{(\sigma_2 + \sigma_3)}{2} + \left(\frac{\sigma_2 + \sigma_3}{2}\right)^2\right] - \left(\frac{\sigma_2 - \sigma_3}{2}\right)^2 \geq 0 \rightarrow \tau_u^2 + \left(\sigma_u - \frac{\sigma_2 + \sigma_3}{2}\right)^2 \geq \left(\frac{\sigma_2 - \sigma_3}{2}\right)^2$

QUESTA ESPRESSIONE HA UN RIMFACITO GEOMETRICO PRECISO: NEL PIANO x, y UN CERCHIO DI CENTRO $C = (x_c, y_c)$ E RAGGIO R HA EQUAZIONE: $(x - x_c)^2 + (y - y_c)^2 = R^2$



$C = (x_c, y_c)$
 $P = (x, y)$
 $R = \sqrt{(x - x_c)^2 + (y - y_c)^2}$

SE RIPORTIAMO L'EQUAZIONE SU UN PIANO σ_1, τ - PIANO DI MOHR -



$\left(\sigma_u - \frac{\sigma_2 + \sigma_3}{2}\right)^2 + \tau_u^2 = \left(\frac{\sigma_2 - \sigma_3}{2}\right)^2$
 È LA CIRCONFERENZA DI CENTRO $C_1 = \left(\frac{\sigma_2 + \sigma_3}{2}, 0\right)$ E RAGGIO $R_1 = \left(\frac{\sigma_2 - \sigma_3}{2}\right)$

$C_1 =$ PUNTO MEDIO TRA σ_2 E σ_3 ; $\frac{\sigma_2 - \sigma_3}{2}$ È IL RAGGIO DEL CERCHIO

$\alpha_1^2 \geq 0$ È SODDISFATTO DA TUTTI I PUNTI CHE STANNO SULLA CIRCONFERENZA CON CENTRO C_1 E DI RAGGIO R_1 E AL DI FUORI

IN MANIERA ANALOGA SI PUÒ FARE CON $\alpha_2^2 \geq 0$ E $\alpha_3^2 \geq 0$

$$\alpha_2^2 = \frac{\tau_u^2 + (c_u - c_3)(c_u - c_1)}{(c_2 - c_3)(c_2 - c_1)}$$

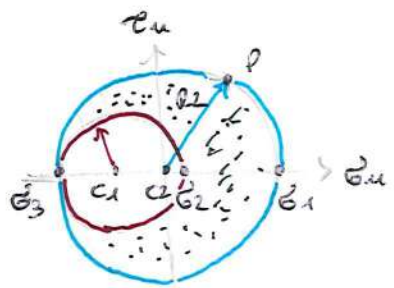
$$\alpha_2^2 \geq 0 \rightarrow \frac{\geq 0}{\geq 0} \circ \frac{\leq 0}{\leq 0} \rightarrow \frac{\dots}{(c_2 - c_3)(c_2 - c_1)} \rightarrow \frac{\dots}{\leq 0} \text{ Allora } \frac{\leq 0}{\dots} \quad \tau_u^2 + (c_u - c_3)(c_u - c_1) \leq 0$$

$\oplus \quad \ominus$
 $c_2 > c_3 \quad c_2 < c_1 \quad c_1 \neq c_2 \neq c_3$

N.B. PERMUTAZIONE DEGLI INDICI

$\begin{matrix} \nearrow 1 \\ \searrow 2 \\ \nearrow 3 \end{matrix}$ si ottiene:

$$\tau_u^2 + \left(c_u - \frac{c_1 + c_3}{2}\right)^2 \leq \left(\frac{c_1 - c_3}{2}\right)^2$$



$$\left(c_u - \frac{c_1 + c_3}{2}\right)^2 + \tau_u^2 = \left(\frac{c_1 - c_3}{2}\right)^2$$

È LA CIRCONFERENZA DI CENTRO
 $c_2 = \left(\frac{c_1 + c_3}{2}, 0\right)$
 E RAGGIO $R_2 = \frac{c_1 - c_3}{2}$

c_2 = PUNTO MEDIO TRA c_1 E c_3
 $\overline{c_1 c_3}$ = DIAMETRO

$\alpha_2^2 \geq 0$ È SODDISFATTA DA TUTTI I PUNTI CHE STANNO SULLA CIRCONFERENZA DI CENTRO c_2 E RAGGIO R_2 E AL SUO INTERNO, MA ALL'ESTERNO DEL CERCHIO DI CENTRO c_1 E RAGGIO R_1

$$\alpha_3^2 = \frac{\tau_u^2 + (c_u - c_1)(c_u - c_2)}{(c_3 - c_1)(c_3 - c_2)}$$

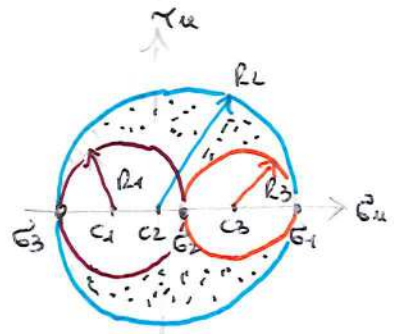
$$\alpha_3^2 \geq 0 \rightarrow \frac{\geq 0}{\geq 0} \circ \frac{\leq 0}{\leq 0} \rightarrow \frac{\dots}{(c_3 - c_1)(c_3 - c_2)} \rightarrow \frac{\dots}{\geq 0} \text{ Allora } \frac{\geq 0}{\dots} \quad \tau_u^2 + (c_u - c_1)(c_u - c_2) \geq 0$$

$\ominus \quad \ominus$
 $c_3 < c_1 \quad c_3 < c_2 \quad c_1 \neq c_2 \neq c_3$

N.B. PERMUTAZIONE DEGLI INDICI

$\begin{matrix} \nearrow 1 \\ \searrow 2 \\ \nearrow 3 \end{matrix}$ si ottiene:

$$\tau_u^2 + \left(c_u - \frac{c_1 + c_2}{2}\right)^2 \geq \left(\frac{c_1 - c_2}{2}\right)^2$$



$$\left(c_u - \frac{c_1 + c_2}{2}\right)^2 + \tau_u^2 = \left(\frac{c_1 - c_2}{2}\right)^2$$

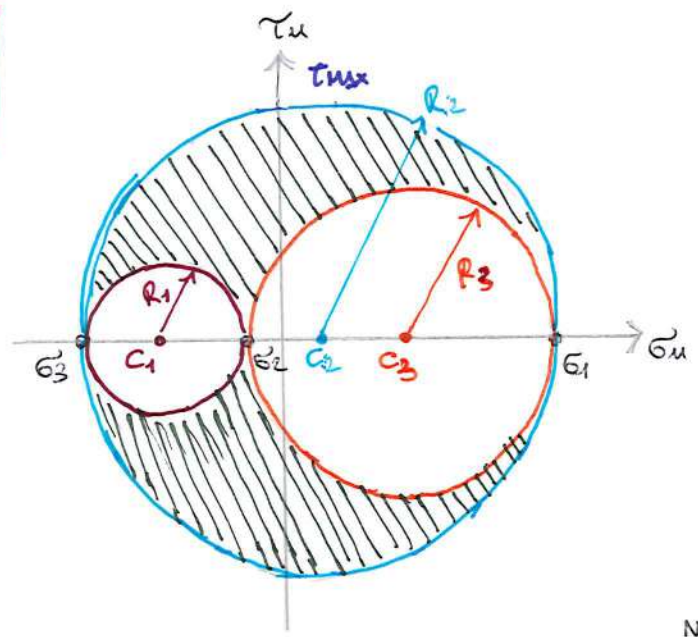
È LA CIRCONFERENZA DI CENTRO
 $c_3 = \left(\frac{c_1 + c_2}{2}, 0\right)$
 E RAGGIO $R_3 = \frac{c_1 - c_2}{2}$

c_3 = PUNTO MEDIO TRA c_1 E c_2 ; $\overline{c_1 c_2}$ = DIAMETRO

$\alpha_3^2 \geq 0$ È SODDISFATTA DA TUTTI I PUNTI CHE STANNO SULLA CIRCONFERENZA DI CENTRO c_3 E RAGGIO R_3 E AL DI FUORI, MA ALL'ESTERNO DEL CERCHIO $\overline{c_1}$ E ALL'INTERNO DEL CERCHIO $\overline{c_2}$

[N.B. $\overline{c_1}$ È IL CERCHIO DI RAGGIO R_1 E CENTRO c_1 ; $\overline{c_2}$ È IL CERCHIO DI RAGGIO R_2 E CENTRO c_2]

ARBELO DI MOHR



CERCHIO 1: $C_1 = \left(\frac{\sigma_2 + \sigma_3}{2}, 0 \right) \quad R_1 = \frac{\sigma_2 - \sigma_3}{2}$

CERCHIO 2: $C_2 = \left(\frac{\sigma_1 + \sigma_3}{2}, 0 \right) \quad R_2 = \frac{\sigma_1 - \sigma_3}{2}$

CERCHIO 3: $C_3 = \left(\frac{\sigma_1 + \sigma_2}{2}, 0 \right) \quad R_3 = \frac{\sigma_1 - \sigma_2}{2}$

III PUNTI DEL PIANO DI MOHR CHE SODDISFANO $\alpha_1^2 \geq 0, \alpha_2^2 \geq 0, \alpha_3^2 \geq 0$
 OVVERO: STATO TENSIONALE AMMISSIBILE

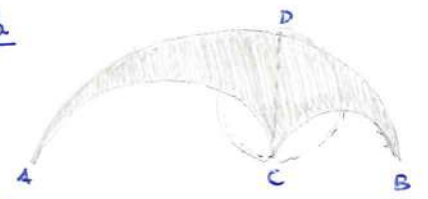
N.B. • NON SONO POSSIBILI VALORI DI $\sigma_m > \sigma_1$ E $\sigma_u < \sigma_3$: $\sigma_3 < \sigma_m < \sigma_1$

• LO STATO TANGENZIALE τ_u NON PUO' SUPERARE IL MASCHIO DELLO STATO TANGENZIALE
 IN CORRENDA R_2 :

$R_2 = \frac{\sigma_1 - \sigma_3}{2} \Rightarrow |\tau_u| \leq \frac{\sigma_1 - \sigma_3}{2}$

• $\tau_u = 0$ SOLO IN CORRENDA DI $\sigma_1, \sigma_2, \sigma_3$

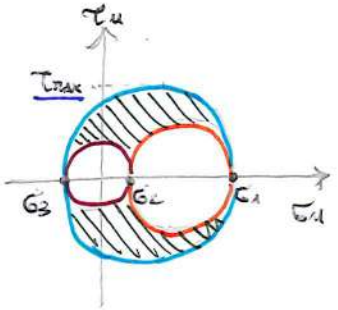
N.B.



ARBELO: FIGURA PIANA LIMITATA DA 3 CIRCONFERENZE, FUNDATA DA SUE CUNTE DE. IL TERTINE DENNA DAL CANTO, E INDOCA UN "TANGENTE DI CALZOLAI"

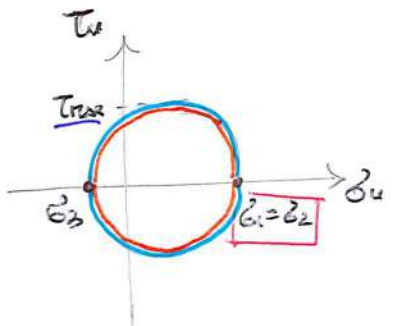
NOTI I VALORI DELLE TENSIONI PRINCIPALI, σ_1, σ_2 E σ_3 , È POSSIBILE TRACCIARE I CERCHI E L'ARRELO E DETERMINARE QUANTO TENSIONALI ADIMENSIONALI, LA TENSIONE TANGENZIALE MASSIMA È, IN GENERALE, LE TENSIONI RELATIVE A TUTTE LE INFINITE CIRCATURE CHE SI POSSONO CONSIDERARE PER IL PIANO IN OGGETTO.

1° CASO
 $\sigma_1 > \sigma_2 > \sigma_3$
 $\sigma_1 \neq \sigma_2 \neq \sigma_3$



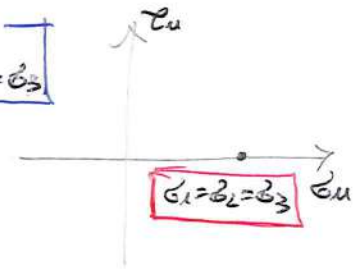
\bar{C}_1 E \bar{C}_3 SONO TANGENTI IN σ_2
 \bar{C}_2 È TANGENTE A C_1 IN σ_3
 E A \bar{C}_3 IN σ_1
 $|\tau_{max}| \leq R_2 \Rightarrow |\tau_{max}| \leq \left(\frac{\sigma_1 - \sigma_3}{2} \right)$

2° CASO
 $\sigma_1 = \sigma_2 > \sigma_3$
 $\sigma_1 = \sigma_2 \neq \sigma_3$



\bar{C}_3 CASI E, TANTO \bar{C}_1 DIVINUISCE FINCHÉ $\sigma_1 = \sigma_2 \rightarrow \bar{C}_1$ DEGENERI IN UN PUNTO E \bar{C}_3 DIVENTA SOVRAPPOSTO A \bar{C}_2
 * GLI STATI ADIMENSIONALI SONO SOLO 1 PUNTO DELLA CIRCONFERENZA $\bar{C}_2 = \bar{C}_3$ (ENNO AL'INTERNO)
 $\tau_{max} = R_2 = \frac{\sigma_1 - \sigma_3}{2}$

3° CASO
 $\sigma_1 = \sigma_2 = \sigma_3$



I 3 CERCHI DEGENERANO IN UN PUNTO, STATO ISOTROPICO
 $\tau_{max} = 0$

ESEMPLO APPLICATIVO

TRACCIAMO I CERCHI DI MOHR E L'ARRELO PER LO STATO DI TENSIONE UTILIZZATO NELLA CEDENTE CIRCATURA:

1° STATO

$$\sigma = \begin{bmatrix} \sigma_x & \tau_{xy} & \tau_{xz} \\ \tau_{xy} & \sigma_y & \tau_{yz} \\ \tau_{xz} & \tau_{yz} & \sigma_z \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 80 & -12 & 0 \\ -12 & -15 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

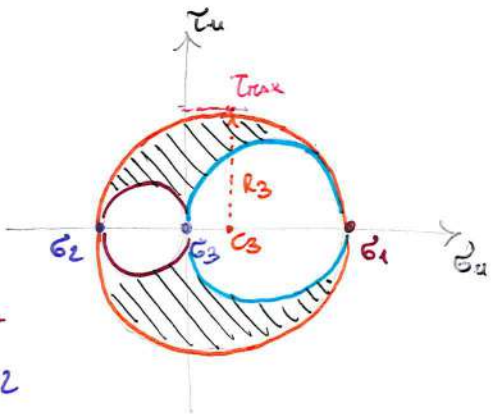
RIFERIMENTO CARTESIANO

2° STATO

$$\sigma = \begin{bmatrix} \sigma_1 & \tau_1 & \tau_2 \\ \tau_1 & \sigma_2 & \tau_3 \\ \tau_2 & \tau_3 & \sigma_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 81,482 & 0 & 0 \\ 0 & -16,482 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$\sigma_1 = 81,482$
 $\sigma_2 = -16,482$
 $\sigma_3 = 0$

RIFERIMENTO PRINCIPALE

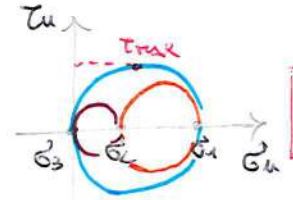


SE σ_1 E σ_2 HANNO SEGNI DIVERSI, ALLORA τ_{max} APPARTIENE AL CERCHIO C_3 , DI RAGGIO $\bar{C}_1 \bar{C}_2$, ED È NEL PUNTO (x, y)

$\tau_{max} = R_3 = \frac{\sigma_1 - \sigma_2}{2}$

N.B.

SE σ_1 E σ_2 HANNO LO STESSO SEGNO, ALLORA τ_{max} NON SI TROVA NEL PIANO (x, y) , CHE NON APPARTIENE AL CERCHIO C_3 ($\bar{C}_1 \bar{C}_2$) MA AL CERCHIO C_2 ($\bar{C}_1 \bar{C}_3$)



τ_{max} = RAGGIO DEL CERCHIO PIÙ GRANDE:

$\tau_{max} = \max \left\{ \left| \frac{\sigma_1 - \sigma_2}{2} \right|, \left| \frac{\sigma_1 - \sigma_3}{2} \right|, \left| \frac{\sigma_2 - \sigma_3}{2} \right| \right\}$

ANALISI DELLA TENSIONE O DELLO STATO DI SFORZO

1. I CERCHI DI MOHR PER STATI DI SFORZO PIANI - I

IN MOLTI PROBLEMI STRUTTURALI LO STATO TENSIONALE COSÌ DI PARTICOLARI PROPRIETÀ CHE RAPPRESENTANO NORMALMENTE LA TENSIONE GENERALE. LO STATO TENSIONALE È TALE CHE IL VETTORE \vec{t}_n AGENTE IN UNA QUALSIASI GIACENTURA PARIANTE PER IL PUNTO MA SEMPRE CONTENUTO IN UNO STESSO PIANO, IL PIANO DELLE TENSIONI. → STATI TENSIONALI PIANI

FACENDO RIFERIMENTO AL VETTORE TENSIONE AGENTE SUVE TRE GIACENTURE PRINCIPALI, LA CONDIZIONE DI COPPLANARITÀ DI \vec{t}_n PUÒ ESSERE SODDISFATTA SOLO SE UNA DELLE TRE TENSIONI PRINCIPALI È NULLA E IL PIANO DELLE TENSIONI È INDIVIDUATO DALE ALTRE DUE, AD ESEMPIO $\sigma_1 \neq 0, \sigma_2 \neq 0$ E $\sigma_3 = 0$

ALLORA SU UNA QUALSIASI GIACENTURA $\vec{m} = \{\alpha_1, \alpha_2, \alpha_3\}$ SI HA $t_{m1} = \sigma_1 \alpha_1, t_{m2} = \sigma_2 \alpha_2$ E $t_{m3} = 0$, PERTANTO \vec{t}_n NON PUÒ CHE ESSERE CONTENUTO NEL PIANO (1,2)

PER RICONOSCERE SE UNO STATO TENSIONALE È PIANO È SUFFICIENTE DEFINIRE LE CONDIZIONI SOTTO LE QUALI UNA DI ESSE È NULLA. RICORDANDO CHE I VALORI DELLE TENSIONI PRINCIPALI SI DEVE OTTENERE OV L'ANNULLAMENTO DEL DETERMINANTE $\det(\underline{\underline{\sigma}} - \sigma_u \underline{\underline{I}}) = 0$, LA CONDIZIONE DI RISULTA DI UNA DI ESSE È CERTAMENTE VERIFICATA SE SI ANNULLA IL DETERMINANTE PONEENDO $\sigma_u = 0$ ALLORA LO STATO TENSIONALE È PIANO SE $\det \underline{\underline{\sigma}} = 0$, CHE PENALITÀ CORRISPONDE A $I_3 = 0$

ATTENDENDO CHE IL PIANO DELLE TENSIONI IL PIANO (x,y), ALLORA È DEVE ESSERE DIREZIONE PRINCIPALE CON RELATIVA COMPONENTE PRINCIPALE NONA: $\sigma_z = \tau_{xz} = \tau_{yz} = 0$ E LO STATO TENSIONALE È DEFINITO DALE TRE COMPONENTI NON NULLE $\sigma_x, \sigma_y, \tau_{xy}$ $[\sigma_z = 0]$

LA MGENZA DELLE COMPONENTI PRINCIPALI DI TENSIONE RICHIESTE CHE

$$\det \begin{bmatrix} (\sigma_x - \sigma_u) & \tau_{xy} & 0 \\ \tau_{xy} & (\sigma_y - \sigma_u) & 0 \\ 0 & 0 & -\sigma_u \end{bmatrix} = 0$$

ESCLUDENDO LA
OVVIA RADICE
 $\sigma_u = \sigma_3 = 0$

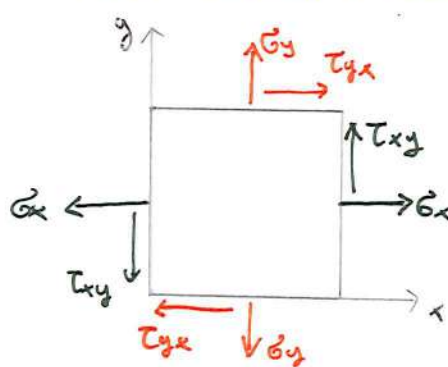
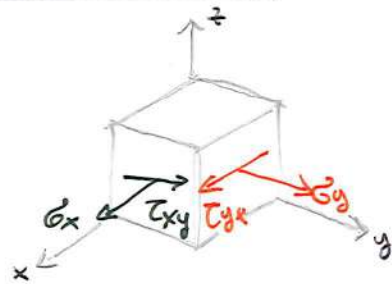
$$\det \begin{bmatrix} (\sigma_x - \sigma_u) & \tau_{xy} \\ \tau_{xy} & (\sigma_y - \sigma_u) \end{bmatrix} = 0$$

CHE PIÙ PRATA FORNISCE L'EQUAZIONE: $\sigma_u^2 - (\sigma_x + \sigma_y) \sigma_u + \sigma_x \sigma_y - \tau_{xy}^2 = 0$ LE CUI RADICI $\sigma_{1,2} = \frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} \pm \sqrt{\left(\frac{\sigma_x - \sigma_y}{2}\right)^2 + \tau_{xy}^2}$

SONO LE COMPONENTI PRINCIPALI DI TENSIONE σ_1 E σ_2

* LO STUDIO DELLO STATO PIANO DI TENSIONE PUÒ ESSERE CONDOTTO IN MANTIERA MOLTO VANTAGGIOSA PER VIA GRAFICA ATTRAVERSO L'APPLICAZIONE DEI CERCHI DI MOHR

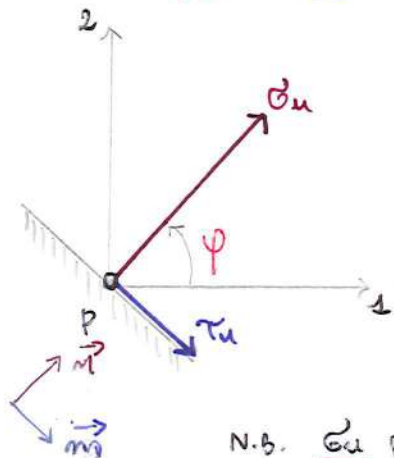
$$\sigma = \begin{bmatrix} \sigma_x & \tau_{xy} & 0 \\ \tau_{yx} & \sigma_y & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$



$$\sigma_3 = \sigma_z = 0$$

$$\sigma_{1,2} = \frac{\sigma_1 + \sigma_2}{2} \pm \sqrt{\left(\frac{\sigma_1 - \sigma_2}{2}\right)^2 + \tau_{xy}^2}$$

CONSIDERIAMO UNA CIRCOSTANZA (\vec{m}) APPARTENENTE AL PIANO DELLE TENSIONI (1,2), INCLINATA RISPETTO ALL'ASSE 1 DI UN ANGOLO (φ) E PIANO (σ_u) E (τ_u) LE COMPONENTI NORMALI E TANGENZIALI SU TALE CIRCOSTANZA (τ_u) INDIVIDUATE DA (\vec{m}) , \perp A \vec{n}



$$\vec{n} = \{\alpha_1, \alpha_2, \alpha_3\} = \{\cos\varphi, \sin\varphi, 0\}$$

$$\alpha_1 = \cos(1, \vec{n}) = \cos\varphi$$

$$\alpha_2 = \cos(2, \vec{n}) = \sin\varphi$$

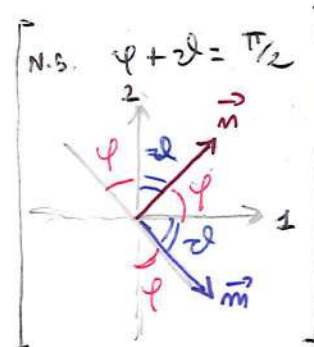
$$\alpha_3 = \cos(3, \vec{n}) = \cos\frac{\pi}{2} = 0$$

$$\vec{m} = \{\beta_1, \beta_2, \beta_3\} = \{\sin\varphi, -\cos\varphi, 0\}$$

$$\beta_1 = \cos(1, \vec{m}) = \sin\varphi$$

$$\beta_2 = \cos(2, \vec{m}) = -\cos\varphi$$

$$\beta_3 = \cos(3, \vec{m}) = \cos\frac{\pi}{2} = 0$$



N.B. σ_u POSITIVA QUANDO CONCORDE CON \vec{n}

τ_u POSITIVA QUANDO TENDE A "FAR RUOTARE" IN SENSO OROLOGIO L'ELEMENTO INFERIALE \rightarrow

$$\sigma_u = \sigma_1 \alpha_1^2 + \sigma_2 \alpha_2^2 + \sigma_3 \alpha_3^2 = \sigma_1 \cos^2\varphi + \sigma_2 \sin^2\varphi$$

$$\tau_u = \sigma_1 \alpha_1 \beta_1 + \sigma_2 \alpha_2 \beta_2 + \sigma_3 \alpha_3 \beta_3 = \sigma_1 \cos\varphi \sin\varphi - \sigma_2 \sin\varphi \cos\varphi = (\sigma_1 - \sigma_2) \sin\varphi \cos\varphi$$

RICORDANDO CHE: $\cos^2\varphi = \frac{1}{2} + \frac{1}{2} \cos 2\varphi$, $\sin^2\varphi = \frac{1}{2} - \frac{1}{2} \cos 2\varphi$, $\sin\varphi \cos\varphi = \frac{1}{2} \sin 2\varphi$

$$\sigma_u = \sigma_1 \left(\frac{1}{2} + \frac{1}{2} \cos 2\varphi\right) + \sigma_2 \left(\frac{1}{2} - \frac{1}{2} \cos 2\varphi\right) = \frac{\sigma_1 + \sigma_2}{2} + \frac{\sigma_1 - \sigma_2}{2} \cos 2\varphi \quad \text{e} \quad \tau_u = (\sigma_1 - \sigma_2) \frac{1}{2} \sin 2\varphi = \frac{\sigma_1 - \sigma_2}{2} \sin 2\varphi$$

RISCRIVIAMO σ_u :

$$\sigma_u - \frac{\sigma_1 + \sigma_2}{2} = \left(\frac{\sigma_1 - \sigma_2}{2} \right) \cos 2\varphi$$

METTIAMO ENTRAMBE AL QUADRATO :

$$\left(\sigma_u - \frac{\sigma_1 + \sigma_2}{2} \right)^2 = \left(\frac{\sigma_1 - \sigma_2}{2} \right)^2 \cos^2 2\varphi$$

$$\tau_u^2 = \left(\frac{\sigma_1 - \sigma_2}{2} \right)^2 \sin^2 2\varphi$$

LE SOMMIAMO :

$$\left(\sigma_u - \frac{\sigma_1 + \sigma_2}{2} \right)^2 + \tau_u^2 = \left(\frac{\sigma_1 - \sigma_2}{2} \right)^2 \cos^2 2\varphi + \left(\frac{\sigma_1 - \sigma_2}{2} \right)^2 \sin^2 2\varphi$$

$$\left(\sigma_u - \frac{\sigma_1 + \sigma_2}{2} \right)^2 + \tau_u^2 = \left(\frac{\sigma_1 - \sigma_2}{2} \right)^2 (\cos^2 2\varphi + \sin^2 2\varphi) \rightarrow \text{NB } \cos^2 2\varphi + \sin^2 2\varphi = 1$$

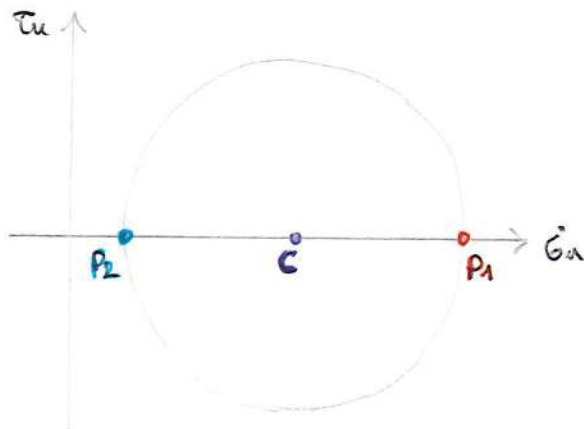
OBTENIAMO :

$$\left(\sigma_u - \frac{\sigma_1 + \sigma_2}{2} \right)^2 + \tau_u^2 = \left(\frac{\sigma_1 - \sigma_2}{2} \right)^2 \quad [0]$$

N.B. $(x - x_c)^2 + (y - y_c)^2 = R^2$ È L'EQUAZIONE DELLA CIRCONFERENZA DI CENTRO $C = (x_c, y_c)$

ALLORA LA [0] RAPPRESENTA LA CIRCONFERENZA DI CENTRO $C = \left(\frac{\sigma_1 + \sigma_2}{2}, 0 \right)$ E RAGGIO $R = \left(\frac{\sigma_1 - \sigma_2}{2} \right)$ NEL PIANO (σ_u, τ_u) [PIANO DI MOHR]

I PUNTI DEL CERCHIO RAPPRESENTANO TUTTI I POSSIBILI STATI TENSIONALI SULLE QUALCITURE AVANTI NORMALE CORTURATA NEL PIANO DELLE TENSIONI (σ_1, σ_2)

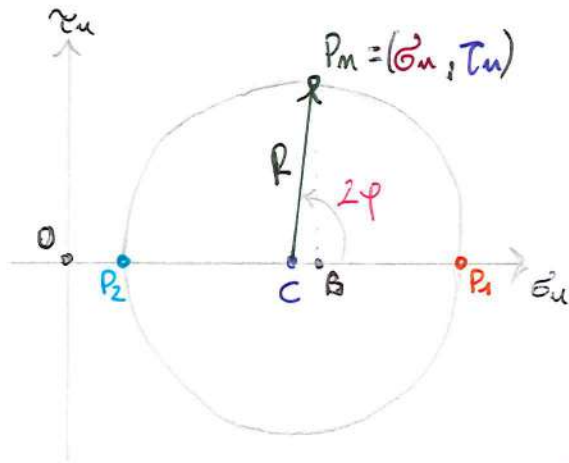
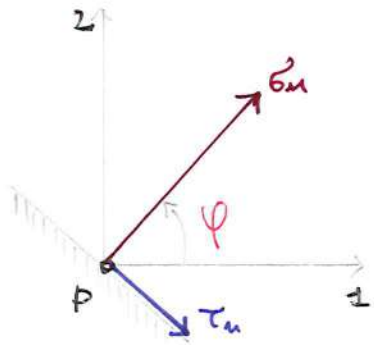


IN PARTICOLARE I PUNTI P_1 E P_2 RAPPRESENTANO LO STATO TENSIONALE SULLE QUALCITURE PRINCIPALI DI NORMALE z E z

$$P_1 = (\sigma_1, 0) \quad P_2 = (\sigma_2, 0) \quad C = (\sigma_c, 0) \text{ con } \sigma_c = \frac{\sigma_1 + \sigma_2}{2}$$

$$R = P_1 C = \sqrt{\left(\sigma_1 - \frac{\sigma_1 + \sigma_2}{2} \right)^2} = \sqrt{\left(\frac{2\sigma_1 - \sigma_1 - \sigma_2}{2} \right)^2} = \sqrt{\left(\frac{\sigma_1 - \sigma_2}{2} \right)^2} = \left(\frac{\sigma_1 - \sigma_2}{2} \right)$$

PER OTTENERE IL PUNTO $P_M = (\sigma_M, \tau_M)$ CORRISPONDENTE ALLA CIRCOSTANZA LA CUI NORMALE \vec{M} FORMA L'ANGOLO φ CON L'ASSE z È SUFFICIENTE DETERMINARE IL RAGGIO $\overline{CP_M}$ ROTATO RISPETTO AL RAGGIO $\overline{CP_1}$, NELLO STESSO SENSO IN CUI \vec{M} È ROTATA RISPETTO ALL'ASSE z , DELL'ANGOLO DOPPIO, 2φ

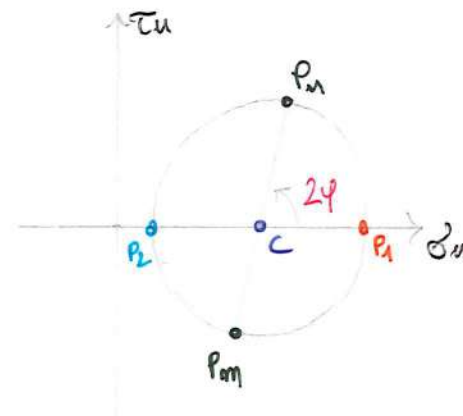


$$\sigma_M = \overline{OC} + \overline{CB} = \frac{\sigma_1 + \sigma_2}{2} + \frac{\sigma_1 - \sigma_2}{2} \cos 2\varphi = \overline{OC} + R \cos 2\varphi$$

$$\tau_M = \overline{BP_M} = R \sin 2\varphi = \frac{\sigma_1 - \sigma_2}{2} \sin 2\varphi$$

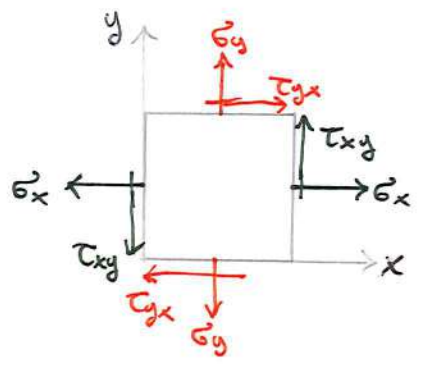
* NEL PIANO DI MOHR GLI ANGOLI SONO DOBBI RISPETTO AL PIANO FISICO

N.B. SE AD OGNI NORMALE \vec{M} NEL PIANO DELLE TENSIONI SI ASSOCIA UN RAGGIO $\overline{CP_M}$ NEL PIANO DI MOHR, LO SFALZAMENTO ANGOLARE TRA DUE RAGGI $\overline{CP_M}$ E $\overline{CP_N}$ È IL DOBPIO DELLO SFALZAMENTO ANGOLARE DELLE CORRISPONDENTI \vec{M} E \vec{N} NEL PIANO DELLE TENSIONI. SE \vec{M} E \vec{N} SONO ORTOGONALI, I CORRISPONDENTI RAGGI $\overline{CP_M}$ E $\overline{CP_N}$ DEVONO FORMARE UN ANGOLO DI 180° , SONO PERTANTO DI RIFERIMENTO IN UNO STESSO DIAMETRO.



TIRACREMENTE, SE CONOSCIAMO LE TENSIONI IN DUE FACCE PERPENDICOLARI POSIZIATO COSTANTE DIRETTAMENTE IL CERCHIO DI MOHR RIPORTANDO SUL PIANO DI MOHR (σ_u, τ_u) I PUNTI P_x E P_y CORRISPONDENTI ALE DIMENSIONI DI NORMALE X E Y

$$\underline{\underline{\sigma}} = \begin{bmatrix} \sigma_x & \tau_{yx} & 0 \\ \tau_{xy} & \sigma_y & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$



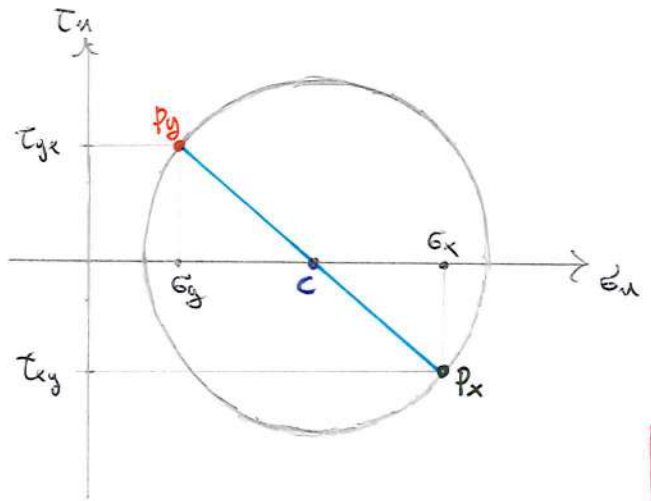
$$P_x = (\sigma_x, -\tau_{xy})$$

$$P_y = (\sigma_y, \tau_{yx})$$

N.B. NEU'ELEMENTINO LE τ POSITIVE CONVERGONO NULO SPAZIO:



NEL CERCHIO DI MOHR LE τ SONO POSITIVE QUANDO FANNO ROTAZIONE L'ELEMENTINO IN SENSO ORARIO:



N.B. È LO STESSO CERCHIO DI MOHR:

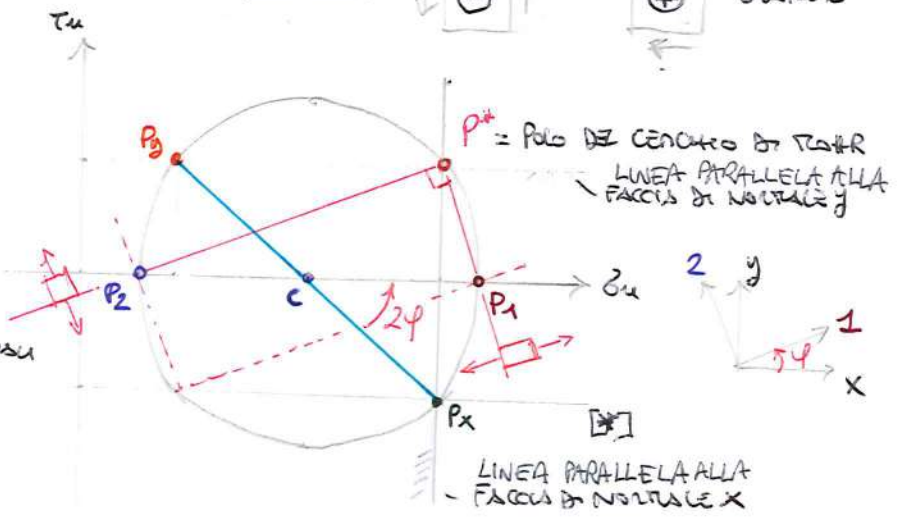
$$\frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} = \frac{\sigma_1 + \sigma_2}{2}$$

POSIZIATO INDIVIDUARE P_1 E P_2 DUE ASSIEME SOLO TENSIONI PRINCIPALI

$$P_1 = (\sigma_1, 0)$$

$$P_2 = (\sigma_2, 0)$$

$$\sigma_{1,2} = \frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} \pm \sqrt{\left(\frac{\sigma_x - \sigma_y}{2}\right)^2 + \tau_{xy}^2}$$



N.B. $\tau_{xy} = \tau_{yx}$ PRESSO DI STANZA DA σ_u MA SENNI OPPOSTI $\tau_{xy} (-)$ E $\tau_{yx} (+)$
C CASCIA SENN'AZ SU σ_u

$$C = \left[\left(\frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} \right), \left(\frac{\tau_{xy} + (-\tau_{xy})}{2} \right) \right] \rightsquigarrow C = \left[\left(\frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} \right), 0 \right]$$

$$D = \sqrt{(\sigma_x - \sigma_y)^2 + (\tau_{yx} - (-\tau_{xy}))^2} = \sqrt{(\sigma_x - \sigma_y)^2 + 4\tau_{xy}^2}$$

N.B.

$$\cos 2\varphi = \frac{\sigma_c - \sigma_c}{\sqrt{\left(\frac{\sigma_x - \sigma_y}{2}\right)^2 + \tau_{xy}^2}}$$

$$\sin 2\varphi = \frac{-\tau_{xy}}{\sqrt{\left(\frac{\sigma_x - \sigma_y}{2}\right)^2 + \tau_{xy}^2}}$$

$$\tan 2\varphi = \frac{\sin 2\varphi}{\cos 2\varphi} = \frac{-\tau_{xy}}{\sigma_x - \sigma_y}$$

INCLINAZIONE DEL PIANO (1,2)

MA $\sigma_c = \frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} \rightarrow \tan 2\varphi = \frac{-2\tau_{xy}}{\sigma_x - \sigma_y}$

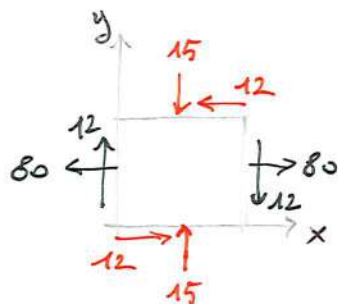
$$R = D/2 = \sqrt{\frac{(\sigma_x - \sigma_y)^2 + 4\tau_{xy}^2}{4}} = \sqrt{\left(\frac{\sigma_x - \sigma_y}{2}\right)^2 + \tau_{xy}^2}$$

GLI ANGOLI AL CENTRO $P_1 \hat{C} P_2$ E $P_x \hat{C} P_y$ SONO DOPLI DEGLI ANGOLI ALLA CIRCONFERENZA $P_1 P_x P_2$ E $P_x P_y P_1$; LE DIREZIONI INDICATE DAL POLO SONO LE EFFETTIVE INCLINAZIONI DELLE FACCE

ESEMPIO
APPLICATIVO

(MPa)

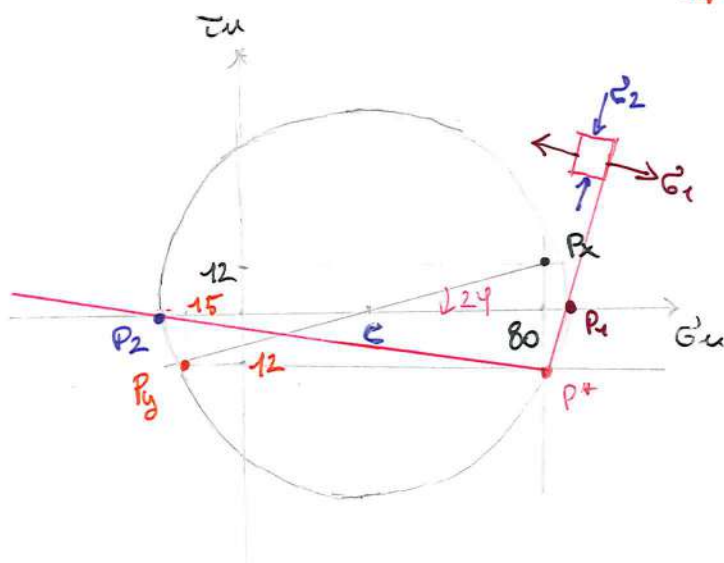
$$\underline{\underline{\sigma}} = \begin{bmatrix} 80 & -12 & 0 \\ -12 & -15 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$



$$P_x = (80, -12)$$

[σ_{xy} PRODUCE QUESTA VOLTA ROTAZIONE 2]

$$P_y = (-15, -12)$$

[σ_{yx} PRODUCE QUESTA VOLTA ROTAZIONE 5]

$$\sigma_c = \frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} = \frac{80 - 15}{2} = 32,5$$

$$C = (32,5, 0)$$

$$\tau_c = \frac{\tau_{xy} + \tau_{yx}}{2} = \frac{-12 - 12}{2} = 0$$

$$R = \sqrt{(\sigma_x - \sigma_c)^2 + (\tau_{xy})^2} = \sqrt{(80 - 32,5)^2 + (-12)^2} = 48,932$$

$$(\sigma - \sigma_c)^2 \quad (\tau - \tau_c)^2$$

$$\sigma_1 = \sigma_c + R = 32,5 + 48,932 = 81,432$$

$$P_1 = (81,432, 0)$$

$$\sigma_2 = \sigma_c - R = 32,5 - 48,932 = -16,432$$

$$P_2 = (-16,432, 0)$$

$$\psi = ? \quad \tan 2\psi = \frac{\tau_{xy}}{\sigma_x - \sigma_y} = \frac{-12}{80 - (-15)} = \frac{-12}{95} = -0,1263$$

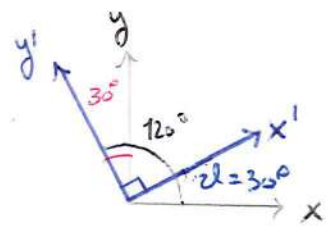
$$\tan 2\psi = \frac{-\tau_{xy}}{\sigma_x - \sigma_c} = \frac{12}{80 - 32,5} = \frac{12}{47,5} = 0,2526$$

$$2\psi = \arctan(0,2526) = 0,2472 \text{ rad} \quad 0,2472 \cdot \frac{180}{\pi} = 14,177^\circ$$

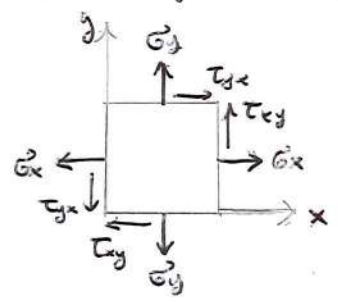
$$\psi = 7,089^\circ$$

[*] SI OSSERVA CHE $\tan 2\psi$ È ANCHE PARIA $\frac{-\tau_{xy}}{\sigma_x - \sigma_y} = -\frac{\tau_{xy}}{\sigma_x - \sigma_c}$
 IN QUANTO $\sigma_x - \sigma_c = \sigma_x - \frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} = \frac{2\sigma_x - \sigma_x - \sigma_y}{2} = \frac{\sigma_x - \sigma_y}{2}$

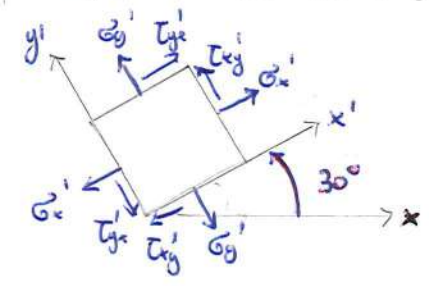
CAMBIO DI RIFERIMENTO: VOGLIAMO TROVARE LE COMPONENTI DI $\underline{\sigma}_{x,y,z}$ NEL SISTEMA DI RIFERIMENTO x', y', z' , IN CUI IL PIANO x', y', z' È ROTATO RISPETTO AL PIANO x, y, z DI UN ANGOLO ψ , AD ESEMPIO $\psi = 30^\circ$, RISPETTO ALL'ASSE z ($z' \equiv z$)



$\psi = (\hat{x}, x') = 30^\circ$
 $(x', y') = 120^\circ$



$\underline{\sigma}_{x,y,z} \rightarrow \underline{\sigma}_{x',y',z'}$

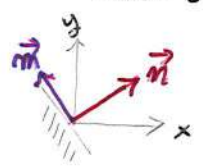


RICORDANDO CHE:

$\epsilon_u = \epsilon_x \alpha_x^2 + \epsilon_y \alpha_y^2 + \epsilon_z \alpha_z^2 + 2\tau_{xy} \alpha_x \alpha_y + 2\tau_{xz} \alpha_x \alpha_z + 2\tau_{yz} \alpha_y \alpha_z$

$\tau_{uv} = \epsilon_x \alpha_x \beta_v + \epsilon_y \alpha_y \beta_v + \epsilon_z \alpha_z \beta_v + \tau_{xy} (\alpha_x \beta_y + \alpha_y \beta_x) + \tau_{xz} (\alpha_x \beta_z + \alpha_z \beta_x) + \tau_{yz} (\alpha_y \beta_z + \alpha_z \beta_y)$

CON $\vec{m} \equiv \vec{m}'$:



$\vec{m} = (\alpha_x, \alpha_y, \alpha_z)$ e $\vec{m}' = (\beta_x, \beta_y, \beta_z)$

ANALOGAMENTE POSSIAMO SCRIVERE

$\underline{\sigma}_{x',y',z'}$ CON $\vec{m} \rightarrow x'$ e $\vec{m}' \rightarrow y'$

CASO PARTICOLARE: STATO DI FORTI PIANO

$[\epsilon_z = \tau_{xz} = \tau_{yz} = 0]$

* NB $z = z'$

$\underline{\sigma}_{x,y,z} = \begin{bmatrix} \sigma_x & \tau_{xy} & 0 \\ \tau_{yx} & \sigma_y & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$

$\underline{\sigma}_{x',y',z'} = \begin{bmatrix} \sigma'_x & \tau'_{xy} & 0 \\ \tau'_{yx} & \sigma'_y & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$

$\psi = 30^\circ$

$\alpha_x = \cos 30^\circ = \sqrt{3}/2$
 $\alpha_y = \cos 60^\circ = 1/2$
 $\alpha_z = \cos 90^\circ = 0$

$\vec{m} = (\sqrt{3}/2, 1/2, 0)$

$\beta_x = \cos 120^\circ = -1/2$
 $\beta_y = \cos 30^\circ = \sqrt{3}/2$
 $\beta_z = \cos 30^\circ = 0$

$\vec{m}' = (-1/2, \sqrt{3}/2, 0)$

UTILIZZANDO IL TENSORE DEL PRECEDENTE ESEMPIO:

$$\underline{\underline{\sigma}}_{x,y,z} = \begin{bmatrix} 80 & -12 & 0 \\ -12 & -15 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \text{ MPa}$$

$$\sigma_x \rightarrow \sigma_x'$$

$$\tau_{xy} \rightarrow \tau_{xy}'$$

$$\sigma_x' = \sigma_x \alpha_x^2 + \sigma_y \alpha_y^2 + 2\tau_{xy} \alpha_x \alpha_y = 80 \left(\frac{\sqrt{3}}{2}\right)^2 + 15 \left(\frac{1}{2}\right)^2 + 2(-12) \left(\frac{\sqrt{3}}{2} \cdot \frac{1}{2}\right) = \underline{45,858 \text{ MPa}}$$

$$\tau_{xy}' = \sigma_x \alpha_x \beta_x + \sigma_y \alpha_y \beta_y + \tau_{xy} (\alpha_x \beta_y + \alpha_y \beta_x) =$$

$$= 80 \left(\frac{\sqrt{3}}{2}\right) \left(-\frac{1}{2}\right) - 15 \left(\frac{1}{2}\right) \left(\frac{\sqrt{3}}{2}\right) - 12 \left[\left(\frac{\sqrt{3}}{2}\right) \left(\frac{\sqrt{3}}{2}\right) + \left(\frac{1}{2}\right) \left(-\frac{1}{2}\right) \right] = \underline{-47,136 \text{ MPa}}$$

N.B. $\sigma_y' \rightarrow \sigma_y'$

$$\sigma_y' = \sigma_x \beta_x^2 + \sigma_y \beta_y^2 + 2\tau_{xy} \beta_x \beta_y = 80 \left(-\frac{1}{2}\right)^2 - 15 \left(\frac{\sqrt{3}}{2}\right)^2 + 2(-12) \left(-\frac{1}{2}\right) \left(\frac{\sqrt{3}}{2}\right) = \underline{13,142 \text{ MPa}}$$

$$\tau_{yx}' \rightarrow \tau_{yx}'$$

$$\tau_{yx}' = \sigma_x \beta_x \alpha_x + \sigma_y \beta_y \alpha_y + \tau_{xy} (\beta_x \alpha_y + \beta_y \alpha_x) =$$

$$= 80 \left(-\frac{1}{2}\right) \left(\frac{\sqrt{3}}{2}\right) - 15 \left(\frac{\sqrt{3}}{2}\right) \left(\frac{1}{2}\right) - 12 \left[\left(-\frac{1}{2}\right) \left(\frac{1}{2}\right) + \left(\frac{\sqrt{3}}{2}\right) \left(\frac{\sqrt{3}}{2}\right) \right] = \underline{-47,136 \text{ MPa}}$$

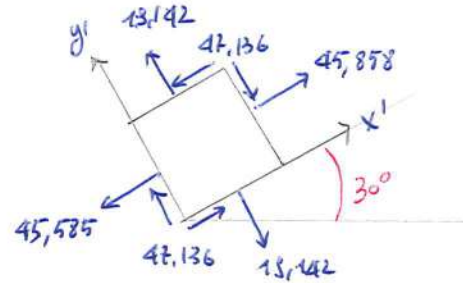
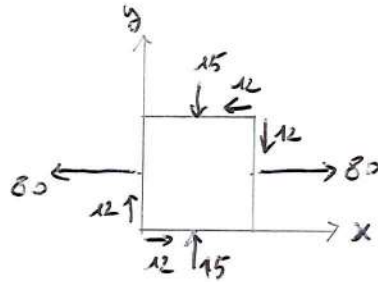
E INFATTI

$$\tau_{xy}' = \tau_{yx}'$$

$$(\tau_{xy} = \tau_{yx})$$

QUINDI:

$$\underline{\underline{\sigma}}_{x',y',z'} = \begin{bmatrix} 45,858 & -47,136 & 0 \\ -47,136 & 13,142 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \text{ MPa}$$



N.B. : $I_1 = \sigma_x + \sigma_y = 80 - 15 = 65$

$$I_1 = \sigma_x' + \sigma_y' = 45,858 + 13,142 = 65$$

$$I_2 = \tau_{xy}^2 - \sigma_x \sigma_y = 144 + 1200 = 1344$$

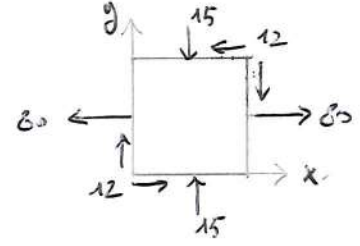
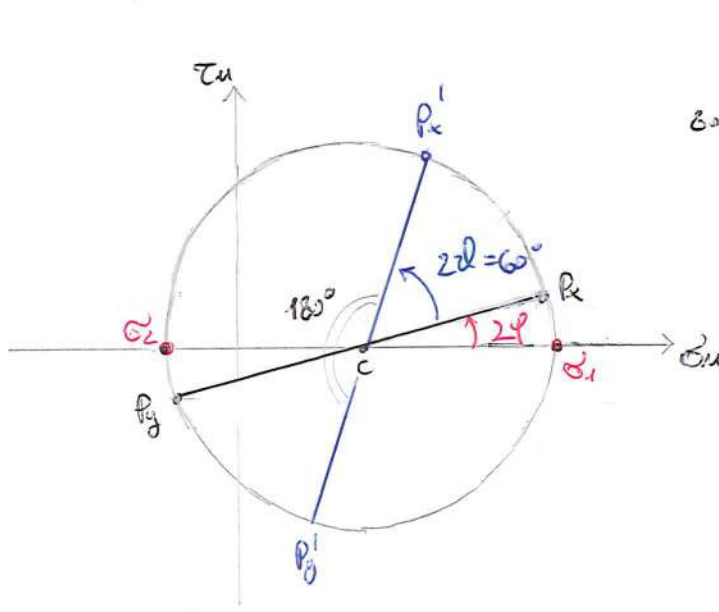
$$I_2 = \tau_{x'y'}^2 - \sigma_x' \sigma_y' = 2221,802 - 277,814 = 1343,988 \cong 1344$$

ANALISI DELLE TENSIONI O DELLO STATO DI SFORZO

12. - I CENCHI DI MOHR PER STATI DI SFORZO PIANI -

(12)

È POSSIBILE CALCOLARE LE COMPONENTI DI $\sigma_{x',y'}$ SU UNA QUALUNQUE CIRCONFERENZA - AD ESEMPIO NEL PIANO DI RIFERIMENTO x',y' , IN CUI IL PIANO x',y' È ROTAZIONE DI 30° RISPETTO AL PIANO x,y E $\epsilon' = \epsilon$ - UTILIZZANDO I CENCHI DI MOHR



$$P_x = (80; 12) \quad P_y = (-15; -12)$$

$$\sigma_c = \frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} = 32,5$$

$$R = \sqrt{(\sigma_x - \sigma_c)^2 + \tau_{xy}^2} = 48,832$$

$$\sigma_1 = C + R = 81,432 \text{ MPa} \quad \boxed{P_1 = (81,432; 0)}$$

$$\sigma_2 = C - R = -16,432 \text{ MPa} \quad \boxed{P_2 = (-16,432; 0)}$$

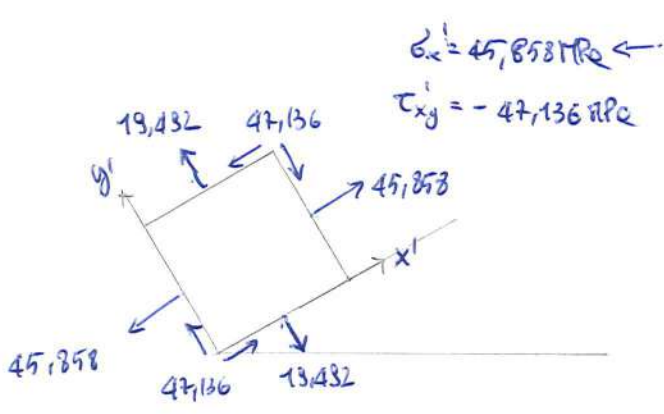
* PER TROVARE I VALORI DELLO SFORZO SU x' E y' DOBBIAMO ROTARE NEL PIANO DI MOHR DEL DOPIO RISPETTO AL PUNTO DELLE TENSIONI: $\alpha = 30^\circ \rightarrow 2\alpha = 60^\circ$
 ALLORA L'ANGOLO TRA P_1' E L'ASSE σ_u SARÀ PARI A $2\alpha + 2\varphi = 60^\circ + 14,177^\circ = 74,177^\circ$

$$P_1' = (\sigma_u, \tau_u) \quad \sigma_u = \sigma_c + R \cos(74,177^\circ) = 32,5 + (48,832)(0,342) = 45,858 \text{ MPa}$$

$$\tau_u = R \sin(74,177^\circ) = 48,832(0,962) = 47,136 \text{ MPa}$$

N.B.: τ_u POSITIVO \rightarrow L'ELEMENTO DEVE ROTARE IN SENSO

ANTICLOCKWISE: τ_{xy} QUINDI NEL PIANO DELLE TENSIONI τ_{xy} È NEGATIVO, OUNQUE IN SENSO OPPOSTO ALL'ASSE y'



$$P_1' = (45,858; 47,136)$$

L'ANGOLO TRA P_2' E L'ASSE σ_u SARÀ PARI A $2\varphi + 2\alpha + 180^\circ = 74,177^\circ + 180^\circ = 254,177^\circ$

$$P_2' = (\sigma_u, \tau_u) \quad \sigma_u = \sigma_c + R \cos(254,177^\circ) = 32,5 + (48,832)(-0,273) = 19,142$$

$$\tau_u = R \sin(254,177^\circ) = 48,832(-0,962) = -47,136 \text{ MPa}$$

N.B.: τ_u NEGATIVO \rightarrow L'ELEMENTO DEVE ROTARE IN SENSO

CLOCKWISE: τ_{yx} QUINDI NEL PIANO DELLE TENSIONI τ_{yx} È NEGATIVO, OUNQUE OPPOSTO ALL'ASSE x'

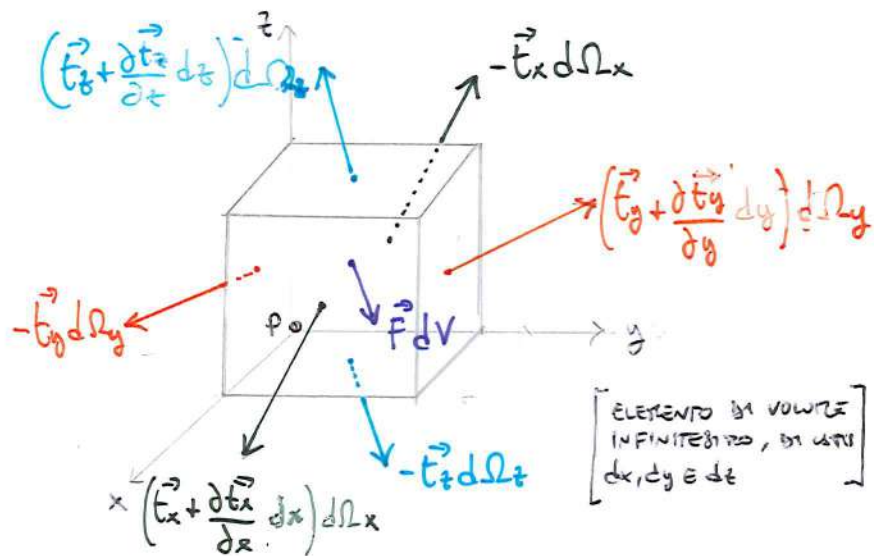
$$P_2' = (19,142; -47,136)$$

ABBIAO DEFINITO LE PROPRIETÀ GENERALI DELLO STATO DI TENSIONE IN UN PUNTO, ED ORA MANCA DEFINIRE NOVE LE 6 COMPONENTI DEL TENSORE DEGLI SFORZI $\underline{\underline{\sigma}}$, OVEGLIO $\sigma_x, \sigma_y, \sigma_z, \tau_{xy}, \tau_{xz}$ E τ_{yz} .

COME VALUTA LO STATO DI SFORZO QUANDO PASSIAMO DA UN PUNTO AD UN ALTRO?

PER DETERMINARE LO STATO DI TENSIONE IN UN CORPO, OVEGLIO CONOGLIERE $\underline{\underline{\sigma}}$ IN OGNI PUNTO DEL CORPO, BILGNA DEFINIRE LE FUNZIONI DELLE 6 COMPONENTI DI $\underline{\underline{\sigma}}$, CHE VARIANO IN TUTTO IL CORPO (RICORDANDO CHE LE TENSIONI TANGENZIALI SONO A DUE A DUE RECIPROCHE)

$$\sigma_x = \sigma_x(x, y, z); \sigma_y = \sigma_y(x, y, z); \sigma_z = \sigma_z(x, y, z); \tau_{xy} = \tau_{xy}(x, y, z); \tau_{xz} = \tau_{xz}(x, y, z); \tau_{yz} = \tau_{yz}(x, y, z)$$



N.B. $d\Omega_x = dydz$; $d\Omega_y = dx dz$; $d\Omega_z = dx dy$; $dV = dx dy dz$

PASSANDO DALLA FACCIA CHE CONTIENE P A UNA FACCIA POCO A UNA DISTANZA INFINITESIMA dx, dy O dz HA UN INCREMENTO DELLA TENSIONE:

AD ESEMPIO $\frac{\partial \vec{t}_x}{\partial x} dx$ È L'INCREMENTO DI \vec{t}_x SULLA FACCIA DI NORMALE X POCO A DISTANZA dx DALLA FACCIA CONTENENTE P

PER L'EQUILIBRIO: $\vec{R} = \vec{0}$ E $\vec{M}_{(c)} = \vec{0}$

$$\vec{R} = \vec{0} \iff -\vec{t}_x dy dz + \vec{t}_x dy dz + \frac{\partial \vec{t}_x}{\partial x} dx dy dz - \vec{t}_y dx dz + \vec{t}_y dx dz + \frac{\partial \vec{t}_y}{\partial y} dy dx dz - \vec{t}_z dx dy + \vec{t}_z dx dy + \frac{\partial \vec{t}_z}{\partial z} dz dx dy + \vec{F} dx dy dz = \vec{0}$$

$$\left(\frac{\partial \vec{t}_x}{\partial x} + \frac{\partial \vec{t}_y}{\partial y} + \frac{\partial \vec{t}_z}{\partial z} + \vec{F} \right) dx dy dz = \vec{0}$$

DEVE VALERE IN OGNI PUNTO DEL CORPO, QUINDI PER OGNI dV , O $dV \neq 0$

$$\vec{R} = \vec{0} \iff \frac{\partial \vec{t}_x}{\partial x} + \frac{\partial \vec{t}_y}{\partial y} + \frac{\partial \vec{t}_z}{\partial z} + \vec{F} = \vec{0}$$

RICHA SOLO IL CONTRIBUTO DI VARIAZIONE DOVUTO AL PASSAGGIO DA UNA FACCIA ALL'ALTRA
[N.B. $\frac{\partial}{\partial i}$ È UNA DERIVATA PARZIALE: VARIAZIONE SOLO IN DIREZIONE i , OV $i = x, y, z$]

EQUAZIONE DI EQUILIBRIO CHE CONTIENE I VETTORI TENSIONE $\vec{t}_x, \vec{t}_y, \vec{t}_z$ E LA FONTE DI VOLUME \vec{F}

POSSIAMO SCRIVERLA PER COMPONENTI, RICORDANDO CHE \vec{t}_x, \vec{t}_y E \vec{t}_z SONO LE COMPONENTI DI $\underline{\underline{\sigma}}$ E $\vec{F} = (F_x, F_y, F_z)$

LE CONDIZIONI DI EQUILIBRIO

$\vec{r} = \vec{0}$

$\frac{\partial \vec{t}_x}{\partial x} + \frac{\partial \vec{t}_y}{\partial y} + \frac{\partial \vec{t}_z}{\partial z} + \vec{F} = \vec{0}$



$$\begin{cases} \frac{\partial \sigma_x}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yx}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{zx}}{\partial z} + F_x = 0 \\ \frac{\partial \tau_{xy}}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_y}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{zy}}{\partial z} + F_y = 0 \\ \frac{\partial \tau_{xz}}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yz}}{\partial y} + \frac{\partial \sigma_z}{\partial z} + F_z = 0 \end{cases}$$

EQUAZIONI INDEFINITE DI EQUILIBRIO

SISTEMA DI EQUAZIONI DIFFERENZIALI ALLE DERIVATE PARZIALI

\vec{F} È NOTA, MA ASSAILO 3 EQUAZIONI E 9 INCOGNITE

OVVIA LE SOLE CONDIZIONI DI EQUILIBRIO NON POSSONO DETERMINARE IL PROBLEMA (NO INCOGNITE > NO EQUAZIONI)

IL CONTINUO È IPERSTATICO

NOTANDO CHE \vec{t}_x È TRIPLE DERIVATO MIRETO A X, \vec{t}_y MIRETO A Y E \vec{t}_z MIRETO A Z, POSSIAMO SCRIVERE L'EQUILIBRIO IN FORMA COMPATTA:

t_{ij} = COMPONENTE DI \vec{t}_i IN DIREZIONE j $\sum_{i=1}^3 \frac{\partial t_{ij}}{\partial x_i} + F_j = 0 \quad j = 1, 2, 3$ CON $i, j = 1 \rightarrow x; i, j = 2 \rightarrow y; i, j = 3 \rightarrow z$

SE SI ATTIZIATE LA DITTA DETERMINATE SUI QUINDI MIRETI POSSIAMO SCRIVERE L'EQUILIBRIO NELLA FORMA COMPATTA

$\frac{\partial t_{ij}}{\partial x_i} + F_j = 0 \quad i, j = 1, 2, 3$

ANCHE $\vec{M}(x) = \vec{0}$ PUO' ESSERE ESPRESSA IN FUNZIONE DELLE COMPONENTI MIRETO A X, Y, Z, CHE ASSAILO VIENE NELLA FORMA LETTERALE E

POI PER LA NECESSITA' DI CUCHE, SI DEDUCE CHE:

$\vec{M} = \vec{0} \Leftrightarrow \begin{cases} M(x)_x = 0 \\ M(x)_y = 0 \\ M(x)_z = 0 \end{cases} \begin{cases} \tau_{yz} = \tau_{zy} \\ \tau_{xz} = \tau_{zx} \\ \tau_{xy} = \tau_{yx} \end{cases}$

RECIPROCA' DELLE TENSIONI TANGENZIALI
SISTEMA DI 3 EQUAZIONI ALGEBRICHE

ANCHE QUESTE EQUAZIONI POSSONO ESSERE ESPRESSE IN FORMA COMPATTA:

$\tau_{ij} = \tau_{ji}$

QUINDI, L'EQUILIBRIO RICHIEDE CHE:

$\vec{r} = \vec{0} \Leftrightarrow \frac{\partial t_{ij}}{\partial x_i} + F_j = 0$ EQUILIBRIO INTERNO

$\vec{M}(x) = \vec{0} \Leftrightarrow \tau_{ij} = \tau_{ji}$ CONDIZIONI DI RECIPROCA'

- 6 INCOGNITE
- 3 EQUAZIONI DIFFERENZIALI ALLE DERIVATE PARZIALI
- 3 EQUAZIONI ALGEBRICHE

LA DETERMINAZIONE DELLO STATO DI SFORTO RICHIEDE DI CONOSCERE IN OGNI PUNTO LE FUNZIONI INCOGNITE:

$\sigma_x = \sigma_x(x, y, z) \quad \tau_{xy} = \tau_{xy}(x, y, z) \Leftrightarrow \tau_{yx} = \tau_{yx}(x, y, z)$
 $\sigma_y = \sigma_y(x, y, z) \quad \tau_{xz} = \tau_{xz}(x, y, z) \Leftrightarrow \tau_{zx} = \tau_{zx}(x, y, z)$
 $\sigma_z = \sigma_z(x, y, z) \quad \tau_{yz} = \tau_{yz}(x, y, z) \Leftrightarrow \tau_{zy} = \tau_{zy}(x, y, z)$

CHE DEVONO SODDISFARRE NEI PUNTI INTERNI:

$\frac{\partial t_{ij}}{\partial x_i} + F_j = 0$
E MISERATE A CONTINUA $\tau_{ij} = \tau_{ji}$

UNA SUPERFICIE IN UNO CUIO S DEL CORPO DEVE ESSERE SODDISFATTA LA RELAZIONE DI CAUCHY: $\vec{t}_x dx + \vec{t}_y dy + \vec{t}_z dz = \vec{t}_u$

NEI PUNTI ESTERNI DEL CORPO, SE $\vec{p} = (p_x, p_y, p_z)$ E' IL VETTORE RAPPRESENTANTE LA FORZA DI SUPERFICIE (PER UNITA' DI AREA) ESTERNA, ALLORA IL VETTORE \vec{t}_u SULLA QUANTITA' DI NORMALE \vec{n} APPARTENENTE A S GIUNGE PROPRIO QU \vec{p} :

$$t_{ux} = p_x \quad t_{uy} = p_y \quad t_{uz} = p_z$$

ALLORA PER LA RELAZIONE DI CAUCHY IN OGNI PUNTO DELLA SUPERFICIE S CHE CIRCOSCRIVE IL CORPO DEVONO ESSERE SODDISFATTE LE 3 RELAZIONI:

$$\begin{cases} \vec{t}_x dx + \vec{t}_y dy + \vec{t}_z dz = \vec{p} \\ \sigma_x dx + \tau_{yx} dy + \tau_{zx} dz = p_x \\ \tau_{xy} dx + \sigma_y dy + \tau_{yz} dz = p_y \\ \tau_{xz} dx + \tau_{yz} dy + \sigma_z dz = p_z \end{cases}$$

EQUAZIONI DI EQUILIBRIO
AL CONTINUO

(EQUILIBRIO ESTERNO)

DOVE dx, dy, dz SONO I COSENI DIRETTORI DELLA NORMALE ESTERNA \vec{n} DEL GENERICO PUNTO DI S

IN FORMA COMPATTA: $t_{ij} n_j = p_i \quad i=1,2,3$

N.B.

LE CONDIZIONI DI EQUILIBRIO INTERNO ED EQUILIBRIO ESTERNO SONO CONDIZIONI NECESSARIE MA NON SUFFICIENTI PER LA DEFINIZIONE DELLO STATO TENSIONALE IN UN CORPO DI CUI HANNO A DISPORRE LE FORZE SUPERFICIALI \vec{p} E DI MASSA \vec{f}

CONTINUO IPERELASTICO

LE ULTERIORI CONDIZIONI NON POSSONO CHE TRARSI REFERENDO IN GIUOCO LE DEFORMAZIONI CHE IL CORPO SUBISCE PER EFFETTO DELLE TENSIONI

CONTINUO DEFORMABILE

RISULTA:

$$(\underline{\sigma} - \sigma_n \underline{I}) = \begin{bmatrix} \sigma_x - \sigma_n & \tau_{yx} & \tau_{zx} \\ \tau_{xy} & \sigma_y - \sigma_n & \tau_{zy} \\ \tau_{xz} & \tau_{yz} & \sigma_z - \sigma_n \end{bmatrix}$$

SE ORA SI SVILUPPA IL DETERMINANTE RISPETTO AGLI ELEMENTI DELLA PRIMA RIGA SI HA: $\text{DET}(\underline{\sigma} - \sigma_n \underline{I}) =$

$$(\sigma_x - \sigma_n) \begin{vmatrix} \sigma_y - \sigma_n & \tau_{zy} \\ \tau_{yz} & \sigma_z - \sigma_n \end{vmatrix} - \tau_{yx} \begin{vmatrix} \tau_{xy} & \tau_{zy} \\ \tau_{xz} & \sigma_z - \sigma_n \end{vmatrix} + \tau_{zx} \begin{vmatrix} \tau_{xy} & \sigma_y - \sigma_n \\ \tau_{xz} & \tau_{yz} \end{vmatrix}$$

SOMMA DEGLI INDICI DI RIGA E COLONNA E' DISPARI!

NE SEGUE

$$\text{DET}(\underline{\sigma} - \sigma_n \underline{I}) = (\sigma_x - \sigma_n) [(\sigma_y - \sigma_n)(\sigma_z - \sigma_n) - \tau_{yz} \tau_{zy}] - \tau_{yx} [\tau_{xy}(\sigma_z - \sigma_n) - \tau_{xz} \tau_{zy}] + \tau_{zx} [\tau_{xy} \tau_{yz} - \tau_{xz}(\sigma_y - \sigma_n)]$$

$$\text{DET}(\underline{\sigma} - \sigma_n \underline{I}) = (\sigma_x - \sigma_n)(\sigma_y - \sigma_n)(\sigma_z - \sigma_n) - (\sigma_x - \sigma_n) \tau_{yz} \tau_{zy} - \tau_{xy} \tau_{yx} (\sigma_z - \sigma_n) + \tau_{xz} \tau_{zy} \tau_{yx} + \tau_{zx} \tau_{xy} \tau_{yz} - \tau_{zx} \tau_{xz} (\sigma_y - \sigma_n)$$

$$\text{DET}(\underline{\sigma} - \sigma_n \underline{I}) = [\sigma_x \sigma_y - \sigma_n(\sigma_y + \sigma_x) + \sigma_n^2] (\sigma_z - \sigma_n) - \sigma_x \tau_{yz} \tau_{zy} + \sigma_n \tau_{yz} \tau_{zy} - \sigma_z \tau_{xy} \tau_{yx} + \sigma_n \tau_{xy} \tau_{yx} + (\tau_{xz} \tau_{zy} \tau_{yx} + \tau_{zx} \tau_{xy} \tau_{yz}) - \sigma_y (\tau_{zx} \tau_{xz}) + \sigma_n \tau_{zx} \tau_{xz}$$

$$\text{DET}(\underline{\sigma} - \sigma_n \underline{I}) = \sigma_x \sigma_y \sigma_z - \sigma_n \sigma_x \sigma_y - \sigma_n \sigma_y \sigma_z - \sigma_n \sigma_x \sigma_z + \sigma_n^2 (\sigma_y + \sigma_x) + \sigma_n^2 \sigma_z - \sigma_n^3 - \sigma_x \tau_{yz} \tau_{zy} + \sigma_n \tau_{yz} \tau_{zy} - \sigma_z \tau_{xy} \tau_{yx} + \sigma_n \tau_{xy} \tau_{yx} + (\tau_{xz} \tau_{zy} \tau_{yx} + \tau_{zx} \tau_{xy} \tau_{yz}) - \sigma_y \tau_{zx} \tau_{xz} + \sigma_n \tau_{zx} \tau_{xz}$$

RICORDANDO ORA CHE $\tau_{zy} = \tau_{yz}$; $\tau_{yx} = \tau_{xy}$; $\tau_{xz} = \tau_{zx}$ SI PUO' RISCRIVERE COME:

$$\text{DET}(\underline{\sigma} - \sigma_n \underline{I}) = \sigma_x \sigma_y \sigma_z - \sigma_n (\sigma_x \sigma_y + \sigma_y \sigma_z + \sigma_x \sigma_z) + \sigma_n^2 (\sigma_x + \sigma_y + \sigma_z) - \sigma_n^3 + \sigma_x \tau_{yz}^2 + \sigma_n \tau_{yz}^2 - \sigma_z \tau_{xy}^2 + \sigma_n \tau_{xy}^2 + 2 (\tau_{xy} \tau_{yz} \tau_{zx}) + \sigma_y \tau_{zx}^2 + \sigma_n \tau_{zx}^2$$

SE ORA SI RACCOLGONO I TERMINI IN σ_n E POI SI ORDINA LO SVILUPPO PER POTENZE

DECRESCENTI DI σ_n SI TROVA:

$$\text{DET}(\underline{\sigma} - \sigma_n \underline{I}) = -\sigma_n^3 + \sigma_n^2 (\underbrace{\sigma_x + \sigma_y + \sigma_z}_{I_1}) + \sigma_n (\underbrace{\tau_{xy}^2 + \tau_{yz}^2 + \tau_{zx}^2 - \sigma_x \sigma_y - \sigma_x \sigma_z - \sigma_y \sigma_z}_{I_2}) + \underbrace{\sigma_x \sigma_y \sigma_z + 2 \tau_{xy} \tau_{yz} \tau_{zx} - (\sigma_x \tau_{yz}^2 + \sigma_y \tau_{zx}^2 + \sigma_z \tau_{xy}^2)}_{I_3}$$

SI OTTIENE QUINDI IL POLINOMIO CARATTERISTICO.

$$\text{DET}(\underline{\sigma} - \sigma_n \underline{I}) = -\sigma_n^3 + I_1 \sigma_n^2 + I_2 \sigma_n + I_3.$$

NE SEGUE CHE LA CONDIZIONE DI ESISTENZA DI AUTOSOLUZIONI, $\text{DET}(\underline{\sigma} - \sigma_n \underline{I}) = 0$ COMPORTA

$$\boxed{\sigma_n^3 - I_1 \sigma_n^2 - I_2 \sigma_n - I_3 = 0}$$

EQUAZIONE CUBICA A COEFFICIENTI REALI. □

NOTA 2. GLI AUTOVALORI DI UNA MATRICE REALE SIMMETRICA SONO REALI.

DI ORDINE N
SIA $[A]$ UNA MATRICE QUADRATA SIMMETRICA - CIOÈ TALE CHE $[A] = [A]^T$ - E A COEFFICIENTI REALI.

SE λ È UN AUTOVALORE, ALLORA SODDISFA L'EQUAZIONE

$$[A] \{x\} = \lambda \{x\} \quad [1]$$

DOVE $\{x\}$ È IL CORRISPONDENTE AUTOVETTORE.

IN GENERALE, L'AUTOVALORE POTREBBE ESSERE COMPLESSO, CIOÈ $\lambda = a + ib$, CON $a, b \in \mathbb{R}$ E i UNITÀ IMMAGINARIA, $i = \sqrt{-1}$ (OVVERO $i^2 = -1$).

SI DENOTA CON $\bar{\lambda} = a - ib$ IL COMPLESSO CONIUGATO DI λ .

ANALOGAMENTE, LE COMPONENTI DEL VETTORE COLONNA $\{x\}$ POSSONO ESSERE NUMERI COMPLESSI:

$$\{x\} = \begin{Bmatrix} y_1 + iz_1 \\ y_2 + iz_2 \\ \vdots \\ y_N + iz_N \end{Bmatrix} \quad \text{CON } y_1, y_2, \dots, y_N; z_1, z_2, \dots, z_N \in \mathbb{R}.$$

$$\text{ALLORA } \{\bar{x}\} = \begin{Bmatrix} y_1 - iz_1 \\ y_2 - iz_2 \\ \vdots \\ y_N - iz_N \end{Bmatrix}$$

$$\begin{aligned} \text{D'ALTRA PARTE } \bar{\lambda} \{\bar{x}\} &= \overline{\lambda \{x\}}, \text{ MENTRE } [A] = \overline{[A]} = [A]^T, \text{ SICCHÉ } \overline{[A] \{x\}} \\ &= \overline{[A]} \{\bar{x}\} = [A] \{\bar{x}\} \end{aligned}$$

MA ALLORA SE SI CONSIDERA LA CONTROPARTE COMPLESSA CONIUGATA DELLA [1] SI HA:

$$[A]\{x\} = \lambda\{x\} \Rightarrow [A]\{\bar{x}\} = \bar{\lambda}\{\bar{x}\} \quad [2]$$

SE SI MOLTIPLICA LA [1] PER $\{\bar{x}\}^T$ E LA [2] PER $\{x\}^T$ SI OTTIENE:

$$\{\bar{x}\}^T [A] \{x\} = \{\bar{x}\}^T \lambda \{x\} \quad [1']$$

$$\{x\}^T [A] \{\bar{x}\} = \{x\}^T \bar{\lambda} \{\bar{x}\} \quad [2']$$

D'ALTRA PARTE PER LA PROPRIETA' DEL PRODOTTO DI MATRICI TRASPOSTE SI HA, DALLA [2'] (SI NOTI: LA TRASPOSTA DEL PRODOTTO È EGUALE AL PRODOTTO DELLE TRASPOSTE, PRESE IN ORDINE INVERSO):

$$\left(\{x\}^T [A] \{\bar{x}\}\right)^T = \left(\{x\}^T \bar{\lambda} \{\bar{x}\}\right)^T \Rightarrow \{\bar{x}\}^T [A]^T \{x\} = \{\bar{x}\}^T \bar{\lambda} \{x\}$$

E POICHE' $[A]^T = [A]$ SI RICAVA

$$\{\bar{x}\}^T [A] \{x\} = \{\bar{x}\}^T \bar{\lambda} \{x\} \quad [2'']$$

DOVE IL PRIMO MEMBRO COINCIDE CON QUELLO DELLA [1']; NE SEGUE CHE DEVONO COINCIDERE ANCHE I SECONDI MEMBRI:

$$\{\bar{x}\}^T \lambda \{x\} = \{\bar{x}\}^T \bar{\lambda} \{x\} \Rightarrow \lambda \{\bar{x}\}^T \{x\} = \bar{\lambda} \{\bar{x}\}^T \{x\}$$

$$\text{MA } \{\bar{x}\}^T \{x\} = [(y_1 - iz_1)(y_1 + iz_1) + (y_2 - iz_2)(y_2 + iz_2) + \dots + (y_n - iz_n)(y_n + iz_n)] = \\ = [y_1^2 + z_1^2 + (y_2^2 + z_2^2) + \dots + (y_n^2 + z_n^2)] = R, \in \mathbb{R} > 0.$$

PERTANTO $\lambda R = \bar{\lambda} R \Rightarrow (\lambda - \bar{\lambda})R = 0$ E CIÒ COMPORTA $\lambda = \bar{\lambda}$, CIOÈ $\lambda \in \mathbb{R}$, IN QUANTO SE $a + ib = a - ib$ SEGUE $b = 0$ E IL NUMERO "COMPLESSO"

λ HA PARTE IMMAGINARIA NULLA. INOLTRE POICHE' $\{x\}$ È SOLUZIONE DEL SISTEMA LINEARE A COEFFICIENTI REALI $([A] - \lambda[I])\{x\} = \{0\}$ ANCHE $\{x\}$ È REALE \square

NOTA 3. RISOLUZIONE DELL'EQUAZIONE CARATTERISTICA $\sigma_n^3 - I_1 \sigma_n^2 - I_2 \sigma_n - I_3 = 0$.

LA FORMULA RISOLVENTE DELLA GENERICA EQUAZIONE CUBICA A COEFFICIENTI REALI:

$$x^3 + a_1 x^2 + a_2 x + a_3 = 0 \quad (a_i \in \mathbb{R} \forall i = 1, 2, 3)$$

DATA NEL 1515 DA SCIPIONE DAL FERRO E PUBBLICATA DA GIROLAMO CARDANO

RICHIEDE DI DEFINIRE QUESTE QUANTITA':

$$Q = \frac{3a_2 - a_1^2}{9}; \quad R = \frac{9a_1 a_2 - 27a_3 - 2a_1^3}{54}$$

$$S = \sqrt[3]{R + \sqrt{a^3 + R^2}}; \quad T = \sqrt[3]{R - \sqrt{a^3 + R^2}}$$

A SECONDA DEL SEGNO DEL DISCRIMINANTE $\Delta = Q^3 + R^2$ SI HANNO QUESTI 3 CASI:

- 1) $\Delta > 0$: UNA RADICE È REALE, LE ALTRE 2 SONO COMPLESSE CONIUGATE.
- 2) $\Delta = 0$: TUTTE LE RADICI SONO REALI; ALMENO 2 SONO COINCIDENTI
- 3) $\Delta < 0$: TUTTE LE RADICI SONO REALI E DISTINTE

LE SOLUZIONI SONO:

$$x_1 = S + T - \frac{1}{3} Q_1$$

$$x_2 = -\frac{1}{2}(S+T) - \frac{1}{3} Q_1 - \frac{1}{2} i \sqrt{3} (S-T)$$

$$x_3 = -\frac{1}{2}(S+T) - \frac{1}{3} Q_1 + \frac{1}{2} i \sqrt{3} (S-T)$$

SI OSSERVI CHE ANCHE NEL CASO 3) IN CUI LE RADICI SONO TUTTE REALI LA FORMULA RISOLVENTE RICHIEDE L'USO DI NUMERI COMPLESSI.

NEL CASO IN ESAME È: $Q_1 = -72$; $Q_2 = 324$; $Q_3 = 34992$.

SEGUE POI:

$$Q = -468 \quad ; \quad R = -7560 \quad ; \quad \Delta = -45'349'632 < 0 \Rightarrow 3 \text{ RADICI REALI DISTINTE!}$$

$$S = \sqrt[3]{-7560 + 3888i\sqrt{3}}$$

$$T = \sqrt[3]{-7560 - 3888i\sqrt{3}}$$

$$\text{PERTANTO } x_1 = 54 \Rightarrow \sigma_1 = 54 \text{ MPa}$$

$$x_2 = 36 \Rightarrow \sigma_2 = 36 \text{ MPa}$$

$$x_3 = -18 \Rightarrow \sigma_3 = -18 \text{ MPa}$$

□

NOTA 4 CALCOLO DELLE DIREZIONI PRINCIPALI (E DETERMINAZIONE DEGLI ASSI PRINCIPALI DI SFORZO).

PER QUANTO VISTO, QUANDO GLI SFORZI PRINCIPALI SONO DISTINTI, LE DIREZIONI PRINCIPALI SONO UNIVOCAMENTE DETERMINATE E RISULTANO FRA LORO ORTOGONALI; GLI ASSI PRINCIPALI NON SONO UNIVOCAMENTE DETERMINATI; TUTTAVIA SE SI FISSANO I VERSI DI 2 DIREZIONI PRINCIPALI, INDIVIDUANDO COSÌ 2 ASSI PRINCIPALI,

AD ARBITRIO

SI HA CHE IL VERSO DEL TERZO ASSE È UNIVOCAMENTE INDIVIDUATO DALLA CONDIZIONE CHE I TRE ASSI FORMINO UNA TERNIA DESTRA, COSÌ DA POTERE "COMBACIARE", MEDIANTE UNA ROTAZIONE RIGIDA, CON GLI ASSI x, y, z .

SE INVECE SI FISSA IL VERSO DEL TERZO ASSE COSÌ DA FORMARE UNA TERNIA SINISTRA NON È POSSIBILE RIPORTARLI, CON UNA ROTAZIONE RIGIDA,

AL SISTEMA DI RIFERIMENTO CARTESIANO ORTOGONALE DI PARTENZA

SIA $\vec{v}_1 = \{d_{1x}, d_{1y}, d_{1z}\}$ LA DIREZIONE PRINCIPALE ASSOCIATA ALLO SFORZO PRINCIPALE σ_1 ,
 SIA $\vec{v}_2 = \{d_{2x}, d_{2y}, d_{2z}\}$ LA DIREZIONE PRINCIPALE ASSOCIATA ALLO SFORZO PRINCIPALE σ_2 ,
 SIA $\vec{v}_3 = \{d_{3x}, d_{3y}, d_{3z}\}$ LA DIREZIONE PRINCIPALE ASSOCIATA ALLO SFORZO PRINCIPALE σ_3 .

GLI SFORZI PRINCIPALI SONO STATI "ETICHETTATI" COSÌ CHE RISULTI $\sigma_1 \geq \sigma_2 \geq \sigma_3$.

PER DETERMINARE \vec{v}_1 SI RISOLVE IL SISTEMA DI EQUAZIONI

$$\begin{cases} (\sigma_{xx} - \sigma_n) d_{1x} + \tau_{yx} d_{1y} + \tau_{zx} d_{1z} = 0 \\ \tau_{xy} d_{1x} + (\sigma_{yy} - \sigma_n) d_{1y} + \tau_{zy} d_{1z} = 0 \\ \tau_{xz} d_{1x} + \tau_{yz} d_{1y} + (\sigma_{zz} - \sigma_n) d_{1z} = 0 \end{cases} \quad [3]$$

QUANDO SI SOSTITUISCE $\sigma_n = \sigma_1$.

IN TAL CASO LA MATRICE DEI COEFFICIENTI DELLE INCOGNITE DIVENTA SINGOLARE E IL SISTEMA [3] NON PUÒ ESSERE RISOLTO. SI SCARTA ALLORA UNA DELLE EQUAZIONI, PER ESEMPIO LA TERZA, E SI DETERMINANO DUE INCOGNITE IN FUNZIONE DELLA TERZA; AGGIUNGENDO POI LA CONDIZIONE CHE $|\vec{v}_1| = 1 \Leftrightarrow d_{1x}^2 + d_{1y}^2 + d_{1z}^2 = 1$ SI GIUNGE A DEFINIRE, A MENO DEL SEGNO IL VETTORE \vec{v}_1 .

L'AMBIGUITÀ DI SEGNO È LEGATA AL FATTO CHE UNA DIREZIONE PRINCIPALE NON FORNISCE INDICAZIONI IN MERITO A QUEST'ULTIMO. SE SI FISSA ARBITRARIAMENTE IL SEGNO SI GIUNGE A DEFINIRE L'ASSE PRINCIPALE "1", ORIENTATO COME \vec{v}_1 .

OPERATIVAMENTE SI HA:

$$\begin{cases} (38 - 54) d_{1x} + 6\sqrt{2} d_{1y} - 14\sqrt{2} d_{1z} = 0 \\ 6\sqrt{2} d_{1x} + (45 - 54) d_{1y} - 3 d_{1z} = 0 \\ d_{1x}^2 + d_{1y}^2 + d_{1z}^2 = 1 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} -16 d_{1x} + 6\sqrt{2} d_{1y} - 14\sqrt{2} d_{1z} = 0 \\ 6\sqrt{2} d_{1x} - 9 d_{1y} - 3 d_{1z} = 0 \\ d_{1x}^2 + d_{1y}^2 + d_{1z}^2 = 1 \end{cases}$$

$$\Rightarrow \begin{cases} -8 d_{1x} + 3\sqrt{2} d_{1y} - 7\sqrt{2} d_{1z} = 0 \\ 2\sqrt{2} d_{1x} - 3 d_{1y} - d_{1z} = 0 \\ d_{1x}^2 + d_{1y}^2 + d_{1z}^2 = 1 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} d_{1x} = \frac{3\sqrt{2}}{8} d_{1y} - \frac{7\sqrt{2}}{8} d_{1z} \\ 2\sqrt{2} \left[\frac{3\sqrt{2}}{8} d_{1y} - \frac{7\sqrt{2}}{8} d_{1z} \right] - 3 d_{1y} - d_{1z} = 0 \\ d_{1x}^2 + d_{1y}^2 + d_{1z}^2 = 1 \end{cases}$$

$$\Rightarrow \begin{cases} d_{1x} = \frac{3\sqrt{2}}{8} d_{1y} - \frac{7\sqrt{2}}{8} d_{1z} \\ \left(\frac{3}{2} - 3 \right) d_{1y} - \left(\frac{7}{2} + 1 \right) d_{1z} = 0 \\ d_{1x}^2 + d_{1y}^2 + d_{1z}^2 = 1 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} d_{1x} = \frac{3\sqrt{2}}{8} d_{1y} - \frac{7\sqrt{2}}{8} d_{1z} \\ -\frac{3}{2} d_{1y} - \frac{9}{2} d_{1z} = 0 \\ d_{1x}^2 + d_{1y}^2 + d_{1z}^2 = 1 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} d_{1x} = \frac{3\sqrt{2}}{8} d_{1y} - \frac{7\sqrt{2}}{8} d_{1z} \\ d_{1y} = -3 d_{1z} \\ d_{1x}^2 + d_{1y}^2 + d_{1z}^2 = 1 \end{cases}$$

$$\Rightarrow \begin{cases} d_{1y} = -3 d_{1z} \\ d_{1x} = \left(\frac{3\sqrt{2}}{8} - \frac{7\sqrt{2}}{8} \right) d_{1z} \\ d_{1x}^2 + d_{1y}^2 + d_{1z}^2 = 1 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} d_{1x} = -\frac{2\sqrt{2}}{8} d_{1z} \\ d_{1y} = -3 d_{1z} \\ d_{1x}^2 + d_{1y}^2 + d_{1z}^2 = 1 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} d_{1x} = -2\sqrt{2} d_{1z} \\ d_{1y} = -3 d_{1z} \\ d_{1x}^2 + d_{1y}^2 + d_{1z}^2 = 1 \end{cases}$$

UTILIZZANDO ORA L'ULTIMA EQUAZIONE SI OTTIENE:

$$(-2\sqrt{2} d_{1z})^2 + (-3d_{1z})^2 + d_{1z}^2 = 1 \Rightarrow 8d_{1z}^2 + 9d_{1z}^2 + d_{1z}^2 = 1 \Rightarrow 18d_{1z}^2 = 1$$

SI OTTIENE COSÌ: $d_{1z}^2 = \frac{1}{18} \Rightarrow d_{1z} = \pm \frac{1}{\sqrt{18}} = \pm \frac{1}{3\sqrt{2}} = \pm \frac{\sqrt{2}}{6}$

SE SI SCEGLIE LA SOLUZIONE POSITIVA, $d_{1z} = +\sqrt{2}/6$ SI OTTIENE:

$$d_{1x} = -2\sqrt{2} \left(\frac{\sqrt{2}}{6}\right) = -\frac{4^2}{6 \cdot 3} = -\frac{2}{3}; \quad d_{1y} = -\frac{1}{\sqrt{2}} \left(\frac{\sqrt{2}}{6}\right) = -\frac{\sqrt{2}}{2}$$

PERTANTO $\vec{n}_1 = \left\{ -\frac{2}{3}, -\frac{\sqrt{2}}{2}, +\frac{\sqrt{2}}{6} \right\}$

PER LA SECONDA DIREZIONE PRINCIPALE SI SOSTITUISCONO $\sigma_n = \sigma_2$ E d_{2x}, d_{2y}, d_{2z} A d_{1x}, d_{1y}, d_{1z} NELLA [B] E SI PROCEDE IN MODO ANALOGO. SI TROVA:

$$\begin{cases} (38-36)d_{2x} + 6\sqrt{2}d_{2y} - 14\sqrt{2}d_{2z} = 0 \\ 6\sqrt{2}d_{2x} + (45-36)d_{2y} - 3d_{2z} = 0 \\ d_{2x}^2 + d_{2y}^2 + d_{2z}^2 = 1 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} 2d_{2x} + 3\sqrt{2}d_{2y} - 7\sqrt{2}d_{2z} = 0 \\ 6\sqrt{2}d_{2x} + 9d_{2y} - 3d_{2z} = 0 \\ d_{2x}^2 + d_{2y}^2 + d_{2z}^2 = 1 \end{cases}$$

$$\Rightarrow \begin{cases} d_{2x} + 3\sqrt{2}d_{2y} - 7\sqrt{2}d_{2z} = 0 \\ 2\sqrt{2}d_{2x} + 3d_{2y} - d_{2z} = 0 \\ d_{2x}^2 + d_{2y}^2 + d_{2z}^2 = 1 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} d_{2x} = -3\sqrt{2}d_{2y} + 7\sqrt{2}d_{2z} \\ 2\sqrt{2}(-3\sqrt{2}d_{2y} + 7\sqrt{2}d_{2z}) + 3d_{2y} - d_{2z} = 0 \\ d_{2x}^2 + d_{2y}^2 + d_{2z}^2 = 1 \end{cases}$$

$$\Rightarrow \begin{cases} d_{2x} = -3\sqrt{2}d_{2y} + 7\sqrt{2}d_{2z} \\ (-12+3)d_{2y} + (28-1)d_{2z} = 0 \\ d_{2x}^2 + d_{2y}^2 + d_{2z}^2 = 1 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} d_{2x} = -3\sqrt{2}d_{2y} + 7\sqrt{2}d_{2z} \\ -9d_{2y} + 27d_{2z} = 0 \\ d_{2x}^2 + d_{2y}^2 + d_{2z}^2 = 1 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} d_{2x} = -3\sqrt{2}d_{2y} + 7\sqrt{2}d_{2z} \\ d_{2y} = 3d_{2z} \\ d_{2x}^2 + d_{2y}^2 + d_{2z}^2 = 1 \end{cases}$$

$$\Rightarrow \begin{cases} d_{2x} = (-9\sqrt{2} + 7\sqrt{2})d_{2z} \\ d_{2y} = 3d_{2z} \\ d_{2x}^2 + d_{2y}^2 + d_{2z}^2 = 1 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} d_{2x} = -2\sqrt{2}d_{2z} \\ d_{2y} = 3d_{2z} \\ d_{2x}^2 + d_{2y}^2 + d_{2z}^2 = 1 \end{cases}$$

DALL'ULTIMA EQUAZIONE SI RICAVA:

$$(-2\sqrt{2}d_{2z})^2 + (3d_{2z})^2 + d_{2z}^2 = 1 \Rightarrow 8d_{2z}^2 + 9d_{2z}^2 + d_{2z}^2 = 1 \Rightarrow 18d_{2z}^2 = 1$$

OWERO $d_{2z}^2 = \frac{1}{18} \Rightarrow d_{2z} = \pm \frac{1}{\sqrt{18}} \Rightarrow d_{2z} = \pm \frac{1}{3\sqrt{2}} = \pm \frac{\sqrt{2}}{6}$

E SE SI SCEGLIE ANCORA LA DIREZIONE POSITIVA, $d_{2z} = +\frac{\sqrt{2}}{6}$ SI OTTIENE:

$$d_{2x} = -2\sqrt{2} \left(\frac{\sqrt{2}}{6}\right) = -\frac{4^2}{6 \cdot 3} = -\frac{2}{3}; \quad d_{2y} = \frac{1}{\sqrt{2}} \cdot \frac{\sqrt{2}}{6} = +\frac{\sqrt{2}}{2}$$

PERTANTO $\vec{n}_2 = \left\{ -\frac{2}{3}, +\frac{\sqrt{2}}{2}, +\frac{\sqrt{2}}{6} \right\}$

SI OSSERVI CHE $\vec{n}_1 \times \vec{n}_2 = \begin{pmatrix} -\frac{2}{3} \\ -\frac{2}{3} \\ -\frac{\sqrt{2}}{2} \end{pmatrix} \times \begin{pmatrix} -\frac{2}{3} \\ +\frac{\sqrt{2}}{2} \\ +\frac{\sqrt{2}}{6} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} +\frac{4}{9} - \frac{2}{4} + \frac{8}{36} \\ -\frac{4}{9} - \frac{1}{2} + \frac{1}{18} \\ \frac{8-9+1}{18} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \frac{4}{9} - \frac{1}{2} + \frac{1}{18} \\ -\frac{4}{9} - \frac{1}{2} + \frac{1}{18} \\ \frac{8-9+1}{18} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \frac{8-9+1}{18} \\ -\frac{8-9+1}{18} \\ \frac{8-9+1}{18} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$

PERTANTO \vec{n}_1 E \vec{n}_2 SONO \perp .

PER DETERMINARE \vec{n}_3 SI POTREBBE NUOVAMENTE PARTIRE DALLE [B], SOSTITUENDO $\vec{v}_1 = \vec{v}_3$ E PONENDO $\alpha_{3x}, \alpha_{3y}, \alpha_{3z}$ IN LUOGO DI $\alpha_{1x}, \alpha_{1y}, \alpha_{1z}$.

TUTTAVIA QUESTA VOLTA IL VERSO DI \vec{n}_3 NON PUÒ ESSERE SCELTO ARBITRARIAMENTE SE SI VUOLE CHE $\vec{n}_1, \vec{n}_2, \vec{n}_3$ FORMINO UNA TERNA DESTRA.

CONVIENE ALLORA PARTIRE DA QUI E DETERMINARE \vec{n}_3 CON LA CONDIZIONE:

$$\vec{n}_3 = \vec{n}_1 \wedge \vec{n}_2.$$

COSÌ FACENDO SI HA:

$$\vec{n}_3 = \begin{vmatrix} \vec{i} & \vec{j} & \vec{k} \\ -\frac{2}{3} & -\frac{\sqrt{2}}{2} & \frac{\sqrt{2}}{6} \\ -\frac{2}{3} & \frac{\sqrt{2}}{2} & \frac{\sqrt{2}}{6} \end{vmatrix} = +\vec{i} \begin{vmatrix} \frac{\sqrt{2}}{6} & \frac{\sqrt{2}}{6} \\ \frac{\sqrt{2}}{2} & \frac{\sqrt{2}}{2} \end{vmatrix} - \vec{j} \begin{vmatrix} -\frac{2}{3} & \frac{\sqrt{2}}{6} \\ -\frac{2}{3} & \frac{\sqrt{2}}{6} \end{vmatrix} + \vec{k} \begin{vmatrix} -\frac{2}{3} & -\frac{\sqrt{2}}{2} \\ -\frac{2}{3} & \frac{\sqrt{2}}{2} \end{vmatrix}$$

DUNQUE $\vec{n}_3 = \vec{i} \left(-\frac{2}{12} - \frac{2}{12} \right) - \vec{j} \left(-\frac{2\sqrt{2}}{18} + \frac{2\sqrt{2}}{18} \right) + \vec{k} \left(-\frac{\sqrt{2}}{3} - \frac{\sqrt{2}}{3} \right)$

PERTANTO $\vec{n}_3 = \frac{-4}{3 \cdot 12} \vec{i} - \frac{2\sqrt{2}}{3} \vec{k} = -\frac{1}{3} \vec{i} - \frac{2\sqrt{2}}{3} \vec{k}$

NE SEGUE $\vec{n}_3 = \left\{ -\frac{1}{3}, 0, -\frac{2\sqrt{2}}{3} \right\}$.

IN BASE ALLA DEFINIZIONE DI PRODOTTO VETTORIALE \vec{n}_3 RISULTA \perp A \vec{n}_1 E A \vec{n}_2 ; È INOLTRE DI MODULO UNITARIO IN QUANTO

$$\vec{n}_3 \times \vec{n}_3 = \begin{pmatrix} -\frac{1}{3} \\ 0 \\ -\frac{2\sqrt{2}}{3} \end{pmatrix} \times \begin{pmatrix} -\frac{1}{3} \\ 0 \\ -\frac{2\sqrt{2}}{3} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \frac{1}{9} + \frac{8}{9} \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \frac{9}{9} \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

SI LASCIA COME ESERCIZIO VERIFICARE CHE LE PRIME 2 EQUAZIONI [B] RISULTANO IDENTICAMENTE SODDISFATTE!

$$\begin{cases} [38 - (-18)] \alpha_{3x} + 6\sqrt{2} \alpha_{3y} - 14\sqrt{2} \alpha_{3z} = 0 \\ 6\sqrt{2} \alpha_{3x} + (45 - (-18)) \alpha_{3y} - 3 \alpha_{3z} = 0 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} 56 \alpha_{3x} + 6\sqrt{2} \alpha_{3y} - 14\sqrt{2} \alpha_{3z} = 0 \\ 6\sqrt{2} \alpha_{3x} + 63 \alpha_{3y} - 3 \alpha_{3z} = 0 \end{cases}$$

□

LE EQUAZIONI CHE COSTITUISCONO IL SISTEMA DA RISOLVERE RISPETTO ALLE INCOGNITE d_1^2, d_2^2, d_3^2 SONO LE SEGUENTI:

$$\begin{cases} \sigma_n^2 + \tau_n^2 = \sigma_1^2 d_1^2 + \sigma_2^2 d_2^2 + \sigma_3^2 d_3^2 \\ \sigma_n = \sigma_1 d_1^2 + \sigma_2 d_2^2 + \sigma_3 d_3^2 \\ d_1^2 + d_2^2 + d_3^2 = 1 \end{cases}$$

$$\begin{cases} d_1^2 = 1 - d_2^2 - d_3^2 \\ \sigma_n = \sigma_1(1 - d_2^2 - d_3^2) + \sigma_2 d_2^2 + \sigma_3 d_3^2 \\ \sigma_n^2 + \tau_n^2 = \sigma_1^2(1 - d_2^2 - d_3^2) + \sigma_2^2 d_2^2 + \sigma_3^2 d_3^2 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} d_1^2 = 1 - d_2^2 - d_3^2 \quad [**] \\ \sigma_n = \sigma_1 + (\sigma_2 - \sigma_1) d_2^2 + (\sigma_3 - \sigma_1) d_3^2 \\ \sigma_n^2 + \tau_n^2 = \sigma_1^2 + (\sigma_2^2 - \sigma_1^2) d_2^2 + (\sigma_3^2 - \sigma_1^2) d_3^2 \end{cases}$$

$$\Rightarrow \begin{cases} d_1^2 = 1 - d_2^2 - d_3^2 \\ (\sigma_n - \sigma_1) = (\sigma_2 - \sigma_1) d_2^2 + (\sigma_3 - \sigma_1) d_3^2 \\ (\sigma_n^2 - \sigma_1^2) + \tau_n^2 = (\sigma_2^2 - \sigma_1^2) d_2^2 + (\sigma_3^2 - \sigma_1^2) d_3^2 \end{cases} \rightarrow \text{SE } \underline{(\sigma_2 - \sigma_1) \neq 0} \text{ SI TROVA!}$$

$$d_2^2 = \frac{(\sigma_n - \sigma_1) - (\sigma_3 - \sigma_1) d_3^2}{(\sigma_2 - \sigma_1)} \quad [*]$$

SOSTITUENDO NELL'ULTIMA EQUAZIONE SI TROVA!

$$(\sigma_n^2 - \sigma_1^2) + \tau_n^2 = (\sigma_2^2 - \sigma_1^2) \frac{(\sigma_n - \sigma_1) - (\sigma_3 - \sigma_1) d_3^2}{(\sigma_2 - \sigma_1)} + (\sigma_3^2 - \sigma_1^2) d_3^2$$

MA $(\sigma_2^2 - \sigma_1^2) = (\sigma_2 - \sigma_1)(\sigma_2 + \sigma_1)$ PERTANTO:

$$(\sigma_n^2 - \sigma_1^2) + \tau_n^2 = \cancel{(\sigma_2 - \sigma_1)} (\sigma_2 + \sigma_1) \frac{(\sigma_n - \sigma_1) - (\sigma_3 - \sigma_1) d_3^2}{\cancel{(\sigma_2 - \sigma_1)}} + (\sigma_3^2 - \sigma_1^2) d_3^2$$

SIMILMENTE:

$$(\sigma_n^2 - \sigma_1^2) = (\sigma_n - \sigma_1)(\sigma_n + \sigma_1)$$

PER CUI:

$$(\sigma_n - \sigma_1)(\sigma_n + \sigma_1) + \tau_n^2 = (\sigma_n - \sigma_1)(\sigma_2 + \sigma_1) - (\sigma_3 - \sigma_1)(\sigma_2 + \sigma_1) d_3^2 + (\sigma_3 - \sigma_1)(\sigma_3 + \sigma_1) d_3^2$$

$$(\sigma_n - \sigma_1)[(\sigma_n + \sigma_1) - (\sigma_2 + \sigma_1)] + \tau_n^2 = (\sigma_3 - \sigma_1)[(\sigma_3 + \sigma_1) - (\sigma_2 + \sigma_1)] d_3^2$$

$$(\sigma_n - \sigma_1)(\sigma_n - \sigma_2) + \tau_n^2 = (\sigma_3 - \sigma_1)(\sigma_3 - \sigma_2) d_3^2$$

SE $\underline{(\sigma_3 - \sigma_1) \neq 0}$ E $\underline{(\sigma_3 - \sigma_2) \neq 0}$ SI TROVA:

$$\boxed{d_3^2 = \frac{(\sigma_n - \sigma_1)(\sigma_n - \sigma_2) + \tau_n^2}{(\sigma_3 - \sigma_1)(\sigma_3 - \sigma_2)}} \quad [4]$$

SE SI SOSTITUISCE NELLA [*] SI TROVA!

$$\alpha_2^2 = \frac{(\sigma_n - \sigma_1) - (\cancel{\sigma_3} - \sigma_1)}{(\sigma_2 - \sigma_1) (\sigma_2 - \sigma_1)} \frac{(\sigma_n - \sigma_1)(\sigma_n - \sigma_2) + \tau_n^2}{(\cancel{\sigma_3} - \sigma_1)(\sigma_3 - \sigma_2)}$$

$$\alpha_2^2 = \frac{\sigma_n - \sigma_1}{(\sigma_2 - \sigma_1)} - \left[\frac{(\sigma_n - \sigma_1)(\sigma_n - \sigma_2) + \tau_n^2}{(\sigma_2 - \sigma_1)(\sigma_3 - \sigma_2)} \right]$$

$$\alpha_2^2 = \frac{(\sigma_n - \sigma_1)(\sigma_3 - \sigma_2) - [(\sigma_n - \sigma_1)(\sigma_n - \sigma_2) + \tau_n^2]}{(\sigma_2 - \sigma_1)(\sigma_3 - \sigma_2)}$$

$$\alpha_2^2 = \frac{(\sigma_n - \sigma_1)[(\sigma_3 - \cancel{\sigma_2}) - (\sigma_n - \cancel{\sigma_2})] - \tau_n^2}{(\sigma_2 - \sigma_1)(\sigma_3 - \sigma_2)}$$

$$\alpha_2^2 = \frac{-(\sigma_n - \sigma_1)(\sigma_n - \sigma_3) - \tau_n^2}{(\sigma_2 - \sigma_1)(\sigma_3 - \sigma_2)} = - \frac{(\sigma_n - \sigma_1)(\sigma_n - \sigma_3) + \tau_n^2}{(\sigma_3 - \sigma_2)(\sigma_2 - \sigma_1)} = \frac{(\sigma_n - \sigma_1)(\sigma_n - \sigma_3) + \tau_n^2}{(\sigma_1 - \sigma_2)(\sigma_3 - \sigma_2)}$$

UNIQUE

$$\boxed{\alpha_2^2 = \frac{(\sigma_n - \sigma_1)(\sigma_n - \sigma_3) + \tau_n^2}{(\sigma_1 - \sigma_2)(\sigma_3 - \sigma_2)}} \quad [5]$$

SI SOSTITUISCE INFINE NELLA [**]:

$$\alpha_1^2 = 1 - \frac{(\sigma_n - \sigma_1)(\sigma_n - \sigma_3) + \tau_n^2}{(\sigma_1 - \sigma_2)(\sigma_3 - \sigma_2)} - \frac{(\sigma_n - \sigma_1)(\sigma_n - \sigma_2) + \tau_n^2}{(\sigma_3 - \sigma_1)(\sigma_3 - \sigma_2)}$$

$$\alpha_1^2 = \frac{(\sigma_3 - \sigma_2)[(\sigma_1 - \sigma_2) \cdot (\sigma_3 - \sigma_1)] - (\sigma_3 - \sigma_1)[(\sigma_n - \sigma_1)(\sigma_n - \sigma_2) + \tau_n^2] - (\sigma_1 - \sigma_2)[(\sigma_n - \sigma_1)(\sigma_n - \sigma_2) + \tau_n^2]}{(\sigma_3 - \sigma_2)[(\sigma_1 - \sigma_2) \cdot (\sigma_3 - \sigma_1)]}$$

$$\alpha_1^2 = \frac{(\sigma_3 - \sigma_2)(\sigma_1 - \sigma_2)(\sigma_3 - \sigma_1) - \tau_n^2[(\sigma_3 - \cancel{\sigma_1}) + (\cancel{\sigma_1} - \sigma_2)] - (\sigma_n - \sigma_1)[(\sigma_3 - \sigma_1)(\sigma_n - \sigma_2) + (\sigma_1 - \sigma_2)(\sigma_n - \sigma_2)]}{(\sigma_3 - \sigma_2)(\sigma_1 - \sigma_2)(\sigma_3 - \sigma_1)}$$

$$\alpha_1^2 = \frac{(\sigma_3 - \sigma_2)[(\sigma_1 - \sigma_2)(\sigma_3 - \sigma_1) - \tau_n^2] - (\sigma_n - \sigma_1)[\underbrace{\sigma_3 \sigma_n - \sigma_1 \sigma_n}_{\sigma_3 \sigma_n - \sigma_1 \sigma_n} - \underbrace{\sigma_3^2 + \sigma_1 \sigma_3}_{\sigma_3^2 + \sigma_1 \sigma_3} + \underbrace{\sigma_1 \sigma_n - \sigma_2 \sigma_n}_{\sigma_1 \sigma_n - \sigma_2 \sigma_n}]}{(\sigma_3 - \sigma_2)(\sigma_1 - \sigma_2)(\sigma_3 - \sigma_1)}$$

$$\alpha_1^2 = \frac{(\sigma_3 - \sigma_2)[(\sigma_1 - \sigma_2)(\sigma_3 - \sigma_1) - \tau_n^2] - (\sigma_n - \sigma_1)[(\sigma_3 - \sigma_2)\sigma_n - (\sigma_3 - \sigma_2)(\sigma_3 + \sigma_2) + \sigma_1(\sigma_3 - \sigma_2)]}{(\sigma_3 - \sigma_2)(\sigma_1 - \sigma_2)(\sigma_3 - \sigma_1)}$$

$$\alpha_1^2 = \frac{(\sigma_3 - \sigma_2)[(\sigma_1 - \sigma_2)(\sigma_3 - \sigma_1) - \tau_n^2] - (\sigma_n - \sigma_1)[(\sigma_3 - \sigma_2)(\sigma_n - \sigma_3 - \sigma_2 + \sigma_1)]}{(\sigma_3 - \sigma_2)(\sigma_1 - \sigma_2)(\sigma_3 - \sigma_1)}$$

$$\alpha_1^2 = \frac{[(\sigma_3 - \sigma_2)] [(\sigma_1 - \sigma_2)(\sigma_3 - \sigma_1) - \zeta_n^2 - (\sigma_n - \sigma_1)(\sigma_n - \sigma_3 - \sigma_2 + \sigma_1)]}{(\sigma_3 - \sigma_2)(\sigma_1 - \sigma_2)(\sigma_3 - \sigma_1)}$$

10

$$\alpha_1^2 = \frac{\cancel{\sigma_1} \sigma_3 - \sigma_2 \sigma_3 - \cancel{\sigma_1} + \cancel{\sigma_1} \sigma_2 - \zeta_n^2 - \sigma_n^2 + \cancel{\sigma_1} \sigma_n + \sigma_3 \sigma_n - \cancel{\sigma_1} \sigma_3 + \sigma_2 \sigma_n - \cancel{\sigma_2} - \cancel{\sigma_1} \sigma_n + \cancel{\sigma_1}^2}{(\sigma_1 - \sigma_2)(\sigma_3 - \sigma_1)}$$

$$\alpha_1^2 = \frac{-\sigma_2 \sigma_3 - \sigma_n^2 + \sigma_n(\sigma_2 + \sigma_3) - \zeta_n^2}{(\sigma_1 - \sigma_2)(\sigma_3 - \sigma_1)}$$

$$\alpha_1^2 = \frac{-(\sigma_n - \sigma_2)(\sigma_n - \sigma_3) - \zeta_n^2}{(\sigma_1 - \sigma_2)(\sigma_3 - \sigma_1)}$$

$$\alpha_1^2 = - \frac{(\sigma_n - \sigma_2)(\sigma_n - \sigma_3) + \zeta_n^2}{(\sigma_1 - \sigma_2)(\sigma_3 - \sigma_1)}$$

O, ANCHE:

$$\boxed{\alpha_1^2 = \frac{(\sigma_n - \sigma_2)(\sigma_n - \sigma_3) + \zeta_n^2}{(\sigma_1 - \sigma_2)(\sigma_1 - \sigma_3)}} \quad [6]$$

SI OSSERVI ORA CHE :

$$(\sigma_n - \sigma_2)(\sigma_n - \sigma_3) = \sigma_n^2 - \sigma_n(\sigma_2 + \sigma_3) + \sigma_2 \sigma_3. \quad [0]$$

D'ALTRA PARTE È ANCHE

$$\left(\sigma_n - \frac{\sigma_2 + \sigma_3}{2}\right)^2 - \left(\frac{\sigma_2 - \sigma_3}{2}\right)^2 = \sigma_n^2 - \sigma_n(\sigma_2 + \sigma_3) + \left(\frac{\sigma_2 + \sigma_3}{2}\right)^2 - \left(\frac{\sigma_2 - \sigma_3}{2}\right)^2$$

$$\left(\sigma_n - \frac{\sigma_2 + \sigma_3}{2}\right)^2 - \left(\frac{\sigma_2 - \sigma_3}{2}\right)^2 = \sigma_n^2 - \sigma_n(\sigma_2 + \sigma_3) + \frac{\cancel{\sigma_2^2}}{4} + \frac{\cancel{\sigma_3^2}}{4} + \frac{\sigma_2 \sigma_3}{2} - \frac{\cancel{\sigma_2^2}}{4} - \frac{\cancel{\sigma_3^2}}{4} + \frac{\sigma_2 \sigma_3}{2}$$

$$\left(\sigma_n - \frac{\sigma_2 + \sigma_3}{2}\right)^2 - \left(\frac{\sigma_2 - \sigma_3}{2}\right)^2 = \sigma_n^2 - \sigma_n(\sigma_2 + \sigma_3) + \sigma_2 \sigma_3. \quad [00]$$

DALL'EGUAGLIANZA DEI SECONDI MEMBRI DELLE [0] E [00] SEGUE L'EGUAGLIANZA DEI PRIMI MEMBRI:

$$(\sigma_n - \sigma_2)(\sigma_n - \sigma_3) = \left(\sigma_n - \frac{\sigma_2 + \sigma_3}{2}\right)^2 - \left(\frac{\sigma_2 - \sigma_3}{2}\right)^2.$$

IL NUMERATORE DELLA [6] (E SIMILMENTE, CON LE DEBITE SOSTITUZIONI, QUELLI DELLA [5] E DELLA [4] PUÒ ESSERE SCRITTO NELLA FORMA:

$$\left(\sigma_n - \frac{\sigma_2 + \sigma_3}{2}\right)^2 + \zeta_n^2 - \left(\frac{\sigma_2 - \sigma_3}{2}\right)^2. \quad [7]$$

EGUAGLIATO A ZERO LA [7] RAPPRESENTA UNA CIRCONFERENZA DI CENTRO $\left(\frac{\sigma_2 + \sigma_3}{2}, 0\right)$ E RAGGIO $\sqrt{\frac{\sigma_2 - \sigma_3}{2}}$.

RISOLUZIONE DELL'EQUAZIONE CUBICA

$$x^3 + a_1 x^2 + a_2 x + a_3 = 0$$

DOVE $a_1 = -72$; $a_2 = 324$; $a_3 = 34992$

LE SOLUZIONI SONO DATE DA:

$$x_1 = S + T - \frac{1}{3} a_1$$

$$x_2 = -\frac{1}{2} (S+T) - \frac{1}{3} a_1 - \frac{1}{2} i \sqrt{3} (S-T)$$

$$x_3 = -\frac{1}{2} (S+T) - \frac{1}{3} a_1 + \frac{1}{2} i \sqrt{3} (S-T)$$

DOVE $S = \sqrt[3]{R + \sqrt{Q^3 + R^2}}$

$$Q = \frac{3a_2 - a_1^2}{9}$$

$$T = \sqrt[3]{R - \sqrt{Q^3 + R^2}}$$

$$R = \frac{9a_1 a_2 - 27a_3 - 2a_1^3}{54}$$

$$\Delta = Q^3 + R^2$$

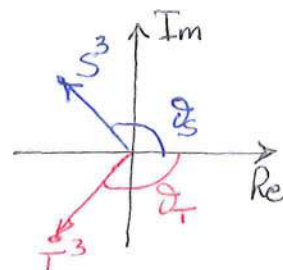
NEL CASO IN ESAME:

$Q = -468$; $R = -7560$; $\Delta = -45349632 < 0 \Rightarrow$ 3 RADICI REALI DISTINTE!

$$S^3 = -7560 + i 3888 \sqrt{3} = \rho_S (\cos \vartheta_S + i \sin \vartheta_S)$$

$$\rho_S = \sqrt{(-7560)^2 + (3888 \sqrt{3})^2} = 2808 \sqrt{3}$$

$$\vartheta_S = \pi - \arctan \left(\frac{3888 \sqrt{3}}{+7560} \right) = 138^\circ.306$$



LA FUNZIONE \arctan RESTITUISCE UN VALORE NELL'INTERVALLO $-\frac{\pi}{2} < \vartheta < \frac{\pi}{2}$ CHE VA CORRETTO IN QUANTO, ESSENDO $\sin \vartheta_S > 0$ E $\cos \vartheta_S < 0$ ϑ_S DEVE RISULTARE $\frac{\pi}{2} < \vartheta_S < \pi$.

$$T^3 = -7560 - i 3888 \sqrt{3} = \rho_T (\cos \vartheta_T + i \sin \vartheta_T)$$

$$\rho_T = \sqrt{(-7560)^2 + (-3888 \sqrt{3})^2} = 2808 \sqrt{3}$$

$$\vartheta_T = -\pi + \arctan \left(\frac{+3888 \sqrt{3}}{+7560} \right) = -138^\circ.306$$

DI NUOVO IL VALORE FORNITO DALLA FUNZIONE \arctan NELL'INTERVALLO $-\frac{\pi}{2} < \vartheta < \frac{\pi}{2}$ DEVE ESSERE CORRETTO; ESSENDO $\sin \vartheta_T < 0$, $\cos \vartheta_T < 0$, ϑ_T DEVE RISULTARE $-\pi < \vartheta_T < -\frac{\pi}{2}$

SEGUE POI:

$$S = \rho_S^{1/3} \left(\cos \frac{\vartheta_S}{3} + i \sin \frac{\vartheta_S}{3} \right) = 6 \sqrt{3} (0.693375 + i 0.720577) = 15 + i 15.5885$$

$$T = \rho^{1/3} \left(\cos \frac{\theta_T}{3} + i \sin \frac{\theta_T}{3} \right) = 6\sqrt{13} (0.693375 - i 0.720577) = 15 - i 15.5885$$

12

PERTANTO:

$$S+T = (15 + i 15.5885) + (15 - i 15.5885) = 30$$

$$S-T = (15 + i 15.5885) - (15 - i 15.5885) = i 31.1769$$

$$i\sqrt{3}(S-T) = i^2 31.1769 \cdot \sqrt{3} = (-1) \cdot 54 = -54$$

$$\frac{1}{3} Q_1 = -\frac{72}{3} = -24$$

SI OTTIENE COSÌ:

$$x_1 = S+T - \frac{1}{3} Q_1 = 30 - (-24) = 54$$

$$x_2 = -\frac{1}{2}(S+T) - \frac{1}{3} Q_1 - \frac{1}{2} i\sqrt{3}(S-T) = -\frac{1}{2}(30) - (-24) - \frac{1}{2}(-54) = -15 + 24 + 27 = 36$$

$$x_3 = -\frac{1}{2}(S+T) - \frac{1}{3} Q_1 + \frac{1}{2} i\sqrt{3}(S-T) = -\frac{1}{2}(30) - (-24) + \frac{1}{2}(-54) = -15 + 24 - 27 = -18$$

□

NOTA 7 DETERMINAZIONE DELLE DIREZIONI PRINCIPALI DI SFORZO PER UNO STATO DI SFORZO PIANO.

SI CONSIDERI IL PROBLEMA GIÀ ESAMINATO A PAG. 20.

$$\underline{\underline{\underline{\sigma}}} = \begin{bmatrix} 80 & -12 & 0 \\ -12 & -15 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \quad (\text{TENSIONI ESPRESSE IN MPa.})$$

$\begin{matrix} \xrightarrow{t_x} \\ \xrightarrow{t_y} \\ \xrightarrow{t_z} \end{matrix}$

LO STATO DI SFORZO È PIANO, E POICHÉ $\vec{t}_z = \vec{0}$ SI HA CHE LA DIREZIONE Z È DIREZIONE PRINCIPALE: SU UN PIANO ORTOGONALE ALL'ASSE Z, INFATTI NON SI HANNO TENSIONI TANGENZIALI.

PER IL CALCOLO DEGLI SFORZI PRINCIPALI SI DETERMINANO I COEFFICIENTI DELL'EQU. CARATTERISTICA:

$$\underline{\underline{\underline{\sigma}}}_n^3 - I_1 \underline{\underline{\underline{\sigma}}}_n^2 - I_2 \underline{\underline{\underline{\sigma}}}_n - I_3 = 0$$

CON $I_1 = \text{tr}(\underline{\underline{\underline{\sigma}}}) = 80 + (-15) = +65$

$$I_2 = \frac{1}{2} [\text{tr}(\underline{\underline{\underline{\sigma}}}^2) - [\text{tr}(\underline{\underline{\underline{\sigma}}})]^2] = \frac{1}{2} [(6544 + 369) - (65)^2] = \frac{1344}{2} - \frac{4225}{2} = \frac{-2881}{2}$$

IN QUANTO $\underline{\underline{\underline{\sigma}}}^2 = \underline{\underline{\underline{\sigma}}} \cdot \underline{\underline{\underline{\sigma}}}$

$$= \begin{bmatrix} 80 & -12 & 0 \\ -12 & -15 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} 80 & -12 & 0 \\ -12 & -15 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 80^2 + (-12)^2 & 80 \cdot (-12) + (-12) \cdot (-15) & 0 \\ (-12) \cdot 80 + (-15) \cdot (-12) & (-12)^2 + (-15)^2 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 6544 & -780 & 0 \\ -780 & 369 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$I_3 = 0$$

SI OTTIENE QUINDI:

$$\underline{\underline{\underline{\sigma}}}_n^3 - 65 \underline{\underline{\underline{\sigma}}}_n^2 - 1344 \underline{\underline{\underline{\sigma}}}_n = 0$$

$$\underline{\underline{\underline{\sigma}}}_n [\underline{\underline{\underline{\sigma}}}_n^2 - 65 \underline{\underline{\underline{\sigma}}}_n - 1344] = 0 \Rightarrow \begin{cases} \underline{\underline{\underline{\sigma}}}_1 = \frac{1}{2} (65 + \sqrt{9601}) \\ \underline{\underline{\underline{\sigma}}}_2 = \frac{1}{2} (65 - \sqrt{9601}) \\ \underline{\underline{\underline{\sigma}}}_3 = 0. \end{cases}$$

NEL SISTEMA DI RIFERIMENTO PRINCIPALE IL TENSORE DEGLI SFORZI HA QUESTO ASPETTO:

$$\underline{\underline{\underline{\sigma}}} = \begin{bmatrix} \frac{65 + \sqrt{9601}}{2} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{65 - \sqrt{9601}}{2} & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 81.4923 & 0 & 0 \\ 0 & -16.4923 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$\begin{matrix} \xrightarrow{t_1} & \xrightarrow{t_2} & \xrightarrow{t_3} \\ \xrightarrow{t_1} & \xrightarrow{t_2} & \xrightarrow{t_3} \end{matrix}$

È AGEVOLE VERIFICARE CHE

$$I_1 = \text{tr}(\underline{\underline{\sigma}}) = 2 \cdot \frac{65}{2} = 65$$

$$I_2 = -(\sigma_1 \sigma_2 + \sigma_1 \sigma_3 + \sigma_2 \sigma_3) = -\left(\frac{65 + \sqrt{9601}}{2}\right)\left(\frac{65 - \sqrt{9601}}{2}\right) = -\frac{65^2 - 9601}{4} = \frac{9601 - 4225}{4} = \frac{5376}{4} = 1344$$

$$I_3 = \sigma_1 \sigma_2 \sigma_3 = 0.$$

PER IL CALCOLO DELLE DIREZIONI PRINCIPALI IL SISTEMA DI EQUAZIONI DA RISOLVERE È IL SEGUENTE:

$$\begin{cases} (80 - \sigma_n) \alpha_{nx} - 12 \alpha_{ny} = 0 \\ -12 \alpha_{nx} + (-15 - \sigma_n) \alpha_{ny} = 0 \\ -\sigma_n \alpha_{nz} = 0 \end{cases} \quad [*]$$

CON LA CONDIZIONE $\alpha_{nx}^2 + \alpha_{ny}^2 + \alpha_{nz}^2 = 1$.

PER $\sigma_n = \sigma_1$ IL SISTEMA [*] DIVIENE:

$$\begin{cases} \left(80 - \frac{65 + \sqrt{9601}}{2}\right) \alpha_{nx} - 12 \alpha_{ny} = 0 \\ -12 \alpha_{nx} + \left(-15 - \frac{65 + \sqrt{9601}}{2}\right) \alpha_{ny} = 0 \\ -\frac{65 + \sqrt{9601}}{2} \alpha_{nz} = 0 \end{cases} \quad [**]$$

E SI OSSERVA CHE IL SISTEMA FORMATO DALLE PRIME 2 EQ. DELLA [**] È SINGOLARE POICHÉ IL DETERMINANTE DELLA MATRICE FORMATA DA COEFFICIENTI DELLE INCOGNITE:

$$\det \begin{bmatrix} 80 - \frac{65 + \sqrt{9601}}{2} & -12 \\ -12 & -15 - \frac{65 + \sqrt{9601}}{2} \end{bmatrix} = \det \begin{bmatrix} \frac{+95 - \sqrt{9601}}{2} & -12 \\ -12 & \frac{-95 - \sqrt{9601}}{2} \end{bmatrix} = \frac{-(95^2) + 9601 - (-12)^2}{4} = \frac{-9025 + 9601 - 144}{4} = \frac{576}{4} - 144 = 0$$

OCCORRE QUINDI CONSIDERARE IL SISTEMA FORMATO DALLA TERZA EQUAZIONE E DA UNA SCELTA FRA LA PRIMA E LA SECONDA, OTTENENDO:

$$\begin{cases} \frac{95 - \sqrt{9601}}{2} \alpha_{nx} - 12 \alpha_{ny} = 0 \\ -\frac{65 + \sqrt{9601}}{2} \alpha_{nz} = 0 \end{cases} \quad [**']$$

DA CUI SEGUE:

$$\begin{cases} \alpha_{1z} = 0 \\ \alpha_{1y} = \frac{95 - \sqrt{9601}}{24} \alpha_{1x} \\ \alpha_{1x}^2 + \alpha_{1y}^2 + \alpha_{1z}^2 = 1 \end{cases} \Rightarrow \alpha_{1x}^2 \left[1 + \left(\frac{95 - \sqrt{9601}}{24} \right)^2 \right] = 1$$

CIOE'

$$\alpha_{1x}^2 \left[\frac{576 + 9025 + 9601 - 190\sqrt{9601}}{576 \cdot 288} \right] = 1 \Rightarrow \alpha_{1x}^2 = \frac{288}{9601 - 95\sqrt{9601}} \cdot \frac{9601 + 95\sqrt{9601}}{9601 + 95\sqrt{9601}}$$

SI OTTIENE COSÌ:

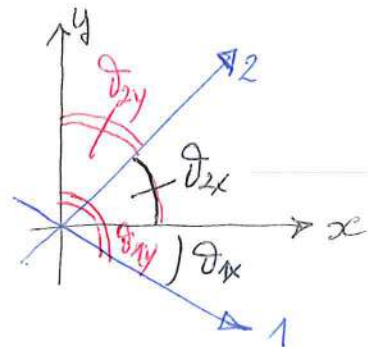
$$\alpha_{1x} = \pm \sqrt{\frac{288(9601 + 95\sqrt{9601})}{576 \cdot 9601}} = \pm \sqrt{\frac{9601 + 95\sqrt{9601}}{19202}}$$

E SCEGLIENDO LA SOLUZIONE CON IL (+):

$$\alpha_{1x} = \sqrt{\frac{9601 + 95\sqrt{9601}}{19202}} = 0.992356$$

$$\alpha_{1y} = \frac{95 - \sqrt{9601}}{24} \cdot \sqrt{\frac{9601 + 95\sqrt{9601}}{19202}} = -0.123412$$

$$\alpha_{1z} = 0$$



SI VEDE COSÌ CHE LA DIREZIONE "1" FORMA CON L'ASSE X UN ANGOLO θ_{1x} TALE CHE

$$\cos \theta_{1x} = \alpha_{1x} \rightarrow \theta_{1x} = \arccos \sqrt{\frac{9601 + 95\sqrt{9601}}{19202}} = 7.08903^\circ$$

E CON L'ASSE Y UN ANGOLO θ_{1y} TALE CHE

$$\cos \theta_{1y} = \alpha_{1y} \rightarrow \theta_{1y} = \arccos \left(\frac{95 - \sqrt{9601}}{24} \cdot \sqrt{\frac{9601 + 95\sqrt{9601}}{19202}} \right) = 97.08903^\circ$$

PER LA SECONDA DIREZIONE PRINCIPALE SI PONE $\sigma_n = \sigma_2$ NELLA [*] E SI OTTIENE:

$$\begin{cases} \left(80 - \frac{65 - \sqrt{9601}}{2} \right) \alpha_{2x} - 12 \alpha_{2y} = 0 \\ -12 \alpha_{2x} + \left(-15 - \frac{65 - \sqrt{9601}}{2} \right) \alpha_{2y} = 0 \quad [***] \\ -\frac{65 - \sqrt{9601}}{2} \alpha_{2z} = 0 \end{cases}$$

E SI OSSERVA CHE DI NUOVO IL SISTEMA FORMATO DALLE PRIME 2 EQ. [***] È SINGOLARE, POICHÉ IL DETERMINANTE DELLA MATRICE FORMATA DAI

COEFFICIENTI DELLE INCOGNITE VALE:

$$\det \begin{bmatrix} \frac{95 + \sqrt{9601}}{2} & -12 \\ -12 & \frac{-95 + \sqrt{9601}}{2} \end{bmatrix} = \frac{-(95)^2 + 9601}{4} - (-12)^2 = \frac{-9025 + 9601}{4} - 144$$

$$= \frac{576^{144}}{4} - 144 = 0.$$

OCCORRE QUINDI CONSIDERARE IL SISTEMA FORMATO DALLA TERZA EQUAZIONE E DA UNA A SCELTA FRA LA PRIMA E LA SECONDA, OTTENENDO:

$$\begin{cases} \frac{95 + \sqrt{9601}}{2} \alpha_{2x} - 12 \alpha_{2y} = 0 \\ -\frac{65 - \sqrt{9601}}{2} \alpha_{2z} = 0 \end{cases} \quad [***']$$

DA CUI SEGUE:

$$\begin{cases} \alpha_{2z} = 0 \\ \alpha_{2y} = \frac{95 + \sqrt{9601}}{24} \alpha_{2x} \\ \alpha_{2x}^2 + \alpha_{2y}^2 + \alpha_{2z}^2 = 1 \end{cases} \Rightarrow \alpha_{2x}^2 \left[1 + \left(\frac{95 + \sqrt{9601}}{24} \right)^2 \right] = 1.$$

CIOE' :

$$\alpha_{2x}^2 \left[\frac{576 + 9025 + 9601 + 190 \sqrt{9601}}{576 \cdot 288} \right] = 1 \Rightarrow \alpha_{2x}^2 = \frac{288}{9601 + 95\sqrt{9601}} \frac{9601 - 95\sqrt{9601}}{9601 - 95\sqrt{9601}}$$

SI OTTENE COSI' :

$$\alpha_{2x} = \pm \sqrt{\frac{9601 - 95\sqrt{9601}}{19202}}$$

E SCEGLIENDO ANCORA LA SOLUZIONE CON IL (+)

$$\alpha_{2x} = \sqrt{\frac{9601 - 95\sqrt{9601}}{19202}} = 0,123412$$

$$\alpha_{2y} = \frac{95 + \sqrt{9601}}{24} \sqrt{\frac{9601 - 95\sqrt{9601}}{19202}} = 0,992356$$

$$\alpha_{2z} = 0$$

SI HA COSI' CHE LA DIREZIONE "2" FORMA CON L'ASSE X UN ANGOLO ϑ_{2x} TALE CHE

$$\cos \vartheta_{2x} = \alpha_{2x} \rightarrow \vartheta_{2x} = \arccos \left(\sqrt{\frac{9601 - 95\sqrt{9601}}{19202}} \right) = 82,91097^\circ$$

E CON L'ASSE y UN ANGOLO σ_{2y} TALE CHE

$$\cos \sigma_{2y} = \alpha_{2y} \rightarrow \sigma_{2y} = \arccos \left(\frac{95 + \sqrt{9601}}{24} \sqrt{\frac{9601 - 95\sqrt{9601}}{19022}} \right) = 7.08903^\circ$$

INFINE, PER LA TERZA DIREZIONE PRINCIPALE SI PONE $\sigma_n = \sigma_3$ NELLA [*] E SI OTTIENE:

$$\begin{cases} (80-0)\alpha_{3x} - 12\alpha_{3y} = 0 \\ -12\alpha_{3x} + (-15-0)\alpha_{3y} = 0 & [****] \\ (-0)\alpha_{3z} = 0 \end{cases}$$

QUESTA VOLTA IL SISTEMA FORMATO DALLE PRIME 2 EQ. [****] È NON SINGOLARE POICHÉ IL DETERMINANTE DELLA MATRICE FORMATA DAI COEFFICIENTI DELLE INCOGNITE FORNISCE:

$$\det \begin{bmatrix} 80 & -12 \\ -12 & -15 \end{bmatrix} = (80)(-15) - (-12)^2 = -1200 - 144 = -1344 \neq 0 \quad (= -I_2!)$$

E QUINDI UTILIZZANDO LE PRIME 2 EQUAZIONI L'UNICA SOLUZIONE DEL SISTEMA OMOGENEO [****] FORNISCONO

$$\begin{cases} \alpha_{3x} = 0 \\ \alpha_{3y} = 0 \\ \alpha_{3x}^2 + \alpha_{3y}^2 + \alpha_{3z}^2 = 1 \end{cases} \Rightarrow \alpha_{3z}^2 = 1 \quad [X]$$

E DUNQUE $\alpha_{3z} = \pm 1$.

IMPONENDO CHE $\vec{n}_1 = \{\alpha_{1x}, \alpha_{1y}, \alpha_{1z}\}$, $\vec{n}_2 = \{\alpha_{2x}, \alpha_{2y}, \alpha_{2z}\}$ E $\vec{n}_3 = \{\alpha_{3x}, \alpha_{3y}, \alpha_{3z}\}$

FERMINO UNA TERNA DESTRA, $\vec{n}_3 = \vec{n}_1 \wedge \vec{n}_2$, SI RICONOSCE CHE NELLA [X] SI

DEVE PRENDERE IL SEGNO \oplus . DUNQUE $\vec{n}_3 = \{0, 0, +1\}$, CIOÈ ORTOGONALE AL

PIANO FORMATO DAGLI ASSI x E y .

SI OSSERVI ANCHE CHE NEL SISTEMA [****] L'INCOGNITA α_{3z} NON COMPARE

(IL SUO COEFFICIENTE È NULLO) E QUESTO CONFERMA CHE α_{3z} PUÒ ASSUMERE,

(A DIFFERENZA DI α_{3x} E α_{3y} CHE DEBBERO ESSERE NULLI PER SODDISFARE IL

SISTEMA [****]) QUALSIASI VALORE.

LA CONDIZIONE $|\vec{n}_3| = 1$ FISSA POI IL VALORE $\alpha_{3z}^2 = 1$.