

Titolo:

Momenti del 2° ordine

- Momenti d'inerzia (rispetto ad una retta)

$$I_{xx} = \int_A y^2 dA \quad I_{yy} = \int_A x^2 dA \quad [m^4]$$

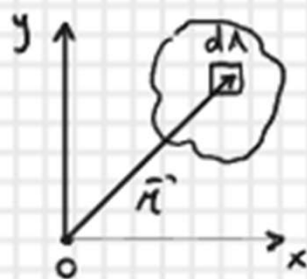
Momento d'inerzia positivo

- Momento centrifugo (rispetto a 2 rette)

$$I_{xy} = \int_A xy dA$$

positivo, negativo e nullo

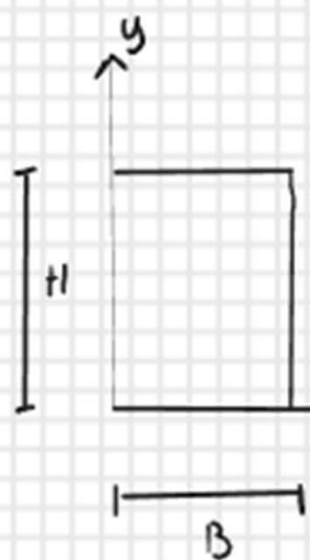
- Momento polare (rispetto ad un punto)



$$I_p = \int_A r^2 dA = \int_A (x^2 + y^2) dA = \int_A x^2 dA + \int_A y^2 dA$$

$$r^2 = x^2 + y^2$$

$$I_p = I_{xx} + I_{yy}$$

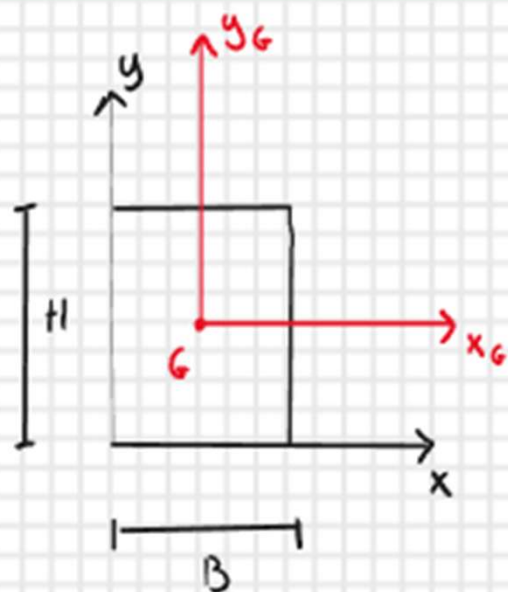


$$I_{xx} = \int_A y^2 dA = \int_0^H y^2 B dy = B \left. \frac{y^3}{3} \right|_0^H = \frac{BH^3}{3}$$

$$I_{yy} = \frac{HB^3}{3}$$

$$I_{xy} = \int_A xy dA = \int_0^B x \left(\int_0^H y dy \right) dx = \int_0^B x \frac{H^2}{2} dx = \frac{B^2 H^2}{4}$$

Titolo:



$$I_{xx}^G = \int_A y^2 dA = \int_{-\frac{H}{2}}^{\frac{H}{2}} y^2 B dy = B \left[\frac{y^3}{3} \right]_{-\frac{H}{2}}^{\frac{H}{2}} = \frac{BH^3}{12}$$

$$\bullet I_{xx}^G = \frac{BH^3}{12}$$

$$\bullet I_{yy}^G = \int_A x^2 dA \Rightarrow I_{yy}^G = \frac{HB^3}{12}$$

$$I_{xy}^G = \int_A xy dA = \int_{-\frac{B}{2}}^{\frac{B}{2}} x \left(\int_{-\frac{H}{2}}^{\frac{H}{2}} y dy \right) dx = 0$$

$\underbrace{\int_{-\frac{H}{2}}^{\frac{H}{2}} y dy}_{S_x = \int y dA} = 0$

Momento statico rispetto ad un asse baricentrico è nullo

$$\bullet \int_{-\frac{H}{2}}^{\frac{H}{2}} y dy = \left[\frac{y^2}{2} \right]_{-\frac{H}{2}}^{\frac{H}{2}} = 0$$

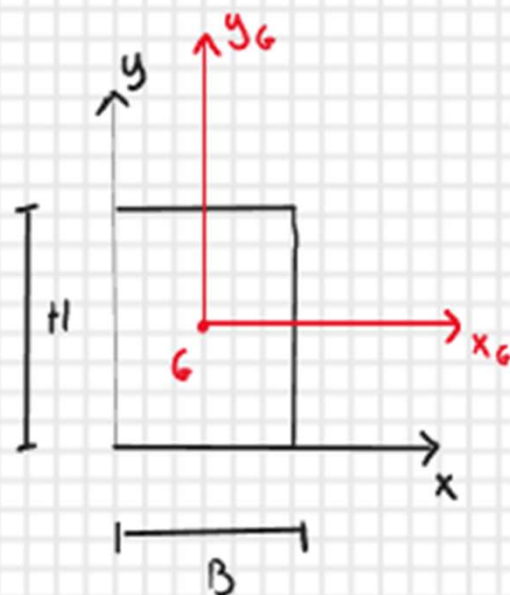
Per sezioni con asse di simmetria il momento centrifugo baricentrico $I_{xy}^G = 0$



$$I_{xy}^G = 0$$

Basta che una delle due rette sia un asse di simmetria

Titolo:



$$\bullet I_{xx} = \frac{BH^3}{3} \quad I_{yy} = \frac{HB^3}{3} \quad I_{xy} = \frac{B^2H^2}{4}$$

$$\bullet I_{xx}^G = \frac{BH^3}{12} \quad I_{yy}^G = \frac{HB^3}{12} \quad I_{xy}^G = 0$$

Teorema di trasposizione (Huygens - Steiner)



$I_{xx}^G \Rightarrow \text{Noto}$

$$I_{xx} = I_{xx}^G + A \cdot d_x^2$$

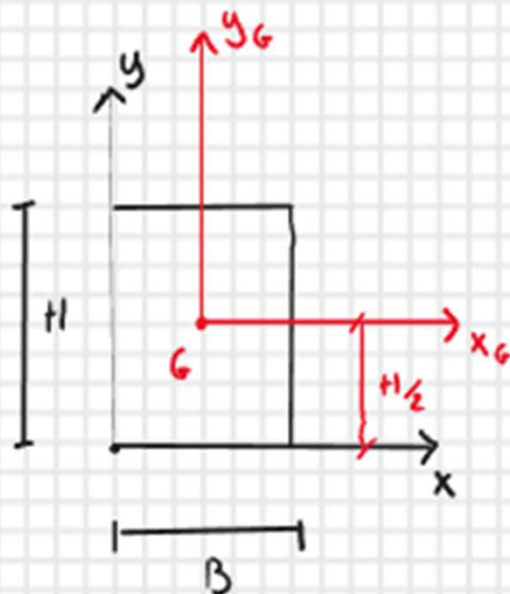
$$\bullet I_{xx} = I_{xx}^G + A d_x^2$$

$$\bullet I_{yy} = I_{yy}^G + A d_y^2$$

$$\bullet I_{xy} = I_{xy}^G + A d_x d_y$$

$\bullet \bullet$

Verifica sul rettangolo



$$I_{xx}^G = \frac{BH^3}{12} \quad I_{yy}^G = \frac{HB^3}{12} \quad I_{xy}^G = 0$$

Applico le $\bullet \bullet$

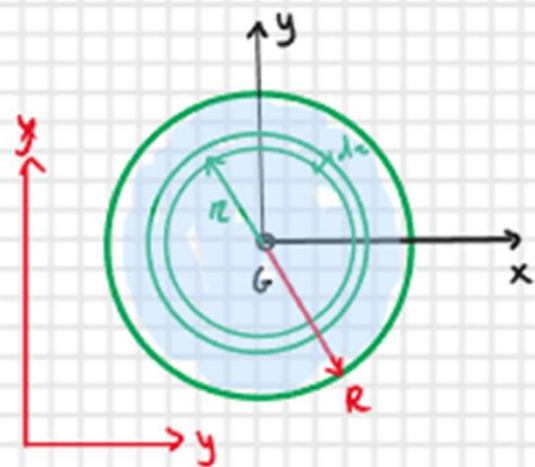
$$I_{xx} = \frac{BH^3}{12} + (BH) \cdot \left(\frac{H}{2}\right)^2 = \frac{BH^3}{3}$$

$I_{xx}^G + A \cdot d_x^2$

$$I_{xy} = 0 + (BH) \left(\frac{H}{2}\right) \left(\frac{B}{2}\right) = \frac{B^2H^2}{4}$$

Titolo

Momento d'inerzia per una sezione circolare



$$dA = 2\pi r \cdot dr$$

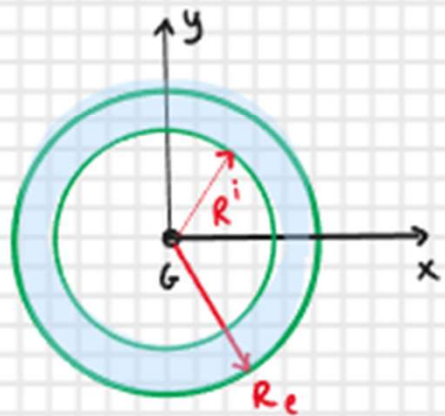
$$I_p = \int_A r^2 dA = \int_0^R r^2 2\pi r dr \\ = 2\pi \frac{r^4}{4} \Big|_0^R = \frac{\pi R^4}{2} = I_p$$

$$I_p = I_{xx} + I_{yy} \longrightarrow I_p = 2 I_{xx} \\ \text{cerchio } I_{xx} = I_{yy}$$

$$I_{xx} = I_{yy} = I_p/2 = \frac{\pi R^4}{4}$$

$$I_{xy} = 0 \text{ nullo} \quad I_{xy} \neq 0$$

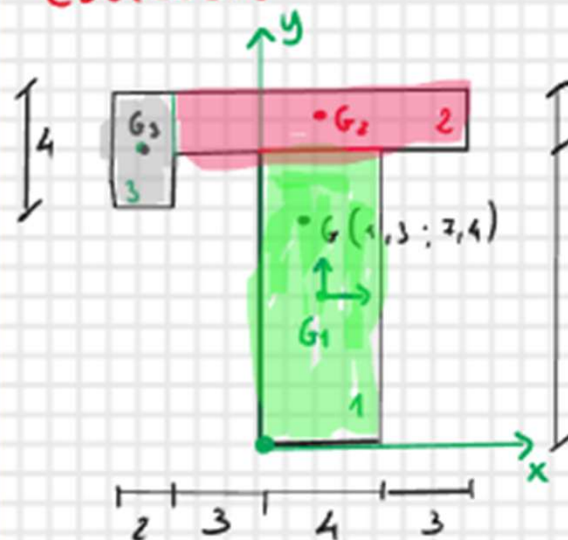
Momento d'inerzia corona circolare



$$I_{xx} = I_{yy} = \frac{\pi}{4} R_e^4 - \frac{\pi}{4} R_i^4 = \frac{\pi}{4} (R_e^4 - R_i^4)$$

Titolo

Esercizio



	A_i	x_i	S_{y_i}	y_i	S_{x_i}
1)	40	2	80	3	200
2)	20	2	40	11	220
3)	8	-4	-32	10	80
	<u>68</u>		<u>88</u>		<u>500</u>
	A_{tot}		S_y^{tot}		S_x^{tot}

$$x_G = \frac{S_y^{tot}}{A_{tot}} = 1,3$$

$$y_G = \frac{S_x^{tot}}{A_{tot}} = 7,4$$

- Momenti d'inerzia baricentrici dei singoli rettangoli

Rettangolo 1 G_1

$$I_{xx}^{G_1} = \frac{BH^3}{12} = \frac{4 \cdot 10^3}{12} = 333$$

$$I_{yy}^{G_1} = \frac{HB^3}{12} = \frac{10 \cdot 4^3}{12} = 53,3$$

$$I_{xy}^{G_1} = 0$$

Rettangolo 2 G_2

$$I_{xx}^{G_2} = \frac{10 \cdot 2^3}{12} = 6,6$$

$$I_{yy}^{G_2} = \frac{2 \cdot 10^3}{12} = 166,6$$

$$I_{xy}^{G_2} = 0$$

Rettangolo 3 G_3

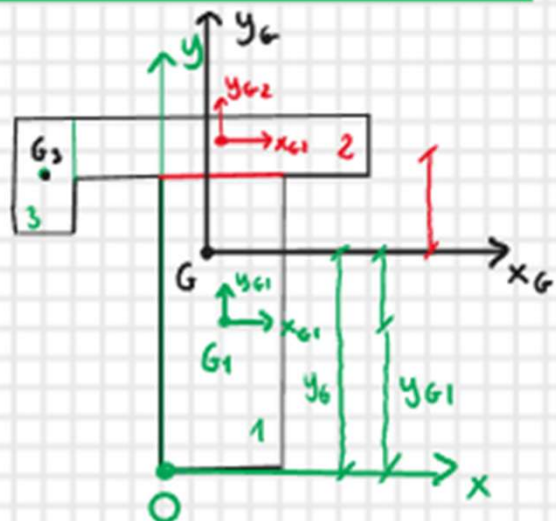
$$I_{xx}^{G_3} = \frac{2 \cdot 4^3}{12} = 10,6$$

$$I_{yy}^{G_3} = \frac{4 \cdot 2^3}{12} = 2,66$$

$$I_{xy}^{G_3} = 0$$

- Momenti d'inerzia dell'intera figura rispetto a $G(x_G, y_G) \rightarrow G(1,3; 7,4)$

Titolo:



Usiamo:

- $I_{xx} = I_{xx}^G + A d_x^2$
- $I_{yy} = I_{yy}^G + A d_y^2$
- $I_{xy} = I_{xy}^G + A d_x d_y$

$$1) I_{xx}^{tot} = I_{xx}^{G1} + A_1 (y_{G1} - y_G)^2 + I_{xx}^{G2} + A_2 (y_{G2} - y_G)^2 + I_{xx}^{G3} + A_3 (y_{G3} - y_G)^2$$

$$I_{xx}^{tot} = 333 + 40(5 - 7,4)^2 + 6,6 + 20(11 - 7,4)^2 + 10,6 + 8(10 - 7,4)^2 = 894,15$$

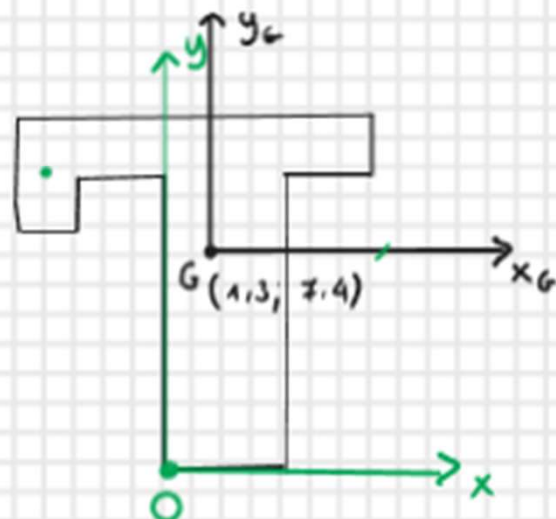
$$2) I_{yy}^{tot} = I_{yy}^{G1} + A_1 (x_{G1} - x_G)^2 + I_{yy}^{G2} + A_2 (x_{G2} - x_G)^2 + I_{yy}^{G3} + A_3 (x_{G3} - x_G)^2$$

$$I_{yy}^{tot} = 476,62$$

$$3) I_{xy}^{tot} = \overset{=0}{I_{xy}^{G1}} + A_1 (x_{G1} - x_G)(y_{G1} - y_G) + \overset{=0}{I_{xy}^{G2}} + A_2 (x_{G2} - x_G)(y_{G2} - y_G) + \overset{=0}{I_{xy}^{G3}} + A_3 (x_{G3} - x_G)(y_{G3} - y_G)$$

$$I_{xy}^{tot} = 0 + 40(2 - 1,3)(5 - 7,4) + 0 + 20(2 - 1,3)(11 - 7,4) + 0 + 8(-4 - 1,3)(10 - 7,4)$$

$$I_{xy}^{tot} = -127,6$$



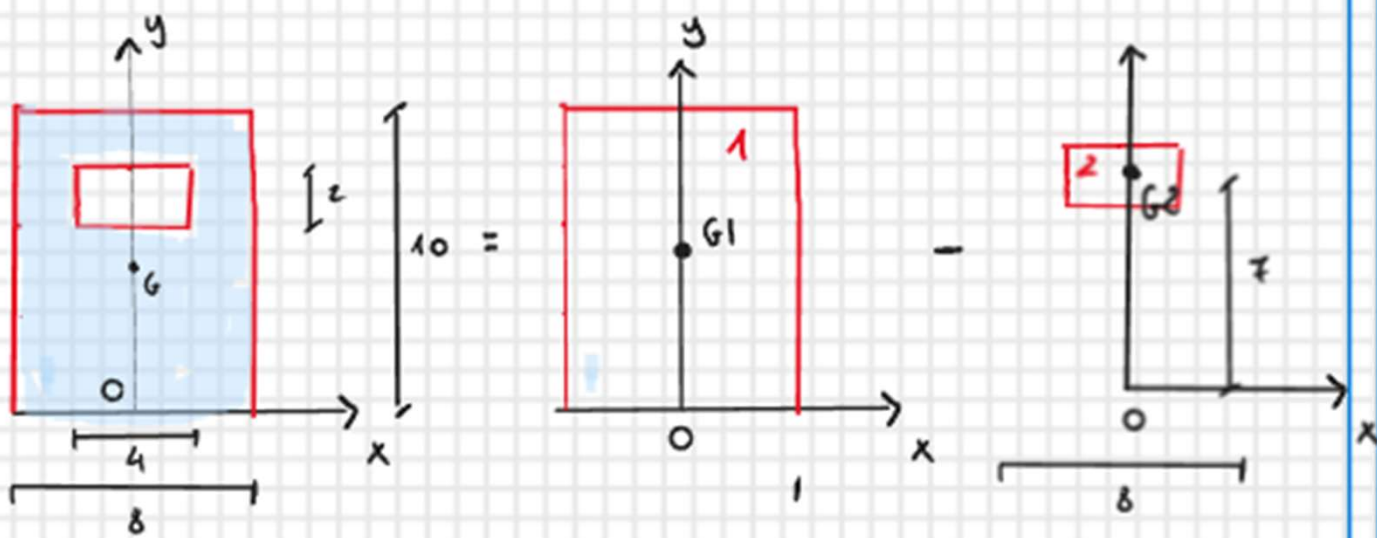
$$I_{xx}^G = 894,15$$

$$I_{yy}^G = 476,62$$

$$I_{xy}^G = -127,6$$

Titolo:

Esempio sezione cava



$$S_x^{tot} = (8 \times 10) \cdot 5 - (2 \times 4) \cdot 7 = 344 \quad A^{tot} = 80 - 8 = 72$$

S_x^1

S_x^2

$$x_G = 0$$

$$y_G = \frac{S_x^{tot}}{A^{tot}} = \frac{344}{72} = 4,77$$

$$G(0; 4,77)$$

$$I_{xx}^{G1} = \frac{8 \cdot 10^3}{12} = 666,6$$

$$I_{xx}^{G2} = \frac{2 \cdot 4^3}{12} = 2,66$$

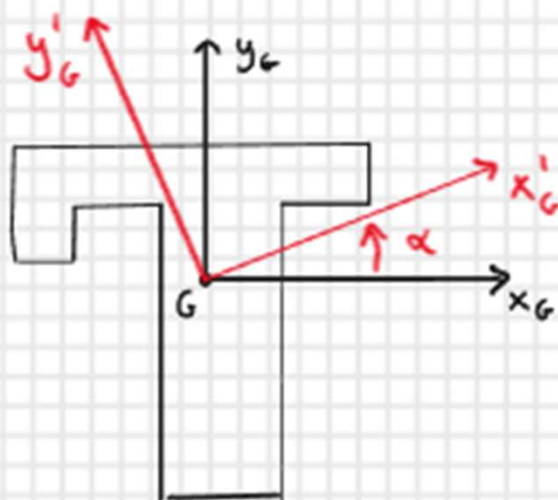
$$I_{xx}^{G^{tot}} = \underbrace{I_{xx}^{G1} + A_1(y_{G1} - y_G)^2}_1 - \underbrace{\left(I_{xx}^{G2} + A_2(y_{G2} - y_G)^2 \right)}_2 = 627,8$$

$$I_{xy}^{G^{tot}} = 0$$

$$I_{yy}^{G^{tot}} = ? = I_{yy}^{G1} - I_{yy}^{G2}$$

Titolo

Assi principali d'inertia



I valori con l'apice ' sono quelli nel riferimento ruotato

$$\alpha = 0^\circ$$

$$\alpha = 5^\circ$$

$$\alpha = 10^\circ$$

$$\alpha = 20^\circ$$

$$I_{xx}^G = 894,15$$

$$I_{yy}^G = 476,62$$

$$I_{xy}^G = -124,6$$

$$I_{xx}^{G'} = 910$$

$$I_{yy}^{G'} = 457$$

$$I_{xy}^{G'} = -89$$

$$925$$

$$445$$

$$-48,5$$

$$927$$

$$443$$

$$36$$

• Assi principali d'inertia

$$\alpha = 15,72^\circ$$

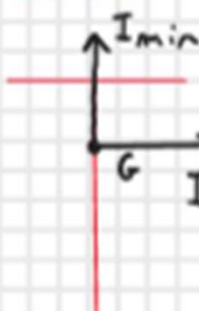
$$I_{xx}^{G'} = I_{max} = 936$$

$$I_{yy}^{G'} = I_{min} = 440$$

$$I_{xy}^{G'} = 0$$

In corrispondenza dell'angolo per il quale si annulla il momento centrifugo $I_{xy}^{G'} = 0$, i momenti assiali $I_{xx}^{G'}$ e $I_{yy}^{G'}$ assumono uno il valore massimo I_{max} e l'altro il valore minimo I_{min} (Assi principali)

Se avessimo sezione simmetrica



Momento centrifugo è nullo $I_{xy}^G = 0$

$$I_{xx}^G = I_{max}$$

$$I_{yy}^G = I_{min}$$

}

Assi principali d'inertia

Titolo:

Momenti d'inerzia al variare dell'angolo alpha

- $I_{xx}^G = \frac{I_{xx}^G + I_{yy}^G}{2} + \frac{I_{xx}^G - I_{yy}^G}{2} \cdot \cos(2\alpha) - I_{xy}^G \sin(2\alpha)$
- $I_{yy}^G = \frac{I_{xx}^G + I_{yy}^G}{2} - \frac{I_{xx}^G - I_{yy}^G}{2} \cdot \cos(2\alpha) + I_{xy}^G \sin(2\alpha)$
- $I_{xy}^G = \frac{I_{xx}^G - I_{yy}^G}{2} \sin(2\alpha) + I_{xy}^G \cos(2\alpha)$

Angolo del quale devo ruotare il sistema di riferimento iniziale affinché sia principale, per tale angolo $I_{xy}=0$

$$\alpha = \frac{1}{2} \arctg \left(- \frac{2 I_{xy}^G}{I_{xx}^G - I_{yy}^G} \right)$$

Momenti d'inerzia massimo e minimo in corrispondenza dell'angolo per il quale $I_{xy}=0$

- $I_{max} = \frac{I_{xx}^G + I_{yy}^G}{2} + \frac{1}{2} \sqrt{(I_{xx}^G - I_{yy}^G)^2 + 4 I_{xy}^G{}^2}$
- $I_{min} = \frac{I_{xx}^G + I_{yy}^G}{2} - \frac{1}{2} \sqrt{(I_{xx}^G - I_{yy}^G)^2 + 4 I_{xy}^G{}^2}$

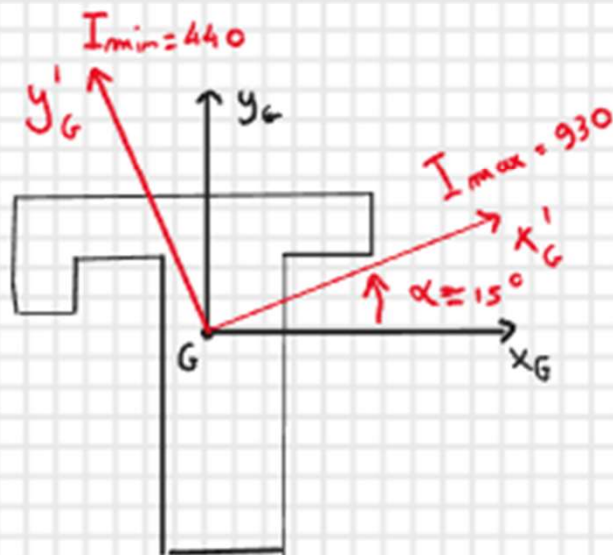
Associare gli assi ruotati (con apice ') con I_{max} e I_{min}

$$I_{xx}^G > I_{yy}^G \quad I_{xx}^G \xrightarrow{\text{yields}} I_{max} \quad e \quad I_{yy}^G \xrightarrow{\text{yields}} I_{min}$$

Attenzione agli apici

$$\text{Nel nostro esempio } I_{xx}^G = 894,15 > I_{yy}^G = 476,62 \quad I_{xx}^G \xrightarrow{\text{yields}} I_{max} = 930 \quad e \quad I_{yy}^G \xrightarrow{\text{yields}} I_{min} = 440$$

$$I_{xx}^G < I_{yy}^G \quad I_{xx}^G \xrightarrow{\text{yields}} I_{min} \quad e \quad I_{yy}^G \xrightarrow{\text{yields}} I_{max}$$



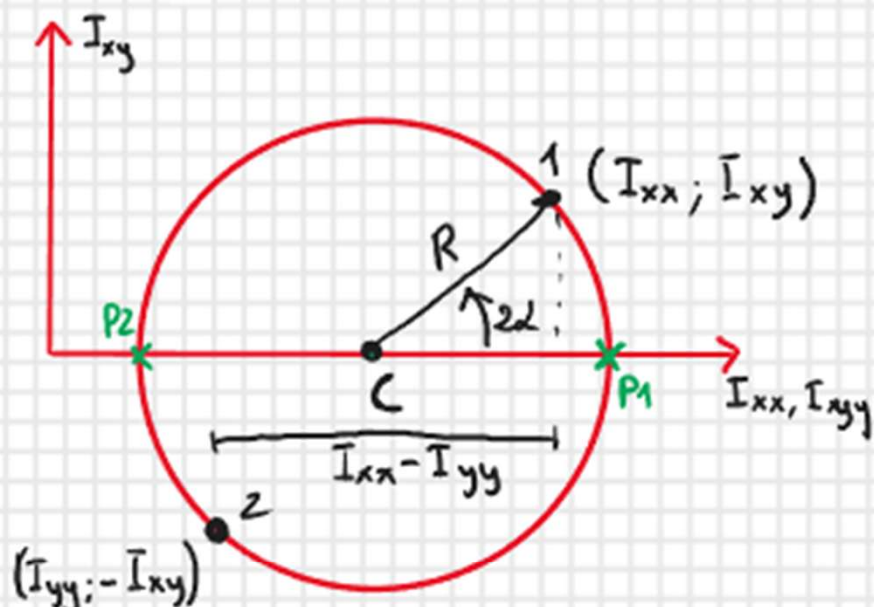
$$\alpha = 15,7^\circ$$

$\alpha > 0$ Rotazione
antioraria

Titolo:

Circolo di Mohr

I valori che possono assumere i momenti d'inerzia al variare dell'angolo α giacciono sul cerchio



$$\text{Centro } C = \frac{I_{xx} + I_{yy}}{2}$$

Triangolo rettangolo

$$R^2 = \left(\frac{I_{xx} - I_{yy}}{2} \right)^2 + I_{xy}^2$$

$$R = \sqrt{\left(\frac{I_{xx} - I_{yy}}{2} \right)^2 + I_{xy}^2}$$

$$\left(\frac{I_{xx} - I_{yy}}{2} \right) \tan 2\alpha = I_{xy}$$

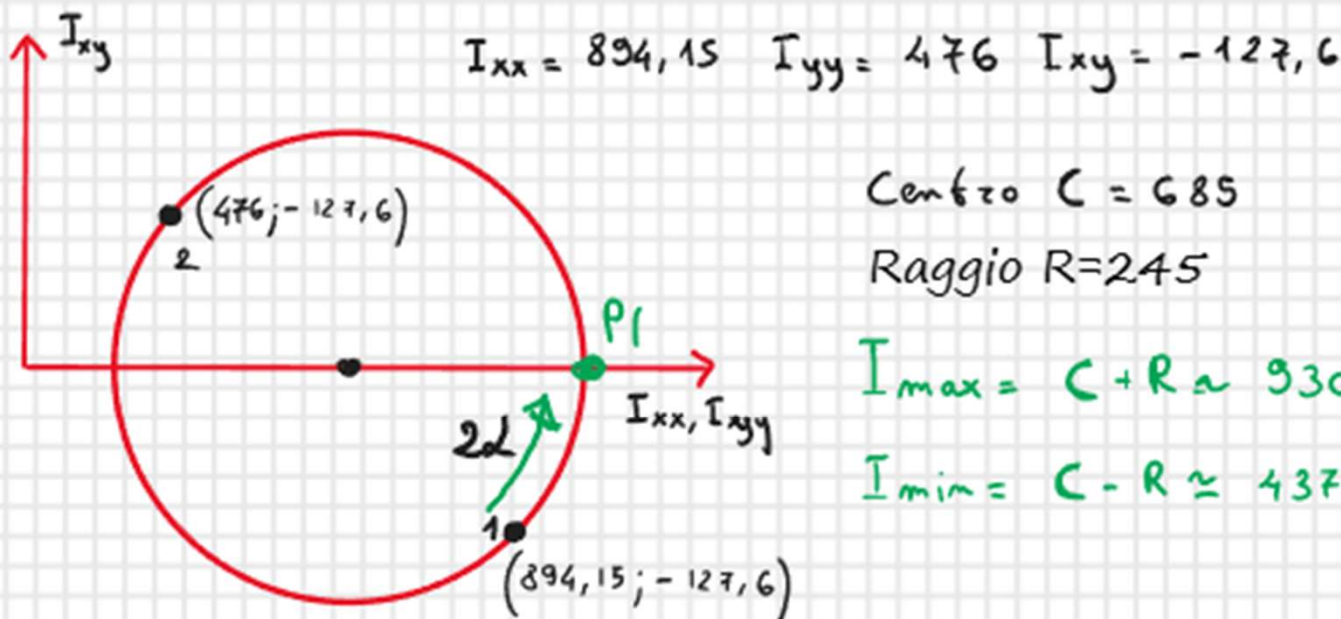
$$\alpha = \frac{1}{2} \arctan \left(\frac{I_{xy}}{I_{xx} - I_{yy}} \right)$$

α angolo di cui ruotare il sistema di riferimento affinché sia principale
(Ruoto il punto 1 fino a sovrapporsi a P1, segno - nella formula)

Coordinate P1 (I_{max}) e P2 (I_{min})

$$P_1 (C + R; 0) \rightarrow I_{max} \quad P_2 (C - R; 0) \rightarrow I_{min}$$

Nostro esempio (ometto l'apice G)



$$I_{xx} = 894,15 \quad I_{yy} = 476 \quad I_{xy} = -127,6$$

$$\text{Centro } C = 685$$

$$\text{Raggio } R = 245$$

$$I_{max} = C + R \approx 930$$

$$I_{min} = C - R \approx 437$$

Ruoto il punto 1 fino a sovrapporsi a P1 (antiorario)

Rotazione nel cerchio $2\alpha = 31,4^\circ \xrightarrow{\text{quindi}} \alpha = 15,7^\circ$ è la rotazione del sistema iniziale affinché diventi principale