



Politechnika  
Wroclawska

# Przykładowe obliczeń momentów bezwładności i dewiacji

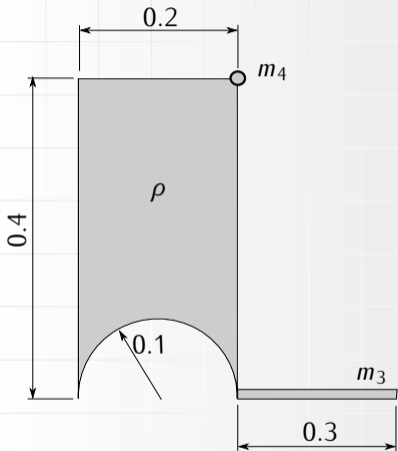
Daniel Lewandowski

19 czerwca 2020





## Treść zadania

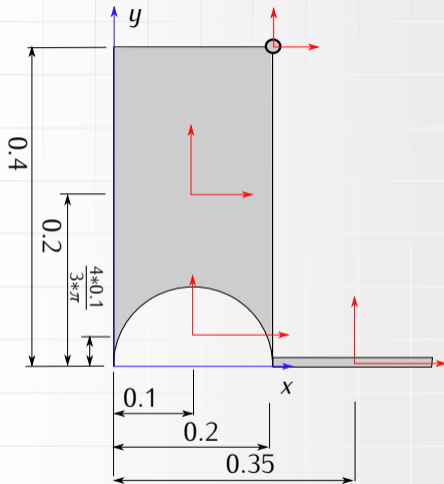


Układ ciał materialnych pokazanych na rysunku składa się z:

- ▶ płyty prostokątnej z wycięciem półkolistym (o gęstości powierzchniowej  $\rho = 300 \text{ kg/m}^2$ )
- ▶ pręta masie  $m_3 = 5 \text{ kg}$
- ▶ masy punktowej masie  $m_4 = 4 \text{ kg}$

Obliczyć główne centralne momenty bezwładności oraz pokazać ich osie. Odległości podano w metrach.

# Środki ciężkości - położenie osi centralnych - 1



W pierwszym etapie szukamy środków ciężkości. W tym celu wykorzystujemy wzory na momenty statyczne. Całkowity moment statyczny, dla całej figury liczymy jako złożenie momentów od pojedynczych brył. Płytę traktujemy jak złożenie dwóch obiektów: płytę prostokątną o dodatnim momencie oraz wycinek półkolisty o ujemnym momencie.

$$S_x = \sum S_{xi}, \quad S_y = \sum S_{yi} \quad (1)$$

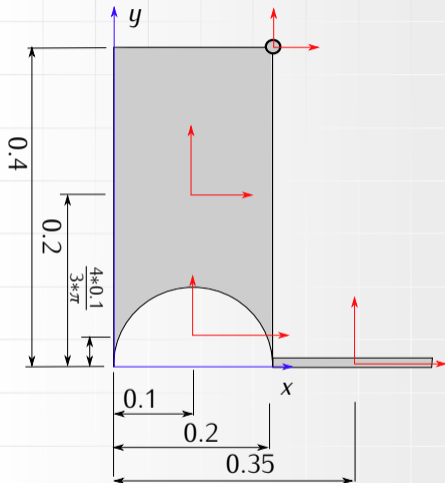
Pszczególne momenty statyczne liczymy wg. wzoru:

$$S_x = m x_c \quad (2)$$

gdzie  $m$  - oznacza masę danego ciała a  $x_c$  położenie środka ciężkości w wybranym układzie.



## Środki ciężkości - położenie osi centralnych - 2



Na rysunku zaznaczono dla każdej z figur lokalne środki ciężkości (czerwone) i ich położenie w globalnym układzie współrzędnych (niebieski). Wyrażenie na położenie środka ciężkości względem osi  $y$  przyjmuje następującą postać:

$$x_c = \frac{m_1 x_{c1} - m_2 x_{c2} + m_3 x_{c3} + m_4 x_{c4}}{m_1 - m_2 + m_3 + m_4} \quad (3)$$

a względem osi  $x$ :

$$y_c = \frac{m_1 y_{c1} - m_2 y_{c2} + m_3 y_{c3} + m_4 y_{c4}}{m_1 - m_2 + m_3 + m_4} \quad (4)$$

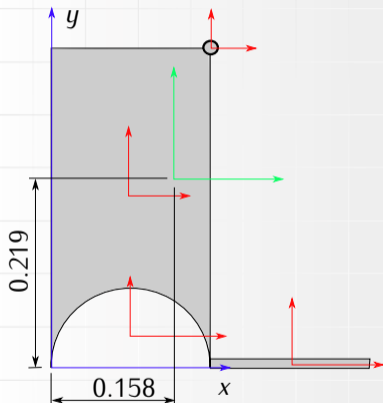
Masę płyty liczymy wykorzystując gęstość  $\rho$ :

$$m = \rho * A \quad (5)$$

gdzie:  $A$  oznacza powierzchnię.



## Środki ciężkości - położenie osi centralnych - 3



$$m1 = 0.2 * 0.4 * 300 = 24$$

$$m2 = (\pi * 0.1^2) * 0.5 * 300 = 4.71$$

$$m3 = 5$$

$$m4 = 4$$

$$yc1 = 0.2$$

$$yc2 = \frac{4}{3} * \frac{0.1}{\pi} = 0.0424413$$

$$yc3 = 0$$

$$yc4 = 0.4$$

$$xc1 = 0.1$$

$$xc2 = 0.1$$

$$xc3 = 0.35$$

$$xc4 = 0.2$$

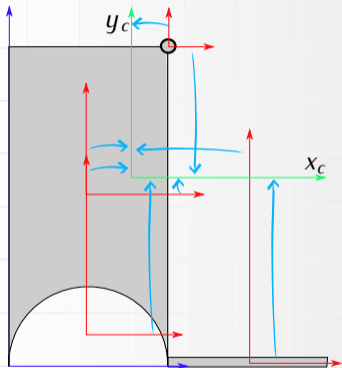
Korzystając z powyższych danych i wzorów 3 i 4  
otrzymano:

$$xc = 0.158329$$

$$yc = 0.219177$$

Osie naniesiono na rysunek (zielony kolor).

# Momenty bezwładności - 1



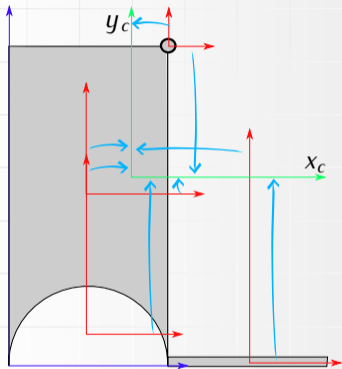
Momenty bezwładności i dewiacji, dla całego układu, wyznaczamy jako sumę momentów od poszczególnych obiektów względem nowych osi centralnych :

$$J_{xc} = \sum J_{xci}, \quad J_{yc} = \sum J_{yci}, \quad D_{xcyc} = \sum D_{xcyci} \quad (6)$$

Momenty bezwładności dla poszczególnych brył względem ich własnych centralnych osi centralnych bierzemy z tablic (np.: [https://kmim.wm.pwr.edu.pl/lewandowski/wp-content/uploads/sites/6/2015/04/tablica\\_momenty.pdf](https://kmim.wm.pwr.edu.pl/lewandowski/wp-content/uploads/sites/6/2015/04/tablica_momenty.pdf)).

Przesunięcia między centralnymi osiami lokalnymi (czerwone) i centralną osią globalną (zielona) dokonujemy z twierdzenia Steinera. Strzałki na rysunku pokazują przesunięcia.

## Momenty bezwładności - 2

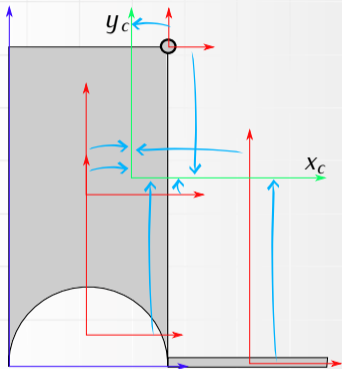


$$\begin{aligned}
 J_{xc} &= \frac{m1 \cdot 0.4^2}{12} + m1 \cdot (yc - yc1)^2 + \\
 &- \left( m2 \cdot 0.1 \cdot \left( 0.25 - \frac{16}{9 \cdot \pi^2} \right) + m2 \cdot (yc - yc2)^2 \right) + \\
 &+ 0 + m3 \cdot (yc - yc3)^2 + \\
 &+ 0 + m4 \cdot (yc - yc4)^2 = 0.519
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 J_{yc} &= \frac{m1 \cdot 0.4^2}{12} + m1 \cdot (xc - xc1)^2 + \\
 &- \left( \frac{m2 \cdot 0.1^2}{4} + m2 \cdot (xc - xc2)^2 \right) + \\
 &\frac{m3 \cdot 4}{12} + m3 \cdot (xc - xc3)^2 + \\
 &+ 0 + m4 \cdot (xc - xc4)^2 = 2.231
 \end{aligned}$$



# Momenty dewiacji - 1

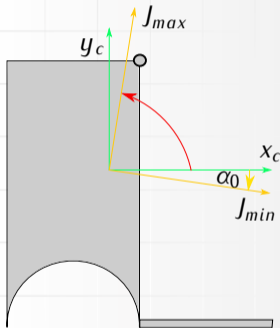


Przy obliczaniu momentu dewiacji stosujemy także tw. Steinera. Aby zachować poprawność znaków w członie przesunięcia zachowujemy kolejność  $x_c - x_{c1}$ . Odejmujemy od współrzędnej osi całości współrzędne osi danego obiektu. Dla prostokąta  $x_{c1} = 0.1$  a  $x_c = 0.158$  co daje przesunięcie na plusie 0.058. Jest to zgodne z naszą konwencją ponieważ przesuwany się w prawo (plus - zgodnie ze zwrotem osi x). Dla punktu materialnego będzie to przesunięcie na minus.

$$\begin{aligned} D_{x_c y_c} = & 0 + m_1 * (x_c - x_{c1}) * (y_c - y_{c1}) + \\ & -(0 + m_1 * (x_c - x_{c2}) * (y_c - y_{c2})) + \\ & 0 + m_3 * (x_c - x_{c3}) * (y_c - y_{c3}) + \\ & 0 + m_4 * (x_c - x_{c4}) * (y_c - y_{c4}) = -0.153 \end{aligned}$$



# Główne osi i momenty



Obliczenia centralnych głównych momentów bezwładności wykonujemy z gotowych wzorów na transformację obrotową:

$$J_{max} = 0.5 * ((J_{xc} + J_{yc}) + \sqrt{(J_{xc} - J_{yc})^2 + 4 * D_{xcyc}^2}) = 2.245$$

$$J_{min} = 0.5 * ((J_{xc} + J_{yc}) - \sqrt{(J_{xc} - J_{yc})^2 + 4 * D_{xcyc}^2}) = 0.506$$

$$\alpha_0 = 0.5 * \text{ArcTan} \left[ \frac{-2 * D_{xcyc}}{J_{xc} - J_{yc}} \right] = -5.071^\circ$$

Ponieważ kąt  $\alpha_0$  jest ujemny to obracamy układ w przeciwną stronę niż wyprowadzany był wzór na transformację obrotową. Która z osi jest osią maksymalnego momentu rozstrzygamy na podstawie wartości momentu dewiacji przed obróceniem układu. Ponieważ moment dewiacji był ujemny oś maksymalnego momentu tworzy z osią  $x_c$  kąt ostry - co oznaczono na rysunku czerwoną strzałką.