

7. НЕКОТОРЫЕ КЛАССИЧЕСКИЕ ЗАДАЧИ ТЕОРИИ УПРУГОСТИ

7.1. Задача о всестороннем равномерном давлении на тело

Одна из простейших задач теории упругости – это задача о теле произвольной формы, нагруженном всесторонним равномерным давлением. Решение этой задачи получается очень легко. Пусть бесконечно малый элемент объема dV нагружен одинаковыми элементарными сжимающими силами p , приложенными по нормали к каждой грани (рис.7.1). Тензор напряжений в этом элементарном объеме является шаровым:

$$\boldsymbol{\sigma} = -p\mathbf{I}.$$

Используя набор точно так же нагруженных элементарных объемов, как конструктор, можно построить тело произвольной формы, которое окажется нагруженным всесторонним равномерным давлением, причем напряженное состояние в каждом элементарном объеме этого тела известно:

$$\boldsymbol{\sigma}(\mathbf{x}) = -p\mathbf{I}. \quad (7.1)$$

В результате получили очевидное: *при всестороннем равномерном давлении в теле возникает однородное шаровое напряженное состояние.*

Тензор деформаций легко получается из закона Гука в девиаторах:

$$\boldsymbol{\varepsilon}(\mathbf{x}) = \frac{1}{3K_0} \boldsymbol{\sigma}(\mathbf{x}) = -\frac{p}{3K_0} \mathbf{I}, \quad (7.2)$$

а вектор смещений можно угадать с использованием уравнения Коши:

$$\boldsymbol{\varepsilon} = (\nabla \mathbf{u})_S.$$

Градиент поля смещений, вызванных деформацией тела, должен представлять собой единичный тензор, умноженный на константу. Следовательно, нетрудно догадаться, что поле смещений должно иметь следующий вид:

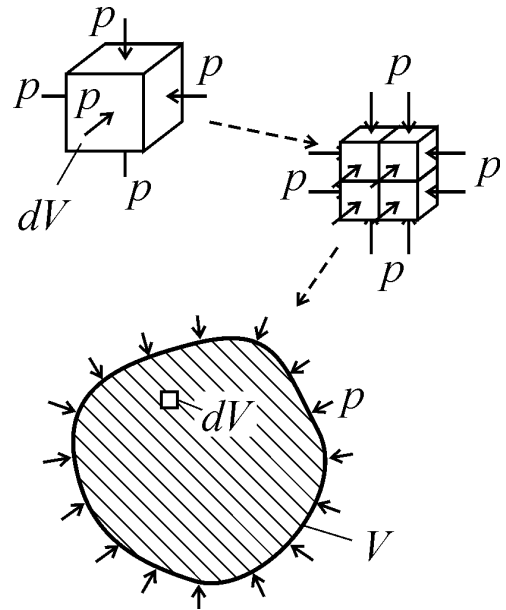


Рис.7.1. Тело, нагруженное равномерным давлением

$$\mathbf{u}(\mathbf{x}) = -\frac{P}{3K_0} \mathbf{x}. \quad (7.3)$$

Отметим, что в выражении (7.3) неучтены смещения тела, как жесткого целого.

7.2. Задача о сферической полости в неограниченном теле

Рассмотрим функцию:

$$\Phi(\mathbf{x}) = \frac{\lambda}{x},$$

λ – скаляр, $x = |\mathbf{x}|$, \mathbf{x} – радиус-вектор точки пространства. Покажем, что эта функция является гармонической:

$$\nabla \Phi = \lambda \nabla x^{-1} = -\lambda x^{-2} \frac{\mathbf{x}}{x} = -\lambda \frac{\mathbf{x}}{x^3};$$

$$\begin{aligned} \nabla \nabla \Phi &= -\lambda \nabla \left(\frac{\mathbf{x}}{x^3} \right) = -\lambda \left((\nabla x^{-3}) \mathbf{x} + x^{-3} \underbrace{(\nabla \mathbf{x})}_I \right) = \\ &= -\lambda \left((-3x^{-4} \frac{\mathbf{x}}{x}) \mathbf{x} + x^{-3} I \right) = \lambda \left(\frac{3\mathbf{x}\mathbf{x}}{x^5} - \frac{1}{x^3} I \right); \end{aligned}$$

$$\Delta \Phi = \nabla \cdot \nabla \Phi = \lambda \left(\frac{3\mathbf{x} \cdot \mathbf{x}}{x^5} - \frac{1}{x^3} I \right) = \lambda \left(\frac{3}{x^3} - \frac{3}{x^3} \right) = 0.$$

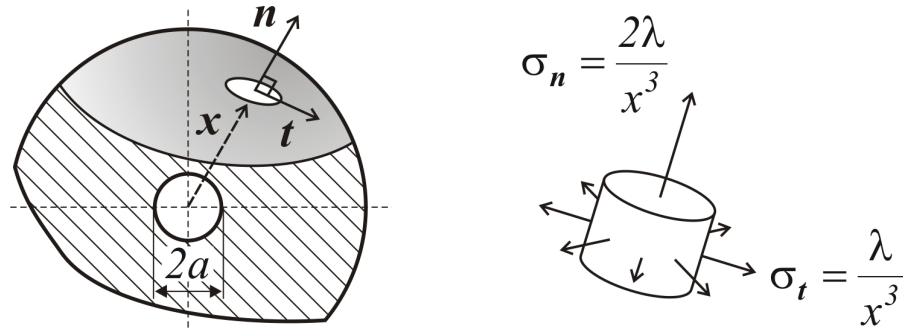
Функция Φ обладает сферической симметрией, так как в выражение λx^{-1} не входит ни один вектор. Поверхности уровня этой функции представляют собой концентрические сферы с центром в точке $\mathbf{x} = 0$ (это особая точка, так как значение функции в ней равно ∞).

Ввиду своей гармоничности, функция Φ может рассматриваться, как функция напряжений в упругом теле при отсутствии объемных сил ($\mathbf{F}_V = 0$):

$$\boldsymbol{\sigma}(\mathbf{x}) = \nabla \nabla \Phi(\mathbf{x}) = \lambda \left(\frac{3\mathbf{x}\mathbf{x}}{x^5} - \frac{1}{x^3} I \right).$$

При этом тензоры напряжений и деформаций представляют собой девиаторы, а при аргументе $\mathbf{x} = 0$ функция не существует.

Найденное решение подходит задаче о неограниченном теле со сферической полостью радиуса a . Определим напряженно-деформированное состояние в этом теле и граничные условия. Для этого рассмотрим внутри этого тела сферу (радиусом $x > a$), центр которой совпадает с центром полости, вырезанной из тела.



Вектор напряжений на площадке $\mathbf{n} = \frac{\mathbf{x}}{x}$:

$$\begin{aligned}\sigma_n &= \boldsymbol{\sigma}(\mathbf{x}) \cdot \mathbf{n} = \lambda \left(\frac{3\mathbf{x}\mathbf{x}}{x^5} - \frac{\mathbf{I}}{x^3} \right) \cdot \mathbf{n} = \lambda \left(\frac{3\mathbf{x}\mathbf{x}}{x^5} - \frac{\mathbf{I}}{x^3} \right) \cdot \frac{\mathbf{x}}{x} = \\ &= \lambda \left(\frac{3\mathbf{x}\mathbf{x} \cdot \mathbf{x}}{x^6} - \frac{\mathbf{I} \cdot \mathbf{x}}{x^4} \right) = \lambda \left(\frac{3x}{x^4} - \frac{x}{x^4} \right) = 2\lambda \frac{x}{x^4} = \frac{2\lambda}{x^3} \mathbf{n}.\end{aligned}$$

Величина нормального напряжения на площадке \mathbf{n} : $\sigma_n = \frac{2\lambda}{x^3}$.

Из сферической симметрии следует, что главной осью напряженно-деформированного состояния в точке \mathbf{x} , кроме вектора \mathbf{n} является любой вектор, ему ортогональный.

Напряжения на площадке с единичной нормалью \mathbf{t} , ортогональной вектору \mathbf{n} :

$$\sigma_t = \boldsymbol{\sigma}(\mathbf{x}) \cdot \mathbf{t} = \lambda \left(\frac{3\mathbf{x}\mathbf{x}}{x^5} - \frac{\mathbf{I}}{x^3} \right) \cdot \mathbf{t} = \lambda \left(\frac{3\mathbf{x}}{x^5} \underbrace{\mathbf{x} \cdot \mathbf{t}}_0 - \frac{\mathbf{I} \cdot \mathbf{t}}{x^3} \right) = -\frac{\lambda}{x^3} \mathbf{t}.$$

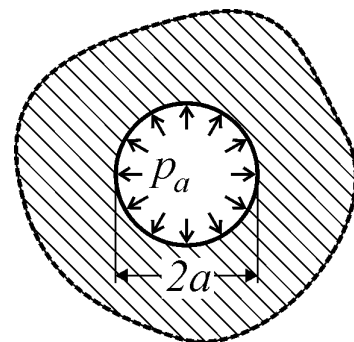
Величина нормального напряжения на площадках \mathbf{t} : $\sigma_t = \frac{\lambda}{x^3}$.

Поле деформаций: $\boldsymbol{\varepsilon} = \frac{1}{2G} \boldsymbol{\sigma} = \frac{\lambda}{2G} \left(\frac{3\mathbf{x}\mathbf{x}}{x^5} - \frac{1}{x^3} \mathbf{I} \right) = \frac{\lambda}{2G} * \frac{3\mathbf{n}\mathbf{n} - \mathbf{I}}{x^3}$.

Поле перемещений: $\mathbf{u} = \frac{\nabla \Phi}{2G} = -\frac{1}{2G} * \frac{\lambda \mathbf{x}}{x^3} = -\frac{\lambda}{2Gx^2} \mathbf{n}$.

Найденное напряженно-деформированное состояние может возникнуть в рассматриваемой задаче только в том случае, если на поверхности полости приложено давление p_a . Зная величину этого давления, можно определить константу λ :

$$\sigma_n = \frac{2\lambda}{a^3} = -p_a \Rightarrow \lambda = -\frac{p_a a^3}{2}.$$



С учетом найденной константы λ решение задачи о сферической полости в неограниченном теле приобретает следующий вид:

поле напряжений $\sigma(\mathbf{x}) = \frac{p_a a^3}{2} * \frac{\mathbf{I} - 3\mathbf{nn}}{x^3};$

радиальные напряжения $\sigma_n(\mathbf{x}) = -\frac{p_a a^3}{x^3} \mathbf{n};$

окружные напряжения $\sigma_t(\mathbf{x}) = \sigma_b(\mathbf{x}) = \frac{p_a a^3}{2x^3} \mathbf{t};$

поле деформаций $\epsilon(\mathbf{x}) = \frac{p_a a^3}{4G} * \frac{\mathbf{I} - 3\mathbf{nn}}{x^3};$

поле смещений $\mathbf{u}(\mathbf{x}) = \frac{p_a a^3}{4G} * \frac{\mathbf{n}}{x^2} + \mathbf{u}(\mathbf{0}).$

7.3. Задача о сфере, нагруженной внешним и внутренним давлением

Рассмотрим сферу радиуса b с полостью радиуса a , нагруженную давлением, которое на внутреннем радиусе равно

$$p_a = -\frac{2\lambda}{a^3},$$

а на внешнем

$$p_b = -\frac{2\lambda}{b^3},$$

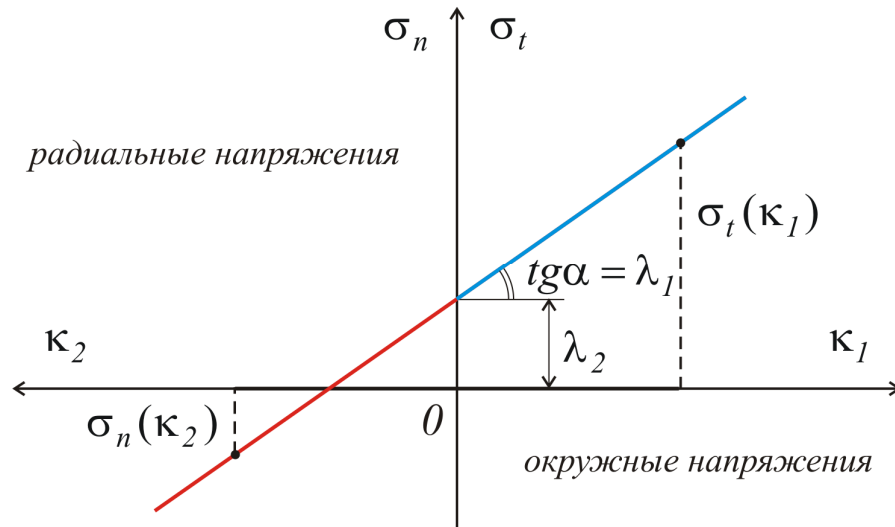
то есть эти давления соотносятся обратно пропорционально кубам радиусов:

$$\frac{p_a}{p_b} = \frac{b^3}{a^3}.$$

В этом случае в сфере возникает такое же напряженное состояние, как и в бесконечном теле со сферической полостью, если на поверхности этой полости приложено давление p_a .

$$\begin{cases} \sigma_n(a) = -p_a \\ \sigma_n(b) = -p_b \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} \lambda_1 = \frac{a^3 b^3}{2(b^3 - a^3)} (p_b - p_a) \\ \lambda_2 = \frac{p_b b^3 - p_a a^3}{a^3 - b^3} \end{cases}$$

Графическая интерпретация решения



Величины радиальных и окружных напряжений в зависимости от условных координат $\kappa_1 = \frac{1}{x^3}$ и $\kappa_2 = \frac{2}{x^3}$ представляют собой линейные функции.

Радиальные напряжения по величине равны:

$$\sigma_n(\kappa_2) = \kappa_2 \lambda_1 + \lambda_2.$$

Окружные напряжения по величине равны:

$$\sigma_t(\kappa_1) = -\kappa_1 \lambda_1 + \lambda_2.$$

7.4. Задача о цилиндрическом включении

Рассмотрим скалярную функцию

$$\psi = \lambda * \ln \rho,$$

где λ – константа, $\rho = \mathbf{x} \cdot \tilde{\mathbf{I}}$, $\tilde{\mathbf{I}} = \mathbf{I} - \mathbf{k}\mathbf{k}$ – проецирующий тензор. Покажем, что рассматриваемая функция гармонична. Градиент этой функции равен

$$\nabla \psi = \frac{\lambda}{\rho} \nabla \rho,$$

$$\nabla \rho = \nabla \sqrt{\boldsymbol{\rho} \cdot \boldsymbol{\rho}} = \frac{2 \nabla \boldsymbol{\rho} \cdot \boldsymbol{\rho}}{2 \sqrt{\boldsymbol{\rho} \cdot \boldsymbol{\rho}}} = \nabla \boldsymbol{\rho} \cdot \frac{\boldsymbol{\rho}}{\rho},$$

$$\nabla \boldsymbol{\rho} = \nabla (x \cdot \tilde{\mathbf{I}}) = \underbrace{\nabla x}_{\tilde{\mathbf{I}}} \cdot \tilde{\mathbf{I}} = \tilde{\mathbf{I}} = \mathbf{I} - k\mathbf{k}.$$

Подставим полученное выражение в предыдущее:

$$\nabla \rho = \nabla \boldsymbol{\rho} \cdot \frac{\boldsymbol{\rho}}{\rho} = \frac{(\mathbf{I} - k\mathbf{k}) \cdot \boldsymbol{\rho}}{\rho} = \frac{1}{\rho} (\underbrace{\mathbf{I} \cdot \boldsymbol{\rho}}_{\rho} - \underbrace{k\mathbf{k} \cdot \boldsymbol{\rho}}_0) = \frac{\rho}{\rho} = m.$$

Следовательно,

$$\nabla \psi = \frac{\lambda}{\rho} m,$$

$$\nabla \nabla \psi = \nabla \left(\lambda \frac{m}{\rho} \right) = \frac{\lambda}{\rho} \nabla m + \lambda m \nabla \left(\frac{1}{\rho} \right).$$

В этом выражении

$$\nabla \left(\frac{1}{\rho} \right) = -\frac{m}{\rho^2},$$

$$\nabla m = \nabla \frac{\rho}{\rho} = \frac{1}{\rho} \nabla \rho + \rho \nabla \rho^{-1} = \frac{\tilde{\mathbf{I}}}{\rho} - \frac{m\mathbf{m}}{\rho} = \frac{\mathbf{I} - k\mathbf{k} - m\mathbf{m}}{\rho}.$$

Таким образом, получили:

$$\nabla \nabla \psi = \frac{\lambda}{\rho^2} (\mathbf{I} - k\mathbf{k} - m\mathbf{m}) - \lambda \frac{m\mathbf{m}}{\rho^2} = \frac{\lambda}{\rho^2} (\mathbf{I} - k\mathbf{k} - 2m\mathbf{m}).$$

Скалярная свертка этого выражения равна нулю:

$$\Delta \psi = \nabla \cdot \nabla \psi = \frac{\lambda}{\rho^2} (3 - 1 - 2) = 0,$$

следовательно, функция ψ является гармонической.

Итак, в цилиндрической системе координат рассмотрим следующее поле напряжений:

$$\boldsymbol{\sigma}(\rho) = \frac{\lambda}{\rho^2} (\mathbf{I} - k\mathbf{k} - 2m\mathbf{m}).$$

В этом случае $\frac{\partial \sigma}{\partial z} = 0, \quad \frac{\partial \sigma}{\partial \varphi} = 0, \quad \frac{\partial \sigma}{\partial \rho} \neq 0.$

Определим, какой задаче соответствует рассматриваемое поле напряжений. Отметим, что в любой точке (кроме точек $\rho = 0$ – это особые точки) тензор напряжений является девиатором, а значит, по закону Гука,

$$\boldsymbol{\varepsilon}(\rho) = \frac{\boldsymbol{\sigma}(\rho)}{2G} \text{ – тензор деформаций.}$$

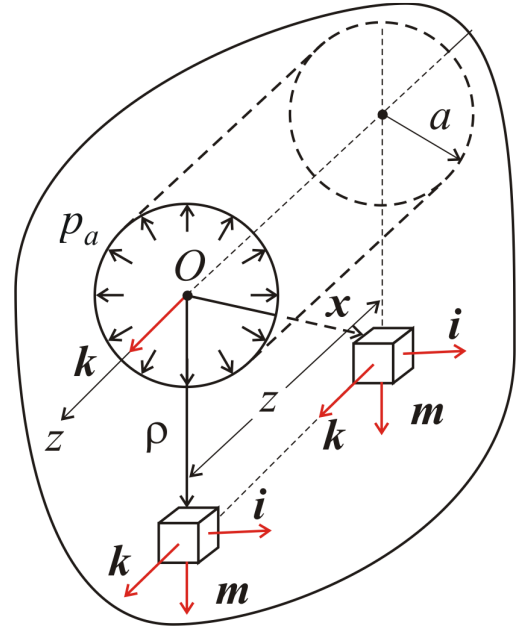
В неограниченном теле вдоль оси z высверлим канал радиусом a (чтобы убрать особые точки);

\mathbf{k} – единичный вектор вдоль оси z ;

\mathbf{m} – орт вектора ρ , то есть $\mathbf{m} = \frac{\rho}{\rho}$;

вектор \mathbf{m} ортогонален вектору \mathbf{k} ;

\mathbf{i} – единичный вектор, ортогональный векторам \mathbf{k} и \mathbf{m} .



Для произвольной точки с радиус-вектором \mathbf{x} напряженное состояние будет следующим:

осевые напряжения $\boldsymbol{\sigma}_k = \boldsymbol{\sigma} \cdot \mathbf{k} = \frac{\lambda}{\rho^2} (\mathbf{I} - \mathbf{k}\mathbf{k} - 2\mathbf{m}\mathbf{m}) \cdot \mathbf{k} = 0;$

радиальные напряжения

$$\boldsymbol{\sigma}_m = \boldsymbol{\sigma} \cdot \mathbf{m} = \frac{\lambda}{\rho^2} (\mathbf{I} - \mathbf{k}\mathbf{k} - 2\mathbf{m}\mathbf{m}) \cdot \mathbf{m} = -\frac{\lambda}{\rho^2} \mathbf{m};$$

окружные напряжения

$$\boldsymbol{\sigma}_i = \boldsymbol{\sigma} \cdot \mathbf{i} = \frac{\lambda}{\rho^2} (\mathbf{I} - \mathbf{k}\mathbf{k} - 2\mathbf{m}\mathbf{m}) \cdot \mathbf{i} = \frac{\lambda}{\rho^2} \mathbf{i}.$$

Напряженное состояние не зависит от координаты z , и напряжения вдоль оси цилиндра не меняются.

Если на внутренней поверхности высверленного отверстия с радиусом a известно давление p_a , то можно найти множитель λ :

$$-\frac{\lambda}{a^2} = -p_a \quad \Rightarrow \quad \lambda = p_a a^2.$$

На произвольном радиусе $b > a$ радиальные напряжения меньше p_a :

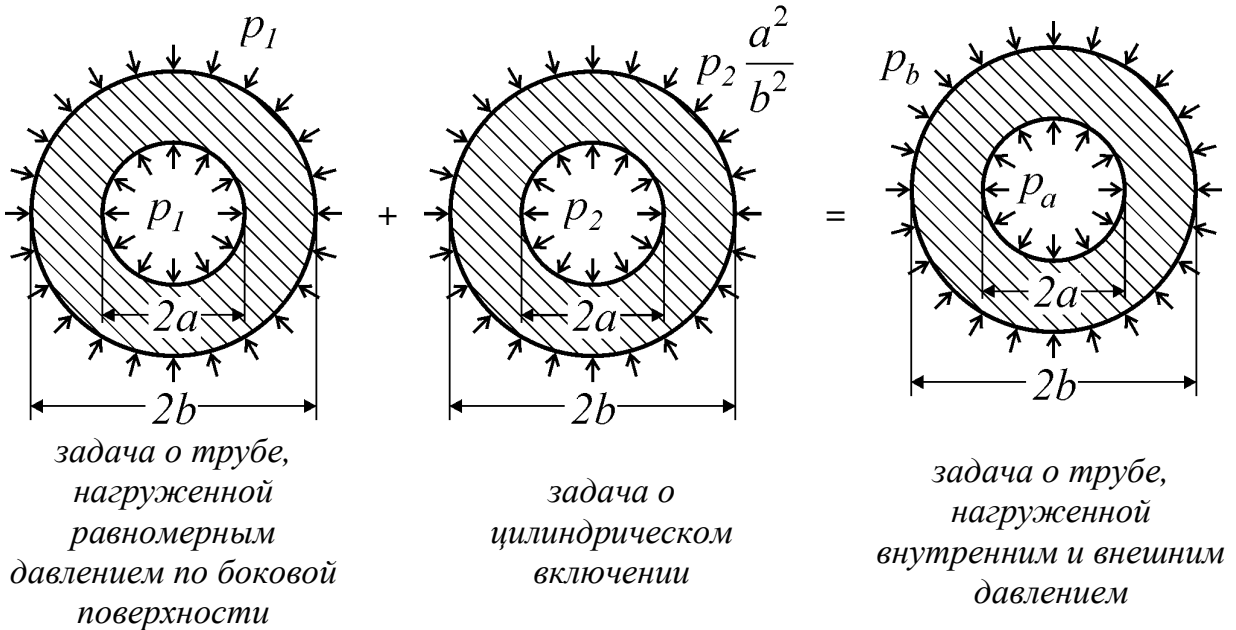
$$p_b = p_a \frac{a^2}{b^2}.$$

Подходящая к рассмотренному решению задача – бесконечная труба с внутренним и наружным давлением, если эти давления соотносятся обратно пропорционально квадратам радиусов:

$$\frac{p_b}{p_a} = \frac{a^2}{b^2}.$$

7.5. Задача Ламе о трубе, нагруженной внутренним и внешним давлением

Решение задачи о трубе, нагруженной внутренним p_a и внешним p_b давлением, можно получить методом суперпозиции, путем сложения решений следующих задач:



В этом случае поля напряжений, деформаций и смещений имеют вид:

поле напряжений: $\sigma(\rho) = \frac{\lambda_1}{\rho^2}(\mathbf{I} - \mathbf{k}\mathbf{k} - 2\mathbf{m}\mathbf{m}) + \lambda_2(\mathbf{I} - \mathbf{k}\mathbf{k});$

векторы радиальных и окружных напряжений соответственно:

$$\sigma_m(\rho) = \left(\lambda_2 - \frac{\lambda_1}{\rho^2}\right)m; \quad \sigma_i(\rho) = \left(\lambda_2 + \frac{\lambda_1}{\rho^2}\right)i;$$

величины этих напряжений:

$$\sigma_m(\rho) = -\frac{1}{\rho^2}\lambda_1 + \lambda_2; \quad \sigma_i(\rho) = \frac{1}{\rho^2}\lambda_1 + \lambda_2;$$

поле деформаций:

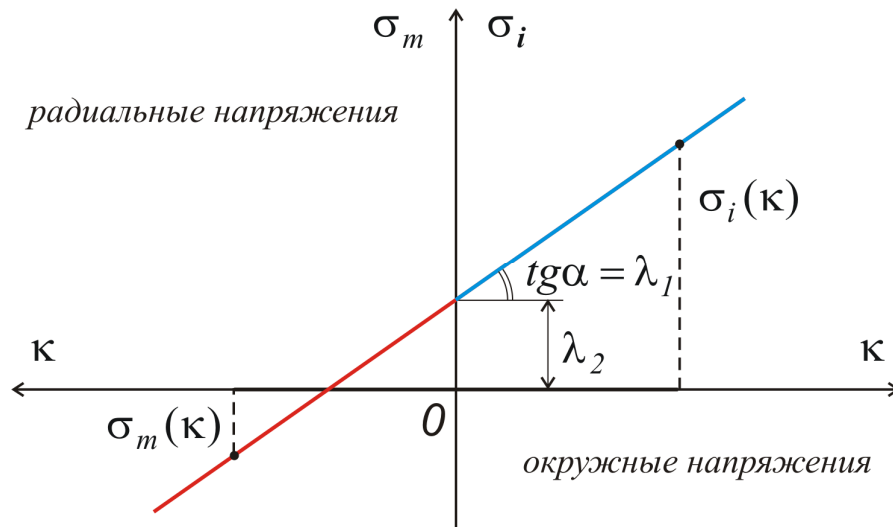
$$\epsilon(\rho) = \frac{1}{2G} \left[\frac{\lambda_1}{\rho^2} (\mathbf{I} - \mathbf{k}\mathbf{k} - 2\mathbf{m}\mathbf{m}) + \lambda_2 (\mathbf{I} - \mathbf{k}\mathbf{k}) \right] + \frac{2\lambda_2 \mathbf{I}}{3K_0};$$

поле смещений:
$$\mathbf{u}(\rho) = -\frac{\lambda_1}{2G\rho^2} \mathbf{m} + \frac{\lambda_2}{3K_0} \rho.$$

При известных величинах внешнего и внутреннего давления можно найти константы λ_1 и λ_2 :

$$\begin{cases} \sigma_m(a) = -p_a \\ \sigma_m(b) = -p_b \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} \lambda_1 = \frac{p_b - p_a}{a^2 - b^2} a^2 b^2 \\ \lambda_2 = \frac{p_b - p_a}{a^2 - b^2} b^2 - p_a \end{cases}$$

Графическая интерпретация решения



Величины радиальных и окружных напряжений в зависимости от условной координаты $\kappa = \frac{l}{\rho^2}$ представляют собой линейные функции.

радиальные напряжения равны: $\sigma_m(\kappa) = -\kappa\lambda_1 + \lambda_2$

окружные напряжения равны: $\sigma_i(\kappa) = \kappa\lambda_1 + \lambda_2$

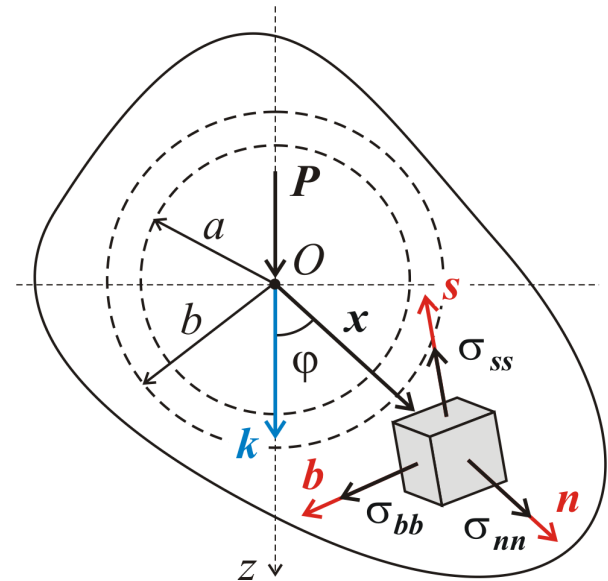
7.6. Сосредоточенная сила в неограниченном теле (задача Кельвина)

$P = kP$ – сосредоточенная сила, приложенная в начале координат вдоль оси z , определяемой единичным вектором k ;

b, s, n – взаимно ортогональные единичные векторы, определяющие площадку элементарного объема;

$n = \frac{x}{x}$ – орт радиус-вектора;

$\theta = \frac{z}{x} = \cos\varphi = k \cdot n$.



Тело – неограниченная однородная изотропная среда со всеми видами симметрии; нагрузка симметрична относительно оси z и кососимметрична относительно плоскости $z = 0$.

Из свойств симметрии следует, что в решение могут входить лишь вектор k , определяющий ось z и радиус-вектор x рассматриваемого элементарного объема.

Задача подобна относительно начала координат. Если выделить сферы радиусами a и b , то напряжения на поверхности этих сфер должны уравновешивать одну и ту же силу P . При одинаковых величинах θ они должны быть обратно пропорциональны квадрату радиуса.

Примем функцию напряжений в виде:

$$\sigma(x) = \psi_\sigma(\theta) \frac{P}{x^2},$$

где $\psi_\sigma(\theta)$ – двухвалентное тензорное поле, зависящее только от угла θ .

Для деформаций аналогично:

$$\boldsymbol{\varepsilon}(\mathbf{x}) = \boldsymbol{\Psi}_{\varepsilon}(\theta) \frac{P}{Ex^2},$$

где $\boldsymbol{\Psi}_{\varepsilon}(\theta)$ – двухвалентное потенциальное поле, зависящее только от угла θ .

Для смещений коэффициент пропорциональности является другим:

$$\mathbf{u}(\mathbf{x}) = \boldsymbol{\Psi}_u(\theta) \frac{P}{Ex},$$

где $\boldsymbol{\Psi}_u(\theta)$ – векторное поле.

Для решения задачи нужно найти любую из этих трех функций: $\boldsymbol{\Psi}_{\sigma}(\theta)$, $\boldsymbol{\Psi}_{\varepsilon}(\theta)$ или $\boldsymbol{\Psi}_u(\theta)$. Проще искать векторную функцию $\boldsymbol{\Psi}_u(\theta)$.

Используем уравнение равновесия теории упругости в форме Ламе, упростив его с учетом отсутствия объемных сил:

$$\Delta \mathbf{u} + \frac{l}{(1-2\mu)} \nabla \cdot \mathbf{u} \nabla = \mathbf{0}. \quad (*)$$

Поскольку в решение могут входить только два вектора: \mathbf{x} (или его орт $\mathbf{n} = \frac{\mathbf{x}}{x}$) и \mathbf{k} , то функция $\boldsymbol{\Psi}_u(\theta)$ должна иметь следующий вид:

$$\boldsymbol{\Psi}_u(\theta) = \alpha^*(\theta) \mathbf{n} + \beta^*(\theta) \mathbf{k},$$

а для смещений получим

$$\mathbf{u}(\theta) = \alpha(\theta) \frac{\mathbf{n}}{x} + \beta(\theta) \frac{\mathbf{k}}{x}.$$

Косая симметрия задачи относительно плоскости $z = 0$ требует, чтобы функции $\alpha(\theta)$ и $\beta(\theta)$ обладали следующей четностью:

$$\alpha(\theta) \text{ – нечетная, } \quad \beta(\theta) \text{ – четная.}$$

Подставим выражение для смещений в уравнение (*) и после дифференцирования и преобразований получим:

$$\begin{aligned} & -\frac{2\alpha n}{x^3} + \frac{2\alpha'}{x^3} (\mathbf{k} - \theta \mathbf{n}) + \frac{\alpha''}{x^3} (1 - \theta^2) \mathbf{n} - \frac{2\theta\alpha'}{x^3} \mathbf{n} + \frac{\beta''(1 - \theta^2)}{x^3} \mathbf{k} - \\ & - \frac{2\theta\beta'}{x^3} \mathbf{k} + \frac{l}{(1-2\mu)x^3} (-2\alpha n + 2\alpha'(\mathbf{k} - \theta \mathbf{n}) + \alpha'(\theta \mathbf{n} - \mathbf{k}) + \beta(3\theta \mathbf{n} - \mathbf{k}) - \end{aligned}$$

$$-2\beta'\theta(k - \theta n) + \beta''(1 - \theta^2)(k - \theta n) + \beta''(3\theta^2 n - \theta k - 2n) = 0.$$

Для того чтобы это выражение было равно нулю, необходимо, чтобы коэффициенты при каждом из линейно независимых векторов \mathbf{n} и \mathbf{k} были равны нулю:

$$\begin{aligned} & -2\alpha - 4\alpha'\theta + \alpha''(1 - \theta^2) - \\ & - \frac{1}{1 - 2\mu}(-2\alpha - \alpha'\theta + 3\beta\theta + 5\beta'\theta^2 - 2\beta' + \beta''(\theta' - 1)\theta) = 0; \\ & 2\alpha' + (1 - \theta^2)\beta'' - 2\theta\beta' + \frac{1}{1 - 2\mu}(\alpha' - \beta - 3\beta'\theta + (1 - \theta^2)\beta'') = 0. \end{aligned} \quad (**)$$

Простейшие нечетная функция α и четная β , удовлетворяющие этим уравнениям, следующие:

$$\alpha(\theta) = \delta\theta, \quad \beta = \text{const}.$$

Тогда выражения (**) преобразуются к виду

$$\delta = \frac{\beta}{3 - 4\mu} \quad \text{или} \quad \beta = \delta(3 - 4\mu).$$

Таким образом, получили выражение для смещений:

$$\begin{aligned} \mathbf{u}(\theta) &= \alpha(\theta) \frac{\mathbf{n}}{x} + \beta(\theta) \frac{\mathbf{k}}{x} = \delta\theta \frac{\mathbf{n}}{x} + \beta \frac{\mathbf{k}}{x}; \\ \mathbf{u}(\theta) &= \frac{\delta}{x}(\theta \mathbf{n} + (3 - 4\mu)\mathbf{k}). \end{aligned}$$

Подставив полученную функцию смещений в закон Гука, с учетом уравнения Коши можно найти тензор напряжений:

$$\boldsymbol{\sigma}(\mathbf{x}) = \frac{3K_0 - 2G}{3} \nabla \cdot \mathbf{u} \mathbf{I} + 2G(\nabla \mathbf{u})_s = G(\nabla \mathbf{u} + \mathbf{u} \nabla + \frac{2\mu}{1 - 2\mu} \nabla \cdot \mathbf{u} \mathbf{I}),$$

$$\boldsymbol{\sigma}(\mathbf{x}) = -\frac{2G\delta}{x^2}((1 - 2\mu)(\mathbf{n}\mathbf{k} + \mathbf{k}\mathbf{n} - \theta \mathbf{I}) + 3\theta \mathbf{n}\mathbf{n}).$$

Тензор деформаций в задаче Кельвина может быть найден из закона Гука:

$$\boldsymbol{\varepsilon} = \boldsymbol{\varepsilon}_{III} + \boldsymbol{\varepsilon}_D = \frac{\boldsymbol{\sigma}_{III}}{3K_0} + \frac{\boldsymbol{\sigma}_D}{2G}.$$

Шаровая часть тензора напряжений:

$$\begin{aligned}\sigma_{III} &= \sigma \cdot I = -2G \frac{\delta}{x^2} ((1-2\mu)(n \cdot k + k \cdot n - \theta I) + 3\theta n \cdot n) I = \\ &= \frac{2G\delta(1-2\mu)\theta}{x^2} I;\end{aligned}$$

девиатор тензора напряжений:

$$\begin{aligned}\sigma_D &= \sigma - \sigma_{III} = \\ &= -\frac{2G\delta}{x^2} [(1-2\mu)(nk + kn - \theta I) + 3\theta nn] - \frac{2G\delta}{x^2} (1-2\mu)\theta I = \\ &= -\frac{2G\delta}{x^2} [(1-2\mu)(nk + kn - \theta I) + 3\theta nn + (1-2\mu)\theta I] = \\ &= -\frac{2G\delta}{x^2} [(1-2\mu)(nk + kn) + 3\theta nn].\end{aligned}$$

Тензор деформаций

$$\begin{aligned}\varepsilon(x) &= \frac{1}{3K_0} \sigma_{III} + \frac{1}{2G} \sigma_D = \frac{1-2\mu}{E} \sigma_{III} + \frac{1+\mu}{E} \sigma_D = \\ &= \frac{\delta(1-2\mu)^2 \theta}{x^2(1+\mu)} I - \frac{\delta}{x^2} [(1-2\mu)(nk + kn) + 3\theta nn] = \\ &= \frac{\delta}{x^2} \left(\frac{(1-2\mu)^2 \theta}{(1+\mu)} I - [(1-2\mu)(nk + kn) + 3\theta nn] \right).\end{aligned}$$

Величина δ может быть найдена из условия равновесия: результирующая сил, действующих на поверхность сферы радиусом x (для простоты пусть $x = l$), должна быть равна заданной силе P с обратным знаком. С учетом косо́й симметрии относительно плоскости $z = 0$ получим

$$P = -2 \int_0^{\pi/2} p_n \cdot k \, 2\pi \sin\varphi \, d\varphi = \frac{8\pi(1-\mu)E\delta}{(1+\mu)}.$$

Отсюда

$$\delta = \frac{P(1+\mu)}{8\pi(1-\mu)E}.$$

Таким образом, решение задачи Кельвина имеет следующий вид:

поле напряжений

$$\boldsymbol{\sigma}(\mathbf{x}) = -\frac{P}{8\pi x^2(1-\mu)}((1-2\mu)(n\mathbf{k} + \mathbf{k}n - \theta\mathbf{I}) + 3\theta n\mathbf{n});$$

поле деформаций

$$\boldsymbol{\varepsilon}(\mathbf{x}) = \frac{P(1+\mu)}{8\pi x^2(1-\mu)E} \left(\frac{(1-2\mu)^2 \theta}{(1+\mu)} \mathbf{I} - [(1-2\mu)(n\mathbf{k} + \mathbf{k}n) + 3\theta n\mathbf{n}] \right);$$

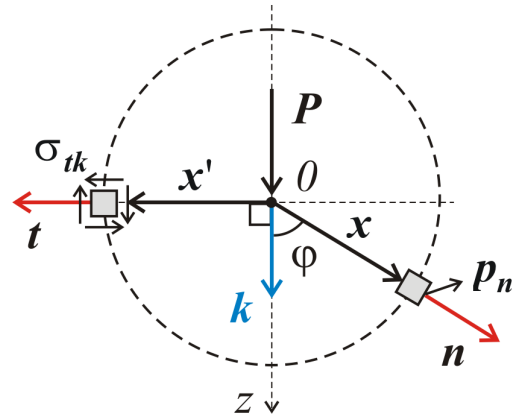
поле смещений

$$\mathbf{u}(\mathbf{x}) = \frac{P(1+\mu)}{8\pi x(1-\mu)E} (\theta n + (3-4\mu)\mathbf{k}).$$

Задача №1. Найти полные напряжения на поверхности сферы радиуса x .

Решение:

$$\begin{aligned} \mathbf{p}_n(\mathbf{x}) &= \boldsymbol{\sigma}(\mathbf{x}) \cdot \mathbf{n} = \\ &= -\frac{2G\delta}{x^2} ((1-2\mu)(\mathbf{k} - \theta n) + 3\theta n); \end{aligned}$$



Задача №2. Найти напряжения, действующие на плоскости $z = 0$.

Решение. Обозначим радиус-вектор на заданной плоскости $\mathbf{x} \equiv \mathbf{x}'$, а его орт $\mathbf{x}'/x \equiv \mathbf{t}$. Также отметим, что на этой плоскости

$$\varphi = 90^\circ \Rightarrow \theta = \mathbf{t} \cdot \mathbf{k} = 0,$$

тогда полные напряжения на площадке этой плоскости с нормалью \mathbf{k} равны:

$$\mathbf{p}_k(\mathbf{x}') = \boldsymbol{\sigma}(\mathbf{x}') \cdot \mathbf{k} = -\frac{(1-2\mu)P}{8\pi x^2(1-\mu)} \mathbf{t};$$

нормальных напряжений там нет: $\sigma_{kk} = \mathbf{p}_k \cdot \mathbf{k} = 0$;

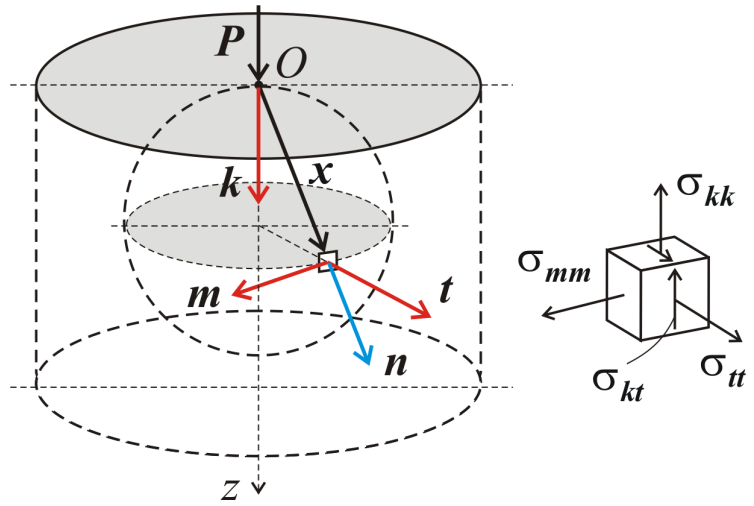
а касательные напряжения равны: $\sigma_{tk} = \mathbf{p}_k \cdot \mathbf{t} = -\frac{(1-2\mu)P}{8\pi x^2(1-\mu)}$.

7.7. Действие сосредоточенной силы на полупространство (задача Буссинеска)

$P = kP$ – сосредоточенная сила, приложенная в начале координат вдоль оси z , определяемой единичным вектором k ;

t, k, m – взаимно ортогональные единичные векторы;

$n = \frac{x}{x}$ – орт радиус-вектора.



В этой задаче соображения симметрии и подобия такие же, что и в задаче Кельвина. Однако краевые условия другие – для рассматриваемой задачи напряжения на плоскости $z = 0$ отсутствуют, а в задаче Кельвина там были касательные напряжения:

$$\sigma_{tk} = -\frac{(1-2\mu)P}{8\pi x^2(1-\mu)}.$$

Поэтому можно попытаться к полученному решению задачи Кельвина подобрать такую добавку, которая на плоскости $z = 0$ дала бы эти же напряжения, но с обратным знаком. Добавочные перемещения, напряжения и деформации будем обозначать соответственно:

$$u^*, \sigma^* \text{ и } \epsilon^*.$$

Известно, что градиент гармонической функции $u = \frac{1}{2G} \nabla \Phi$

удовлетворяет разрешающему уравнению теории упругости в форме Ламе (при отсутствии объемных сил):

$$\Delta u + \frac{1}{(1-2\mu)} \nabla \cdot u \nabla = 0.$$

Попытаемся среди известных нам гармонических функций найти такую скалярную функцию Φ , которая отвечала бы требуемым свойствам симметрии и подобия.

Симметрия \Rightarrow в решение могут входить лишь вектор \mathbf{k} , определяющий ось z и радиус-вектор \mathbf{x} рассматриваемого элементарного объема (отметим, что $z = \mathbf{x} \cdot \mathbf{k}$).

Подобие \Rightarrow искомая гармоническая функция перемещений $\mathbf{u}^* = \frac{1}{2G} \nabla \Phi$ должна быть обратно пропорциональна модулю радиус-вектора, как и в задаче Кельвина.

Такая функция существует:

$$\Phi = B \ln(x + z).$$

Покажем, что она является гармонической.

$$\begin{aligned} \nabla \Phi &= \nabla [B \ln(x + z)] = \frac{B}{x + z} (\mathbf{n} + \mathbf{k}); \\ \nabla \nabla \Phi &= B \left[-\frac{(\mathbf{n} + \mathbf{k})(\mathbf{n} + \mathbf{k})}{(x + z)^2} + \frac{1}{x + z} \left(\frac{\nabla x}{x} - \frac{\mathbf{x}\mathbf{x}}{x^3} + \underbrace{\nabla \mathbf{k}}_0 \right) \right] = \\ &= B \left[\frac{\mathbf{I} - \mathbf{nn}}{x(x + z)} - \frac{(\mathbf{n} + \mathbf{k})(\mathbf{n} + \mathbf{k})}{(x + z)^2} \right] = B \left[\frac{\mathbf{I} - \mathbf{nn}}{x^2(1 + \theta)} - \frac{\mathbf{nn} + \mathbf{nk} + \mathbf{kn} + \mathbf{kk}}{x^2(1 + \theta)^2} \right]; \\ \Delta \Phi &= \nabla \nabla \cdot \Phi = B \left[\frac{2}{x^2(1 + \theta)} - \frac{2 + 2\theta}{x^2(1 + \theta)^2} \right] = 0, \end{aligned}$$

следовательно Φ – гармоническая функция.

Итак, рассмотрим добавочную функцию перемещений:

$$\mathbf{u}^* = \frac{1}{2G} \nabla \Phi = \frac{B}{2G} \frac{\mathbf{n} + \mathbf{k}}{x + z}.$$

Соответствующее добавочное напряжение определяется выражением:

$$\boldsymbol{\sigma}^* = \nabla \nabla \Phi = B \left(\frac{\mathbf{I} - \mathbf{nn}}{x^2(1 + \theta)} - \frac{\mathbf{nn} + \mathbf{nk} + \mathbf{kn} + \mathbf{kk}}{x^2(1 + \theta)^2} \right).$$

Напряжения на плоскости $z = 0$ (отметим, что при этом $\theta = 0$):

$$\boldsymbol{\sigma}^* = \frac{B}{x^2} (\mathbf{I} - 2\mathbf{nn} - \mathbf{nk} - \mathbf{kn} - \mathbf{kk}).$$

Напряжения на этой плоскости на площадке с нормалью \mathbf{k} :

$$\boldsymbol{\sigma}_{ik}^* = \boldsymbol{\sigma}^* \cdot \mathbf{k} = -\frac{B}{x^2} \mathbf{n}.$$

Приравнивая эти напряжения к напряжениям, полученным в задаче Кельвина, с обратным знаком найдем константу B :

$$-\frac{B}{x^2} = \frac{(1-2\mu)P}{8\pi x^2 (1-\mu)} \Rightarrow B = -\frac{(1-2\mu)P}{8\pi(1-\mu)}.$$

Таким образом, искомые добавочные поля в задаче Буссинеска:

$$\boldsymbol{\sigma}^*(\mathbf{x}) = \nabla \nabla \Phi = \frac{(1-2\mu)P}{8\pi x^2 (1-\mu)} \left(\frac{\mathbf{nn} + 2\mathbf{nk}_s + \mathbf{kk}}{(1+\theta)^2} - \frac{\mathbf{I} - \mathbf{nn}}{1+\theta} \right);$$

$$\boldsymbol{\varepsilon}^*(\mathbf{x}) = \frac{\boldsymbol{\sigma}^*}{2G} = \frac{(1-2\mu)P}{8E\pi x^2} \left(\frac{\mathbf{nn} + 2\mathbf{nk}_s + \mathbf{kk}}{(1+\theta)^2} - \frac{\mathbf{I} - \mathbf{nn}}{1+\theta} \right);$$

$$\mathbf{u}^*(\mathbf{x}) = \frac{1}{2G} \nabla \Phi = -\frac{P}{8E\pi x} (1-2\mu) \frac{\mathbf{n} + \mathbf{k}}{1+\theta}.$$

Решение задачи Буссинеска получаем суперпозицией решения задачи Кельвина и найденных добавочных полей:

поле напряжений: $\boldsymbol{\sigma}(\mathbf{x}) = \boldsymbol{\sigma}^{\text{Кельв}}(\mathbf{x}) + \boldsymbol{\sigma}^*(\mathbf{x}) =$

$$= -\frac{P(1-2\mu)}{8\pi x^2 (1-\mu)} \left[2\mathbf{nk}_s - \theta \mathbf{I} + \frac{3\theta \mathbf{nn}}{(1-2\mu)} - \frac{\mathbf{nn} + 2\mathbf{nk}_s + \mathbf{kk}}{(1+\theta)^2} + \frac{\mathbf{I} - \mathbf{nn}}{1+\theta} \right];$$

поле деформаций: $\boldsymbol{\varepsilon}(\mathbf{x}) = \boldsymbol{\varepsilon}^{\text{Кельв}}(\mathbf{x}) + \boldsymbol{\varepsilon}^*(\mathbf{x}) =$

$$= \frac{P(1-2\mu)}{8E\pi x^2} \left[\frac{(1-2\mu)\theta}{(1+\mu)} I - 2nk_s - 3\theta nn + \frac{nn + 2nk_s + kk}{(1+\theta)^2} - \frac{I - nn}{1+\theta} \right];$$

поле смещений: $\mathbf{u}(\mathbf{x}) = \mathbf{u}^{\text{Кельв}}(\mathbf{x}) + \mathbf{u}^*(\mathbf{x}) =$

$$= \frac{P}{8E\pi x} (\theta n + (3-4\mu)k - (1-2\mu) \frac{n+k}{1+\theta}).$$