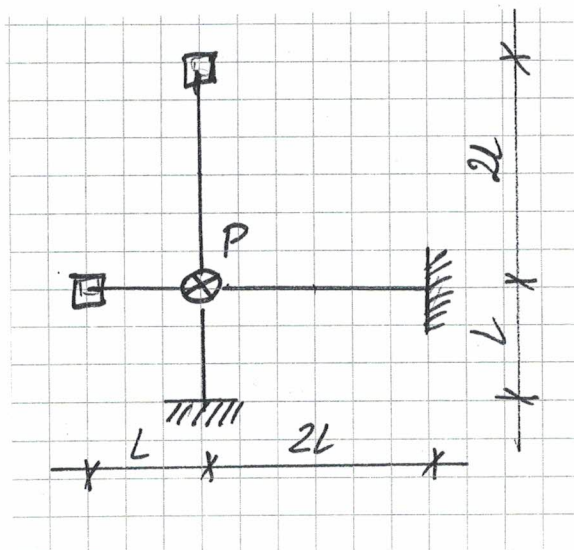


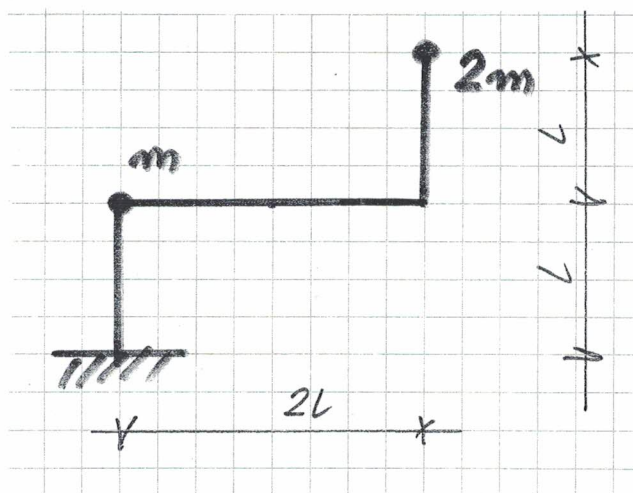
NAZWISKO Imię		
Nr albumu		Ocena z ćwiczeń projektowych
ocena zadania 1	ocena zadania 2	Ocena z egzaminu po ustnym
		Ocena łączna, data, podpis

Zadanie 1. Dany jest ruszt o węzłach sztywnych. Zapisać układ równań macierzowej metody przemieszczeń

Przyjąć $GC=EJ$.



Zadanie 2. Dany jest nieważki ruszt o węzłach sztywnych. Przyjąć $GC=EJ$. Masa jest skupiona w węzłach jak na rysunku. Znaleźć postacie drgań własnych i częstości drgań własnych.



Zadanie 1

Wektor niewiadomych

$$Q = [\varphi_1 \ \varphi_2 \ \varphi_3 \ \varphi_4 \ \varphi_5 \ \varphi_6 \ w_1]$$

Względne kąty skręcenia

$$\begin{aligned} \theta_1 &= \varphi_2 - \varphi_6 & \theta_3 &= \varphi_5 - \varphi_3 \\ \theta_2 &= \varphi_6 & \theta_4 &= -\varphi_5 \end{aligned} \Rightarrow \beta$$

Kąty obrotu cięwiw

$$\psi_1 = -\frac{w_1}{2l} \quad \psi_2 = \frac{w_1}{2l} \quad \psi_3 = \frac{w_1}{l} \quad \psi_4 = -\frac{w_1}{2l}$$

lewe kąty obrotu

$$* \kappa_1 = -\varphi_5 - \psi_1 \quad * \kappa_2 = -\psi_2 \quad * \kappa_3 = \varphi_4 - \psi_4 \quad * \kappa_4 = \varphi_6 - \psi_4$$

Prawe kąty obrotu

$$\Rightarrow * \beta$$

$$\kappa_1^* = -\varphi_1 - \psi_1 \quad \kappa_2^* = -\varphi_5 - \psi_2 \quad \kappa_3^* = \varphi_6 - \psi_4 \quad \kappa_4^* = -\psi_4$$

Wektor obciążen węzłowych

$$\Rightarrow \beta^*$$

$$Q = [0 \ 0 \ 0 \ 0 \ 0 \ 0 \ 0] P^T$$

Macierze konstytutywne

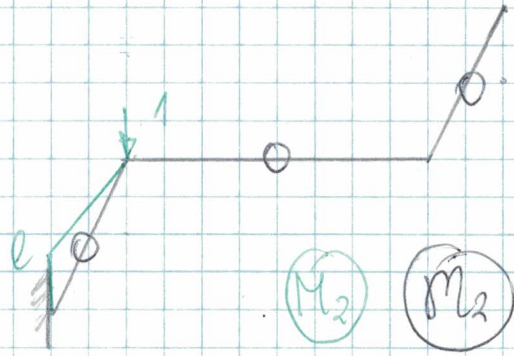
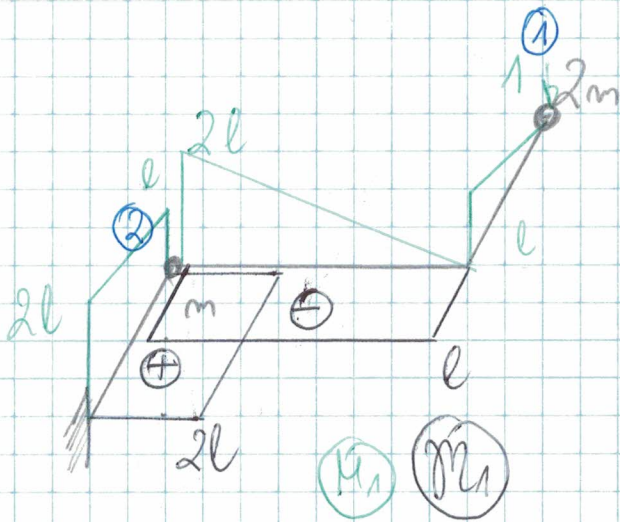
$$D = \begin{bmatrix} \frac{2EJ}{2l} & 0 & 0 & 0 \\ & \frac{2EJ}{l} & 0 & 0 \\ \text{sym.} & & \frac{2EJ}{l} & 0 \\ & & & \frac{2EJ}{2l} \end{bmatrix}$$

$$H = \begin{bmatrix} \frac{GC}{2l} & 0 & 0 & 0 \\ & \frac{GC}{l} & 0 & 0 \\ \text{sym.} & & \frac{GC}{l} & 0 \\ & & & \frac{GC}{2l} \end{bmatrix}$$

Macierz sztywności

$$K = * \beta (2 D^* \beta + D (\beta^*)) + (\beta^{*T} (D) * \beta + 2 D (\beta^*)) + (\beta^T H \beta)$$

Zadanie 2



Macierz sztywności / podatności

$$D = \begin{bmatrix} 11,333 & 0,833 \\ 0,833 & 0,333 \end{bmatrix} \frac{l^3}{EJ}$$

$$K = \begin{bmatrix} 0,108 & -0,271 \\ -0,271 & 3,680 \end{bmatrix} \frac{EJ}{l^3}$$

Macierz mas

$$M = \begin{bmatrix} 2m & 0 \\ 0 & m \end{bmatrix}$$

Zagadnienie drgań własnych

$$(K - \omega^2 M) a_1 = 0$$

$$\omega_1 = 0,209 \sqrt{\frac{EJ}{ml^3}}$$

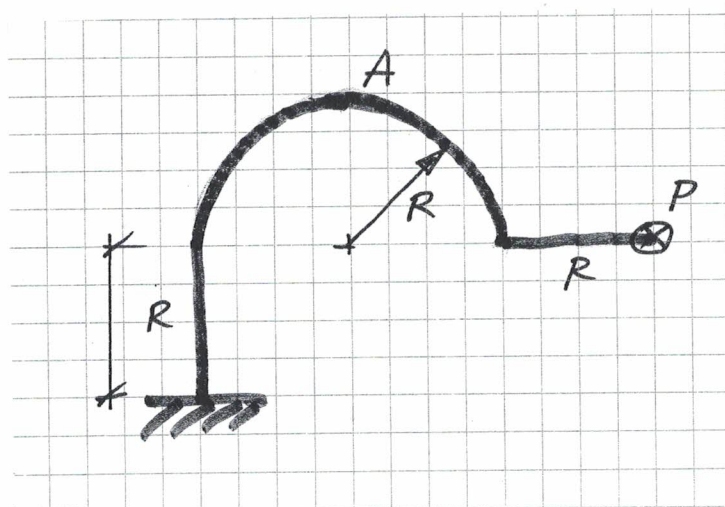
$$\omega_2 = 1,921 \sqrt{\frac{EJ}{ml^3}}$$

$$a_1 = \begin{bmatrix} \hat{a} \\ 13,417 \hat{a} \end{bmatrix}$$

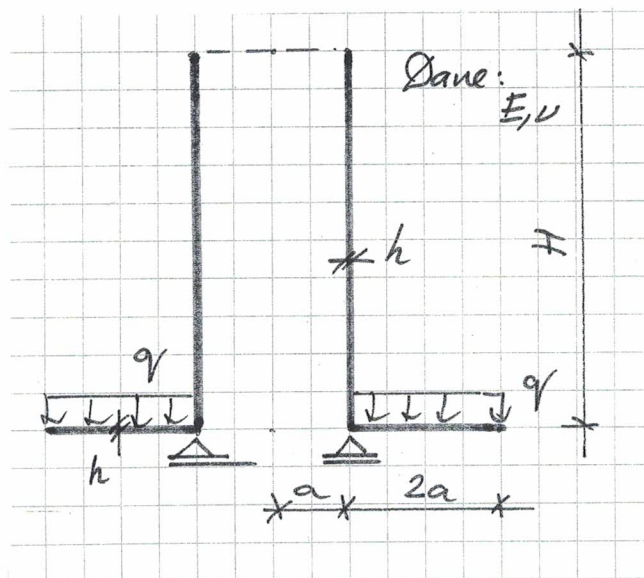
$$a_2 = \begin{bmatrix} -26,835 \hat{a} \\ \hat{a} \end{bmatrix}$$

NAZWISKO Imię		
Nr albumu		Ocena z ćwiczeń projektowych
ocena zadania 1	ocena zadania 2	Ocena z egzaminu po ustnym
		Ocena łączna, data, podpis

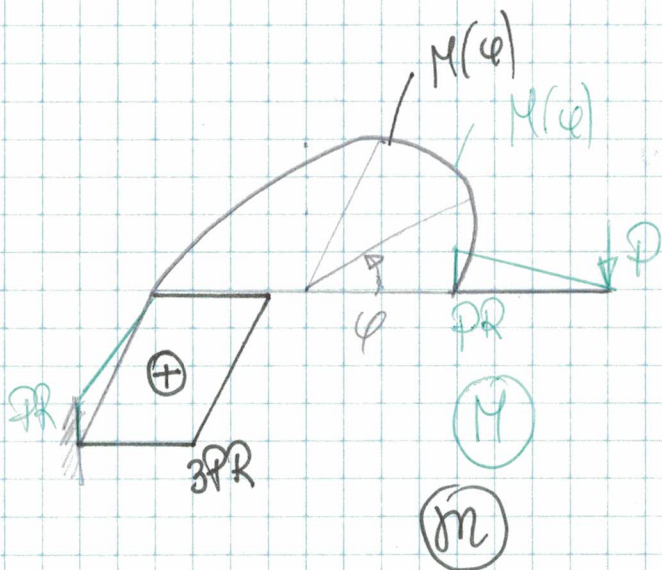
Zadanie 1. Dany jest ruszt o węzłach sztywnych. Znaleźć przemieszczenie punktu A. Przyjąć $GC=EJ$.



Zadanie 2. Dany jest zbiornik obciążony jak na rysunku. Omówić możliwie dokładnie kolejne kroki analizy statycznej

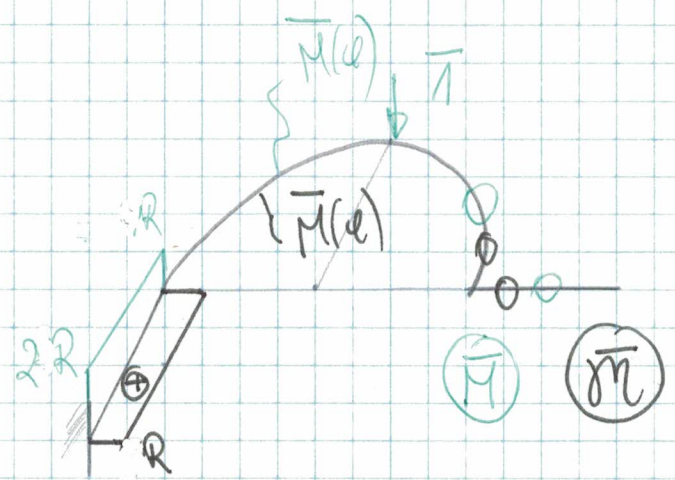


Zadanie 1



$$m(\varphi) = PR - 2PR \cos \varphi$$

$$M'(\varphi) = -2PR \sin \varphi$$



$$\bar{m}(\varphi) = R \left(1 - \cos \left(\varphi - \frac{\pi}{2} \right) \right)$$

$$\bar{M}'(\varphi) = -R \sin \left(\varphi - \frac{\pi}{2} \right)$$

$$\delta_A = \frac{1}{Eg} \left[\frac{1}{2} \cdot PR \cdot R \cdot \left(\frac{2}{3} 2R + \frac{1}{3} R \right) + \int_{\frac{\pi}{2}}^{\pi} (-2PR \sin \varphi) (-R \sin \left(\varphi - \frac{\pi}{2} \right)) R d\varphi \right]$$

$$+ \frac{1}{gc} \left[3PR \cdot R \cdot R + \int_{\frac{\pi}{2}}^{\pi} (PR - 2PR \cos \varphi) (R (1 - \cos \left(\varphi - \frac{\pi}{2} \right))) R d\varphi \right] =$$

$$= 6,404 \frac{PR^3}{Eg}$$

Zadanie 2

Równania nierozdzielności

$$\delta_{11} X_1 + \delta_{12} X_2 + \delta_{10} = 0$$

$$\delta_{21} X_1 + \delta_{22} X_2 + \delta_{20} = 0, \text{ gdzie:}$$

$$\delta_{11} = \delta_{11w} + \delta_{11p}$$

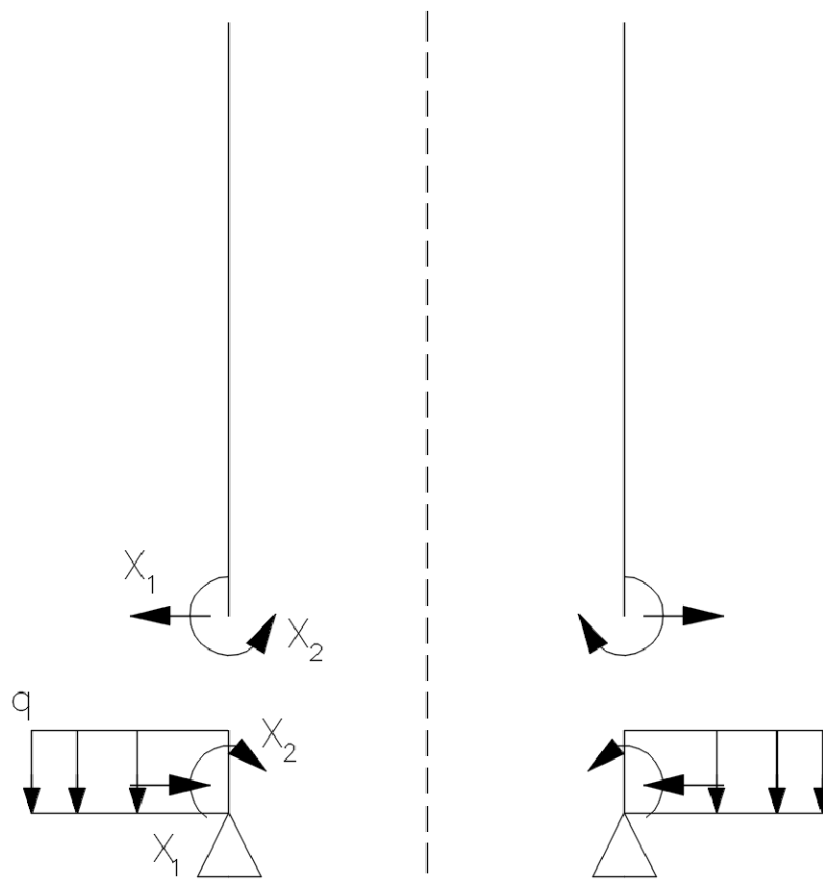
$$\delta_{12} = \delta_{12w}$$

$$\delta_{22} = \delta_{22w} + \delta_{22p}$$

$$\delta_{10} = \delta_{10p}$$

$$\delta_{20} = \delta_{20p}$$

'p' - oznacza przemieszczenia płyty, a 'w' walca.



Stan "0"

■ Płyta

Całka ogólna równania różniczkowego ugięcia płyty (R- zewnętrzny promień płyty pierścieniowej) i zależności między ugięciem, a: kątem obrotu przekrojów, siłami wewnętrznymi.

$$w = C_4 + C_2 \rho^2 + \frac{q R^4 \rho^4}{64 D} + C_3 \text{Log}[\rho] + C_1 \rho^2 \text{Log}[\rho]$$

$$\varphi = \frac{1}{R} \frac{dw}{d\rho} = \frac{\frac{C_3}{\rho} + C_1 \rho + 2 C_2 \rho + \frac{q R^4 \rho^3}{16 D} + 2 C_1 \rho \text{Log}[\rho]}{R}$$

$$M_2 = \frac{D}{R^2} \left(-\frac{d^2 w}{d^2 \rho} - \frac{1}{\rho} \frac{dw}{d\rho} \right) =$$

$$-\frac{16 D C_3 (-1 + \nu) + 16 D (2 C_2 (1 + \nu) + C_1 (3 + \nu)) \rho^2 + q R^4 (3 + \nu) \rho^4 + 32 D C_1 (1 + \nu) \rho^2 \text{Log}[\rho]}{16 R^2 \rho^2}$$

$$Q_2 = -\frac{D}{R^3} \frac{d}{d\rho} \left(\frac{1}{\rho} \frac{d}{d\rho} \left(\rho \frac{dw}{d\rho} \right) \right) = -\frac{4 D C_1}{R^3 \rho} - \frac{q R \rho}{2}$$

Warunki brzegowe

$$Q_2(1) = 0$$

$$M_2(1) = 0$$

$$w\left(\frac{1}{3}\right) = 0$$

$$M_2\left(\frac{1}{3}\right) = 0$$

Poszukiwane przemieszczenie.

$$\delta_{20p} = -\varphi\left(\frac{1}{3}\right) = \frac{a^3 q (4.31172 + 2.31172 \nu)}{D (-1. + \nu) (1. + \nu)}$$

Stan $X_1 = 1$

■ Walec

Rozkład sił wewnętrznych.

$$\xi = \frac{y}{a}$$

$$N_1 = 2 e^{-\lambda \xi} \lambda \text{Cos}[\lambda \xi]$$

$$Q_2 = -e^{-\lambda \xi} (\text{Cos}[\lambda \xi] - \text{Sin}[\lambda \xi])$$

$$M_2 = \frac{a e^{-\lambda \xi} \text{Sin}[\lambda \xi]}{\lambda}$$

$$M_1 = \nu M_2 = \frac{a e^{-\lambda \xi} \nu \text{Sin}[\lambda \xi]}{\lambda}$$

Rozkład przemieszczeń.

$$\chi = -\frac{2 e^{-\lambda \xi} \lambda^2 (\text{Cos}[\lambda \xi] + \text{Sin}[\lambda \xi])}{E h}$$

$$\delta = \frac{2 a e^{-\lambda \xi} \lambda \text{Cos}[\lambda \xi]}{E h}$$

Poszukiwane przemieszczenia.

$$\delta_{11w} = \frac{2 a \lambda}{E h}$$

$$\delta_{21w} = -\frac{2 \lambda^2}{E h}$$

■ Płyta

Skorzystamy z rozwiązania tarczy kołowej w PSN znanego z Teorii Sprężystości.

$$u = \frac{B}{r} + A r$$

$$\epsilon_{rr} = \frac{d u}{d r} = A - \frac{B}{r^2}$$

$$\epsilon_{\varphi\varphi} = \frac{u}{r} = A + \frac{B}{r^2}$$

$$\sigma_{rr} = \frac{E}{1 - \nu^2} (\epsilon_{rr} + \nu \epsilon_{\varphi\varphi}) = -\frac{A E}{-1 + \nu} - \frac{B E}{r^2 (1 + \nu)}$$

$$\sigma_{\varphi\varphi} = \frac{E}{1 - \nu^2} (\nu \epsilon_{rr} + \epsilon_{\varphi\varphi}) = -\frac{A E}{-1 + \nu} + \frac{B E}{r^2 (1 + \nu)}$$

Uwzględniamy warunki brzegowe.

$$\sigma_{rr}(a) = \frac{1}{h_2}, \quad \sigma_{rr}(3a) = 0$$

$$A = -\frac{1 - \nu}{8 E h}$$

$$B = -\frac{9 a^2 (1 + \nu)}{8 E h}$$

Ostatecznie.

$$u = -\frac{r (1 - \nu)}{8 E h} - \frac{9 a^2 (1 + \nu)}{8 E h r}$$

$$\delta_{11p} = -u(a) = \frac{a (5 + 4 \nu)}{4 E h}$$

Stan $X_2 = 1$

■ Walec

Rozkład sił wewnętrznych.

$$N_1 = -\frac{2 e^{-\lambda \xi} \lambda^2 (\cos[\lambda \xi] - \sin[\lambda \xi])}{a}$$

$$Q_2 = -\frac{2 e^{-\lambda \xi} \lambda \sin[\lambda \xi]}{a}$$

$$M_2 = -e^{-\lambda \xi} (\cos[\lambda \xi] + \sin[\lambda \xi])$$

$$M_1 = \nu M_2 = e^{-\lambda \xi} \nu (\cos[\lambda \xi] + \sin[\lambda \xi])$$

Rozkład przemieszczeń.

$$\delta = -\frac{2 e^{-\lambda \xi} \lambda^2 (\cos[\lambda \xi] - \sin[\lambda \xi])}{E h}$$

$$\chi = \frac{4 e^{-\lambda \xi} \lambda^3 \cos[\lambda \xi]}{E a h}$$

Poszukiwane przemieszczenia.

$$\delta_{12w} = -\frac{2\lambda^2}{Eh}$$

$$\delta_{22w} = \frac{4\lambda^3}{Eah}$$

■ Płyta

Warunki brzegowe

$$Q_2(1) = 0$$

$$M_2(1) = 0$$

$$w\left(\frac{1}{3}\right) = 0$$

$$M_2\left(\frac{1}{3}\right) = -1$$

Poszukiwane przemieszczenie.

$$\delta_{22p} = -\varphi\left(\frac{1}{3}\right) = \frac{5a + 4av}{4D - 4Dv^2}$$

Rozwiązanie układu równań

Po rozwiązaniu układu równań metody zaburzeń brzegowych otrzymujemy następujące siły wewnętrzne.

$$X_1 = \frac{E^2 h^2 \left(0 + \frac{a^3 q \lambda^2 (8.62345 + 4.62345 v)}{0. + D E h (-1. + v^2)} \right)}{4. \lambda^4 - \frac{1. (1.25 + 2. \lambda + 1. v) (E a^2 h (5. + 4. v) + D \lambda^3 (16. - 16. v^2))}{D (4. - 4. v^2)}}$$

$$X_2 = \left(1. E a^4 h q (1.25 + 2. \lambda + 1. v) (4.31172 + 2.31172 v) (4. - 4. v^2) \right) / \left((-1. + v) (1. + v) (E a^2 h (\lambda (-10. - 8. v) - 1. (2.5 + 2. v)^2) + D \lambda^3 (-20. + \lambda (-16. + 16. v^2) + v (-16. + v (20. + 16. v)))) \right)$$

Dalej przyjęto następujące dane liczbowe.

$$h \rightarrow 0.2$$

$$q \rightarrow 5000$$

$$E \rightarrow 30\,000\,000\,000$$

$$a \rightarrow 3$$

$$v \rightarrow 0.2$$

Z przyjętych danych wynikają następujące wartości sztywności płytowej i współczynnika λ .

$$D = \frac{E h^3}{12 (1 - v^2)} = 2.08333 \times 10^7$$

$$\lambda = \left(\frac{3 (1 - v^2) a^2}{h^2} \right)^{0.25} = 5.04538$$

Czyli poszukiwane siły mają następujące wartości.

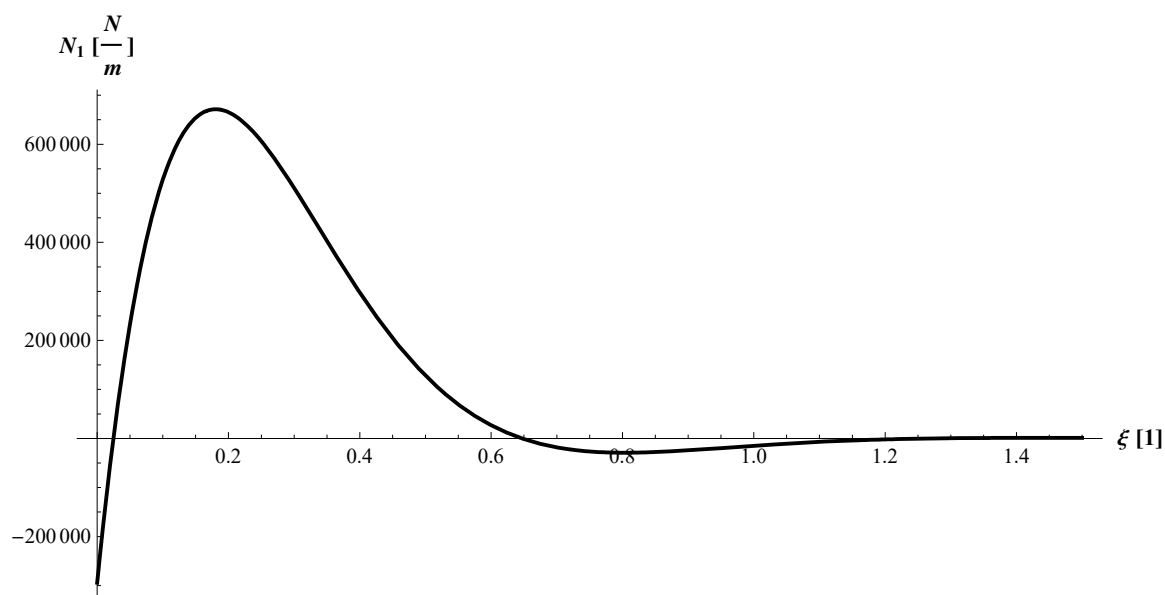
$$X_1 = 202\,885.$$

$$X_2 = 137\,971.$$

Wykresy sił wewnętrznych

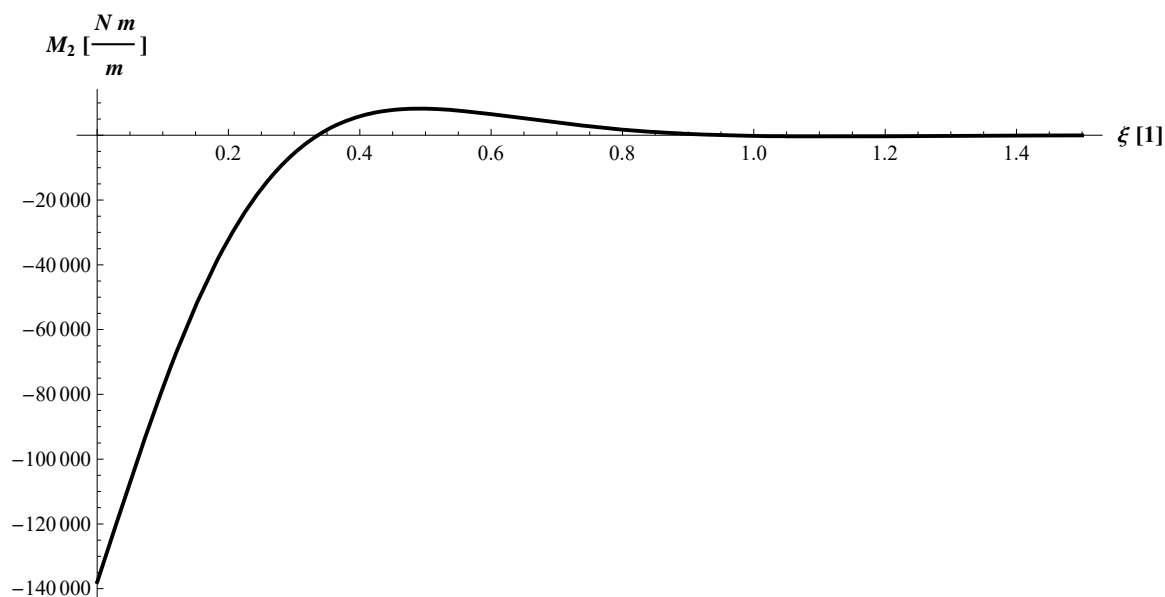
■ Siła równoleżnikowa

$$N_1 = X_1 N_1(X_1) + X_2 N_1(X_2)$$



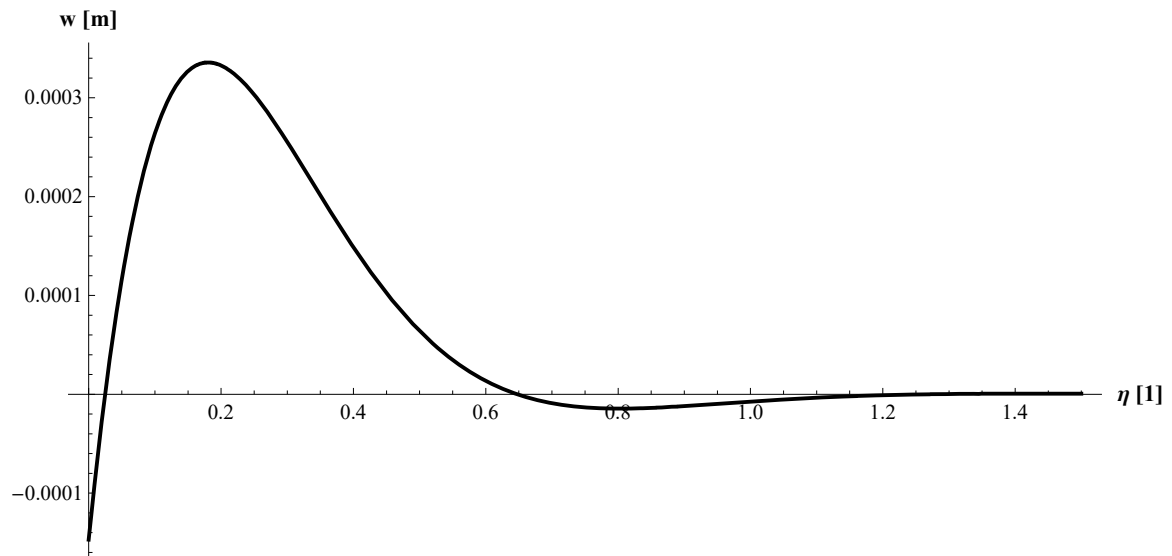
■ Moment południkowy

$$M_2 = X_1 M_2(X_1) + X_2 M_2(X_2)$$

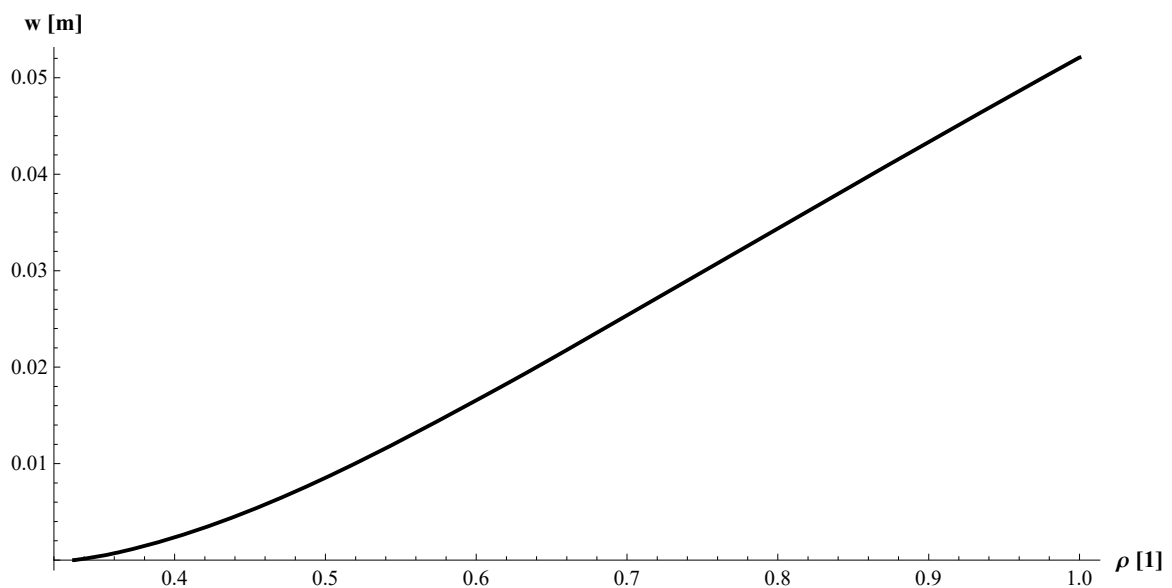


Wykres przemieszczenia normalnego

■ Walca



■ Płyty (wykres ugięcia)



Sprawdzenie zgodności przemieszczeń i kątów obrotu w miejscu połączenia płyty z walcem

■ Zgodność przemieszczeń

Walec

$$\delta_s = \delta_{10w} + X_1 \delta_{11w} + X_2 \delta_{12} = -0.000147092$$

Płyta

$$\delta_p = \delta_{10p} + \delta_{11p} X_1 = 0.000147092$$

■ Zgodność kątów obrotu

Walec

$$\chi_s = \delta_{12} X_1 + \delta_{20_s} + \delta_{22_s} X_2 = 0.00221629$$

Płyta

$$\chi_p = \delta_{20_p} + \delta_{22_p} X_2 = -0.00221629$$

UWAGA!!!

W zadaniu nie chodzi o przepisywanie wzorów z materiałów, ani doprowadzenie obliczeń do końca. Należy wykazać się: znajomością metody zaburzeń brzegowych, umiejętnością zapisywania warunków brzegowych dla płyt i tarcz kołowych oraz powłoki walcowej, umiejętnością poprawnej interpretacji “ δ ”.

Bibliografia

[1] Z.Mazurkiewicz, Cienkie powłoki sprężyste, Oficyna Wydawnicza Politechniki Warszawskiej, Warszawa 1995