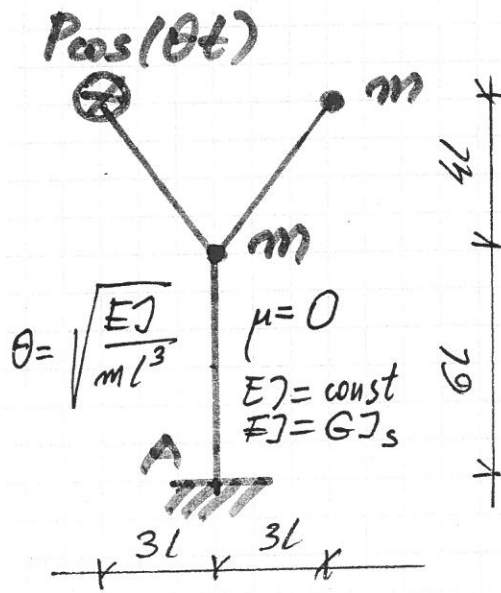


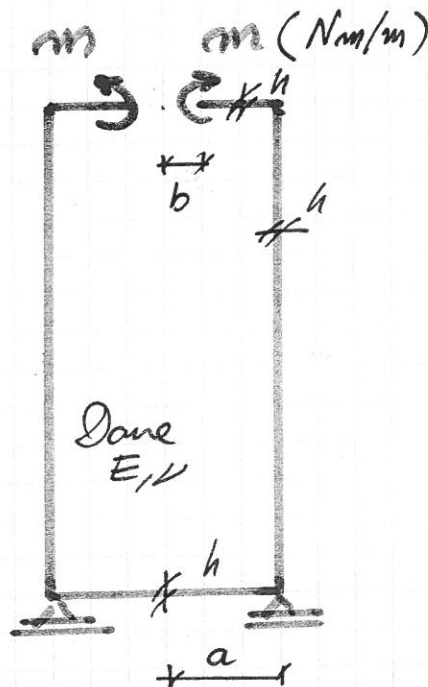
NAZWISKO Imię		
Nr albumu		Ocena z ćwiczeń projektowych
ocena zadania 1	ocena zadania 2	Ocena z egzaminu po ustnym
		Ocena łączna, data, podpis

Zadanie 1. Dany jest ruszt o węzłach sztywnych obciążony siłą harmonicznie zmienną, por. rysunek. Znaleźć amplitudę reakcji pionowej w utwierdzeniu A.

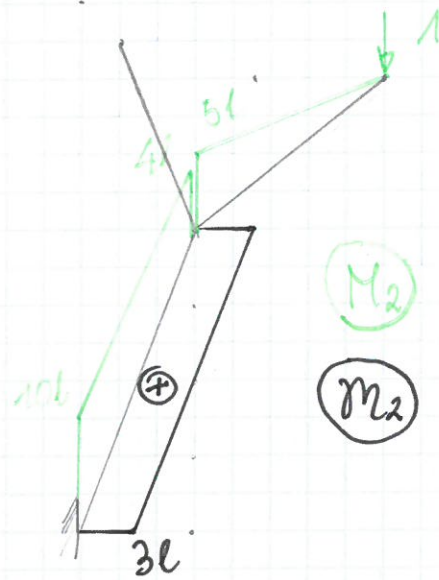
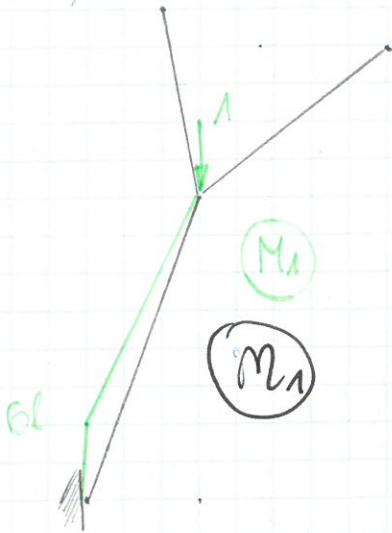
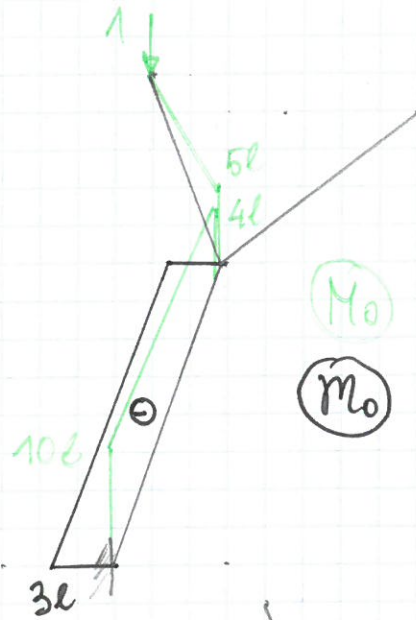
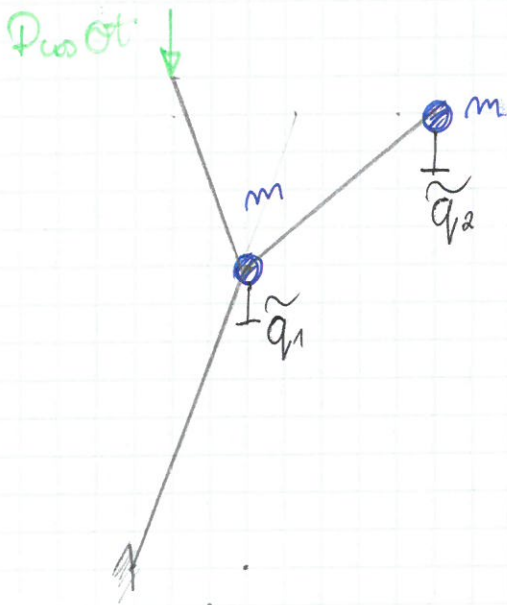


Zadanie 2.

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



ZADANIE 1



Macierz podatności

$$D = \begin{bmatrix} 72 & 144 \\ 144 & 407\frac{2}{3} \end{bmatrix} \frac{l^3}{EY}$$

Macierz sztywności

$$K = D^{-1} = \begin{bmatrix} 0,0473 & -0,0167 \\ -0,0167 & 0,00836 \end{bmatrix} \frac{EY}{l^3}$$

Wektor obciążenia zastępczych

$$D_0 = \begin{bmatrix} 144 \\ 258 \end{bmatrix} \frac{l^3}{EY}$$

$$P_2 = D^{-1} D_0 P = \begin{bmatrix} 2,501 \\ -0,251 \end{bmatrix} P$$

Macierz mas

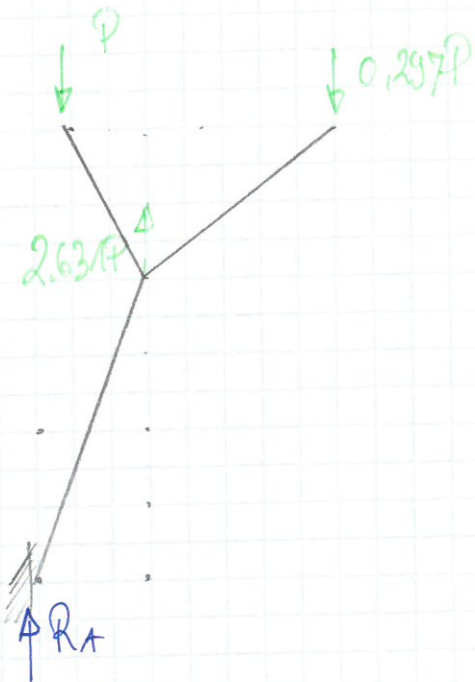
Rozwiązanie układu równań

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

$$(K - \theta^2 M) q_0 = P_2 \Rightarrow q_0 = \begin{bmatrix} -2,631 \\ 0,297 \end{bmatrix} \frac{P}{\sigma_y}$$

Wektor sił bezwładności

$$B = \theta^2 M q_0 = \begin{bmatrix} -2,631 \\ 0,297 \end{bmatrix} P$$

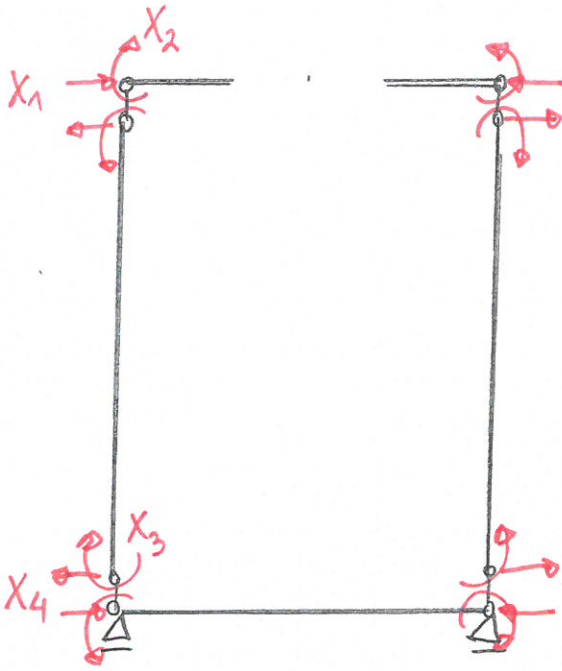


Amplituda reakcji pionowej

$$R_A = 1,334 P$$

ZADANIE 2

Układ zastępczy



Walec jest długi oraz płyta denna i powłoka są nieobciążone, więc

$$X_3 = X_4 = 0.$$

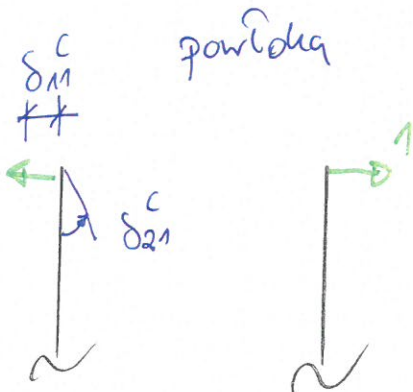
Stan $X_1 = 1$
płyta



$C = \frac{Eh}{1-\nu^2}$ - sztywność tarczowa

$$\delta_{11}^P = \frac{2a}{C(1-\nu_p^2)} \left[\frac{1}{1+\nu} + \frac{\nu_p^2}{1-\nu} \right]$$

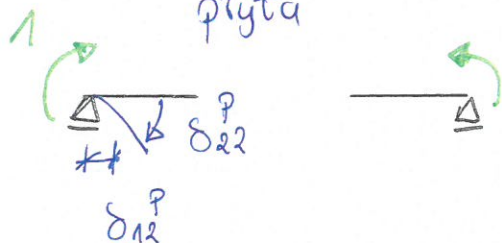
$$\nu_p = \frac{b}{a}$$



$$\delta_{11}^C = 2 \frac{a \nu}{Eh}$$

$$\delta_{21}^C = \frac{2 \nu^2}{Eh}$$

Stan $X_2 = 1$
płyta



$$\delta_{21}^P = 0$$

$$\nu = \frac{r}{a}$$

$$\nu_p = \frac{b}{a}$$

wb.

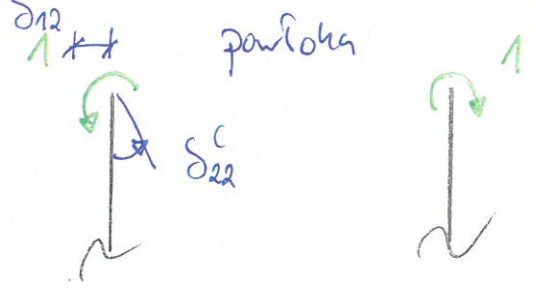
$$w(1) = 0$$

$$M(r_p) = 0$$

$$M_2(1) = 1$$

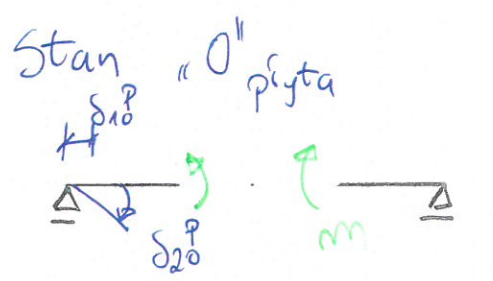
$$Q_2(r_p) = 0$$

$$\delta_{22}^P = -\varphi(1) = -\frac{dw}{dr}(1)$$



$$\delta_{12}^C = \frac{2l^2}{Eh} = \delta_{21}^C$$

$$\delta_{22}^C = \frac{4l^3}{aEh}$$



$$\delta_{10}^P = 0$$

$$\delta_{20}^P = -\varphi(1) = -\frac{dw}{dr}(1)$$

wb.

$$w(1) = 0 \quad M_2(1) = 0 \quad Q_2(r_p) = 0 \quad M_2(r_p) = m$$

Równania nierozdzielności:

$$\begin{cases} \delta_{11} X_1 + \delta_{12} X_2 + \delta_{10} = 0 \\ \delta_{21} X_1 + \delta_{22} X_2 + \delta_{20} = 0 \end{cases}$$

gdzie $\delta_{11} = \delta_{11}^C + \delta_{11}^P$ $\delta_{12} = \delta_{21} = \delta_{12}^C = \delta_{21}^C$

$$\delta_{22} = \delta_{22}^C + \delta_{22}^P \quad \delta_{10} = 0 \quad \delta_{20} = \delta_{20}^P$$

Z równań nierozdzielności obliczamy X_1 i X_2 .

Ostateczne rozkłady przemieszczeń, odkształceń i sił wewnętrznych otrzymujemy z superpozycji wszystkich stanów m.p.

$$M_2 = X_1 M_2(X_1=1) + X_2 M_2(X_2=1) + M_2^{001}$$