

Rak-54.3100 Rakenteiden mekaniikka III, 2011

Kotitehtävä 7:

Pinnan yhtälö on

$$z = \frac{x^2}{2a} + \frac{y^2}{a}.$$

Olkoon $\alpha = x$ ja $\beta = y$. (a) Konstruoi pinta (oikeakätiseen) x, y, z -koordinaatistoon, jonka z -akseli on alaspäin, piirtämällä seuraavat 6 koordinaattiviivaa $x = -a$, $x = 0$, $x = a$ ja $y = -a$, $y = 0$, $y = a$. (b) Laske mittakaavatekijät A , B ja koordinaattiviivojen välinen kulma χ , kaarevuudet $1/R_x$, $1/R_y$ ja kierevyys $1/R_{xy}$, keskikaarevuus H ja Gaussin kaarevuusmitta K sekä pääkaarevuudet $1/R_1$, $1/R_2$ ja vastaavat suunnat λ_1 , λ_2 pisteissä O: $x = 0$, $y = 0$ ja P: $x = a$, $y = a$. (c) Mikä on kuoren tyyppi pisteissä O ja P.

Osittainen vastaus:

Pisteessä P:

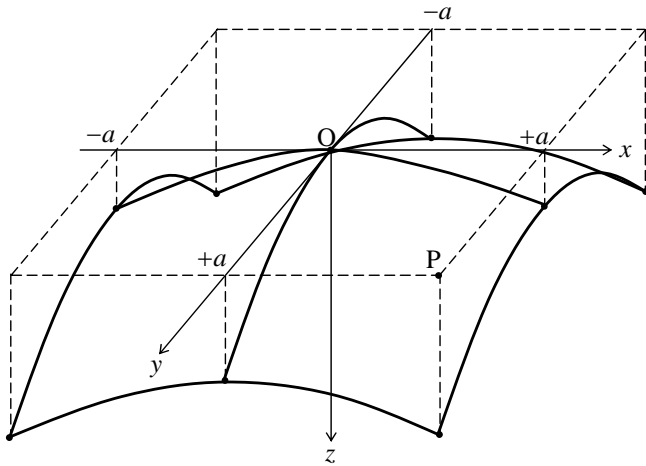
$$B = 2,236, \chi = 50,77^\circ, 1/R_y = -0,1633a,$$

$$K = 0,05556 / a^2, 1/R_2 = -0,5016/a, \chi_2 = -0,593$$

Palautus pe 4.11 klo 16.00 mennessä.

Kotitehtävä 7 ratkaisu:

(a)



(b)

Paikkavektori ja sen derivaatat:

$$\mathbf{r} = x\mathbf{i} + y\mathbf{j} + \left(\frac{x^2}{2a} + \frac{y^2}{a}\right)\mathbf{k},$$

$$\mathbf{r}_{,x} = \mathbf{i} + \frac{x}{a}\mathbf{k}, \quad \mathbf{r}_{,y} = \mathbf{j} + 2\frac{y}{a}\mathbf{k},$$

$$\mathbf{r}_{,xx} = \frac{1}{a}\mathbf{k}, \quad \mathbf{r}_{,yy} = \frac{2}{a}\mathbf{k}, \quad \mathbf{r}_{,xy} = \mathbf{0}.$$

Mittakaavatekijät ja koordinaattiviivojen välinen kulma:

$$A = |\mathbf{r}_{,x}| = \sqrt{1 + \left(\frac{x}{a}\right)^2}, \quad B = |\mathbf{r}_{,y}| = \sqrt{1 + 4\left(\frac{y}{a}\right)^2},$$

$$\cos \chi = \frac{1}{AB} \mathbf{r}_{,x} \cdot \mathbf{r}_{,y} = \frac{1}{AB} \left(\mathbf{i} + \frac{x}{a}\mathbf{k}\right) \cdot \left(\mathbf{j} + 2\frac{y}{a}\mathbf{k}\right) = \frac{2}{AB} \frac{xy}{a^2}$$

Kaarevuudet ja kierevyys:

$$\begin{aligned} \mathbf{n} &= \frac{1}{AB \sin \chi} \mathbf{r}_{,x} \times \mathbf{r}_{,y} = \frac{1}{AB \sin \chi} \left(\mathbf{i} + \frac{x}{a}\mathbf{k}\right) \times \left(\mathbf{j} + 2\frac{y}{a}\mathbf{k}\right) \\ &= \frac{1}{AB \sin \chi} \left(\mathbf{i} \times \mathbf{j} + 2\frac{y}{a} \mathbf{i} \times \mathbf{k} + \frac{x}{a} \mathbf{k} \times \mathbf{j} + 2\frac{xy}{a^2} \mathbf{k} \times \mathbf{k}\right) \\ &= \frac{1}{AB \sin \chi} \left(-\frac{x}{a}\mathbf{i} - 2\frac{y}{a}\mathbf{j} + \mathbf{k}\right). \end{aligned}$$

$$\frac{1}{R_x} = -\frac{1}{A^2} \mathbf{n} \cdot \mathbf{r}_{,xx} = -\frac{1}{A^2} \frac{1}{AB \sin \chi} \left(-\frac{x}{a}\mathbf{i} - 2\frac{y}{a}\mathbf{j} + \mathbf{k}\right) \cdot \frac{1}{a}\mathbf{k} = -\frac{1}{A^3 B \sin \chi} \frac{1}{a},$$

$$\frac{1}{R_y} = -\frac{1}{B^2} \mathbf{n} \cdot \mathbf{r}_{,yy} = -\frac{1}{B^2} \frac{1}{AB \sin \chi} \left(-\frac{x}{a}\mathbf{i} - 2\frac{y}{a}\mathbf{j} + \mathbf{k}\right) \cdot \frac{2}{a}\mathbf{k} = -\frac{1}{AB^3 \sin \chi} \frac{2}{a},$$

$$\frac{1}{R_{xy}} = \frac{1}{AB} \mathbf{n} \cdot \mathbf{r}_{,xy} = \frac{1}{AB} \frac{1}{AB \sin \chi} = 0.$$

Keskikaarevuus ja Gaussin kaarevuusmitta:

$$H = \frac{1}{2} \frac{1}{\sin^2 \chi} \left(\frac{1}{R_x} + \frac{1}{R_y} + 2\frac{\cos \chi}{R_{xy}}\right)$$

$$K = \frac{1}{\sin^2 \chi} \left(\frac{1}{R_x R_y} - \frac{1}{R_{xy}^2}\right)$$

Pääkaarevuudet $1/R_1$, $1/R_2$ ja vastaavat suunnat λ_1 , λ_2 :

$$\frac{1}{R_1} = H + \sqrt{H^2 - K}, \quad \frac{1}{R_2} = H - \sqrt{H^2 - K}$$

$$\lambda_i = \frac{A}{B} \frac{\frac{1}{R_{xy}} + \frac{\cos \chi}{R_i}}{\frac{1}{R_y} - \frac{1}{R_i}} = \frac{A}{B} \frac{\cos \chi}{\frac{R_i}{R_y} - 1}$$

Laskelma:

Piste	x	y	A	B	$\cos \chi$	χ	$1/R_x$	$1/R_y$	$1/R_{xy}$
O	0	0	1	1	0	90°	$-\frac{1}{a}$	$-\frac{2}{a}$	0
P	a	a	1,4142	2,2361	0,63246	$50,77^\circ$	$-\frac{0,2041}{a}$	$-\frac{0,1633}{a}$	0

Piste	H	K	$1/R_1$	$1/R_2$	λ_1	λ_2
O	$-\frac{3}{2a}$	$\frac{2}{a^2}$	$-\frac{1}{a}$	$-\frac{2}{a}$	0	∞
P	$-\frac{0,3062}{a}$	$\frac{0,05556}{a^2}$	$-\frac{0,1108}{a}$	$-\frac{0,5016}{a}$	0,843	-0,593

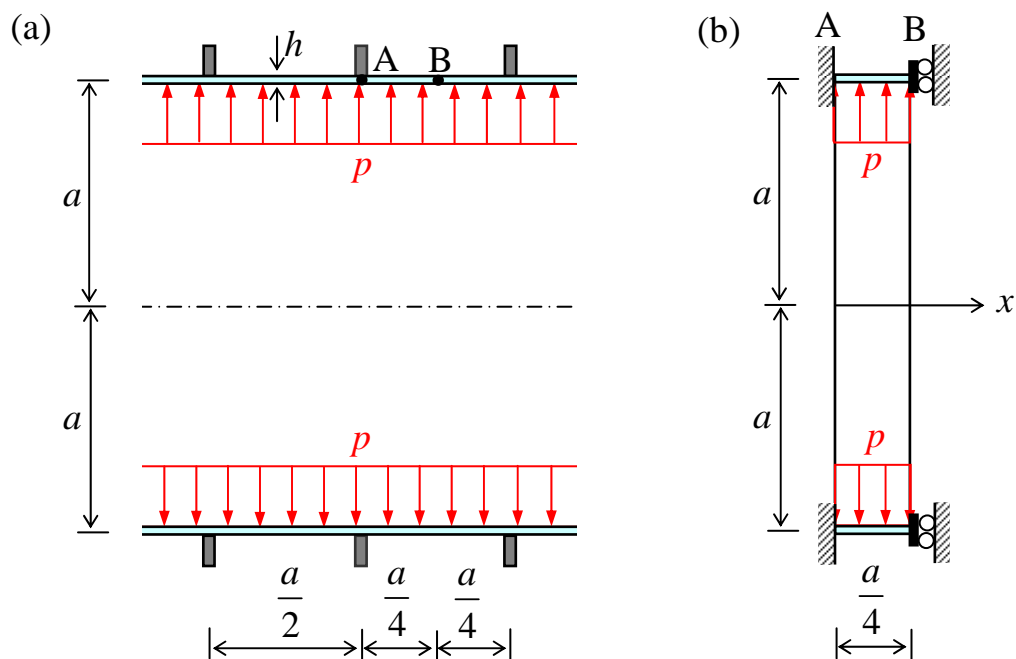
(c) Kuori on elliptinen.

Rak-54.3100 Rakenteiden mekaniikka III, 2011

Kotitehtävä 8:

Ympyrälieriön muotoinen säiliö (kuva a), jota kuormittaa tasan jakautunut paine p , on jäykistetty tasavälein sijoitetuilla jäykistysrenkailla. Renkaiden jäykkyys on niin suuri, että lieriön taipuma voidaan niiden kohdalla otaksua nolllaksi. Näin säiliön analysointi voidaan suorittaa käyttäen äärellisen sylinterikuoren teoriaa ja kuvan b mukaista laskentamallia. Kuoren kimmomoduuli on E , Poissonin vakio $\nu = 0,3$, säde on a ja paksuus $h = 0,05a$. Määritä kuoren taivutusmomentin M_x arvot jäykistysrenkaan kohdalla (piste A) ja kahden renkaan keskivälillä (piste B). Määritä myös jäykistysrenkaan ja lieriön välisen kosketusvoiman (pituusyksikköä kohti) suuruus. Otaksutaan, että aksiaalinen normaalivoima $N_x = 0$.

Vastaus: $M_{xA} = -14,25 \cdot 10^{-3} pa^2$, $M_{xB} = 6,45 \cdot 10^{-3} pa^2$, $P_{\text{kosk}} = 0,377 pa$.



Palautus pe 11.11 klo 16.00 mennessä.

Rak-54.3100 Rakenteiden mekaniikka III, 2011

Kotitehtävän 8 ratkaisu:

Vaimennusluku:

$$\beta = \sqrt[4]{\frac{3(1-\nu^2)}{h^2 a^2}} = \sqrt[4]{\frac{3(1-0,3^2)}{(0,05a)^2 a^2}} = 5,748515 \frac{1}{a}, \quad \beta L = 1,437129 < 5$$

Y-funktioiden arvot $\bar{Y}_i = Y_i(\beta L)$:

$$\bar{Y}_1 = 0,296275, \quad \bar{Y}_2 = 1,233938, \quad \bar{Y}_3 = 0,983889, \quad \bar{Y}_4 = 0,484665$$

Yksityisratkaisu:

$$q_n^* = p$$

$$w_0 = \frac{a^2}{Eh} q_n^* = \frac{a^2}{E \cdot 0,05a} p = 20 \frac{pa}{E}$$

Taipuma w , kiertymä φ_x , taivutusmomentti M_x ja leikkausvoima Q_x integrointivakioiden avulla:

$$w(x) = C_1 Y_1(\beta x) + C_2 Y_2(\beta x) + C_3 Y_3(\beta x) + C_4 Y_4(\beta x) + 20 \frac{pa}{E}$$

$$\varphi_x \equiv w' = \beta [-4C_1 Y_4(\beta x) + C_2 Y_1(\beta x) + C_3 Y_2(\beta x) + C_4 Y_3(\beta x)]$$

$$M_x \equiv -Dw'' = D\beta^2 [4C_1 Y_3(\beta x) + 4C_2 Y_4(\beta x) - C_3 Y_1(\beta x) - C_4 Y_2(\beta x)]$$

$$Q_x \equiv M_x' = D\beta^3 [4C_1 Y_2(\beta x) + C_2 4Y_3(\beta x) + 4C_3 Y_4(\beta x) - C_4 Y_1(\beta x)]$$

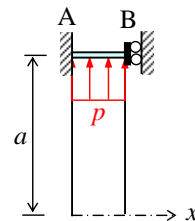
Reunaehdot:

$$w(0) \equiv C_1 + 20 \frac{pa}{E} = 0$$

$$\varphi_x(0) \equiv \beta C_2 = 0$$

$$\varphi_x(L) \equiv \beta (-4C_1 \bar{Y}_4 + C_2 \bar{Y}_1 + C_3 \bar{Y}_2 + C_4 \bar{Y}_3) = 0$$

$$Q_x(L) \equiv D\beta^3 (4C_1 \bar{Y}_2 + 4C_2 \bar{Y}_3 + 4C_3 \bar{Y}_4 - C_4 \bar{Y}_1) = 0$$



Integrointivakioiden määrittäminen:

$$C_1 = -20 \frac{pa}{E}, \quad C_2 = 0$$

$$\left. \begin{aligned} \bar{Y}_2 C_3 + \bar{Y}_3 C_4 &= -80 \bar{Y}_4 \frac{pa}{E} \\ 4\bar{Y}_4 C_3 - \bar{Y}_1 C_4 &= 80 \bar{Y}_2 C_1 \frac{pa}{E} \end{aligned} \right\} \Rightarrow \begin{bmatrix} \bar{Y}_2 & \bar{Y}_3 \\ 4\bar{Y}_4 & -\bar{Y}_1 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} C_3 \\ C_4 \end{Bmatrix} = 80 \frac{pa}{E} \begin{Bmatrix} -\bar{Y}_4 \\ \bar{Y}_2 \end{Bmatrix} \Rightarrow$$

$$\begin{Bmatrix} C_3 \\ C_4 \end{Bmatrix} = 80 \frac{pa}{E} \frac{1}{-\bar{Y}_1 \bar{Y}_2 - 4\bar{Y}_3 \bar{Y}_4} \begin{bmatrix} -\bar{Y}_1 & -\bar{Y}_3 \\ -4\bar{Y}_4 & \bar{Y}_2 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} -\bar{Y}_4 \\ \bar{Y}_2 \end{Bmatrix} = 80 \frac{pa}{E} \frac{1}{\bar{Y}_1 \bar{Y}_2 + 4\bar{Y}_3 \bar{Y}_4} \begin{Bmatrix} -Y_1 Y_4 + Y_2 Y_3 \\ -4Y_4^2 - Y_2^2 \end{Bmatrix}$$

$$C_3 = 80 \frac{-\bar{Y}_1 \bar{Y}_4 + \bar{Y}_2 \bar{Y}_3}{\bar{Y}_1 \bar{Y}_2 + 4\bar{Y}_3 \bar{Y}_4} \frac{pa}{E} = 37,6756 \frac{pa}{E}$$

$$C_4 = -80 \frac{4\bar{Y}_4^2 + \bar{Y}_2^2}{\bar{Y}_1 \bar{Y}_2 + 4\bar{Y}_3 \bar{Y}_4} \frac{pa}{E} = -86,6587 \frac{pa}{E}$$

Taivutusmomentit pisteissä A ja B:

$$\underline{\underline{M_{xA}}} = M_x(0) = -D\beta^2 C_3 = -\frac{E \cdot (0,05a)^3}{12(1-0,3^2)} \left(5,748515 \frac{1}{a}\right)^2 \cdot 37,6756 \frac{pa}{E}$$

$$= -0,01425 pa^2$$

$$\underline{\underline{M_{xB}}} = M_x(L) = D\beta^2 (4C_1 \bar{Y}_3 + 4C_2 \bar{Y}_4 - C_3 \bar{Y}_1 - C_4 \bar{Y}_2)$$

$$= \frac{E \cdot (0,05a)^3}{12(1-0,3^2)} \left(5,748515 \frac{1}{a}\right)^2 [4(-20)\bar{Y}_3 - 37,6756\bar{Y}_1 + 86,6587\bar{Y}_2] \frac{pa}{E}$$

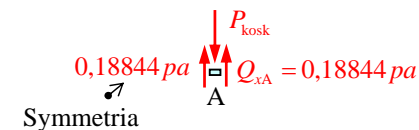
$$= 0,005965 pa^2$$

Jäykistysrenkaan ja lieriön välinen kosketusvoima:

Leikkausvoima pisteen A oikealla puolelle:

$$\underline{\underline{Q_{xA}}} \equiv Q_x(0) = -D\beta^3 C_4 = -\frac{E \cdot (0,05a)^3}{12(1-0,3^2)} \left(5,748515 \frac{1}{a}\right)^3 \cdot (-86,6587 \frac{pa}{E})$$

$$= 0,18844 pa$$

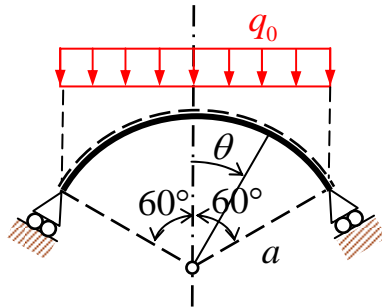


$$\uparrow 2 \cdot 0,18844 pa - P_{\text{kosk}} = 0 \Rightarrow \underline{\underline{P_{\text{kosk}} = 0,377 pa}}$$

Rak-54.3100 Rakenteiden mekaniikka III, 2011

Kotitehtävä 9:

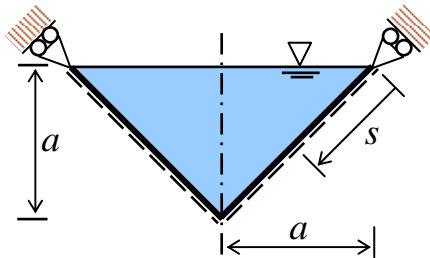
Osa (a): Oheista pallokalotin muotoista kuorta kuormittaa vaakatason pintayksikköä kohti tasan jakautunut lumikuorma q_0 . Määritä kuoren kalvovoimat $N_\theta(\theta)$ ja $N_\phi(\theta)$ sekä piirrä niiden kuvaajat kulman θ funktiona. Määritä myös kalvotilan venymä ε_ϕ ja taipuma w kuoren reunalla. Kuoren paksuus on $h = 0,05a$ ja Poissonin vakio on $\nu = 0$.



Tuloksia kuoren reunalla:

$$N_\theta(60^\circ) = -\frac{q_0 a}{2}, \quad N_\phi(60^\circ) = \frac{q_0 a}{4}, \quad \varepsilon_\phi(60^\circ) = 5 \frac{q_0}{E}, \quad w(60^\circ) = 5 \frac{q_0 a}{E}$$

Osa (b): Määritä oheisen ympyräkartion muotoisen nestesäiliön kalvovoimat $N_s(s)$ ja $N_\phi(s)$ sekä venymät ε_s , ε_ϕ , derivaatta $d\varepsilon_\phi/ds$ ja taipuma w kuoren reunalla. Nesteen tiheys on ρ , kuoren paksuus on $h = a/250$ ja Poissonin vakio on $\nu = 0,3$.



Vastaus:

$$N_s = \frac{\sqrt{3}}{6} \rho g \left(a - \frac{s}{\sqrt{2}}\right) (a + s\sqrt{2}), \quad N_\phi = \rho g s \left(a - \frac{s}{\sqrt{2}}\right), \quad \varepsilon_s(0) = \frac{250\sqrt{2}}{6} \frac{\rho g a}{E},$$

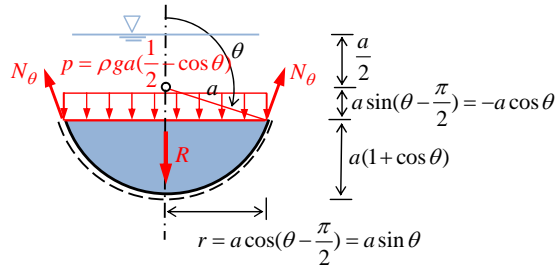
$$\varepsilon_\phi(0) = -\frac{25\sqrt{2}}{2} \frac{\rho g a}{E}, \quad \frac{d\varepsilon_\phi}{ds}(0) = \frac{475}{2} \frac{\rho g}{E}, \quad w(0) = -25 \frac{\rho g a^2}{E}$$

Palautus pe 18.11 klo 16.00 mennessä.

Rak-54.3100 Rakenteiden mekaniikka III, 2011

Kotitehtävän 9 ratkaisu:

Osa (a):



$$\downarrow -2\pi r N_\theta \sin \theta + R = 0 \Rightarrow -2\pi a \sin^2 \theta N_\theta + R = 0 \Rightarrow N_\theta = \frac{R}{2\pi a \sin^2 \theta}$$

$$R = \rho g V + pA = \rho g \cdot \frac{\pi}{3} [a(1 + \cos \theta)]^2 [3a - a(1 + \cos \theta)] + \rho g a \left(\frac{1}{2} - \cos \theta\right) \cdot \pi r^2$$

$$= \rho g a^3 \cdot \pi \left[\frac{1}{3} (1 + \cos \theta)^2 (2 - \cos \theta) + \left(\frac{1}{2} - \cos \theta\right) \sin^2 \theta \right]$$

$$N_\theta = \frac{1}{2\pi a \sin^2 \theta} \cdot \rho g a^3 \cdot \pi \left[\frac{1}{3} (1 + \cos \theta)^2 (2 - \cos \theta) + \left(\frac{1}{2} - \cos \theta\right) \sin^2 \theta \right]$$

$$= \rho g a^2 \left[\frac{1}{6(1 - \cos^2 \theta)} (1 + \cos \theta)^2 (2 - \cos \theta) + \frac{1}{2} \left(\frac{1}{2} - \cos \theta\right) \right]$$

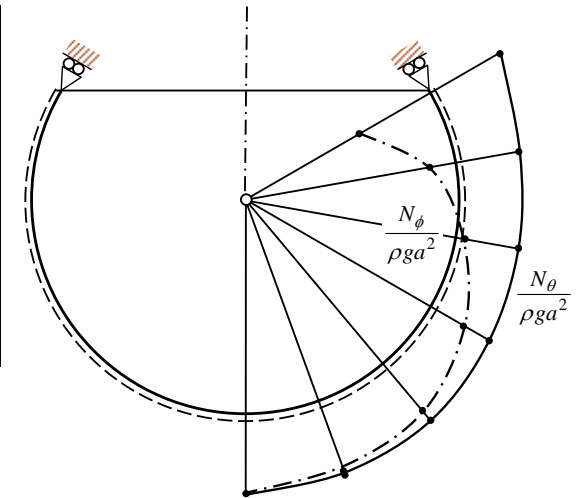
$$= \rho g a^2 \left[\frac{(1 + \cos \theta)(2 - \cos \theta)}{6(1 - \cos \theta)} + \frac{1}{2} \left(\frac{1}{2} - \cos \theta\right) \right]$$

$$N_\phi = -\frac{R_\phi}{R_\theta} N_\theta + q_n R_\phi = -N_\theta + pa$$

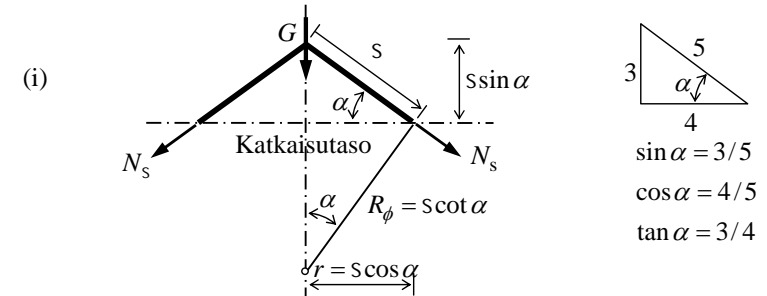
$$= -\rho g a^2 \left[\frac{(1 + \cos \theta)(2 - \cos \theta)}{6(1 - \cos \theta)} + \frac{1}{2} \left(\frac{1}{2} - \cos \theta\right) \right] + \rho g a^2 \left(\frac{1}{2} - \cos \theta\right)$$

$$= \rho g a^2 \left[-\frac{(1 + \cos \theta)(2 - \cos \theta)}{6(1 - \cos \theta)} + \frac{1}{2} \left(\frac{1}{2} - \cos \theta\right) \right]$$

θ	$\frac{N_\theta}{\rho g a^2}$	$\frac{N_\phi}{\rho g a^2}$
60	$\frac{3}{4} = 0,75$	$-\frac{3}{4} = -0,75$
80	0,595	-0,269
100	0,592	0,082
120	$\frac{23}{36} \approx 0,639$	$\frac{13}{36} \approx 0,361$
140	0,694	0,572
160	0,735	0,705
180	$\frac{3}{4} = 0,75$	$\frac{3}{4} = 0,75$



Osa (b):



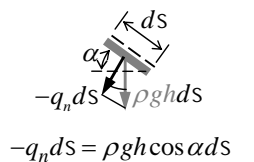
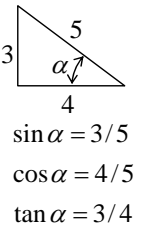
$$G = \rho g h A = \rho g \cdot \frac{a}{40} \cdot \pi r s = \frac{\pi}{40} \rho g a r s$$

$$\downarrow N_s \sin \alpha \cdot 2\pi r + G = 0$$

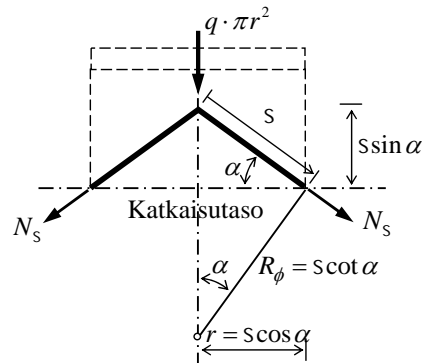
$$\Rightarrow N_s = -\frac{G}{2\pi r \sin \alpha} = -\frac{1}{2\pi r \sin \alpha} \cdot \frac{\pi}{40} \rho g a r s = -\frac{\rho g a}{48} s$$

$$q_n = -\rho g h \cos \alpha = -\rho g \frac{a}{40} \frac{4}{5} = -\frac{\rho g a}{50}$$

$$N_\phi = q_n R_\phi = -\frac{\rho g a}{50} \cdot \overbrace{\cot \alpha}^{4/3} = -\frac{2}{75} \rho g a s$$



(ii)



$$\downarrow N_s \sin \alpha \cdot 2\pi r + q \cdot \pi r^2 = 0 \Rightarrow N_s = -\frac{qr}{2 \sin \alpha} = -\frac{q s \cos \alpha}{2} = \underline{\underline{-\frac{2}{3} q s}}$$

$$q_n = -q \cos^2 \alpha = -\frac{16}{25} q$$

$$N_\phi = q_n R_\phi = \underline{\underline{-\frac{64}{75} q s}}$$

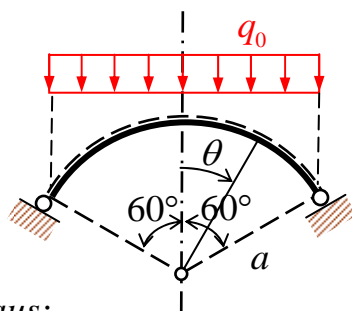
$$\begin{aligned} -q_n ds &= q dx \cos \alpha \\ &= q ds \cos^2 \alpha \end{aligned}$$



Rak-54.3100 Rakenteiden mekaniikka III, 2011

Kotitehtävä 10:

Osa (a): Kotitehtävän 9 (a) pallokalotin muotoinen kuori tukeutuu nivelellisesti liikkumattomaan alustaan. Määritä leikkausvoima Q_θ tuella sekä piirrä taivutusmomentin $M_\theta(\theta)$ jakautuma tuen läheisyydessä. Arvioi piirroksen tarkkuudella maksimiarvo $M_{\theta, \max}$.

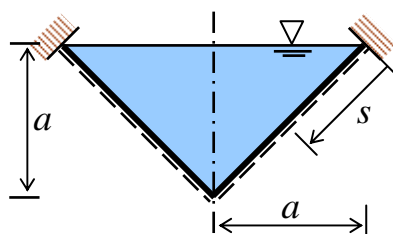


Osittainen vastaus:

$$Q_\theta(60^\circ) = -0,02124q_0a, \quad M_\theta(s) = 0,003608q_0a^2 e^{-5,886(\frac{\pi}{3}-\theta)} \sin[5,886(\frac{\pi}{3}-\theta)],$$

$$M_{\theta, \max} \approx 0,00116q_0a^2.$$

Osa (b): Kotitehtävän 9 (b) ympyräkartion muotoinen nestesäiliö on reunaltaan jäykästi kiinnitetty. Määritä taivutusmomentin M_s , leikkausvoiman Q_s ja kalvovoiman N_ϕ arvot kuoren reunalla.



Osittainen vastaus:

$$M_s(0) = 2,961 \cdot 10^{-6} \rho g a^3, \quad Q_s(0) = -1,513 \cdot 10^{-3} \rho g a^2, \quad N_\phi(0) = 0,07071 \rho g a^2$$

Palautus pe 25.11 klo 16.00 mennessä.

Rak-54.3100 Rakenteiden mekaniikka III, 2011

Kotitehtävän 10 ratkaisu:

Osa (a):

Kalvotilan taipuma reunalla 2 (vrt. Kotitehtävä 10 osa (a)):

$$w_2^K \equiv w^K(60^\circ) = 5 \frac{q_0 a}{E}$$

Vaimennusluku ja taivutusjäykkyys:

$$\beta = \sqrt[4]{\frac{3(1-\nu^2)}{h^2 R_\phi^2}} = \frac{5,88566}{a}, \quad D = \frac{Eh^3}{12(1-\nu^2)} = \frac{1}{96000} Ea^3$$

Reunan leikkausvoiman määrittäminen:

$$w_2 \equiv \frac{1}{2D\beta^3} Q_2 - \frac{1}{2D\beta^2} \overset{0}{M}_2 + w_2^K = 0 \Rightarrow$$

$$Q_2 = -2D\beta^3 w_2^K = -2 \cdot \frac{Ea^3}{96000} \cdot \frac{5,88566^3}{a^3} \cdot 5 \frac{q_0 a}{E} = \underline{\underline{-0,021238 q_0 a}}$$

Taivutusmomentti M_θ :

$$\begin{aligned} M_\theta \equiv M_\theta^T &= \frac{e^{-\beta s}}{\beta} [\beta \overset{0}{M}_2 \cos \beta s + (-Q_2 + \beta \overset{0}{M}_2) \sin \beta s] = -\frac{Q_2}{\beta} e^{-\beta s} \sin \beta s \\ &= -\frac{-0,021238 q_0 a}{5,88566/a} e^{-\beta s} \sin \beta s = 0,003608 q_0 a^2 e^{-\beta s} \sin \beta s \end{aligned}$$

Käyttäen yhteyttä

$$s = \left(\frac{\pi}{3} - \theta\right)a$$

saadaan tästä

$$M_\theta = 0,003608 q_0 a^2 e^{-5,886 \left(\frac{\pi}{3} - \theta\right)} \sin[5,886 \left(\frac{\pi}{3} - \theta\right)]$$

Lasketaan taivutusmomentin M_θ arvoja:

θ	$M_\theta / (q_0 a^2)$
$\pi/3$	0
$11\pi/36$	$1,061 \cdot 10^{-3}$
$5\pi/18$	$1,105 \cdot 10^{-3}$
$9\pi/36$	$7,724 \cdot 10^{-4}$
$4\pi/18$	$4,093 \cdot 10^{-4}$
$3\pi/18$	$9,873 \cdot 10^{-6}$
$2\pi/18$	$-4,879 \cdot 10^{-5}$
$\pi/18$	$-1,932 \cdot 10^{-5}$
0	$-9,042 \cdot 10^{-7}$
$21\pi/72$	$1,163 \cdot 10^{-3}$

Taivutusmomentin M_θ maksimiarvo:

$$\underline{\underline{M_{\theta, \max} \approx 0,00116 q_0 a^2}}$$

Osa (b):

Kalvotilan taipuma reunalla 1 (vrt. Kotitehtävä 10 osa (b)):

$$w_1^K \equiv w(0) = -25 \frac{\rho g a^2}{E}$$

Kalvotilan kiertymä reunalla 1:

$$\begin{aligned} \varphi_1^K \equiv \varphi_s^K(0) &= \cot \theta [\varepsilon_\phi^K(0) - \varepsilon_s^K(0)] + R_\phi(0) \frac{d\varepsilon_\phi}{ds}(0) \\ &= \overbrace{\cot 135^\circ}^{-1} \cdot \left[-\frac{25\sqrt{2}}{2} \frac{\rho g a}{E} - \frac{250\sqrt{2}}{6} \frac{\rho g a}{E} \right] + a\sqrt{2} \cdot \frac{475}{2} \frac{\rho g}{E} \\ &= \underline{\underline{\frac{1750\sqrt{2}}{6} \frac{\rho g a}{E}}} \end{aligned}$$

Vaimennusluku ja taivutusjäykkyys:

$$\beta = \sqrt[4]{\frac{3(1-\nu^2)}{h^2 R_\phi(0)^2}} = \sqrt[4]{\frac{3(1-0,3^2)}{(a/250)^2 \cdot (a\sqrt{2})^2}} = \frac{17,090}{a},$$

$$D = \frac{Eh^3}{12(1-\nu^2)} = \frac{E \cdot (a/250)^3}{12(1-0,3^2)} = 5,8608 \cdot 10^{-9} Ea^3$$

Reunan leikkausvoiman ja taivutusmomentin määrittäminen:

$$\left. \begin{aligned} w_1 &\equiv -\frac{1}{2D\beta^3}Q_1 - \frac{1}{2D\beta^2}M_1 + w_1^K = 0 \\ \varphi_1 &\equiv \frac{1}{2D\beta^2}Q_1 + \frac{1}{D\beta}M_1 + \varphi_1^K = 0 \end{aligned} \right\} \Rightarrow \begin{cases} Q_1 + \beta M_1 = 2D\beta^3 w_1^K \\ Q_1 + 2\beta M_1 = -2D\beta^2 \varphi_1^K \end{cases}$$

$$\Rightarrow \begin{cases} Q_1 + \frac{17,090}{a}M_1 = 2 \cdot 5,8608 \cdot 10^{-9} Ea^3 \left(\frac{17,090}{a}\right)^3 \left(-25 \frac{\rho g a^2}{E}\right) \\ Q_1 + 2 \frac{17,090}{a}M_1 = -2 \cdot 5,8608 \cdot 10^{-9} Ea^3 \left(\frac{17,090}{a}\right)^2 \frac{1750\sqrt{2}}{6} \frac{\rho g a}{E} \end{cases}$$

$$\Rightarrow \begin{cases} Q_1 + 17,090 \frac{M_1}{a} = -1,4627 \cdot 10^{-3} \rho g a^2 \\ Q_1 + 34,180 \frac{M_1}{a} = -1,4121 \cdot 10^{-3} \rho g a^2 \end{cases}$$

$$\Rightarrow \begin{cases} Q_1 = -1,5133 \cdot 10^{-3} \rho g a^2 \\ \frac{M_1}{a} = 2,9608 \cdot 10^{-6} \rho g a^2 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} Q_s(0) \equiv Q_1 = \underline{\underline{-1,5133 \cdot 10^{-3} \rho g a^2}} \\ M_s(0) \equiv M_1 = \underline{\underline{2,9608 \cdot 10^{-6} \rho g a^3}} \end{cases}$$

Kalvovoiman $N_\phi(s)$ lauseke:

$$N_\phi(s) = N_\phi^T(s) + N_\phi^K(s) = 2R_\phi \beta e^{-\beta s} [(-Q_1 - \beta M_1) \cos \beta s + \beta M_1 \sin \beta s] + \rho g s \left(a - \frac{s}{\sqrt{2}}\right)$$

Kalvovoima N_ϕ reunalla:

$$\begin{aligned} N_\phi(0) &= 2R_\phi(0)\beta(-Q_1 - \beta M_1) \\ &= 2a\sqrt{2} \cdot \frac{17,090}{a} \cdot (1,5133 \cdot 10^{-3} \rho g a^2 - \frac{17,090}{a} \cdot 2,9608 \cdot 10^{-6} \rho g a^3) \\ &= \underline{\underline{0,07071 \rho g a^2}} \end{aligned}$$