

# Pružnost a plasticita II

3. ročník bakalářského studia

doc. Ing. Martin Krejsa, Ph.D.  
Katedra stavební mechaniky



6

Skořepiny

The image features an abstract geometric composition. On the right side, there are overlapping shapes in shades of purple and a bright yellow. A large, faint circle is centered in the middle of the page. Inside this circle, there are five small plus signs (+) scattered across its interior. The word "Skořepiny" is written in a bold, orange font, positioned centrally within the circle. The overall aesthetic is clean and modern.

# Membránový stav rotačně souměrných skořepin, podmínky rovnováhy

Pro řešení membránového stavu rotačně souměrných skořepin vyplývají z podmínek rovnováhy dvě rovnice:

$$1. \quad \frac{d}{d\alpha}(n_x \cdot r) - n_y \cdot r_x \cdot \cos \alpha + p_x \cdot r \cdot r_x = 0$$

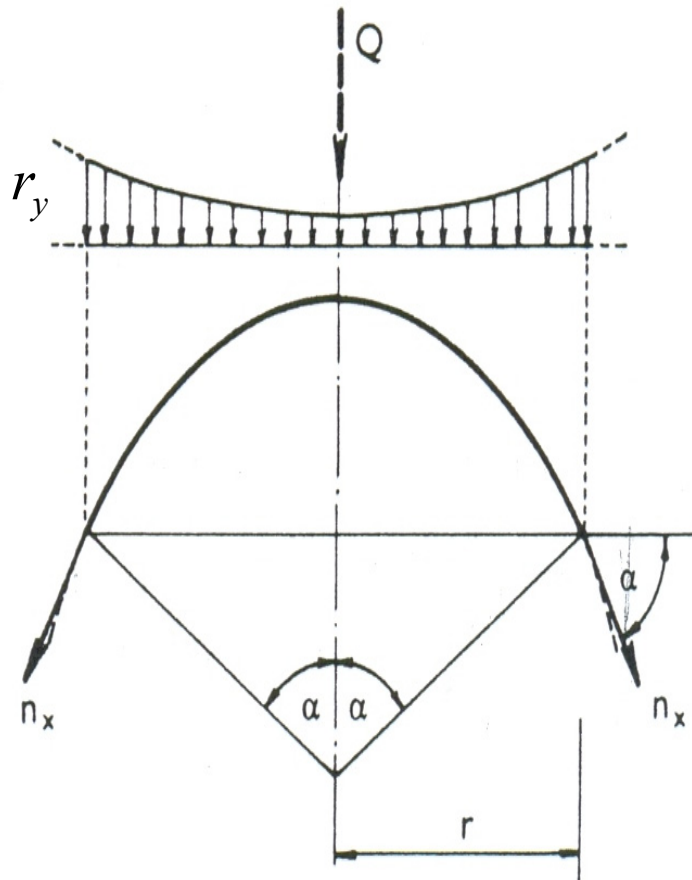
$$2. \quad \frac{n_x}{r_x} + \frac{n_y}{r_y} + p_z = 0 \quad \text{resp.} \quad n_y = -\frac{n_x}{r_x} \cdot r_y - p_z \cdot r_y$$

Alternativně lze rovnici 1. nahradit jednodušší podmínkou rovnováhy:

$$3. \quad n_x = \frac{-Q}{2 \cdot \pi \cdot r \cdot \sin \alpha} \quad \sin \alpha = \frac{r}{r_y}$$

Dosazením do rovnice 2. lze získat:

$$4. \quad n_y = \frac{Q}{2 \cdot \pi \cdot r_x \cdot \sin^2 \alpha} - p_z \cdot r_y$$

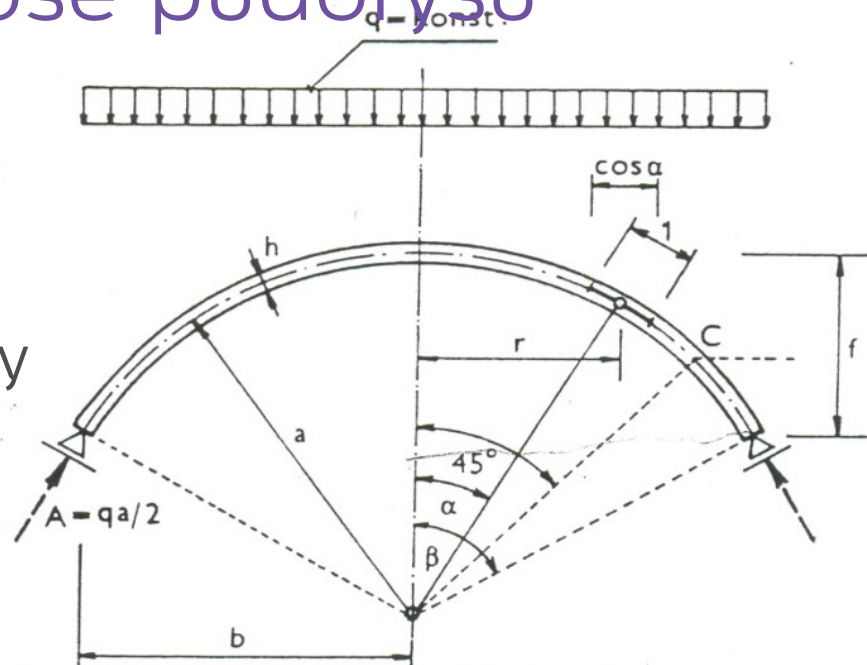


# Příklad 1: Kulová bář zatížená rovnoměrně po ploše půdorysu

Kulová bář vzniká rotací části kružnice kolem osy symetrie.

Geometricky je vymezená poloměrem střednicové plochy  $a$  a středovým úhlem  $\beta$ .

Lze ji zadat též poloměrem patní kružnice  $b$  a vzepětím  $f$ .



Platí:  $(a - f)^2 + b^2 = a^2 \rightarrow a = \frac{f^2 + b^2}{2 \cdot f} \quad \sin \beta = \frac{b}{a}$

U kulové skořepiny jsou poloměry zakřivení shodné, tj.  $r_x = r_y$ , platí také  $S_x = S_y$ .

Poloměr rovnoběžky je:  $r = a \cdot \sin \alpha$

# Příklad 1: Kulová báň zatížená rovnoměrně po ploše půdorysu

Podmínky rovnováhy:

$$n_x = \frac{-Q}{2 \cdot \pi \cdot r \cdot \sin \alpha}$$

$$n_y = \frac{Q}{2 \cdot \pi \cdot r_x \cdot \sin^2 \alpha} - p_z \cdot r_y$$

Výslednice zatížení působícího uvnitř kružnice o poloměru  $r$  je:

$$Q = q \cdot \pi \cdot r^2 = q \cdot \pi \cdot a^2 \cdot \sin^2 \alpha$$

Po dosazení:

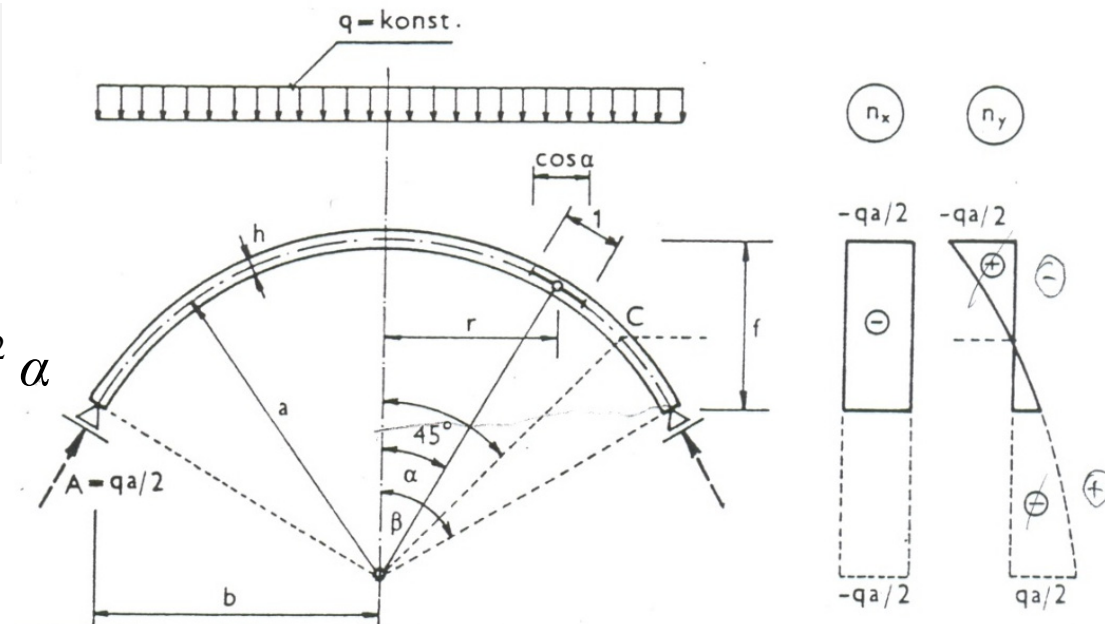
$$r = a \cdot \sin \alpha$$

$$n_x = -\frac{q \cdot \pi \cdot a^2 \cdot \sin^2 \alpha}{2 \cdot \pi \cdot a \cdot \sin^2 \alpha} = -\frac{q \cdot a}{2}$$

$$p_z = q \cdot \cos^2 \alpha$$

$$n_y = \frac{q \cdot \pi \cdot a^2 \cdot \sin^2 \alpha}{2 \cdot \pi \cdot a \cdot \sin^2 \alpha} - q \cdot a \cdot \cos^2 \alpha$$

$$n_y = q \cdot a \cdot \left( \frac{1}{2} - \cos^2 \alpha \right)$$



# Příklad 2: Kulová báň zatížená vlastní tíhou

Podmínky rovnováhy:

Povrch kulové bány:

$$P = 2 \cdot \pi \cdot a \cdot h \quad h = a \cdot (1 - \cos \alpha)$$

$$P = 2 \cdot \pi \cdot a^2 \cdot (1 - \cos \alpha)$$

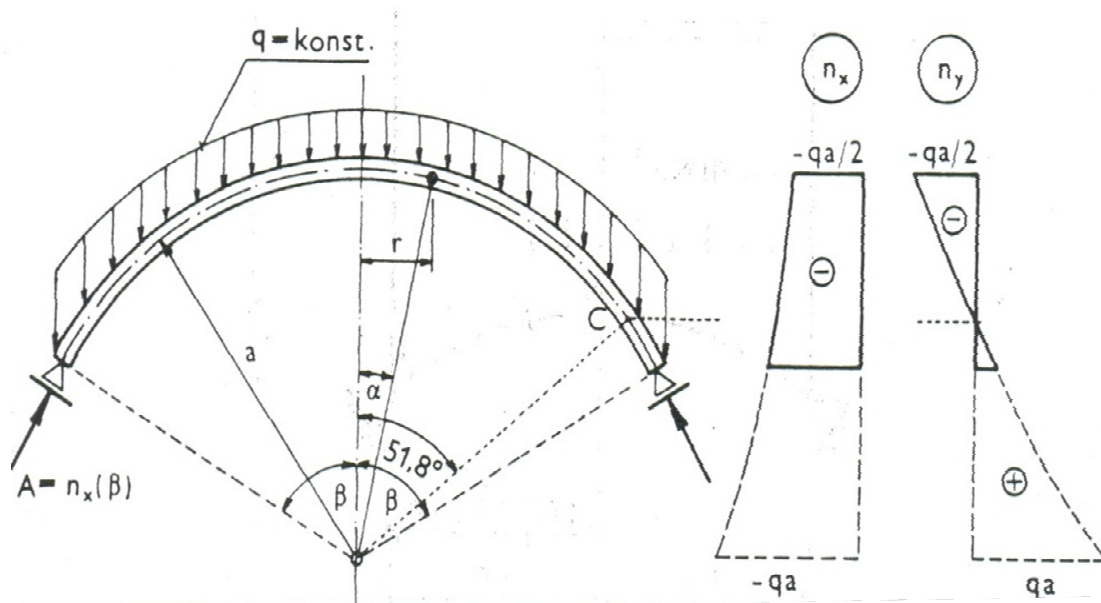
Vlastní tíha je rozložena rovnoměrně po střednicové ploše:

$$Q = q \cdot 2 \cdot \pi \cdot a^2 \cdot (1 - \cos \alpha)$$

$$p_z = q \cdot \cos \alpha$$

$$n_x = \frac{-Q}{2 \cdot \pi \cdot r \cdot \sin \alpha}$$

$$n_y = \frac{Q}{2 \cdot \pi \cdot r_x \cdot \sin^2 \alpha} - p_z \cdot r_y$$



$$n_x = -\frac{q \cdot 2 \cdot \pi \cdot a^2 (1 - \cos \alpha)}{2 \cdot \pi \cdot (a \cdot \sin \alpha) \cdot \sin \alpha} = -\frac{1 - \cos \alpha}{\sin^2 \alpha} \cdot q \cdot a = -\frac{1 - \cos \alpha}{1 - \cos^2 \alpha} \cdot q \cdot a = -\frac{q \cdot a}{1 + \cos \alpha}$$

$$n_y = \frac{q \cdot 2 \cdot \pi \cdot a^2 \cdot (1 - \cos \alpha)}{2 \cdot \pi \cdot a \cdot \sin^2 \alpha} - q \cdot \cos \alpha \cdot a = q \cdot a \cdot \left( \frac{1}{1 + \cos \alpha} - \cos \alpha \right)$$

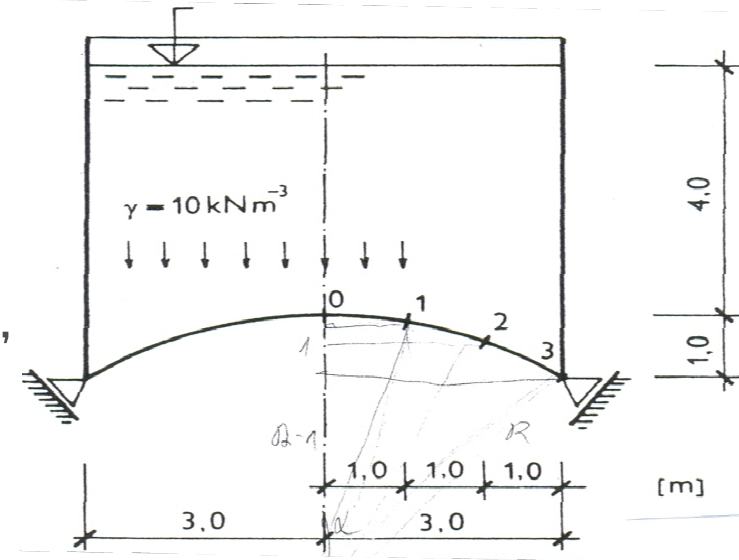


# Příklad 3: Kulová báň zatížena vodním tlakem

Dno nádrže o průměru 6 m ve tvaru kulové skořepiny je zatíženo tlakem vody o výšce 4 m nad vrcholem.

Vypočtete normálové síly  $n_x$ ,  $n_y$  v řezech na poloměrech  $r = 1$  m, 2 m, 3 m a 4 m.

Předpokládá se membránová stav. Tíha vody je  $10 \text{ kNm}^{-3}$ .



Řešení:

Objem kulové úseče je:  $V = \frac{1}{3} \cdot \pi \cdot h^2 \cdot (3a - h)$        $h = a \cdot (1 - \cos \alpha)$

Zatížení kulové úseče:  $Q = \left[ \pi \cdot r^2 \cdot H - \frac{1}{3} \cdot \pi \cdot h^2 \cdot (3a - h) \right] \cdot 10$

# Příklad 3: Kulová bář zatížena vodním tlakem

Potřebné vztahy:

Podmínky  
rovnováhy:

$$n_x = \frac{-Q}{2 \cdot \pi \cdot r \cdot \sin \alpha}$$

$$n_y = \frac{Q}{2 \cdot \pi \cdot r_x \cdot \sin^2 \alpha} - p_z \cdot r_y$$

$$(a - f)^2 + b^2 = a^2$$

Konkrétně:

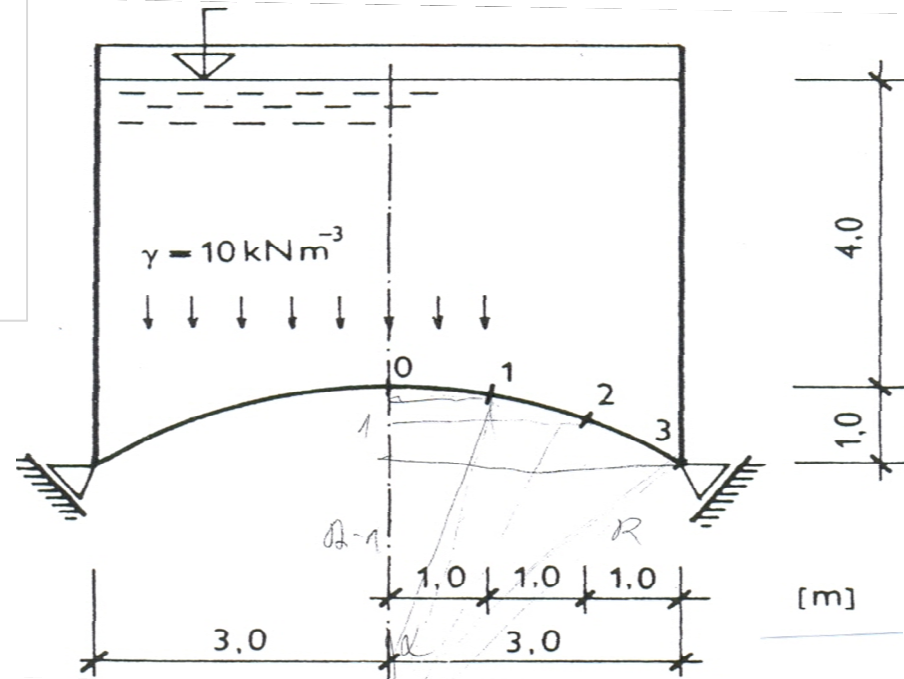
$$(a - 1)^2 + 3^2 = a^2 \rightarrow 2 \cdot a = 10 \rightarrow a = 5 \text{ m}$$

$H = 4 \text{ m}$  pro  $r = 0$ ,

Obecně:  $H = 4 + h$

$$\alpha = \arcsin \frac{r}{a}$$

$$h = a \cdot (1 - \cos \alpha)$$



[m]



# Příklad 3: Kulová báň zatížena vodním tlakem

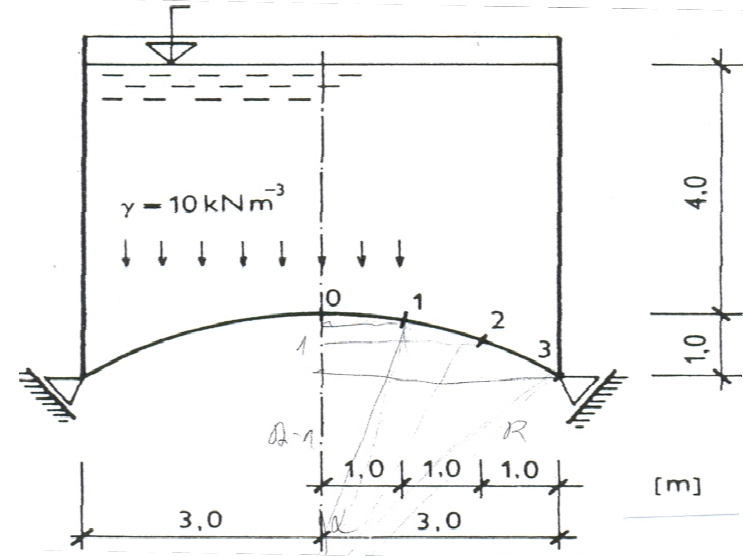
$$Q = \left[ \pi \cdot r^2 \cdot H - \frac{1}{3} \cdot \pi \cdot h^2 \cdot (3a - h) \right] \cdot 10$$

$$n_x = \frac{- \left[ \pi \cdot r^2 \cdot H - \frac{1}{3} \cdot \pi \cdot h^2 \cdot (3a - h) \right] \cdot 10}{2 \cdot \pi \cdot r^2 \cdot \frac{1}{a}} =$$

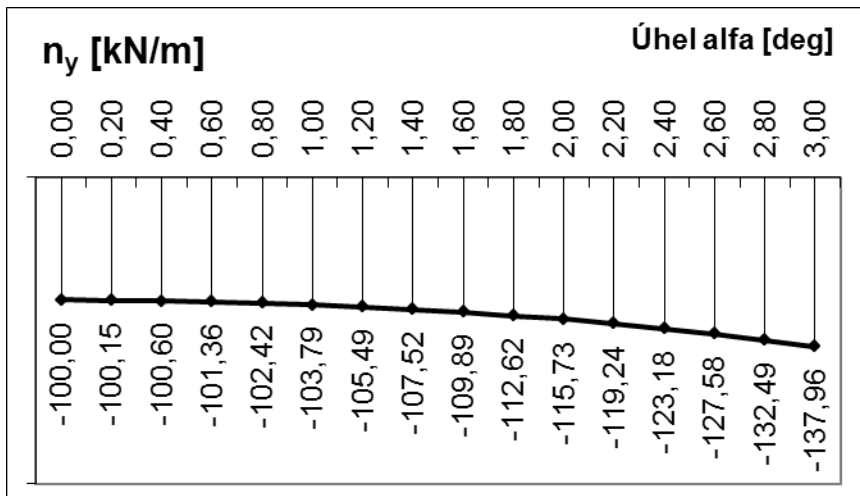
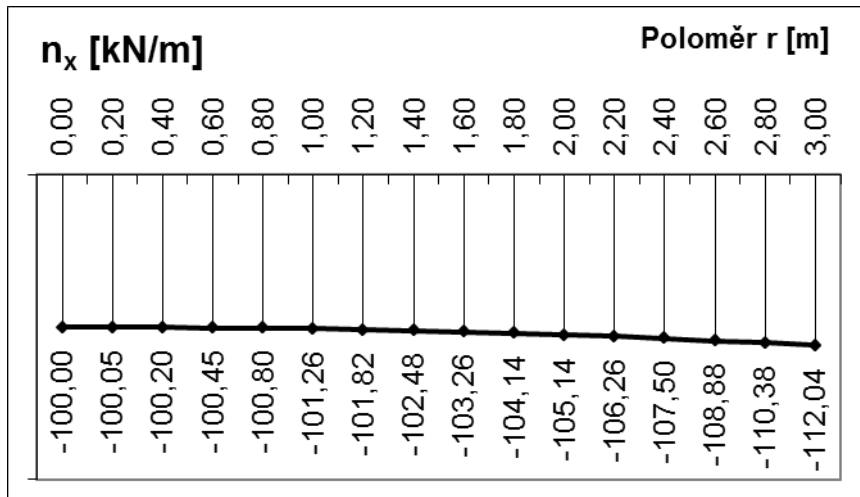
$$= \frac{-H \cdot a}{2} \cdot 10 + \frac{h^2 \cdot a \cdot (3 \cdot a - h)}{6 \cdot r^2} \cdot 10 = -5 \cdot H \cdot a + \frac{5}{3} \cdot \frac{a \cdot (3a - h) \cdot h^2}{r^2}$$

$$n_y = \frac{\left[ \pi \cdot r^2 \cdot H - \frac{1}{3} \cdot \pi \cdot h^2 \cdot (3a - h) \right] \cdot 10}{2 \cdot \pi \cdot r_x \cdot \sin^2 \alpha} - H \cdot 10 \cdot a =$$

$$= \frac{\left[ \pi \cdot r^2 \cdot H - \frac{1}{3} \cdot \pi \cdot h^2 \cdot (3a - h) \right] \cdot 10}{2 \cdot \pi \cdot a \cdot \frac{r^2}{a^2}} - H \cdot 10 \cdot a = -5 \cdot a \cdot H - \frac{5 \cdot h^2 \cdot (3a - h) \cdot a}{3 \cdot r^2}$$

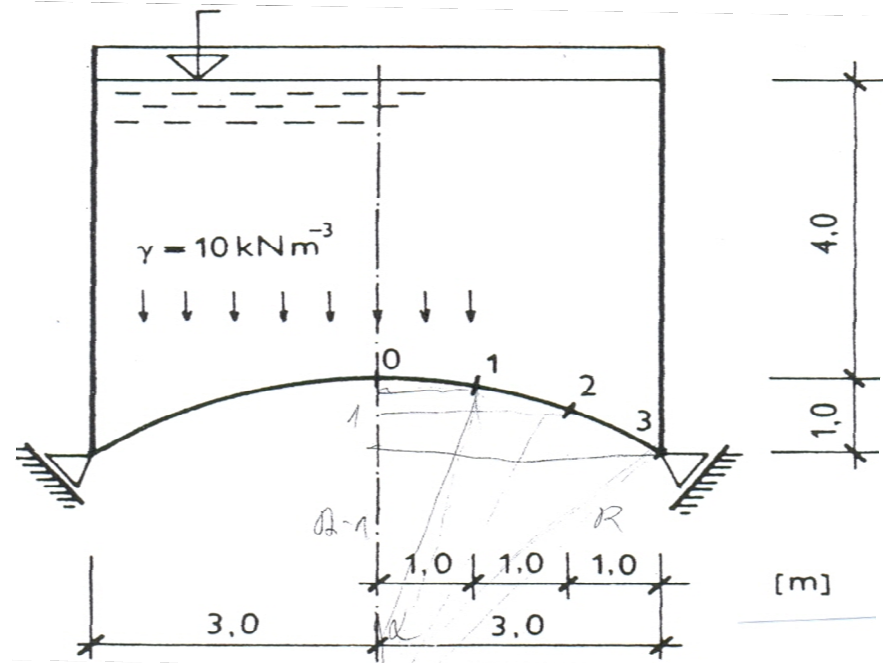


# Příklad 3: Kulová báň zatížena vodním tlakem



$$n_x = -5 \cdot H \cdot a + \frac{5}{3} \cdot \frac{a \cdot (3a - h) \cdot h^2}{r^2}$$

$$n_y = -5 \cdot a \cdot H - \frac{5 \cdot h^2 \cdot (3a - h) \cdot a}{3 \cdot r^2}$$



# Příklad 4: Kuželová báň, zatížená rovnoměrně na půdorysnou plochu

Pro kuželovou báň platí  $r_x = \infty$ .

Příklad výpočtu pro rovnoměrné spojitě zatížení na půdorys:

$$q \cdot a = q_z \cdot \frac{a}{\cos \alpha} \rightarrow q_z = q \cdot \cos \alpha$$

$$p_z = q_z \cdot \frac{r}{x} = q_z \cdot \cos \alpha = q \cdot \cos^2 \alpha$$

$$Q = q \cdot \pi \cdot r^2$$

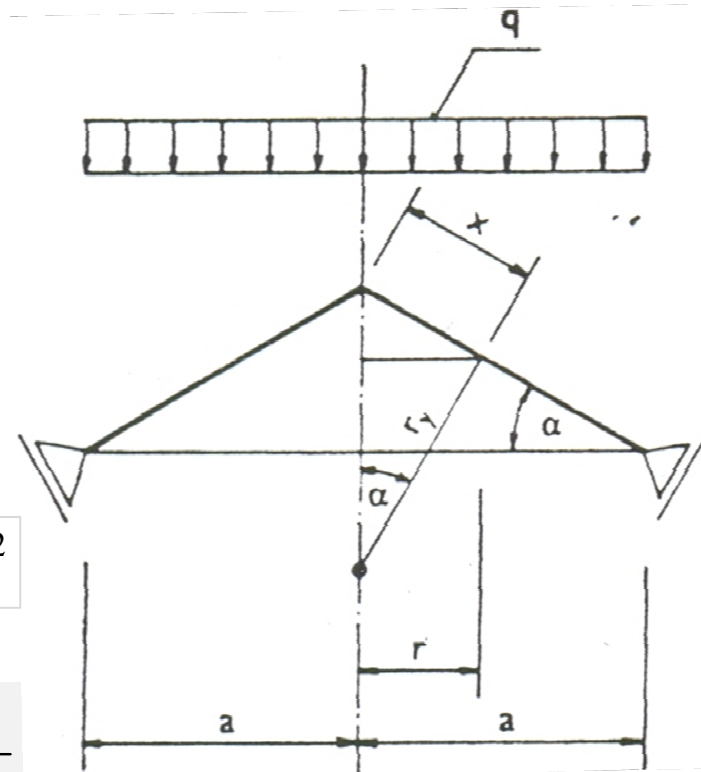
$$n_x = -\frac{Q}{2 \cdot \pi \cdot r \cdot \sin \alpha} = -\frac{q \cdot \pi \cdot r^2}{2 \cdot \pi \cdot r \cdot \sin \alpha} = -\frac{q \cdot r}{2 \cdot \sin \alpha}$$

$$n_y = \frac{Q}{2 \cdot \pi \cdot r_x \cdot \sin \alpha} - p_z \cdot r_y = -p_z \cdot r_y = -q \cdot \cos^2 \alpha \cdot \frac{r}{\sin \alpha} = -q \cdot r \cdot \cos \alpha \cdot \cotan \alpha$$

$$\alpha = 30^\circ$$

$$n_x = -q \cdot r$$

$$n_y = -1,5 \cdot q \cdot r$$



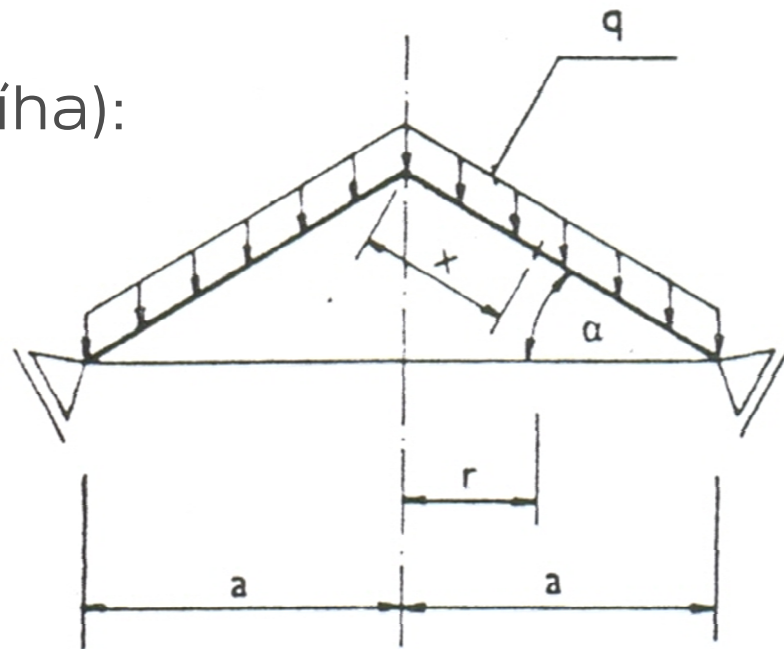
# Příklad 5: Kuželová báň, zatížená vlastní tíhou

Příklad výpočtu pro rovnoměrné spojitě zatížení na délku (vlastní tíha):

$$p_z = q \cdot \frac{r}{x} = q \cdot \cos \alpha$$

$$\sin \alpha = \frac{r}{r_y}$$

$$r_x = \infty$$



Plocha pláště vrchlíku:

$$S = \pi \cdot r \cdot x = \frac{\pi \cdot r^2}{\cos \alpha}$$

$$Q = q \cdot \frac{\pi \cdot r^2}{\cos \alpha}$$

$$n_x = -\frac{Q}{2 \cdot \pi \cdot r \cdot \sin \alpha} = -\frac{q \cdot \pi \cdot r^2}{2 \cdot \pi \cdot r \cdot \sin \alpha \cdot \cos \alpha} = -\frac{q \cdot r}{\sin 2\alpha}$$

$$n_y = \frac{Q}{2 \cdot \pi \cdot r_x \cdot \sin \alpha} - p_z \cdot r_y = -q \cdot \cos \alpha \cdot \frac{r}{\sin \alpha} = -q \cdot r \cdot \cotan \alpha$$

# Příklad 6: Rotační válec zatížený hydrostatickým tlakem

Pro rotační válec platí:  $r_x = \infty$ ,  $r_y = r = a$ ,  $\alpha = 90^\circ$ .

$$n_x = -\frac{Q}{2 \cdot \pi \cdot r \cdot \sin \alpha} = -\frac{Q}{2 \cdot \pi \cdot a}$$

$$n_y = \frac{Q}{2 \cdot \pi \cdot r_x \cdot \sin^2 \alpha} - p_z \cdot r_y = -p_z \cdot a$$

Účinek tlaku kapaliny o objemové tíze  $\gamma$ :

$$Q = 0$$

$$p_z = -\gamma \cdot x$$

$$n_x = 0$$

$$n_y = \gamma \cdot a \cdot x$$

