

Rotačně symetrické úlohy

Pružnost a pevnost 2

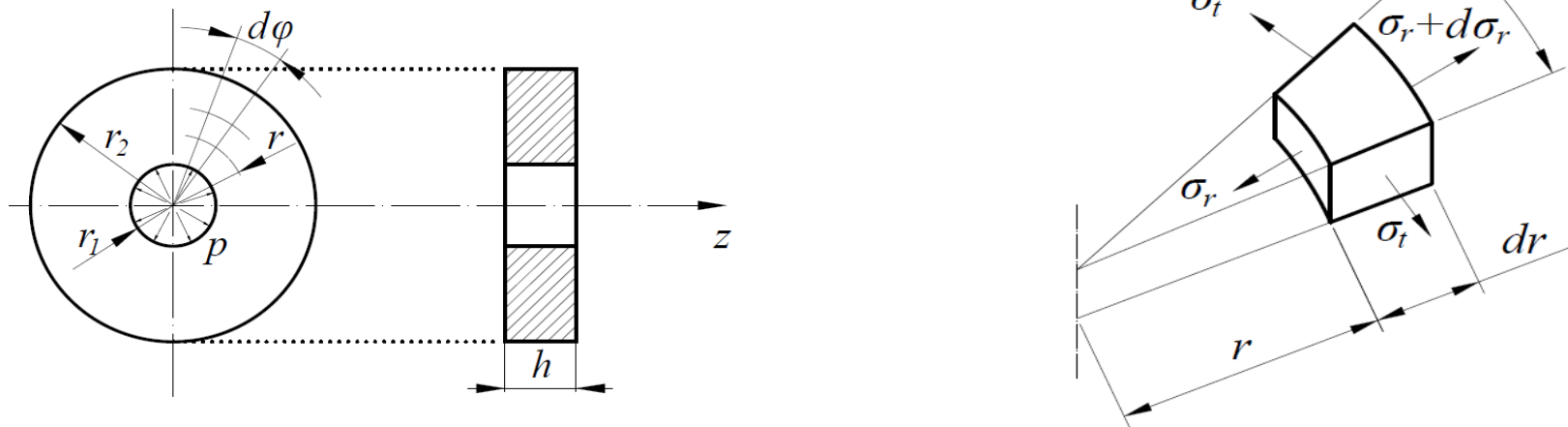
10. 5. 2014

Napětí a deformace zatíženého pružného tělesa

Základní úloha pružnosti - Postup řešení úlohy

- 1) podmínky rovnováhy
- 2) vztahy mezi posuvy a přetvořeními
- 3) vyloučení posuvů – rovnice kompatibility
- 4) Hookeův zákon – vztahy mezi napětími a přetvořeními
- 5) okrajové podmínky

Tenký disk zatížený radiálním tlakem na okraji



Tenký disk s otvorem, tloušťka $h \ll r_1$, Youngův modul E , Poissonovo číslo ν

Úloha je rotačně symetrická, každá rovina procházející osou disku je rovinou symetrie. V rovinách symetrie nevznikají smyková napětí, osové napětí $\sigma_a = 0$, zůstávají napětí radiální $\sigma_r(r)$ a obvodové $\sigma_t(r)$ - hlavní napětí.

1) rovnováha elementu vymezeného dvěma radiálními a dvěma válcovými myšlenými řezy

- podmínka rovnováhy do směru tečny je splněna identicky
- podmínka rovnováhy do radiálního směru

$$\sigma_r + r \frac{d\sigma_r}{dr} - \sigma_t = 0$$

V podmínce rovnováhy jsou dvě neznámé funkce $\sigma_r(r)$ a obvodové $\sigma_t(r)$ úloha není staticky určitá.

2) vztahy mezi posuvem a přetvořeními

- disk se deformuje tak, že každá kružnice o poloměru r se roztáhne na kružnici o poloměru $r+u(r)$, kde $u(r)$ kde je radiální posuv, který je funkcí poloměru
- obvodové přetvoření ε_t je poměr mezi přírůstkem délky kružnice po deformaci a její původní délkou

$$\varepsilon_t = \frac{O'-O}{O} = \frac{2\pi(r+u) - 2\pi r}{2\pi r} = \frac{u}{r}$$

- Radiální přetvoření ε_r je poměr přírůstku délky radiální hrany elementu ku jeho délce před deformací

$$\varepsilon_r = \frac{A'B' - AB}{AB} = \frac{du}{dr}$$

3) Rovnice kompatibility (vyloučíme $u(r)$ z přetvoření)

$$\frac{d\varepsilon_t}{dr} = -\frac{1}{r^2}u + \frac{1}{r} \frac{du}{dr} \Rightarrow \frac{d\varepsilon_t}{dr} = \frac{\varepsilon_r - \varepsilon_t}{r}$$

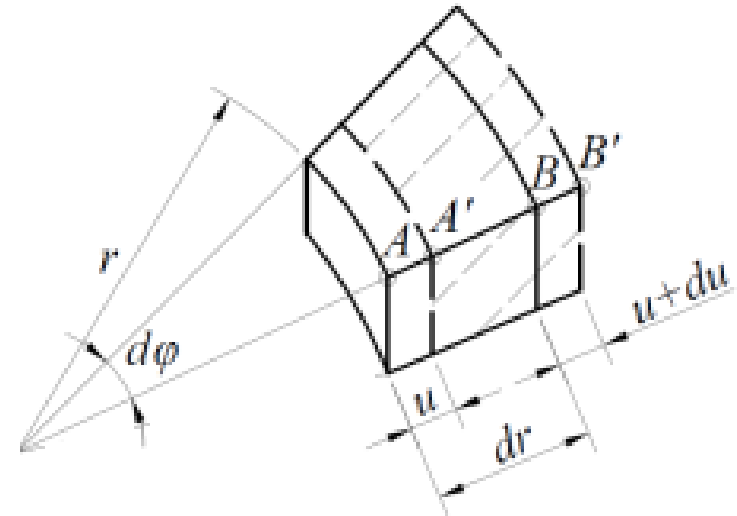
4) Hookeův zákon pro dvuosou napjatost

Vztahy mezi napětími a přetvořeními

$$\varepsilon_t = \frac{1}{E}(\sigma_t - \nu\sigma_r), \quad \sigma_t = \frac{E}{1-\nu^2}(\varepsilon_t + \nu\varepsilon_r),$$

\Rightarrow

$$\varepsilon_r = \frac{1}{E}(\sigma_r - \nu\sigma_t), \quad \sigma_r = \frac{E}{1-\nu^2}(\varepsilon_r + \nu\varepsilon_t),$$



Řešení v posuvech: nyní máme 5 neznámých: σ_r , σ_t , ε_t , ε_r a $u(r)$ – postupnými úpravami vyloučíme všechny až na radiální posuv $u(r)$

- Dosadíme do Hookeova zákona za ε_r a ε_t

$$\sigma_r = \frac{E}{1-\nu^2} \left(\frac{du}{dr} + \nu \frac{u}{r} \right)$$

$$\sigma_t = \frac{E}{1-\nu^2} \left(\frac{u}{r} + \nu \frac{du}{dr} \right)$$

- a napětí dosadíme do rovnice rovnováhy. Dostaneme diferenciální rovnici 2- řádu pro radiální posuv $u(r)$

$$\frac{d^2u}{dr^2} + \frac{1}{r} \frac{du}{dr} - \frac{u}{r^2} = 0$$

- Je to homogenní rovnice Eulerova typu, jejím řešením je funkce

$$u(r) = C_1 r + C_2 \frac{1}{r}$$

Radiální a obvodové napětí

- Dosadíme radiální posuv $u = C_1 r + \frac{C_2}{r}$ do vztahů pro napětí:

$$\sigma_r = \frac{E}{1-\nu^2} \left[C_1 - C_2 \frac{1}{r^2} + \nu \left(C_1 + \frac{C_2}{r^2} \right) \right]$$

$$\sigma_t = \frac{E}{1-\nu^2} \left[C_1 + C_2 \frac{1}{r^2} + \nu \left(C_1 - \frac{C_2}{r^2} \right) \right]$$

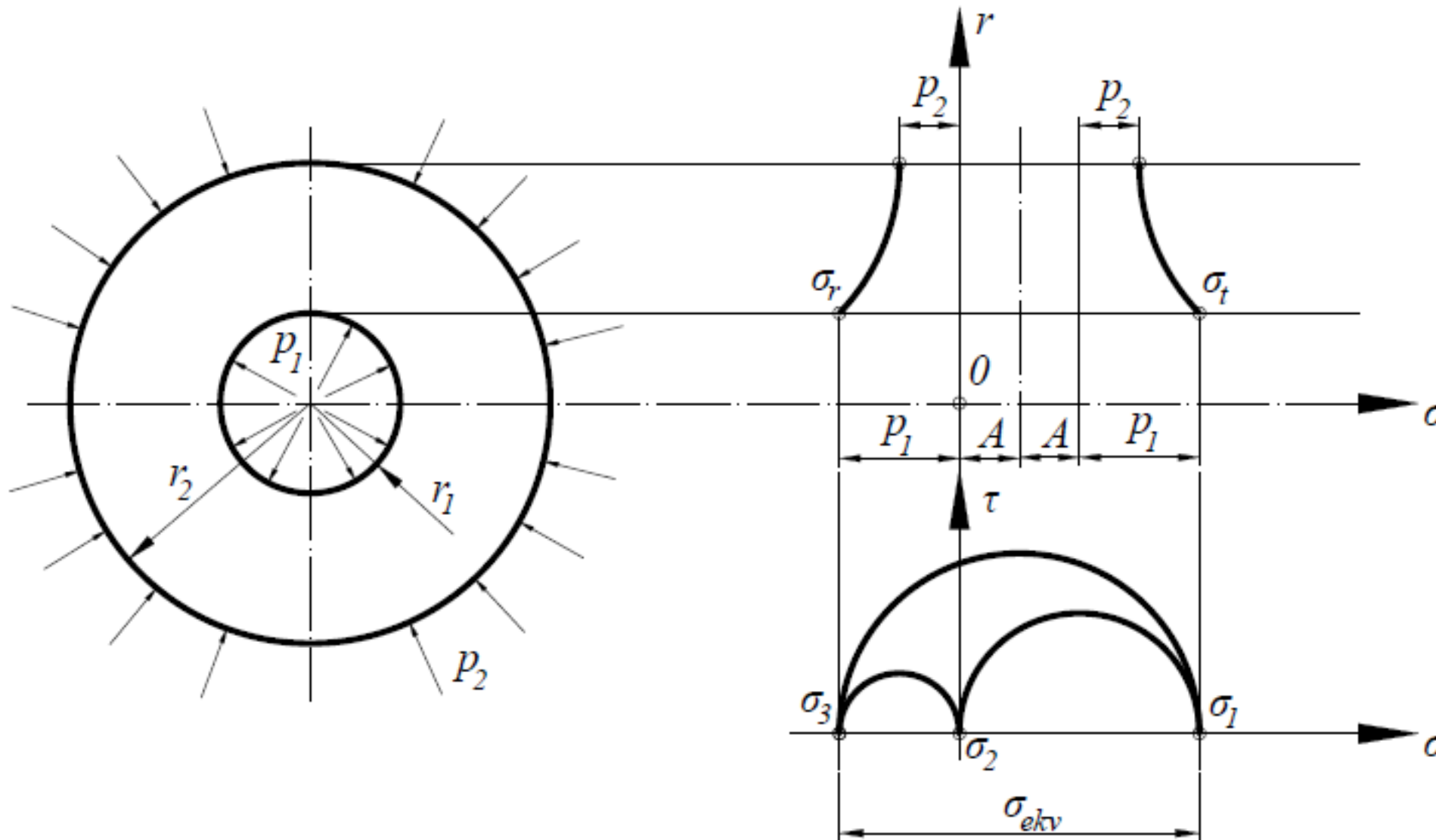
Po úpravách a po zavedení nových konstant A a B dostáváme přehledné vztahy

$$\sigma_r = A - B \frac{1}{r^2}$$

$$\sigma_t = A + B \frac{1}{r^2}$$

Konstanty A a B je třeba určit z okrajových podmínek .

Příklad: Na disk s otvorem působí radiální tlaky p_1 a p_2 na vnitřním a vnějším okraji. Je třeba určit napětí a změnu rozměrů disku



Okrajové podmínky:

Dáno: $r_1 = 150 \text{ mm}$ $p_1 = 50 \text{ MPa}$ $E = 2 \cdot 10^5 \text{ MPa}$

$r_2 = 250 \text{ mm}$ $p_2 = 10 \text{ MPa}$ $\nu = 0,3$

Okrajové podmínky pro radiální napětí na okrajích $\sigma_r(r_1) = -p_1$ $\sigma_r(r_2) = -p_2$

$$\begin{array}{l} A - B \frac{1}{r_1^2} = -p_1 \\ A - B \frac{1}{r_2^2} = -p_2 \end{array} \left| \cdot r_1^2 \right. \quad \left| \cdot r_2^2 \right. \quad A = \frac{-p_2 + p_1 \left(\frac{r_1}{r_2}\right)^2}{1 - \left(\frac{r_1}{r_2}\right)^2} \cong 13 \text{ MPa}$$

$$A(r_2^2 - r_1^2) = -p_2 r_2^2 + p_1 r_1^2$$

Obvodové napětí na vnitřním poloměru

$$\sigma_t(r_1) = 2A + p_1 = 26 + 50 = 76 \text{ MPa}$$

Obvodové napětí na vnějším poloměru

$$\sigma_t(r_2) = 2A + p_2 = 26 + 10 = 36 \text{ MPa}$$

Na vnitřním poloměru je největší ekvivalentní napětí – podle Guesta je $\sigma_{ekv} = \sigma_1 - \sigma_3$

$$\sigma_{ekv} = 2(A + p_1) = 126 \text{ MPa} \text{ viz Mohrova kružnice}$$

Změnu poloměru $u(r_1)$ a $u(r_2)$ vypočteme z obvodového přetvoření na r_1 a r_2

$$\begin{aligned} u(r_1) &= \varepsilon_t(r_1) \cdot r_1 = \frac{1}{E} [\sigma_t(r_1) - \nu \sigma_r(r_1)] \cdot r_1 = \frac{r_1}{E} [2A + p_1 - \nu(-p_1)] = \\ &= \frac{150}{2 \cdot 10^5} [26 + (1 + 0,3)50] \cong 0,07 \text{ mm} \end{aligned}$$

změna r_1 je velmi malá. Podobně vypočteme i změnu r_2 .

Řešení v napětích

Zavedeme napěťovou funkci $\psi(r)$, která splní rovnici rovnováhy a ze které lze napětí

$$\sigma_t \text{ a } \sigma_r \text{ odvodit jako } \sigma_r = \frac{\psi}{r} \text{ a } \sigma_t = \frac{d\psi}{dr} \text{ dosadíme do H.z.}$$

$$\varepsilon_t = \frac{1}{E} \left(\frac{d\psi}{dr} - \nu \frac{\psi}{r} \right) \varepsilon_r = \frac{1}{E} \left(\frac{\psi}{r} - \nu \frac{d\psi}{dr} \right)$$

A do rovnice kompatibility

$$\frac{1}{E} \left[\frac{d^2\psi}{dr^2} - \nu \left(-\frac{1}{r^2} \psi + \frac{1}{r} \frac{d\psi}{dr} \right) \right] =$$

$$= \frac{1}{Er} \left(\frac{\psi}{r} - \nu \frac{d\psi}{dr} - \frac{d\psi}{dr} + \nu \frac{\psi}{r} \right)$$

$$\Rightarrow \frac{d^2\psi}{dr^2} + \frac{1}{r} \frac{d\psi}{dr} - \frac{1}{r^2} \psi = 0$$

$$\text{Řešení: } \psi = Ar - B \frac{1}{r}$$

Řešení v napětích

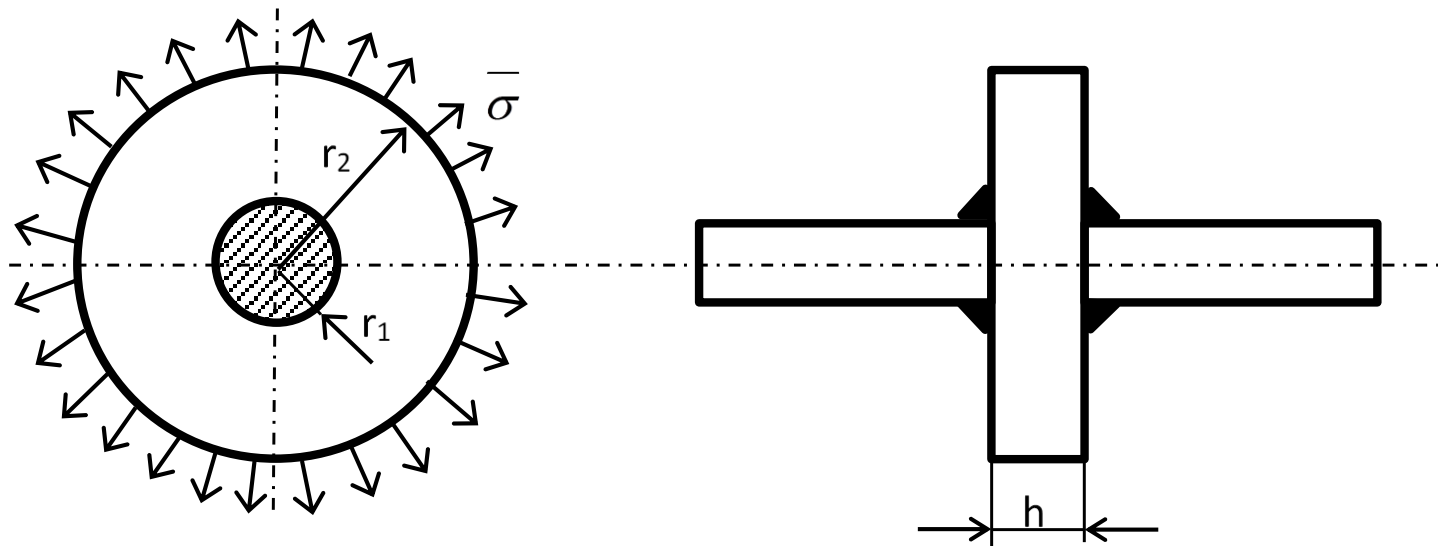
Dosadíme funkci ψ do vztahů pro napětí

$$\sigma_r = \frac{\psi}{r} = A - B \frac{1}{r^2}$$

$$\sigma_t = \frac{\partial \psi}{\partial r} = A + B \frac{1}{r^2}$$

Konstanty A a B je třeba určit z okrajových podmínek

Příklad: Kombinace okrajových podmínek pro napětí a pro posuv



Tuhý kotouč je přivařen k tuhému hřídeli a je zatížen tahovou silou $\bar{\sigma}$ na vnějším okraji (síla je rozložena na jednotku plochy).

Radiální napětí na vnějším okraji je rovno působícímu $\bar{\sigma}$ tahu

$$\sigma_r(r_2) = \bar{\sigma} \quad (1)$$

Vnitřní poloměr kotouče se nemůže měnit

$$u(r_1) = 0 \quad (2)$$

$$\Rightarrow u(r_1) = \frac{r_1}{E} [\sigma_t(r_1) - \nu \sigma_r(r_1)] = 0$$

$$\frac{r_1}{E} \left[A + B \frac{1}{r_1^2} - \nu \left(A - B \frac{1}{r_1^2} \right) \right] = 0 \quad \Rightarrow B = -A \frac{1-\nu}{1+\nu} r_1^2 \quad (3)$$

Dosadíme B do (1)

$$A + A \left(\frac{r_1}{r_2} \right)^2 \frac{1-\nu}{1+\nu} = \bar{\sigma} \quad \Rightarrow A = \frac{\bar{\sigma}}{1 + \left(\frac{r_1}{r_2} \right)^2 \frac{1-\nu}{1+\nu}} \quad (4)$$

Konstantu B dostaneme po dosazení za A do vztahu (3)

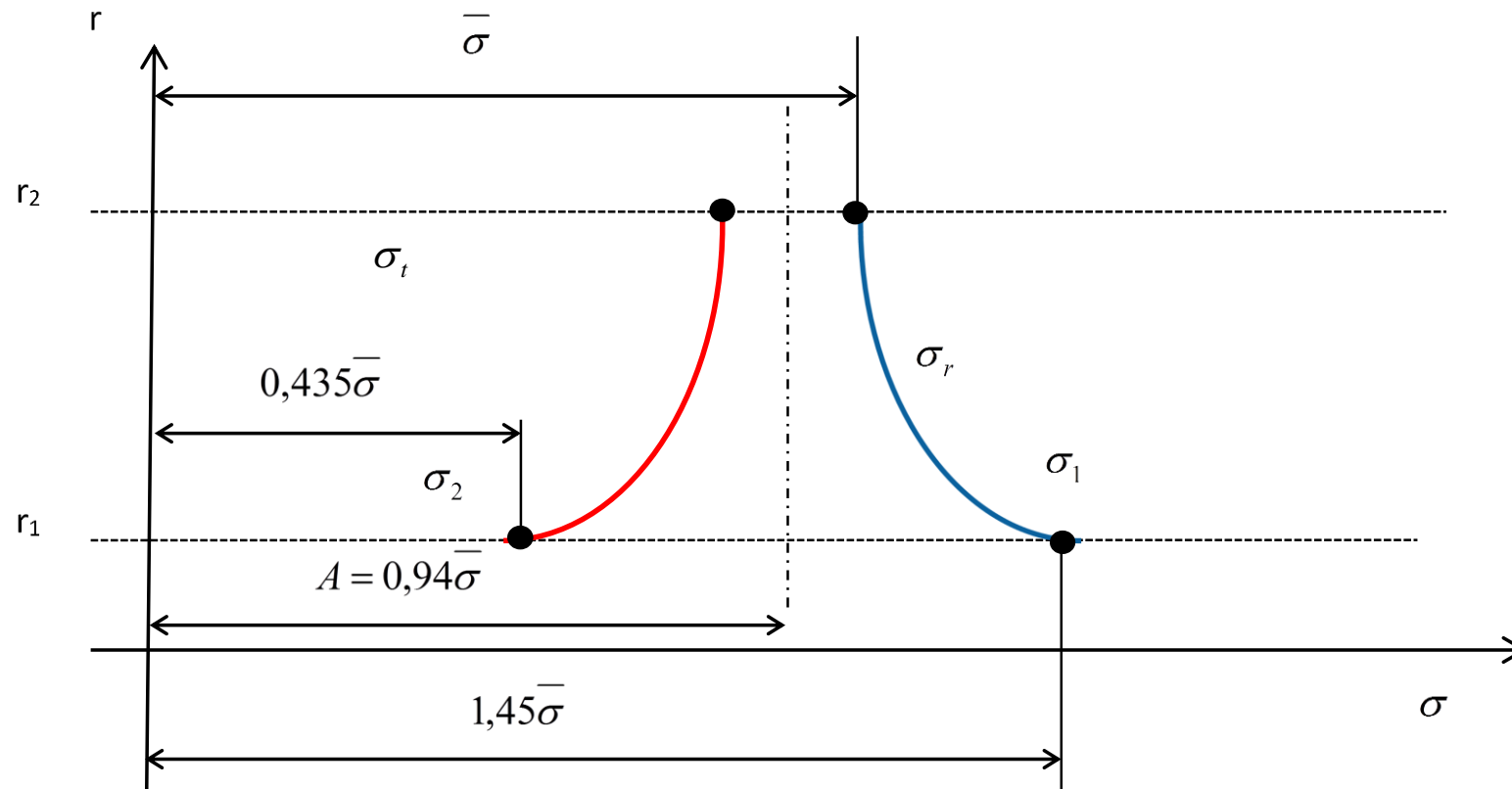
$$B = -\frac{1-\nu}{1+\nu} r_1^2 \frac{\bar{\sigma}}{1 + \left(\frac{r_1}{r_2} \right)^2 \frac{1-\nu}{1+\nu}}$$

Nyní můžeme vypočítat radiální a obvodové napětí všude v kotouči.

Nebezpečná napjatost je na vnitřním poloměru, kde

$$\sigma_t(r_1) = \nu \sigma_r(r_1) \quad \text{a} \quad \sigma_r(r_1) = A - B \frac{1}{r_1^2}$$

Pro $r_1 = 20 \text{ mm}$, $r_2 = 60 \text{ mm}$ a $\nu = 0,3$ je $\sigma_r(r_1) = 1,45 \bar{\sigma}$, $\sigma_t(r_1) = 0,435 \bar{\sigma}$, $A = 0,94 \bar{\sigma}$



Maximální ekvivalentní napětí podle Guesta

$$\sigma_E = \sigma_1 - \sigma_3 = 1,45 \bar{\sigma} - 0 = 1,45 \bar{\sigma}$$