

# Válcové nádoby

Drahomír Rychecký

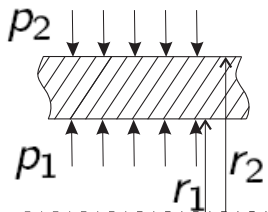
- ▶ Válcové nádoby
  - ▶ Nádobka bez dnů (otevřená) a se dnem (uzavřená)
    - ▶ Obecná úloha [zde](#)
    - ▶ Tlak působící na vnitřním poloměru  $r_1$  [zde](#)
    - ▶ Tlak působící na vnějším poloměru  $r_2$  [zde](#)
    - ▶ Tlak působící na poloměru vnitřním  $r_1$  a vnějším  $r_2$   $p_1 > p_2$  [zde](#)
    - ▶ Tlak působící na poloměru vnitřním  $r_1$  a vnějším  $r_2$   $p_1 < p_2$  [zde](#)

# Válcové nádoby - obecná úloha

Silnostěnné válcové nádoby se chovají jako rotační kotouče s úhlovou rychlostí  $\omega = 0$ . Vyjdeme ze shodných vztahů jako pro rotační kotouče, pouze budeme uvažovat, že se neotáčejí. Válcové nádoby se dělí na nádoby se dnem a bez dna ("nekonečné roury"). Pro snadnou orientaci budou vztahy pro nádoby bez den a se dny uvedeny vedle sebe.

# Válcové nádoby - obecná úloha

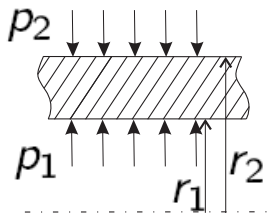
## Nádoba bez dna



**Obrázek:** Působící tlaky na nádobu bez dna.

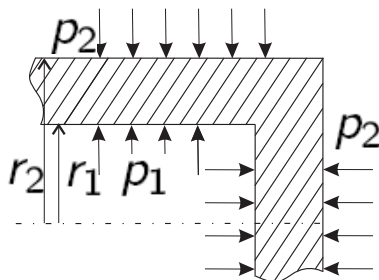
# Válcové nádoby - obecná úloha

Nádoba bez dna



Obrázek: Působící tlaky na nádobu bez dna.

Nádoba se dnem



Obrázek: Působící tlaky na nádobu se dnem.

Dosazením nulové rychlosti vypadne ze vztahů pro rotující kotouče prostřední člen  $D_\omega(3 + \nu)x^2$  a obdržíme tedy vztahy, které jsou shodné pro oba případy:

## Nádoba bez dna

$$\begin{aligned}\sigma_t &= D_1 + \frac{D_2}{x^2}, \\ \sigma_r &= D_1 - \frac{D_2}{x^2}.\end{aligned}\quad (1)$$

Dosazením nulové rychlosti vypadne ze vztahů pro rotující kotouče prostřední člen  $D_\omega(3 + \nu)x^2$  a obdržíme tedy vztahy, které jsou shodné pro oba případy:

Nádoba bez dna

$$\begin{aligned}\sigma_t &= D_1 + \frac{D_2}{x^2}, \\ \sigma_r &= D_1 - \frac{D_2}{x^2}.\end{aligned}\quad (1)$$

Nádoba se dnem

$$\begin{aligned}\sigma_t &= D_1 + \frac{D_2}{x^2}, \\ \sigma_r &= D_1 - \frac{D_2}{x^2}.\end{aligned}\quad (2)$$

Vliv dna se projeví ve směru osového napětí (viz. dále).

Ze znalosti velikosti tlaků působících uvnitř a vně nádoby určíme integrační konstanty. Vzhledem k tomu, že  $p_1$  a  $p_2$  vyvolávají tlakové napětí, dosazujeme je do okrajových podmínek se záporným znaménkem:

## Nádoba bez dna

- ▶ pro  $x = r_1$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_1) = -p_1$ , tj.

$$-p_1 = D_1 - \frac{D_2}{r_1^2}. \quad (3)$$

- ▶ pro  $x = r_2$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_2) = -p_2$ , tj.

$$-p_2 = D_1 - \frac{D_2}{r_2^2}. \quad (4)$$



# Válcové nádoby - Určení integračních konstant $D_1$ a $D_2$

Ze znalosti velikosti tlaků působících uvnitř a vně nádoby určíme integrační konstanty. Vzhledem k tomu, že  $p_1$  a  $p_2$  vyvolávají tlakové napětí, dosazujeme je do okrajových podmínek se záporným znaménkem:

## Nádoba bez dna

- ▶ pro  $x = r_1$  obdržíme  $\sigma_r(r_1) = -p_1$ , tj.

$$-p_1 = D_1 - \frac{D_2}{r_1^2}. \quad (3)$$

- ▶ pro  $x = r_2$  obdržíme  $\sigma_r(r_2) = -p_2$ , tj.

$$-p_2 = D_1 - \frac{D_2}{r_2^2}. \quad (4)$$

## Nádoba se dnem

- ▶ pro  $x = r_1$  obdržíme  $\sigma_r(r_1) = -p_1$ , tj.

$$-p_1 = D_1 - \frac{D_2}{r_1^2}. \quad (5)$$

- ▶ pro  $x = r_2$  obdržíme  $\sigma_r(r_2) = -p_2$ , tj.

$$-p_2 = D_1 - \frac{D_2}{r_2^2}. \quad (6)$$

Nádoba bez dna

$$D_1 = \frac{p_1 r_1^2 - p_2 r_2^2}{r_2^2 - r_1^2},$$

$$D_2 = (p_1 - p_2) \frac{r_2^2 r_1^2}{r_2^2 - r_1^2}. \quad (7)$$

# Válcové nádoby - Určení integračních konstant $D_1$ a $D_2$

Nádoba bez dna

$$D_1 = \frac{p_1 r_1^2 - p_2 r_2^2}{r_2^2 - r_1^2},$$
$$D_2 = (p_1 - p_2) \frac{r_2^2 r_1^2}{r_2^2 - r_1^2}. \quad (7)$$

Nádoba se dnem

$$D_1 = \frac{p_1 r_1^2 - p_2 r_2^2}{r_2^2 - r_1^2},$$
$$D_2 = (p_1 - p_2) \frac{r_2^2 r_1^2}{r_2^2 - r_1^2}. \quad (8)$$

Tlaky působící na dno vyvolají ve stěně nádoby axiální sílu  $N$  a osově napětí  $\sigma_o$ .

$$N = p_1 \pi r_1^2 - p_2 \pi r_2^2,$$
$$\sigma_o = \frac{N}{A} = \frac{p_1 \pi r_1^2 - p_2 \pi r_2^2}{\pi r_2^2 - \pi r_1^2} = D_1.$$

Uvažujme, že tlak  $p_1 > p_2$ . S opačným případem se seznámíme dále. Stanovme pro tento případ velikosti hlavních napětí na vnitřním a vnějším poloměru nádoby.

## Nádoba bez dna

- ▶ pro  $x = r_1$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_1} &= 2D_1 + p_1, \\ \sigma_{r_1} &= -p_1.\end{aligned}\quad (9)$$

- ▶ pro  $x = r_2$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_2} &= 2D_1 + p_2, \\ \sigma_{r_2} &= -p_2.\end{aligned}\quad (10)$$

# Válcové nádoby - Dosazení integračních konstant $D_1$ a $D_2$

Uvažujme, že tlak  $p_1 > p_2$ . S opačným případem se seznámíme dále. Stanovme pro tento případ velikosti hlavních napětí na vnitřním a vnějším poloměru nádoby.

## Nádoba bez dna

- ▶ pro  $x = r_1$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_1} &= 2D_1 + p_1, \\ \sigma_{r_1} &= -p_1. \quad (9)\end{aligned}$$

- ▶ pro  $x = r_2$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_2} &= 2D_1 + p_2, \\ \sigma_{r_2} &= -p_2. \quad (10)\end{aligned}$$

## Nádoba se dnem

- ▶ pro  $x = r_1$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_1} &= 2D_1 + p_1, \\ \sigma_{r_1} &= -p_1. \quad (11)\end{aligned}$$

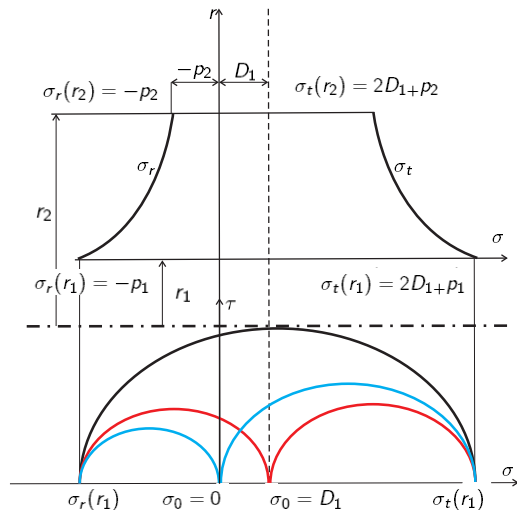
- ▶ pro  $x = r_2$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_2} &= 2D_1 + p_2, \\ \sigma_{r_2} &= -p_2. \quad (12)\end{aligned}$$

Na libovolném poloměru platí  $\sigma_r + \sigma_t = 2D_1$ .

Využitím vztahů (1), resp. (2), při dosazení integračních konstant (7), resp. (8), můžeme zobrazit průběhy radiálního a tečného napětí. Vliv dna se projeví až v Moohrově diagramu pro prostorovou napjatost. Modře je znázorněn diagram pro otevřenou nádobu, červeně pak pro uzavřenou.

# Válcové nádoby - Příklady výpočtu



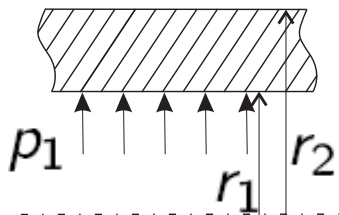
Obrázek: Průběh napětí pro válcové nádoby, když  $p_1 > p_2$ .

Pro návrat na začátek výběru klikněte [zde](#).



# Válcové nádoby - Tlak působící na vnitřním poloměru $r_1$

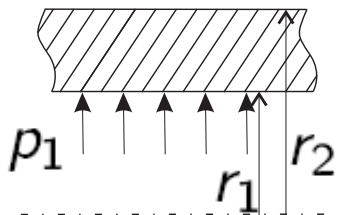
## Nádoba bez dna



Obrázek: Působení tlaku na  $r_1$   
na nádobu bez dna

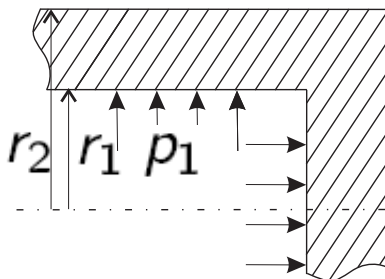
# Válcové nádoby - Tlak působící na vnitřním poloměru $r_1$

Nádoba bez dna



Obrázek: Působení tlaku na  $r_1$  na nádobu bez dna

Nádoba se dnem



Obrázek: Působení tlaku na  $r_1$  na nádobu se dnem

Dosazením nulové rychlosti vypadne ze vztahů pro rotující kotouče prostřední člen  $D_\omega(3 + \nu)x^2$  a obdržíme tedy vztahy, které jsou shodné pro oba případy:

## Nádoba bez dna

$$\begin{aligned}\sigma_t &= D_1 + \frac{D_2}{x^2}, \\ \sigma_r &= D_1 - \frac{D_2}{x^2}. \quad (13)\end{aligned}$$

Dosazením nulové rychlosti vypadne ze vztahů pro rotující kotouče prostřední člen  $D_\omega(3 + \nu)x^2$  a obdržíme tedy vztahy, které jsou shodné pro oba případy:

Nádoba bez dna

$$\begin{aligned}\sigma_t &= D_1 + \frac{D_2}{x^2}, \\ \sigma_r &= D_1 - \frac{D_2}{x^2}.\end{aligned}\quad (13)$$

Nádoba se dnem

$$\begin{aligned}\sigma_t &= D_1 + \frac{D_2}{x^2}, \\ \sigma_r &= D_1 - \frac{D_2}{x^2}.\end{aligned}\quad (14)$$

Vliv dna se projeví ve směru osového napětí (viz. dále).

Ze znalosti velikosti tlaků působících uvnitř a vně nádoby určíme integrační konstanty a opět v analogii s kotouči budeme dosazovat pro napětí v radiálním směru.

## Nádoba bez dna

- ▶ pro  $x = r_1$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_1) = -p_1$ , tj.

$$-p_1 = D_1 - \frac{D_2}{r_1^2}. \quad (15)$$

- ▶ pro  $x = r_2$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_2) = 0$ , tj.

$$0 = D_1 - \frac{D_2}{r_2^2}. \quad (16)$$

# Válcové nádoby - Určení integračních konstant $D_1$ a $D_2$

Ze znalosti velikosti tlaků působících uvnitř a vně nádoby určíme integrační konstanty a opět v analogii s kotouči budeme dosazovat pro napětí v radiálním směru.

## Nádoba bez dna

- ▶ pro  $x = r_1$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_1) = -p_1$ , tj.

$$-p_1 = D_1 - \frac{D_2}{r_1^2}. \quad (15)$$

- ▶ pro  $x = r_2$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_2) = 0$ , tj.

$$0 = D_1 - \frac{D_2}{r_2^2}. \quad (16)$$

## Nádoba se dnem

- ▶ pro  $x = r_1$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_1) = -p_1$ , tj.

$$-p_1 = D_1 - \frac{D_2}{r_1^2}. \quad (17)$$

- ▶ pro  $x = r_2$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_2) = 0$ , tj.

$$0 = D_1 - \frac{D_2}{r_2^2}. \quad (18)$$

Nádoba bez dna

$$D_1 = \frac{p_1 r_1^2}{r_2^2 - r_1^2},$$
$$D_2 = p_1 \frac{r_2^2 r_1^2}{r_2^2 - r_1^2}. \quad (19)$$

# Válcové nádoby - Určení integračních konstant $D_1$ a $D_2$

Nádoba bez dna

$$\begin{aligned} D_1 &= \frac{p_1 r_1^2}{r_2^2 - r_1^2}, \\ D_2 &= p_1 \frac{r_2^2 r_1^2}{r_2^2 - r_1^2}. \end{aligned} \quad (19)$$

Nádoba se dnem

$$\begin{aligned} D_1 &= \frac{p_1 r_1^2}{r_2^2 - r_1^2}, \\ D_2 &= p_1 \frac{r_2^2 r_1^2}{r_2^2 - r_1^2}. \end{aligned} \quad (20)$$

Tlak působící na dno vyvolá ve stěně nádoby axiální sílu  $N$  a osovou napětí.

$$\begin{aligned} N &= p_1 \pi r_1^2, \\ \sigma_o &= \frac{N}{A} = \frac{p_1 \pi r_1^2}{\pi r_1^2 - \pi r_2^2} = D_1. \end{aligned}$$



Stanovme pro tento případ velikosti hlavních napětí na vnitřním a vnějším poloměru nádoby.

## Nádoba bez dna

- ▶ pro  $x = r_1$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_1} &= 2D_1 + p_1, \\ \sigma_{r_1} &= -p_1.\end{aligned}\quad (21)$$

- ▶ pro  $x = r_2$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_2} &= 2D_1, \\ \sigma_{r_2} &= 0.\end{aligned}\quad (22)$$

Stanovme pro tento případ velikosti hlavních napětí na vnitřním a vnějším poloměru nádoby.

## Nádoba bez dna

- ▶ pro  $x = r_1$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_1} &= 2D_1 + p_1, \\ \sigma_{r_1} &= -p_1.\end{aligned}\quad (21)$$

- ▶ pro  $x = r_2$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_2} &= 2D_1, \\ \sigma_{r_2} &= 0.\end{aligned}\quad (22)$$

## Nádoba se dnem

- ▶ pro  $x = r_1$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_1} &= 2D_1 + p_1, \\ \sigma_{r_1} &= -p_1.\end{aligned}\quad (23)$$

- ▶ pro  $x = r_2$

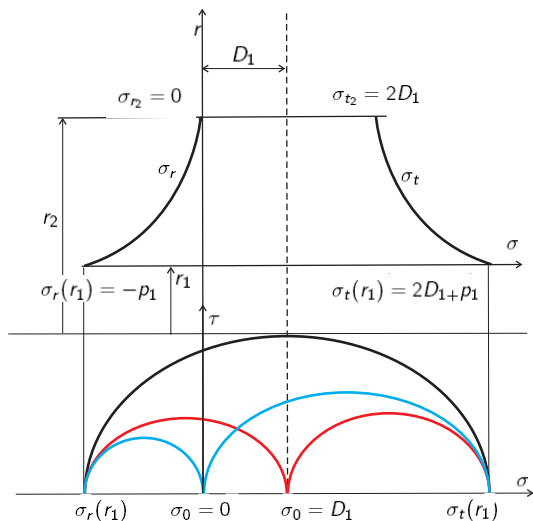
$$\begin{aligned}\sigma_{t_2} &= 2D_1, \\ \sigma_{r_2} &= 0.\end{aligned}\quad (24)$$

Na libovolném poloměru platí  $\sigma_r + \sigma_t = 2D_1$ .

# Válcové nádoby - Příklady výpočtu

Využitím vztahů (13), resp. (14), při dosazení integračních konstant (19), resp. (20), můžeme zobrazit průběhy radiálního a tečného napětí. Vliv dna se projeví až v Moohrově diagramu pro prostorovou napjatost. Modře je znázorněn diagram pro otevřenou nádobu, červeně pak pro uzavřenou.

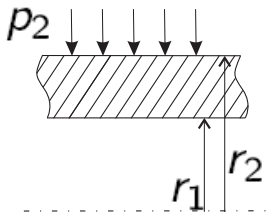
# Válcové nádoby - Příklady výpočtu



Obrázek: Průběh napětí pro zatěžování na vnějším poloměru.

Pro návrat na začátek výběru klikněte [zde](#).

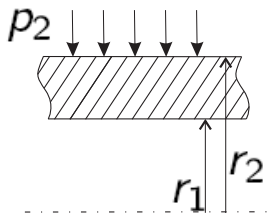
## Nádoba bez dna



**Obrázek:** Působení tlaku na  $r_2$  na nádobu bez dna.

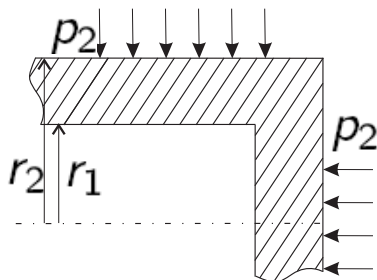
# Válcové nádoby - Tlak působící na vnějším poloměru $r_2$

Nádoba bez dna



Obrázek: Působení tlaku na  $r_2$  na nádobu bez dna.

Nádoba se dnem



Obrázek: Působení tlaku na  $r_2$  na nádobu se dnem.

Dosazením nulové rychlosti vypadne ze vztahů pro rotující kotouče prostřední člen  $D_\omega(3 + \nu)x^2$  a obdržíme tedy vztahy, které jsou shodné pro oba případy:

## Nádoba bez dna

$$\begin{aligned}\sigma_t &= D_1 + \frac{D_2}{x^2}, \\ \sigma_r &= D_1 - \frac{D_2}{x^2}. \quad (25)\end{aligned}$$



Dosazením nulové rychlosti vypadne ze vztahů pro rotující kotouče prostřední člen  $D_\omega(3 + \nu)x^2$  a obdržíme tedy vztahy, které jsou shodné pro oba případy:

Nádoba bez dna

$$\begin{aligned}\sigma_t &= D_1 + \frac{D_2}{x^2}, \\ \sigma_r &= D_1 - \frac{D_2}{x^2}.\end{aligned}\quad (25)$$

Nádoba se dnem

$$\begin{aligned}\sigma_t &= D_1 + \frac{D_2}{x^2}, \\ \sigma_r &= D_1 - \frac{D_2}{x^2}.\end{aligned}\quad (26)$$

Vliv dna se projeví ve směru osového napětí (viz. dále).

# Válcové nádoby - Určení integračních konstant $D_1$ a $D_2$

Ze znalosti velikosti tlaků působících uvnitř a vně nádoby určíme integrační konstanty a opět v analogii s kotouči budeme dosazovat pro napětí v radiálním směru.

## Nádoba bez dna

- ▶ pro  $x = r_1$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_1) = 0$ , tj.

$$0 = D_1 - \frac{D_2}{r_1^2}. \quad (27)$$

- ▶ pro  $x = r_2$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_2) = -p_2$ , tj.

$$-p_2 = D_1 - \frac{D_2}{r_2^2}. \quad (28)$$

# Válcové nádoby - Určení integračních konstant $D_1$ a $D_2$

Ze znalosti velikosti tlaků působících uvnitř a vně nádoby určíme integrační konstanty a opět v analogii s kotouči budeme dosazovat pro napětí v radiálním směru.

## Nádoba bez dna

- ▶ pro  $x = r_1$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_1) = 0$ , tj.

$$0 = D_1 - \frac{D_2}{r_1^2}. \quad (27)$$

- ▶ pro  $x = r_2$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_2) = -p_2$ , tj.

$$-p_2 = D_1 - \frac{D_2}{r_2^2}. \quad (28)$$

## Nádoba se dnem

- ▶ pro  $x = r_1$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_1) = 0$ , tj.

$$0 = D_1 - \frac{D_2}{r_1^2}. \quad (29)$$

- ▶ pro  $x = r_2$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_2) = -p_2$ , tj.

$$-p_2 = D_1 - \frac{D_2}{r_2^2}. \quad (30)$$

## Nádoba Bez dna

$$D_1 = \frac{-p_2 r_2^2}{r_2^2 - r_1^2},$$
$$D_2 = -p_2 \frac{r_2^2 r_1^2}{r_2^2 - r_1^2}. \quad (31)$$

# Válcové nádoby - Určení integračních konstant $D_1$ a $D_2$

Nádoba Bez dna

$$D_1 = \frac{-p_2 r_2^2}{r_2^2 - r_1^2},$$
$$D_2 = -p_2 \frac{r_2^2 r_1^2}{r_2^2 - r_1^2}. \quad (31)$$

Nádoba se dnem

$$D_1 = \frac{-p_2 r_2^2}{r_2^2 - r_1^2},$$
$$D_2 = -p_2 \frac{r_2^2 r_1^2}{r_2^2 - r_1^2}. \quad (32)$$

Tlak působící na dno vyvolá ve stěně nádoby axiální sílu  $N$  a osovou napětí.

$$N = -p_2 \pi r_2^2,$$
$$\sigma_o = \frac{N}{A} = \frac{-p_2 \pi r_2^2}{\pi r_1^2 - \pi r_2^2} = D_1.$$

Stanovme pro tento případ velikosti hlavních napětí na vnitřním a vnějším poloměru nádoby.

## Nádoba bez dna

- ▶ pro  $x = r_1$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_1} &= 2D_1, \\ \sigma_{r_1} &= 0.\end{aligned}\quad (33)$$

- ▶ pro  $x = r_2$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_2} &= 2D_1 + p_2, \\ \sigma_{r_2} &= -p_2.\end{aligned}\quad (34)$$

Stanovme pro tento případ velikosti hlavních napětí na vnitřním a vnějším poloměru nádoby.

## Nádoba bez dna

- ▶ pro  $x = r_1$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_1} &= 2D_1, \\ \sigma_{r_1} &= 0.\end{aligned}\quad (33)$$

- ▶ pro  $x = r_2$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_2} &= 2D_1 + p_2, \\ \sigma_{r_2} &= -p_2.\end{aligned}\quad (34)$$

## Nádoba se dnem

- ▶ pro  $x = r_1$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_1} &= 2D_1, \\ \sigma_{r_1} &= 0.\end{aligned}\quad (35)$$

- ▶ pro  $x = r_2$

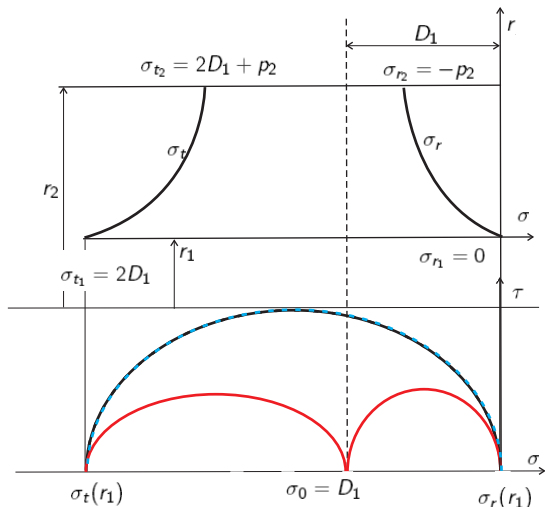
$$\begin{aligned}\sigma_{t_2} &= 2D_1 + p_2, \\ \sigma_{r_2} &= -p_2.\end{aligned}\quad (36)$$

Na libovolném poloměru platí  $\sigma_r + \sigma_t = 2D_1$ .

Využitím vztahů (25), resp. (26), při dosazení integračních konstant (31), resp. (32), můžeme zobrazit průběhy radiálního a tečného napětí. Vliv dna se projeví až v Moohrově diagramu pro prostorovou napjatost. Modře je znázorněn diagram pro otevřenou nádobu, červeně pak pro uzavřenou.



# Válcové nádoby - Příklady výpočtu

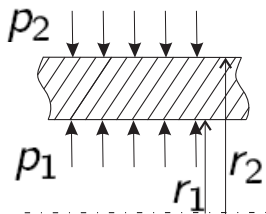


Obrázek: Průběh napětí pro zatěžování na vnějším poloměru.

Pro návrat na začátek výběru klikněte [zde](#).

# Válcové nádoby - Tlak působící na poloměru vnitřním $r_1$ a vnějším $r_2$ $p_1 > p_2$

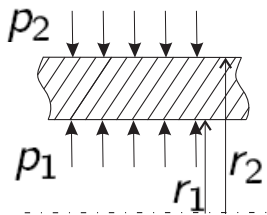
## Nádoba bez dna



**Obrázek:** Působení tlaku na nádobu bez dna.

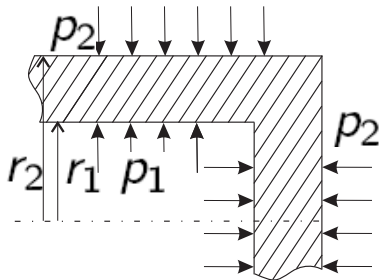
# Válcové nádoby - Tlak působící na poloměru vnitřním $r_1$ a vnějším $r_2$ $p_1 > p_2$

Nádoba bez dna



Obrázek: Působení tlaku na nádobu bez dna.

Nádoba se dnem



Obrázek: Působení tlaku na nádobu se dnem.

Dosazením nulové rychlosti vypadne ze vztahů pro rotující kotouče prostřední člen  $D_\omega(3 + \nu)x^2$  a obdržíme tedy vztahy, které jsou shodné pro oba případy:

## Nádoba bez dna

$$\begin{aligned}\sigma_t &= D_1 + \frac{D_2}{x^2}, \\ \sigma_r &= D_1 - \frac{D_2}{x^2}. \quad (37)\end{aligned}$$

Dosazením nulové rychlosti vypadne ze vztahů pro rotující kotouče prostřední člen  $D_\omega(3 + \nu)x^2$  a obdržíme tedy vztahy, které jsou shodné pro oba případy:

Nádoba bez dna

$$\begin{aligned}\sigma_t &= D_1 + \frac{D_2}{x^2}, \\ \sigma_r &= D_1 - \frac{D_2}{x^2}.\end{aligned}\quad (37)$$

Nádoba se dnem

$$\begin{aligned}\sigma_t &= D_1 + \frac{D_2}{x^2}, \\ \sigma_r &= D_1 - \frac{D_2}{x^2}.\end{aligned}\quad (38)$$

Vliv dna se projeví ve směru osového napětí (viz. dále).

# Válcové nádoby - Určení integračních konstant $D_1$ a $D_2$

Ze znalosti velikosti tlaků působících uvnitř a vně nádoby určíme integrační konstanty a opět v analogii s kotouči budeme dosazovat pro napětí v radiálním směru.

## Nádoba bez dna

- ▶ pro  $x = r_1$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_1) = -p_1$ , tj.

$$-p_1 = D_1 - \frac{D_2}{r_1^2}. \quad (39)$$

- ▶ pro  $x = r_2$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_2) = -p_2$ , tj.

$$-p_2 = D_1 - \frac{D_2}{r_2^2}. \quad (40)$$

# Válcové nádoby - Určení integračních konstant $D_1$ a $D_2$

Ze znalosti velikosti tlaků působících uvnitř a vně nádoby určíme integrační konstanty a opět v analogii s kotouči budeme dosazovat pro napětí v radiálním směru.

## Nádoba bez dna

- ▶ pro  $x = r_1$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_1) = -p_1$ , tj.

$$-p_1 = D_1 - \frac{D_2}{r_1^2}. \quad (39)$$

- ▶ pro  $x = r_2$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_2) = -p_2$ , tj.

$$-p_2 = D_1 - \frac{D_2}{r_2^2}. \quad (40)$$

## Nádoba se dnem

- ▶ pro  $x = r_1$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_1) = -p_1$ , tj.,

$$-p_1 = D_1 - \frac{D_2}{r_1^2}. \quad (41)$$

- ▶ pro  $x = r_2$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_2) = -p_2$ , tj.

$$-p_2 = D_1 - \frac{D_2}{r_2^2}. \quad (42)$$



Nádoba bez dna

$$D_1 = \frac{p_1 r_1^2 - p_2 r_2^2}{r_2^2 - r_1^2},$$

$$D_2 = (p_1 - p_2) \frac{r_2^2 r_1^2}{r_2^2 - r_1^2}. \quad (43)$$

# Válcové nádoby - Určení integračních konstant $D_1$ a $D_2$

Nádoba bez dna

$$D_1 = \frac{p_1 r_1^2 - p_2 r_2^2}{r_2^2 - r_1^2},$$
$$D_2 = (p_1 - p_2) \frac{r_2^2 r_1^2}{r_2^2 - r_1^2}. \quad (43)$$

Nádoba se dnem

$$D_1 = \frac{p_1 r_1^2 - p_2 r_2^2}{r_2^2 - r_1^2},$$
$$D_2 = (p_1 - p_2) \frac{r_2^2 r_1^2}{r_2^2 - r_1^2}. \quad (44)$$

Tlaky působící na dno  
vyvolají ve stěně nádoby  
axiální sílu  $N$  a osově napětí.

$$N = p_1 \pi r_1^2 - p_2 \pi r_2^2,$$
$$\sigma_o = \frac{N}{A} = \frac{p_1 \pi r_1^2 - p_2 \pi r_2^2}{\pi r_1^2 - \pi r_2^2} = D_1.$$

V obecném případě budeme uvažovat, že tlak  $p_1 > p_2$ , s opačným případem se seznámíme dále. Stanovme pro tento případ velikosti hlavních napětí na vnitřním a vnějším poloměru nádoby.

## Nádoba bez dna

- ▶ pro  $x = r_1$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_1} &= 2D_1 + p_1, \\ \sigma_{r_1} &= -p_1.\end{aligned}\quad (45)$$

- ▶ pro  $x = r_2$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_2} &= 2D_1 + p_2, \\ \sigma_{r_2} &= -p_2.\end{aligned}\quad (46)$$

# Válcové nádoby - Dosazení integračních konstant $D_1$ a $D_2$

V obecném případě budeme uvažovat, že tlak  $p_1 > p_2$ , s opačným případem se seznámíme dále. Stanovme pro tento případ velikosti hlavních napětí na vnitřním a vnějším poloměru nádoby.

## Nádoba bez dna

- ▶ pro  $x = r_1$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_1} &= 2D_1 + p_1, \\ \sigma_{r_1} &= -p_1. \quad (45)\end{aligned}$$

- ▶ pro  $x = r_2$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_2} &= 2D_1 + p_2, \\ \sigma_{r_2} &= -p_2. \quad (46)\end{aligned}$$

## Nádoba se dnem

- ▶ pro  $x = r_1$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_1} &= 2D_1 + p_1, \\ \sigma_{r_1} &= -p_1. \quad (47)\end{aligned}$$

- ▶ pro  $x = r_2$

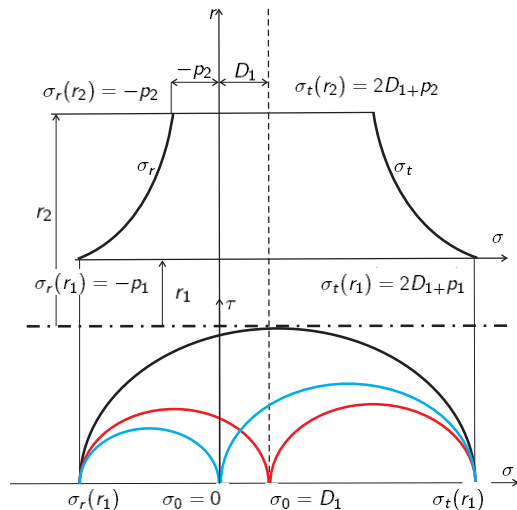
$$\begin{aligned}\sigma_{t_2} &= 2D_1 + p_2, \\ \sigma_{r_2} &= -p_2. \quad (48)\end{aligned}$$

Na libovolném poloměru platí  $\sigma_r + \sigma_t = 2D_1$ .

# Válcové nádoby - Příklady výpočtu

Využitím vztahů (37), resp. (38), při dosazení integračních konstant (43), resp. (44), můžeme zobrazit průběhy radiálního a tečného napětí. Vliv dna se projeví až v Moohrově diagramu pro prostorovou napjatost. Modře je znázorněn diagram pro otevřenou nádobu, červeně pak pro uzavřenou.

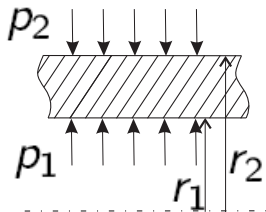
# Válcové nádoby - Příklady výpočtu



Obrázek: Průběh napětí pro válcové nádoby, když  $p_1 > p_2$ .

Pro návrat na začátek výběru klikněte [zde](#).

## Nádoba bez dna

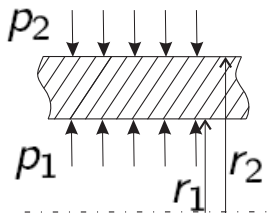


Obrázek: Působení tlaku  
na nádobu bez dna.



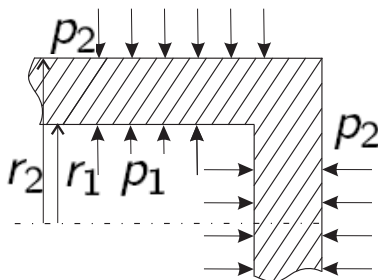
# Válcové nádoby - $r_1$ a $r_2$ $p_1 < p_2$

Nádoba bez dna



Obrázek: Působení tlaku na nádobu bez dna.

Nádoba se dnem



Obrázek: Působení tlaku na nádobu se dnem.

Dosazením nulové rychlosti vypadne ze vztahů pro rotující kotouče prostřední člen  $D_\omega(3 + \nu)x^2$  a obdržíme tedy vztahy, které jsou shodné pro oba případy:

## Nádoba bez dna

$$\begin{aligned}\sigma_t &= D_1 + \frac{D_2}{x^2}, \\ \sigma_r &= D_1 - \frac{D_2}{x^2}. \quad (49)\end{aligned}$$

Dosazením nulové rychlosti vypadne ze vztahů pro rotující kotouče prostřední člen  $D_\omega(3 + \nu)x^2$  a obdržíme tedy vztahy, které jsou shodné pro oba případy:

Nádoba bez dna

$$\begin{aligned}\sigma_t &= D_1 + \frac{D_2}{x^2}, \\ \sigma_r &= D_1 - \frac{D_2}{x^2}.\end{aligned}\quad (49)$$

Nádoba se dnem

$$\begin{aligned}\sigma_t &= D_1 + \frac{D_2}{x^2}, \\ \sigma_r &= D_1 - \frac{D_2}{x^2}.\end{aligned}\quad (50)$$

Vliv dna se projeví ve směru osového napětí (viz. dále).

# Válcové nádoby - Určení integrálních konstant $D_1$ a $D_2$

Ze znalosti velikosti tlaků působících uvnitř a vně nádoby určíme integrální konstanty a opět v analogii s kotouči budeme dosazovat pro napětí v radiálním směru.

## Nádoba bez dna

- ▶ pro  $x = r_1$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_1) = -p_1$ , tj.

$$-p_1 = D_1 - \frac{D_2}{r_1^2}. \quad (51)$$

- ▶ pro  $x = r_2$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_2) = -p_2$ , tj.

$$-p_2 = D_1 - \frac{D_2}{r_2^2}. \quad (52)$$

# Válcové nádoby - Určení integrálních konstant $D_1$ a $D_2$

Ze znalosti velikosti tlaků působících uvnitř a vně nádoby určíme integrální konstanty a opět v analogii s kotouči budeme dosazovat pro napětí v radiálním směru.

## Nádoba bez dna

- ▶ pro  $x = r_1$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_1) = -p_1$ , tj.

$$-p_1 = D_1 - \frac{D_2}{r_1^2}. \quad (51)$$

- ▶ pro  $x = r_2$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_2) = -p_2$ , tj.

$$-p_2 = D_1 - \frac{D_2}{r_2^2}. \quad (52)$$

## Nádoba se dnem

- ▶ pro  $x = r_1$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_1) = -p_1$ , tj.

$$-p_1 = D_1 - \frac{D_2}{r_1^2}. \quad (53)$$

- ▶ pro  $x = r_2$  obdržíme  
 $\sigma_r(r_2) = -p_2$ , tj.

$$-p_2 = D_1 - \frac{D_2}{r_2^2}. \quad (54)$$

Nádoba bez dna

$$D_1 = \frac{p_1 r_1^2 - p_2 r_2^2}{r_2^2 - r_1^2},$$
$$D_2 = (p_1 - p_2) \frac{r_2^2 r_1^2}{r_2^2 - r_1^2}. \quad (55)$$

# Válcové nádoby - Určení integračních konstant $D_1$ a $D_2$

Nádoba bez dna

$$D_1 = \frac{p_1 r_1^2 - p_2 r_2^2}{r_2^2 - r_1^2},$$
$$D_2 = (p_1 - p_2) \frac{r_2^2 r_1^2}{r_2^2 - r_1^2}. \quad (55)$$

Nádoba se dnem

$$D_1 = \frac{p_1 r_1^2 - p_2 r_2^2}{r_2^2 - r_1^2},$$
$$D_2 = (p_1 - p_2) \frac{r_2^2 r_1^2}{r_2^2 - r_1^2}. \quad (56)$$

Tlaky působící na dno vyvolají ve stěně nádoby axiální sílu  $N$  a osově napětí.

$$N = p_1 \pi r_1^2 - p_2 \pi r_2^2,$$
$$\sigma_o = \frac{N}{A} = \frac{p_1 \pi r_1^2 - p_2 \pi r_2^2}{\pi r_1^2 - \pi r_2^2} = D_1,$$

Nyní budeme uvažovat, že tlak  $p_1 < p_2$ . Stanovme pro tento případ velikosti hlavních napětí na vnitřním a vnějším poloměru nádoby.

## Nádoba Bez dna

- ▶ pro  $x = r_1$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_1} &= 2D_1 + p_1, \\ \sigma_{r_1} &= -p_1.\end{aligned}\quad (57)$$

- ▶ pro  $x = r_2$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_2} &= 2D_1 + p_2, \\ \sigma_{r_2} &= -p_2.\end{aligned}\quad (58)$$



Nyní budeme uvažovat, že tlak  $p_1 < p_2$ . Stanovme pro tento případ velikosti hlavních napětí na vnitřním a vnějším poloměru nádoby.

## Nádoba Bez dna

- ▶ pro  $x = r_1$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_1} &= 2D_1 + p_1, \\ \sigma_{r_1} &= -p_1. \quad (57)\end{aligned}$$

- ▶ pro  $x = r_2$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_2} &= 2D_1 + p_2, \\ \sigma_{r_2} &= -p_2. \quad (58)\end{aligned}$$

## Nádoba se dnem

- ▶ pro  $x = r_1$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_1} &= 2D_1 + p_1, \\ \sigma_{r_1} &= -p_1. \quad (59)\end{aligned}$$

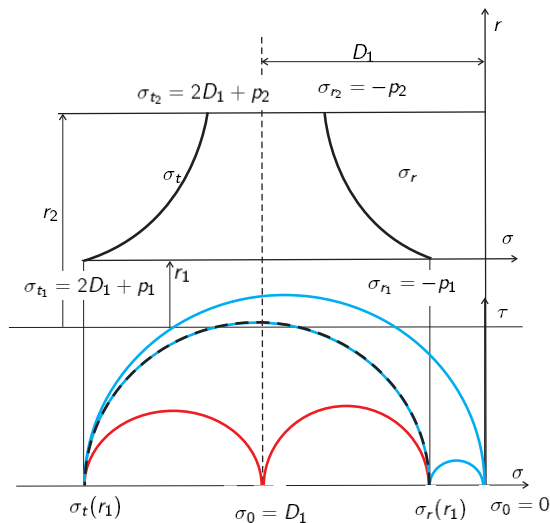
- ▶ pro  $x = r_2$

$$\begin{aligned}\sigma_{t_2} &= 2D_1 + p_2, \\ \sigma_{r_2} &= -p_2. \quad (60)\end{aligned}$$

Na libovolném poloměru platí  $\sigma_r + \sigma_t = 2D_1$ .

Využitím vztahů (49), resp. (50), při dosazení integračních konstant (55), resp. (56), můžeme zobrazit průběhy radiálního a tečného napětí. Vliv dna se projeví až v Moohrově diagramu pro prostorovou napjatost. Modře je znázorněn diagram pro otevřenou nádobu, červeně pak pro uzavřenou. Pro tento případ jsme uvažovali  $p_1 < p_2$ , proto integrační konstanta  $D_2$  vychází záporná. Navíc jsme uvažovali i  $p_1 r_1^2 < p_2 r_2^2$ , tzn. i integrační konstanta  $D_1$  nabývá záporných hodnot. Důsledkem toho je změna poměru mezi napětími na  $\sigma_t < \sigma_r$ .

# Válcové nádoby - Příklady výpočtu



Obrázek: Průběh napětí pro válcové nádoby, když  $p_1 < p_2$  a  $p_1 r_1^2 < p_2 r_2^2$ .

Pro návrat na začátek výběru klikněte [zde](#).