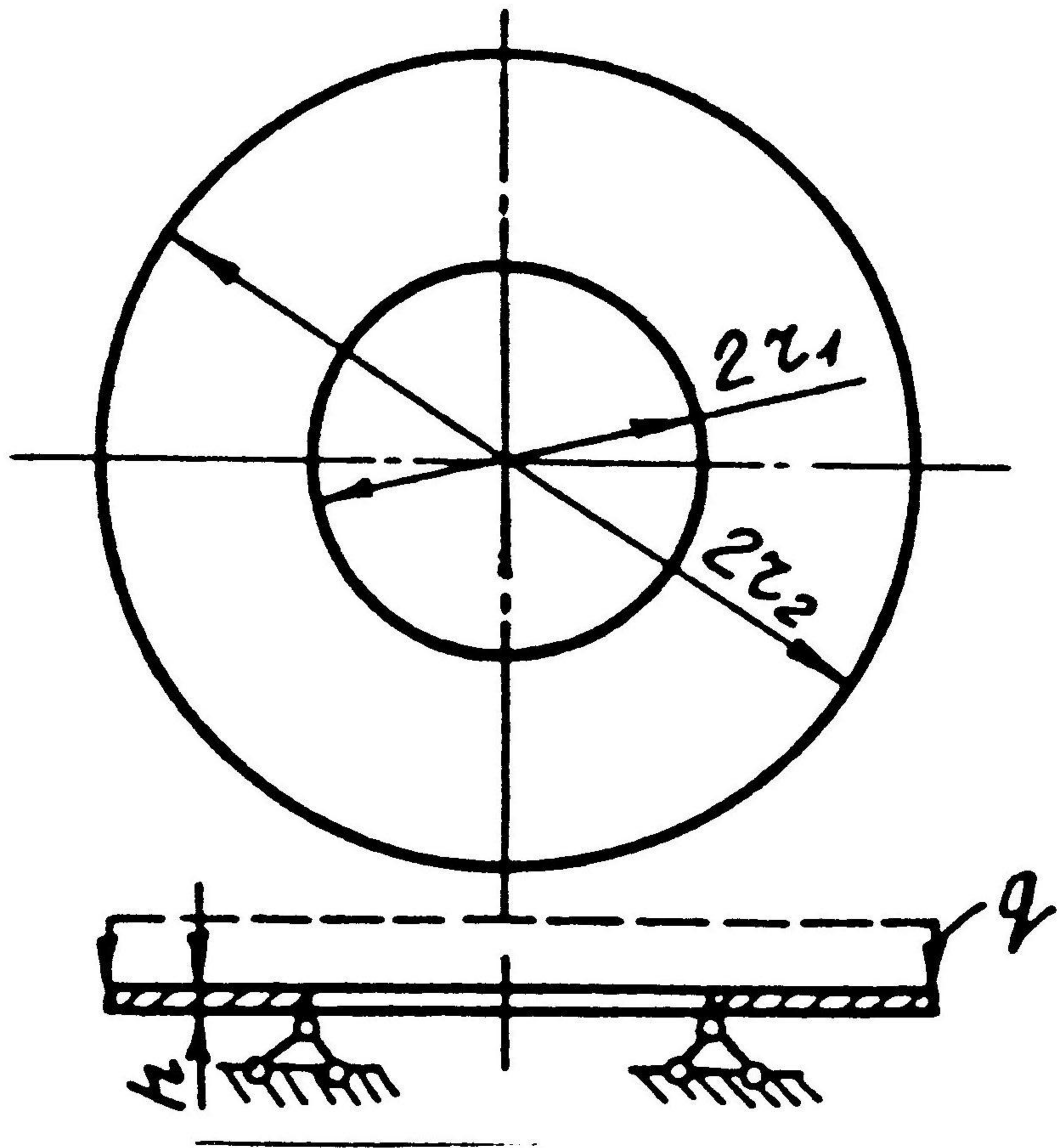


3.



Исходные данные

Внутренний радиус: $r_1 = 17 \text{ см}$

Наружный радиус: $r_2 = 21 \text{ см}$

Модуль упругости: $E = 200 \text{ ГПа}$

Допускаемые напряжения: $\sigma_{\text{доп}} = 240 \text{ МПа}$

Толщина пластины: $h := \frac{r_1}{50} \quad h = 3.4 \text{ мм}$

Коэффициент Пуассона: $\mu = 0.3$

Решение

Цилиндрическая жёсткость пластины: $D := \frac{E \cdot h^3}{12 \cdot (1 - \mu^2)} \quad D = 7199 \text{ Н}\cdot\text{м}$

Уравнение для нормального прогиба в общем виде:

$$w(r) := C_1 + C_2 \cdot r^2 + C_3 \cdot \ln(r) + C_4 \cdot r^2 \cdot \ln(r)$$

Изгибающие моменты в радиальном направлении: $M_r = D \cdot \left(\frac{d^2}{dr^2} w(r) + \frac{\mu}{r} \cdot \frac{d}{dr} w(r) \right)$

$$\left(\frac{d^2}{dr^2} w(r) + \frac{\mu}{r} \cdot \frac{d}{dr} w(r) \right) \rightarrow 2 \cdot C_2 - \frac{C_3}{r^2} + 2 \cdot C_4 \cdot \ln(r) + 3 \cdot C_4 + \frac{3}{r} \cdot \left(2 \cdot C_2 \cdot r + \frac{C_3}{r} + 2 \cdot C_4 \cdot r \cdot \ln(r) + C_4 \cdot r \right)$$

Изгибающие моменты в окружном направлении: $M_\theta = D \cdot \left(\frac{1}{r} \cdot \frac{d}{dr} w(r) + \mu \cdot \frac{d^2}{dr^2} w(r) \right)$

$$\left(\frac{1}{r} \cdot \frac{d}{dr} w(r) + \mu \cdot \frac{d^2}{dr^2} w(r) \right) \rightarrow \frac{1}{r} \cdot \left(2 \cdot C_2 \cdot r + \frac{C_3}{r} + 2 \cdot C_4 \cdot r \cdot \ln(r) + C_4 \cdot r \right) + 6 \cdot C_2 - 3 \cdot \frac{C_3}{r^2} + 6 \cdot C_4 \cdot \ln(r) + 9 \cdot C_4$$

Поперечная сила: $Q_r = D \cdot \frac{d}{dr} (\Delta w) = D \cdot \left(\frac{d^3}{dr^3} w(r) + \frac{1}{r} \cdot \frac{d^2}{dr^2} w(r) - \frac{1}{r^2} \cdot \frac{d}{dr} w(r) \right)$

$$2 \cdot \frac{C_3}{r^3} + 2 \cdot \frac{C_4}{r} + \frac{1}{r} \cdot \left(2 \cdot C_2 - \frac{C_3}{r^2} + 2 \cdot C_4 \cdot \ln(r) + 3 \cdot C_4 \right) - \frac{1}{r^2} \cdot \left(2 \cdot C_2 \cdot r + \frac{C_3}{r} + 2 \cdot C_4 \cdot r \cdot \ln(r) + C_4 \cdot r \right)$$

Краевые условия:

$$\text{при } r = r_1 \quad w = 0 \quad \text{при } r = r_2 \quad Q = -q$$

$$M_r = 0 \quad M_r = 0$$

Составляю систему уравнений:

Given

$$C_1 + C_2 \cdot (r_1)^2 + C_3 \cdot \ln(r_1) + C_4 \cdot (r_1)^2 \cdot \ln(r_1) = 0$$

$$D \cdot \left[2 \cdot C_2 - \frac{C_3}{r_1^2} + 2 \cdot C_4 \cdot \ln(r_1) + 3 \cdot C_4 + \frac{0.3}{r_1} \cdot \left(2 \cdot C_2 \cdot r_1 + \frac{C_3}{r_1} + 2 \cdot C_4 \cdot r_1 \cdot \ln(r_1) + C_4 \cdot r_1 \right) \right] = 0$$

$$D \cdot \left[2 \cdot \frac{C_3}{r_2^3} + 2 \cdot \frac{C_4}{r_2} + \frac{1}{r_2} \cdot \left(2 \cdot C_2 - \frac{C_3}{r_2^2} + 2 \cdot C_4 \cdot \ln(r_2) + 3 \cdot C_4 \right) - \frac{1}{r_2^2} \cdot \left(2 \cdot C_2 \cdot r_2 + \frac{C_3}{r_2} + 2 \cdot C_4 \cdot r_2 \cdot \ln(r_2) + C_4 \cdot r_2 \right) \right] = -q$$

$$D \cdot \left[2 \cdot C_2 - \frac{C_3}{r_2^2} + 2 \cdot C_4 \cdot \ln(r_2) + 3 \cdot C_4 + \frac{3}{r_2} \cdot \left(2 \cdot C_2 \cdot r_2 + \frac{C_3}{r_2} + 2 \cdot C_4 \cdot r_2 \cdot \ln(r_2) + C_4 \cdot r_2 \right) \right] = 0$$

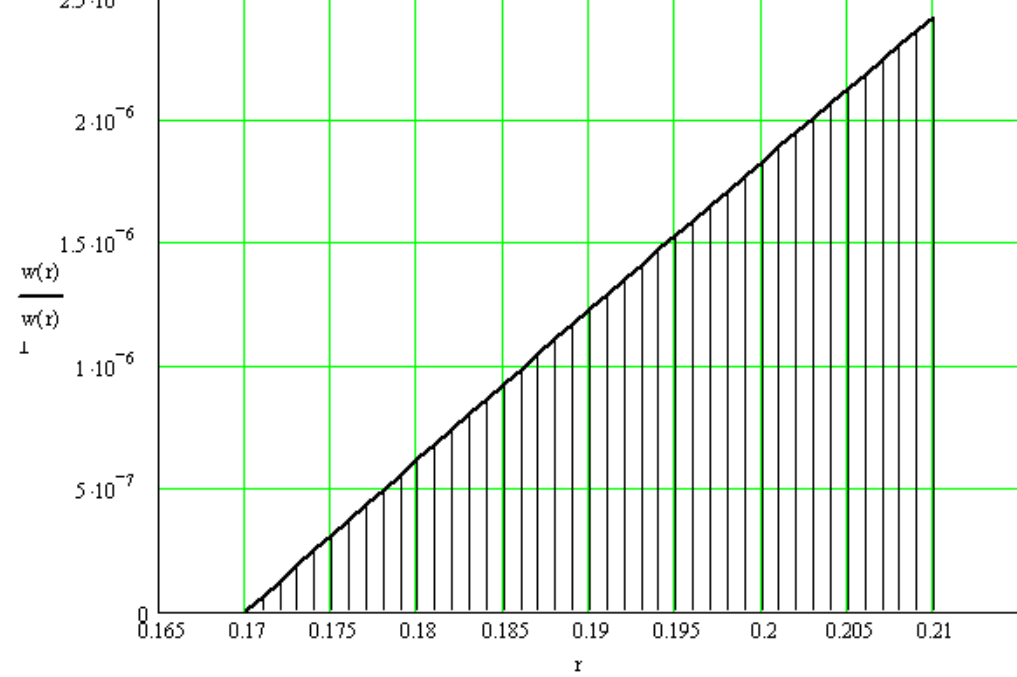
$$\text{Find}(C_1, C_2, C_3, C_4) \rightarrow \begin{pmatrix} 4.5372449652223486713 \cdot 10^{-6} \cdot q \\ 8.0478760299451287344 \cdot 10^{-6} \cdot q \\ 4.7995644070134454203 \cdot 10^{-6} \cdot q \\ -7.2931556859525486447 \cdot 10^{-5} \cdot q \end{pmatrix}$$

Решая систему, получили: $C_1 = 4.5372449652223486713 \cdot 10^{-6}$ $C_2 = 8.0478760299451287344 \cdot 10^{-6}$

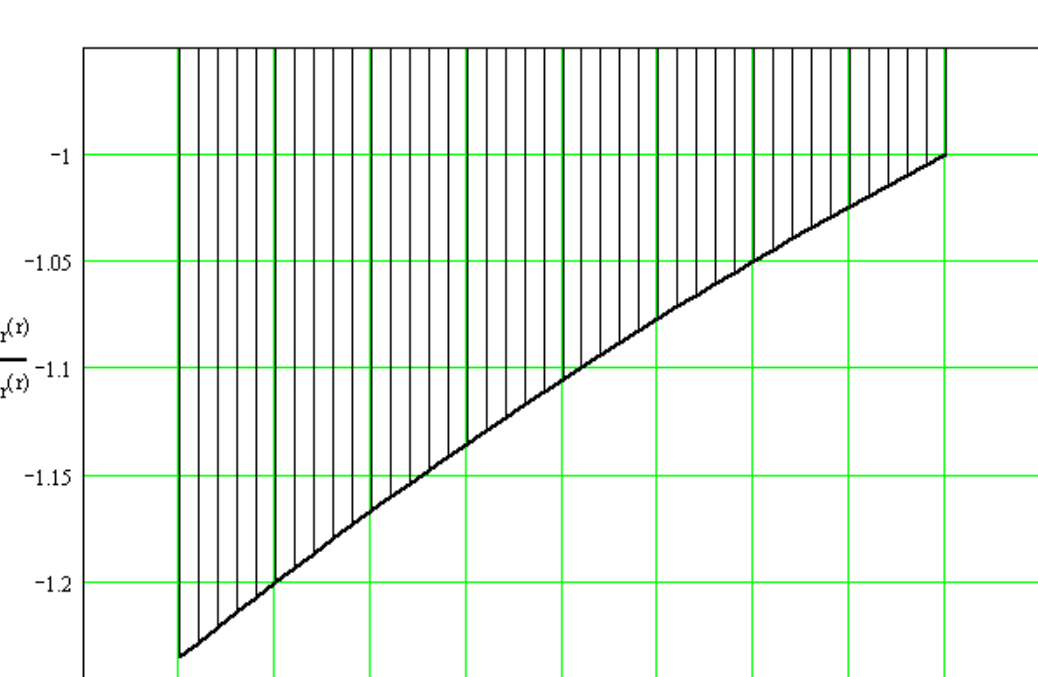
$$C_3 = 4.7995644070134454203 \cdot 10^{-6} \quad C_4 = -7.2931556859525486447 \cdot 10^{-5}$$

Нормальный прогиб:

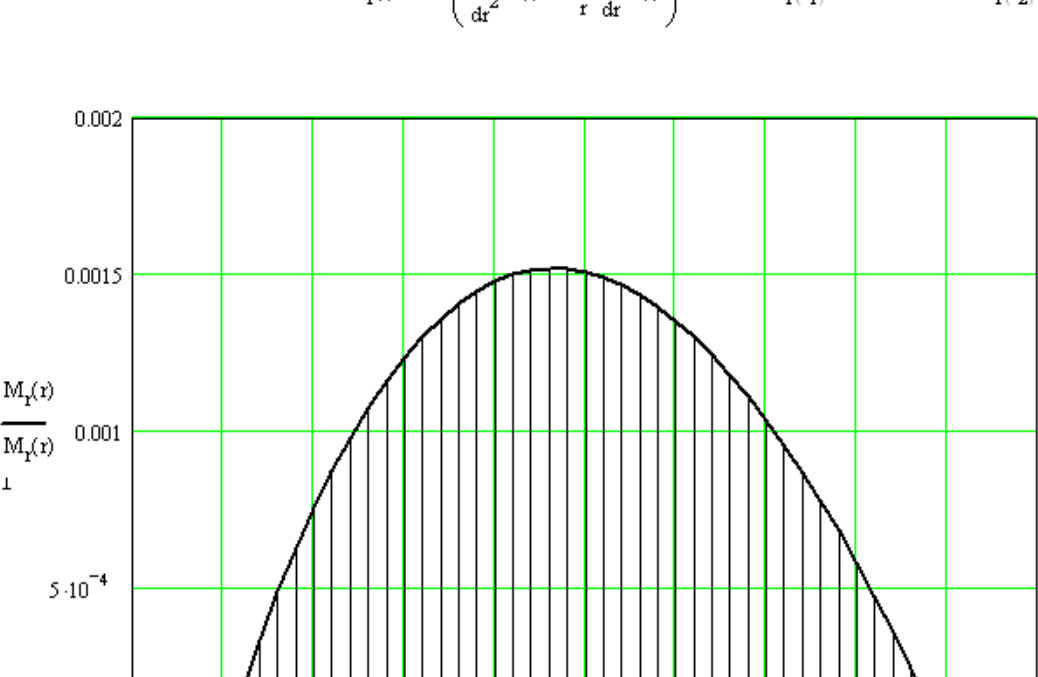
$$w(r) := C_1 + C_2 \cdot r^2 + C_3 \cdot \ln(r) + C_4 \cdot r^2 \cdot \ln(r) \quad w(r_1) = 0 \quad w(r_2) = 2.421 \times 10^{-6}$$



Поперечная сила: $Q_r(r) := D \cdot \left(\frac{d^3}{dr^3} w(r) + \frac{1}{r} \cdot \frac{d^2}{dr^2} w(r) - \frac{1}{r^2} \cdot \frac{d}{dr} w(r) \right) \quad Q_r(r_1) = -1.235 \quad Q_r(r_2) = -1$

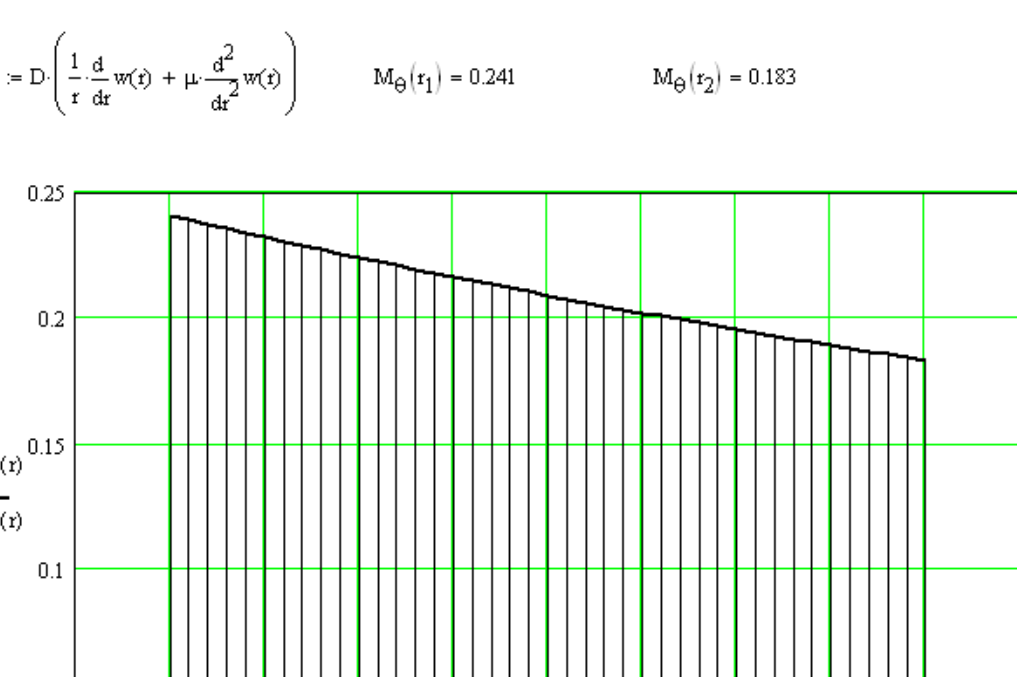


Радиальный изгибающий момент: $M_r(r) := D \cdot \left(\frac{d^2}{dr^2} w(r) + \frac{\mu}{r} \cdot \frac{d}{dr} w(r) \right) \quad M_r(r_1) = -0 \quad M_r(r_2) = 0$



Изгибающий момент в окружном направлении:

$$M_\theta(r) := D \cdot \left(\frac{1}{r} \cdot \frac{d}{dr} w(r) + \mu \cdot \frac{d^2}{dr^2} w(r) \right) \quad M_\theta(r_1) = 0.241 \quad M_\theta(r_2) = 0.183$$



Из элюр видно, что опасное сечение расположено на внутреннем радиусе пластины.

Максимальные напряжения возникают при $z = \frac{h}{2}$ и $z = -\frac{h}{2}$

$$\sigma_{r_H}(r) := \frac{6 \cdot M_r(r)}{h^2} \quad \sigma_{r_B}(r) := \frac{-6 \cdot M_r(r)}{h^2} \quad \sigma_{r_H}(r_1) = -0 \quad \sigma_{r_B}(r_1) = 0$$

$$\sigma_{\theta_H}(r) := \frac{6 \cdot M_\theta(r)}{h^2} \quad \sigma_{\theta_B}(r) := \frac{-6 \cdot M_\theta(r)}{h^2} \quad \sigma_{\theta_H}(r_1) = 125018.7 \quad \sigma_{\theta_B}(r_1) = -125018.7$$

Эквивалентные напряжения по критерию Сен-Венана:

$$\sigma_{\text{экв_max1}} := \sigma_{r_H}(r_1) - \sigma_{\theta_H}(r_1) \quad \sigma_{\text{экв_max1}} = -1.2502 \times 10^5$$

$$\sigma_{\text{экв_max2}} := \sigma_{\theta_H}(r_1) - \sigma_{r_H}(r_1) \quad \sigma_{\text{экв_max2}} = 1.2502 \times 10^5$$

Максимально допустимое значение нагрузки:

$$q = \frac{\sigma_{\text{доп}}}{\sigma_{\text{экв_max2}}} \quad q := \frac{2.4 \times 10^8}{1.2502 \times 10^5} \quad q = 1.92 \times 10^3 \quad \frac{\text{Н}}{\text{м}}$$