

Geg.: Außenradius der Scheibe a
 Winkelgeschwindigkeit ω
 Elastizitätsmodul E
 Querkontraktionszahl $\nu = 0,3$
 Dichte ρ

- Ges.: 1. Verlauf der Radialverschiebung
 2. Größte Radialverschiebung (Ort und Größe)
 3. Spannungsverläufe σ_r und σ_ϕ
 4. Größte Hauptspannung (Ort und Größe)
 5. Vergleichsspannung nach Gestaltänderungsenergiehypothese

Anm.: Lagerung (nicht dargestellt) erfolgt so, dass nur Rotation um Symmetrieachse und Translation in radialer Richtung möglich sind.

Radialverschiebung und 1. Ableitung

$$u_r = C_1 r + \frac{C_2}{r} - \frac{1-\nu^2}{8E} \rho \omega^2 r^3$$

$$u_r' = C_1 - \frac{C_2}{r^2} - 3 \frac{1-\nu^2}{8E} \rho \omega^2 r^2$$

Spannungen

$$\sigma_r = \frac{E}{1-\nu^2} \left(\frac{\nu}{r} u_r + u_r' \right) = \frac{E}{1-\nu^2} \left[(1+\nu) C_1 - \frac{C_2}{r^2} (1-\nu) - (3+\nu) \frac{1-\nu^2}{8E} \rho \omega^2 r^2 \right]$$

$$\sigma_\phi = \frac{E}{1-\nu^2} \left(\frac{1}{r} u_r + \nu u_r' \right) = \frac{E}{1-\nu^2} \left[(1+\nu) C_1 + \frac{C_2}{r^2} (1-\nu) - (1+3\nu) \frac{1-\nu^2}{8E} \rho \omega^2 r^2 \right]$$

Randbedingungen, Konstanten

$$u_r(r=0) = 0 \quad \rightarrow \quad C_2 = 0$$

$$u_r(r=a) = 0 \quad \rightarrow \quad C_1 a - \frac{1-\nu^2}{8E} \rho \omega^2 a^3 = 0 \quad C_1 = \frac{1-\nu^2}{8E} \rho \omega^2 a^2$$

Verschiebungsverlauf

$$u_r = \frac{1-\nu^2}{8E} \rho \omega^2 a^3 \frac{r}{a} \left(1 - \frac{r^2}{a^2} \right)$$

$$u_r' = \frac{1-\nu^2}{8E} \rho \omega^2 a^2 \left(1 - 3 \frac{r^2}{a^2} \right)$$

maximale Verschiebung

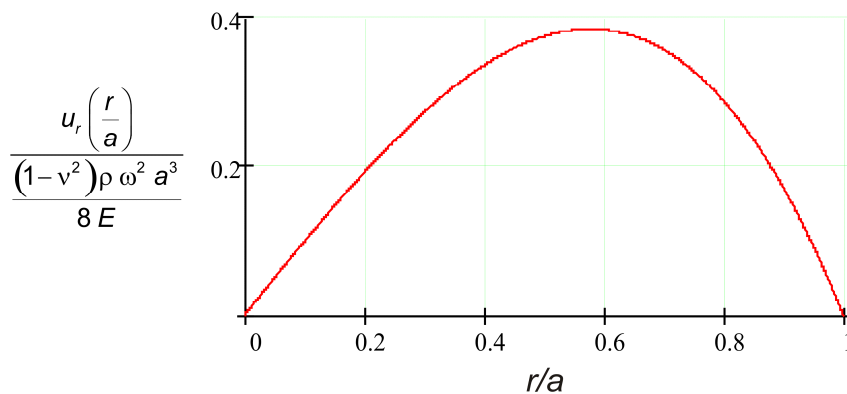
$$u_r' = \frac{1-\nu^2}{8E} \rho \omega^2 a^2 \left(1 - 3 \frac{r^2}{a^2} \right) = 0$$

$$\frac{r^2}{a^2} = \frac{1}{3}$$

$$\frac{r}{a} = \pm \frac{\sqrt{3}}{3} = \pm 0,577 \quad (\text{negativer Wert nur mathematische Bedeutung})$$

$$\underline{u_{r \max} = \frac{\sqrt{3}}{36} (1-\nu^2) \frac{\rho \omega^2 a^3}{E} = 0,385 (1-\nu^2) \frac{\rho \omega^2 a^3}{8E}}$$

Grafische Darstellung



Spannungen

$$\sigma_r = \frac{1}{8} \left[1 + \nu - (3 + \nu) \frac{r^2}{a^2} \right] \rho \omega^2 a^2$$

$$\sigma_\varphi = \frac{1}{8} \left[1 + \nu - (1 + 3\nu) \frac{r^2}{a^2} \right] \rho \omega^2 a^2$$

Die Funktionen der Spannungen sind Parabeln zweiter Ordnung mit den Scheiteln bei $r=0$. Extremwerte der Spannungen sind daher nur an den Rändern $r=0$ und $r=a$ möglich:

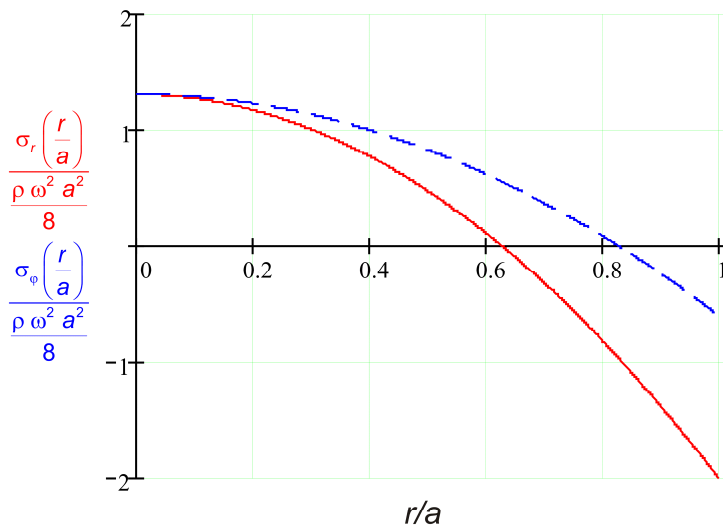
$$\sigma_r(r=0) = \frac{1+\nu}{8} \rho \omega^2 a^2$$

$$\sigma_r(r=a) = -\frac{1}{4} \rho \omega^2 a^2$$

$$\sigma_\varphi(r=0) = \frac{1+\nu}{8} \rho \omega^2 a^2 = \sigma_r(r=0)$$

$$\sigma_\varphi(r=a) = -\frac{\nu}{4} \rho \omega^2 a^2$$

Grafische Darstellung (für $\nu = 0,3$)



Größte Hauptspannung

Die Spannungen σ_r und σ_ϕ sind Hauptspannungen, da wegen der Rotationssymmetrie des Problems keine Schubspannungen auftreten.

Es lässt sich beweisen, dass in jedem Punkt gilt: $\sigma_\phi \geq \sigma_r$

$$\frac{1}{8} \left[1 + \nu - (1 + 3\nu) \frac{r^2}{a^2} \right] \rho \omega^2 a^2 \geq \frac{1}{8} \left[1 + \nu - (3 + \nu) \frac{r^2}{a^2} \right] \rho \omega^2 a^2$$

$$-(1 + 3\nu) \frac{r^2}{a^2} \geq -(3 + \nu) \frac{r^2}{a^2}$$

1. Fall: $r = 0$: $\sigma_\phi = \sigma_r$

2. Fall: $r \neq 0$: $\sigma_\phi > \sigma_r$

$$-(1 + 3\nu) \frac{r^2}{a^2} > -(3 + \nu) \frac{r^2}{a^2}$$

$$1 + 3\nu < 3 + \nu$$

$$\nu < 1 \quad \text{q.d.e.}$$

Damit ist die größte Hauptspannung in der Scheibe:

$$\underline{\sigma_\phi(r=0) = \sigma_r(r=0) = \frac{1+\nu}{8} \rho \omega^2 a^2}$$

Vergleichsspannung nach der Gestaltänderungsenergiehypothese

$$\begin{aligned} \sigma_{v3} &= \sqrt{\sigma_r^2 + \sigma_\phi^2 - \sigma_r \sigma_\phi} \\ &= \frac{1}{8} \sqrt{\left[(1 + \nu) - (3 + \nu) \frac{r^2}{a^2} \right]^2 + \left[(1 + \nu) - (1 + 3\nu) \frac{r^2}{a^2} \right]^2} \rho \omega^2 a^2 \end{aligned}$$

$$\sigma_{v3} = \frac{1}{8} \sqrt{(1+v)^2 - 4(1+v)^2 \frac{r^2}{a^2} + (7+2v+7v^2) \frac{r^4}{a^4}} \rho \omega^2 a^2$$

$$\sigma_{v3}(r=0) = \frac{1+v}{8} \rho \omega^2 a^2$$

$$\sigma_{v3}(r=a) = \frac{1}{4} \sqrt{(1-v+v^2)} \rho \omega^2 a^2 = \sigma_{v3\max}$$

Gunter Georgi