

Профессор А. Д. Чернышов, аспирант Н. А. Хозяинова,
(Воронеж, гос. ун-т инж. технол.) кафедра высшей математики, тел. (473) 255-35-54

Решение задачи о растяжении упругой прямоугольной пластины методом быстрых разложений

Рассмотрена постановка и решение задачи о растяжении упругой прямоугольной пластины методом быстрых разложений. Система уравнений в частных производных сводится к системе обыкновенных дифференциальных уравнений и решается методом Эйлера. Получены выражения для перемещений и напряжений.

The article considers the formulation of an elastic rectangular plate stretching problem and its solution by the rapid expansion method. The system of partial differential equations is reduced to a system of ordinary differential equations and solved by Euler's method. The expressions for displacements and stresses are obtained.

Ключевые слова: упругость, дифференциальные уравнения, быстрые разложения.

В работе [1] получено решение для пластины конечных размеров методом малого параметра для упругопластической деформации, в исследовании [2] – методом граничных состояний. В [3] рассмотрено решение методом малых возмущений.

Рассмотрим прямоугольную пластину конечных размеров $a \times b$ (рисунок).

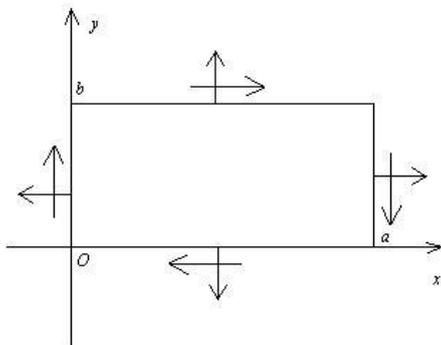


Рисунок. Прямоугольная пластина

Напряженно деформированное состояние пластины описывается уравнениями равновесия Ламе:

$$\begin{aligned} (\lambda + 2\mu) \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + (\lambda + \mu) \frac{\partial^2 v}{\partial x \partial y} + \mu \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} &= 0, \\ (\lambda + 2\mu) \frac{\partial^2 v}{\partial y^2} + (\lambda + \mu) \frac{\partial^2 u}{\partial x \partial y} + \mu \frac{\partial^2 v}{\partial x^2} &= 0. \end{aligned} \quad (1)$$

Граничные условия (ГУ) для нормальных и касательных напряжений запишем равенствами:

$$(\lambda + 2\mu) \frac{\partial v}{\partial y} + \lambda \frac{\partial u}{\partial x} \Big|_{y=0,b} = \sigma_{y0}, \quad \left(\frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} \right) \Big|_{y=0,b} = \frac{\tau_{x0}}{\mu}, \quad (2)$$

$$(\lambda + 2\mu) \frac{\partial u}{\partial x} + \lambda \frac{\partial v}{\partial y} \Big|_{x=0,a} = \sigma_{x0}, \quad \left(\frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} \right) \Big|_{x=0,a} = \frac{\tau_{x0}}{\mu}. \quad (3)$$

Решение задачи (1)-(3) в перемещениях (u, v) представим быстрыми синус-разложениями по переменной y с граничными функциями второго порядка [4]:

$$\begin{aligned} u(x, y) &= \varphi_1(x) \left(1 - \frac{y}{b} \right) + \varphi_2(x) \frac{y}{b} + \varphi_4(x) \left(\frac{y^3}{6b} - \frac{y \cdot b}{6} \right) + \\ &+ \varphi_3(x) \left(\frac{y^2}{2} - \frac{y^3}{6b} - \frac{y \cdot b}{3} \right) + \sum_{m=1}^M u_m(x) \sin \left(\frac{m\pi y}{b} \right), \\ v(x, y) &= \psi_1(x) \left(1 - \frac{y}{b} \right) + \psi_2(x) \frac{y}{b} + \psi_4(x) \left(\frac{y^3}{6b} - \frac{y \cdot b}{6} \right) + \\ &+ \psi_3(x) \left(\frac{y^2}{2} - \frac{y^3}{6b} - \frac{y \cdot b}{3} \right) + \sum_{m=1}^M v_m(x) \sin \left(\frac{m\pi y}{b} \right). \end{aligned} \quad (4)$$

Подставим выражения (4) в систему уравнений (1)-(3), в результате чего получим замкнутую систему, содержащую две переменные (x, y) . Чтобы избавиться от переменной y в этой системе, преобразуем уравнения в соответствии с методом быстрых разложений. Для этого левую и правую части каждого из уравнений Ламе (1) умножим на $\sin \frac{j\pi y}{b}$, $j = 1..M$ и проинтегрируем по $y \in [0, b]$. В результате получим $2M$ обыкновенных ДУ по переменной x относительно $2M + 8$ неизвестных функций, указанных в (4). Дополним эту систему, рассмотрев равенства Ламе на границах при $y = 0, y = b$. Таким образом, мы получим еще 4 уравнения. Оставшиеся 4 уравнения найдем из ГУ (2), подставляя в них выражения для пере-

мещений (4) и затем полагая $y=0, y=b$. Подобный метод использовался также в [5].

Граничные условия для напряжений зададим в виде:

$$\begin{aligned} \sigma_x|_{x=0} &= \mu F_1(y), \quad \sigma_x|_{x=a} = \mu F_2(y), \quad \tau_{xy}|_{x=0} = \mu F_3(y), \\ \tau_{xy}|_{x=a} &= \mu F_4(y), \quad \sigma_y|_{y=0} = \mu G_1(x), \quad \sigma_y|_{y=b} = \mu G_2(x), \\ \tau_{xy}|_{y=0} &= \mu G_3(x), \quad \tau_{xy}|_{y=b} = \mu G_4(x), \end{aligned}$$

где $F_i(x), G_i(x), i=1..4$ - некоторые функции:

$$F_i(y) = b_{i1}y^2 + b_{i2}y + b_{i3}, \quad G_i(x) = a_{i1}x + a_{i2}, \quad i=1..4.$$

Константы, определяющие напряжения на границах, зависимы между собой согласно условиям равновесия сил и моментов.

Полученную в итоге систему $2M+8$ уравнений приведем к безразмерному виду, разделив левую и правую часть на μ . В рядах Фурье (1) ограничимся двумя слагаемыми, $M=2$, и выпишем 12 дифференциальных уравнений первого и второго порядков для 12 неизвестных функций: $\varphi_j, \psi_j, u_j, v_j, j=1,2,4$:

$$\begin{aligned} (\eta+2) & \left(\begin{aligned} & \left(\varphi_1''(x) + \varphi_2''(x) \right) \frac{b}{\pi} - \\ & - \left(\varphi_3''(x) + \varphi_4''(x) \right) \frac{b^3}{\pi^3} + u_1''(x) \frac{b}{2} \end{aligned} \right) + \\ & + (\eta+1) \left(\begin{aligned} & \left(\psi_2'(x) - \psi_1'(x) \right) \frac{2}{\pi} - \psi_4'(x) \left(\frac{2}{\pi^3} - \frac{1}{6\pi} \right) b^2 + \\ & + \psi_3'(x) \left(\frac{2}{\pi^3} - \frac{1}{6\pi} \right) b^2 - v_2'(x) \frac{4}{3} \end{aligned} \right) + \\ & + \left(\varphi_3(x) \frac{b}{\pi} + \varphi_4(x) \frac{b}{\pi} - u_1(x) \frac{\pi^2}{2b} \right) = 0, \quad (5) \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} (\eta+2) & \left(\begin{aligned} & \left(\varphi_1''(x) \frac{b}{2\pi} - \varphi_2''(x) \frac{b}{2\pi} - \right. \\ & \left. - \varphi_3''(x) \frac{b^3}{8\pi^3} + \varphi_4''(x) \frac{b^3}{8\pi^3} + u_2''(x) \frac{b}{2} \right) + \\ & + (\eta+1) \left(-\psi_3'(x) \frac{b^2}{4\pi} - \psi_4'(x) \frac{b^2}{4\pi} + \frac{4}{3} v_1'(x) \right) + \\ & + \left(\varphi_3(x) \frac{b}{2\pi} - \varphi_4(x) \frac{b}{2\pi} - u_2(x) \frac{2\pi^2}{b} \right) = 0, \quad (6) \end{aligned} \right) \\ (\eta+2) & \left(\psi_3(x) \frac{b}{\pi} + \psi_4(x) \frac{b}{\pi} - v_1(x) \frac{\pi^2}{2b} \right) + \\ & + (\eta+1) \left(\begin{aligned} & -\varphi_1'(x) \frac{2}{\pi} + \varphi_2'(x) \frac{2}{\pi} + \varphi_3'(x) \left(\frac{2}{\pi^3} - \frac{1}{6\pi} \right) b^2 - \\ & - \varphi_4'(x) \left(\frac{2}{\pi^3} - \frac{1}{6\pi} \right) b^2 - u_2'(x) \frac{4}{3} \end{aligned} \right) + \\ & + \left(\begin{aligned} & \psi_1''(x) \frac{b}{\pi} + \psi_2''(x) \frac{b}{\pi} - \psi_3''(x) \frac{b^3}{\pi^3} - \\ & - \psi_4''(x) \frac{b^3}{\pi^3} + v_1''(x) \frac{b}{2} \end{aligned} \right) = 0, \quad (7) \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} (\eta+2) & \left(\psi_3(x) \frac{b}{2\pi} - \psi_4(x) \frac{b}{2\pi} - v_2(x) \frac{2\pi^2}{b} \right) + \\ & + (\eta+1) \left(-\varphi_3'(x) \frac{b^2}{4\pi} - \varphi_4'(x) \frac{b^2}{4\pi} + \frac{4}{3} u_1'(x) \right) + \\ & + \left(\begin{aligned} & \psi_1''(x) \frac{b}{2\pi} - \psi_2''(x) \frac{b}{2\pi} - \psi_3''(x) \frac{b^3}{8\pi^3} + \\ & + \psi_4''(x) \frac{b^3}{8\pi^3} + v_2''(x) \frac{b}{2} \end{aligned} \right) = 0, \quad (8) \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} (\eta+1) & \left(\begin{aligned} & -\psi_1'(x) \frac{1}{b} + \psi_2'(x) \frac{1}{b} - \psi_3'(x) \frac{b}{3} - \psi_4'(x) \frac{b}{6} + \\ & + v_1'(x) \frac{\pi}{b} + v_2'(x) \frac{2\pi}{b} \end{aligned} \right) + \\ & + (\eta+2) \varphi_1''(x) + \varphi_3(x) = 0, \quad (9) \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} (\eta+1) & \left(\begin{aligned} & -\varphi_1'(x) \frac{1}{b} + \varphi_2'(x) \frac{1}{b} - \varphi_3'(x) \frac{b}{3} - \varphi_4'(x) \frac{b}{6} + \\ & + u_1'(x) \frac{\pi}{b} + u_2'(x) \frac{2\pi}{b} \end{aligned} \right) + \\ & + (\eta+2) \psi_3(x) + \psi_1''(x) = 0, \quad (10) \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} (\eta+1) & \left(\begin{aligned} & -\psi_1'(x) \frac{1}{b} + \psi_2'(x) \frac{1}{b} + \psi_3'(x) \frac{b}{6} + \psi_4'(x) \frac{b}{3} - \\ & - v_1'(x) \frac{\pi}{b} + v_2'(x) \frac{2\pi}{b} \end{aligned} \right) + \\ & + (\eta+2) \varphi_2''(x) + \varphi_4(x) = 0, \quad (11) \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} (\eta+1) & \left(\begin{aligned} & -\varphi_1'(x) \frac{1}{b} + \varphi_2'(x) \frac{1}{b} + \varphi_3'(x) \frac{b}{6} + \varphi_4'(x) \frac{b}{3} - \\ & - u_1'(x) \frac{\pi}{b} + u_2'(x) \frac{2\pi}{b} \end{aligned} \right) + \\ & + (\eta+2) \psi_4(x) + \psi_2''(x) = 0, \quad (12) \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} (\eta+2) & \left(\begin{aligned} & -\psi_1(x) \frac{1}{b} + \psi_2(x) \frac{1}{b} - \psi_3(x) \frac{b}{3} - \\ & - \psi_4(x) \frac{b}{6} + v_1(x) \frac{\pi}{b} + v_2(x) \frac{2\pi}{b} \end{aligned} \right) + \\ & + \eta \varphi_1'(x) = (a_{11}x + a_{12}), \quad (13) \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} -\varphi_1(x) \frac{1}{b} + \varphi_2(x) \frac{1}{b} - \varphi_3(x) \frac{b}{3} - \varphi_4(x) \frac{b}{6} + \\ + u_1(x) \frac{\pi}{b} + u_2(x) \frac{2\pi}{b} + \psi_1'(x) = (a_{31}x + a_{32}), \quad (14) \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} (\eta+2) & \left(\begin{aligned} & -\psi_1(x) \frac{1}{b} + \psi_2(x) \frac{1}{b} + \psi_3(x) \frac{b}{6} + \\ & + \psi_4(x) \frac{b}{3} - v_1(x) \frac{\pi}{b} + v_2(x) \frac{2\pi}{b} \end{aligned} \right) + \\ & + \eta \varphi_2'(x) = (a_{21}x + a_{22}), \quad (15) \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} -\varphi_1(x) \frac{1}{b} + \varphi_2(x) \frac{1}{b} + \varphi_3(x) \frac{b}{6} + \varphi_4(x) \frac{b}{3} - \\ - u_1(x) \frac{\pi}{b} + u_2(x) \frac{2\pi}{b} + \psi_2'(x) = (a_{41}x + a_{42}). \quad (16) \end{aligned}$$

Здесь $\eta = \frac{\lambda}{\mu} = 1$. (27), для стали. Размеры пластины возьмем $a = 1, b = 0.4$.

Полученную систему обыкновенных дифференциальных уравнений (5)-(16) будем решать методом Эйлера. Для этого представим каждую из искомых функций в виде

$$f(x) = \tilde{f}(x) + f^*(x), \quad (17)$$

где $\tilde{f}(x)$ - общее решение однородной системы; $f^*(x)$ - частное решение неоднородной системы.

В данном случае частное решение неоднородной системы следует искать в том же виде, в каком заданы правые части – то есть в виде линейной функции:

$$\begin{aligned} \varphi_i^*(x) &= A_i x + B_i, \quad \psi_i^*(x) = A_{i+6} x + B_{i+6}, \quad i = 1..4, \\ u_j^*(x) &= A_{j+5} x + B_{j+5}, \quad v_1^*(x) = A_{11} x + B_{11}, \quad j = 1, 2. \end{aligned} \quad (18)$$

Тогда первая производная каждой функции будет константой A_i , а вторая производная равна 0. Подставим выражения (18) в формулы (5)-(16). Уравнения, входящие в систему, должны выполняться при любом $x \in [0, a]$, поэтому приравняем правые и левые части уравнений при x^1 и при x^0 . Решив обе системы, найдем $A_i, B_i, i = 1..12$ и дополнительные условия для напряжений на границах, необходимые для совместности системы:

$$\begin{aligned} G_1(x) &= a_{11}x + a_{12}, \quad G_2(x) = a_{11}x + a_{12} - ba_{31}, \\ G_3(x) &= a_{31}x + a_{32}, \quad G_4(x) = a_{31}x + a_{32} - \frac{a_{11}b\eta}{\eta + 2}. \end{aligned}$$

Таким образом, частные решения принимают вид:

$$\begin{aligned} u^*(x, y) &= \left(a_{31}x + a_{32} - \frac{ba_{11}(\eta + 1)}{2(\eta + 2)} \right) y - \\ &- \frac{a_{11}(\eta + 1)}{(\eta + 2)} \left(\frac{y^2}{2} - \frac{y^3}{6b} - \frac{y \cdot b}{3} \right) - \frac{a_{11}(\eta + 1)}{(\eta + 2)} \left(\frac{y^3}{6b} - \frac{y \cdot b}{6} \right), \\ v^*(x, y) &= \left(\frac{2a_{11}x + 2a_{12} - a_{31}b(\eta + 1)}{2(\eta + 2)} \right) y - \\ &- \frac{a_{31}(\eta + 1)}{(\eta + 2)} \left(\frac{y^2}{2} - \frac{y^3}{6b} - \frac{y \cdot b}{3} \right) - \frac{a_{31}(\eta + 1)}{(\eta + 2)} \left(\frac{y^3}{6b} - \frac{y \cdot b}{6} \right). \end{aligned}$$

Отметим, что полученные в процессе решения условия для перемещений $\sigma_0|_{y=0, b}, \tau_{xy}|_{y=0, b}$ не являются ограничением общности рассмотрений, а всего лишь отражают тот факт, что пластина находится в равновесии.

Общее решение однородной системы, соответствующей системе (5)-(16), будем искать в виде:

$$\begin{aligned} \tilde{\varphi}_1(x) &= A_1 e^{kx}, \quad \tilde{\varphi}_2(x) = A_2 e^{kx}, \quad \tilde{\varphi}_3(x) = A_3 e^{kx}, \\ \tilde{\varphi}_4(x) &= A_4 e^{kx}, \quad \tilde{u}_1(x) = A_5 e^{kx}, \quad \tilde{u}_2(x) = A_6 e^{kx}, \\ \tilde{\psi}_1(x) &= A_7 e^{kx}, \quad \tilde{\psi}_2(x) = A_8 e^{kx}, \quad \tilde{\psi}_3(x) = A_9 e^{kx}, \\ \tilde{\psi}_4(x) &= A_{10} e^{kx}, \quad \tilde{v}_1(x) = A_{11} e^{kx}, \quad \tilde{v}_2(x) = A_{12} e^{kx}. \end{aligned} \quad (19)$$

После подстановки выражений (18) в однородную систему, соответствующую (5)-(16), получим линейную однородную систему относительно постоянных $A_i, i = 1..12$. Приравняем к нулю ее определитель, и, решив уравнение 16-й степени относительно неизвестной k , найдем корни $k_i, i = 1..16$. Такое количество корней в уравнении для определителя объясняется тем, что система дифференциальных уравнений состоит из ДУ первого и второго порядков, а общий порядок системы – 16.

Среди полученных решений k_1, \dots, k_6 - нулевые корни, k_7, k_8 - действительные корни, k_9, k_{10} и k_{11}, k_{12} - пары противоположных по знаку мнимых корней, k_{13}, k_{14} и k_{15}, k_{16} - пары комплексно сопряженных корней. Общее решение однородной системы будет складываться из решений для каждого k_i .

Для нулевых корней k_1, \dots, k_6 решения будут представлены в виде многочленов степени $i-1, i = 1..6$:

$$\begin{aligned} \varphi_1^{(1)} &= A_1^{(1)}, \dots, v_2^{(1)} = A_{12}^{(1)} \text{ для } k_1 = 0, \\ \varphi_1^{(2)} &= A_1^{(2)}x + B_1^{(2)}, \dots, v_2^{(2)} = A_{12}^{(2)}x + B_{12}^{(2)} \text{ для } k_2 = 0, \\ \varphi_1^{(6)} &= A_1^{(6)}x^5 + B_1^{(6)}x^4 + C_1^{(6)}x^3 + D_1^{(6)}x^2 + E_1^{(6)}x + F_1^{(6)}, \\ &\dots, \\ v_2^{(6)} &= A_{12}^{(6)}x^5 + B_{12}^{(6)}x^4 + C_{12}^{(6)}x^3 + D_{12}^{(6)}x^2 + E_{12}^{(6)}x + F_{12}^{(6)} \end{aligned}$$

для $k_6 = 0$.

В этих выражениях нижний индекс константы соответствует порядковому номеру функции: $\varphi_1 \sim A_1, \dots, \varphi_4 \sim A_4, u_1 \sim A_5, u_2 \sim A_6,$
 $\psi_1 \sim A_7, \dots, \psi_4 \sim A_{10}, v_1 \sim A_{11}, v_2 \sim A_{12}.$

Верхний индекс, заключенный в круглые скобки – номер i кратности $k_i = 0, i = 1..6$.

Подставим выражения для $\varphi_1^{(1)}, \dots, v_2^{(1)}$ в систему однородных уравнений, соответствующих (5)-(16). Поскольку $k_1 = 0$ обращает определитель системы в 0, после подстановки одно из уравнений системы станет линейно зависимым. Исключив это уравнение и положив $A_1^{(1)} = 1$, найдем оставшиеся коэффициенты $A_i^{(1)}, i = 2..12$ и получим решения для первого корня.

Аналогичным образом найдем решения для нулевых корней k_2, \dots, k_6 .

Решения, соответствующие действительным корням, представим в виде:

$$\varphi_1^{(7)} = A_1^{(7)} e^{k_7}, \varphi_2^{(7)} = A_2^{(7)} e^{k_7}, \varphi_3^{(7)} = A_3^{(7)} e^{k_7}, \varphi_4^{(7)} = A_4^{(7)} e^{k_7},$$

$$u_1^{(7)} = A_5^{(7)} e^{k_7}, u_2^{(7)} = A_6^{(7)} e^{k_7}, \psi_1^{(7)} = A_7^{(7)} e^{k_7}, \psi_2^{(7)} = A_8^{(7)} e^{k_7},$$

$$\psi_3^{(7)} = A_9^{(7)} e^{k_7}, \psi_4^{(7)} = A_{10}^{(7)} e^{k_7}, v_1^{(7)} = A_{11}^{(7)} e^{k_7}, v_2^{(7)} = A_{12}^{(7)} e^{k_7},$$

для k_7 . Здесь также верхний индекс в круглых скобках – порядковый номер корня k , нижний индекс константы соответствует номеру функции. То есть для корня k_8 выражения запишутся аналогично, но с верхним индексом (8). Подставляя представления действительных корней в однородную систему, соответствующую (5)-(16), исключая линейно-зависимое уравнение и принимая одну из искомым констант $A_i^{(7)}$ или $A_i^{(8)}$ равной 1, найдем решения, соответствующие действительным корням.

Аналогичным образом найдем решения, соответствующие мнимым корням k_9, \dots, k_{12} , представляя искомые функции в виде:

$$\varphi_1^{(j)} = A_1^{(j)} \sin(k_j x) + B_1^{(j)} \cos(k_j x),$$

....

$$v_2^{(j)} = A_{12}^{(j)} \sin(k_j x) + B_{12}^{(j)} \cos(k_j x).$$

Здесь $j = 9..12$ - порядковый номер корня k_j .

Аналогичным образом найдем решения, соответствующие комплексным корням k_{13}, \dots, k_{16} , представляя искомые функции в виде

$$\varphi_1^{(j)} = e^{\operatorname{Re}(k_j)} \left(A_1^{(j)} \sin(\operatorname{Im}(k_j) \cdot x) + B_1^{(j)} \cos(\operatorname{Im}(k_j) \cdot x) \right),$$

....

$$v_2^{(j)} = e^{\operatorname{Re}(k_j)} \left(A_{12}^{(j)} \sin(\operatorname{Im}(k_j) \cdot x) + B_{12}^{(j)} \cos(\operatorname{Im}(k_j) \cdot x) \right).$$

Здесь $j = 13..16$ - порядковый номер корня k_j , $\operatorname{Re}(k_j)$ - действительная часть j -го корня, $\operatorname{Im}(k_j)$ - его мнимая часть.

Таким образом, общее решение однородной системы определяется по формулам:

$$\tilde{\varphi}_1 = \sum_{i=1}^{16} C_i \cdot \varphi_1^{(i)}, \dots, \tilde{\varphi}_4 = \sum_{i=1}^{16} C_i \cdot \varphi_4^{(i)},$$

$$\tilde{u}_1 = \sum_{i=1}^{16} C_i \cdot u_1^{(i)}, \tilde{u}_2 = \sum_{i=1}^{16} C_i \cdot u_2^{(i)},$$

$$\tilde{\psi}_1 = \sum_{i=1}^{16} C_i \cdot \psi_1^{(i)}, \dots, \tilde{\psi}_4 = \sum_{i=1}^{16} C_i \cdot \psi_4^{(i)},$$

$$\tilde{v}_1 = \sum_{i=1}^{16} C_i \cdot v_1^{(i)}, \tilde{v}_2 = \sum_{i=1}^{16} C_i \cdot v_2^{(i)}.$$

В (20) – (21) входят 16 неизвестных констант $C_i, i=1..16$. Они определяются методом вариации произвольных постоянных. Для этого

решение в виде (17) подставим в ГУ (3), преобразованные согласно методу быстрых разложений, и в дополнительные условия равенства нулю перемещений и их производных в точке (0,0):

$$u(0,0) = 0, v(0,0) = 0,$$

$$u_y(x,y)|_{x=0,y=0} = 0, v_y(x,y)|_{x=0,y=0} = 0. \quad (22)$$

Решив систему из (22) преобразованных уравнений (3), найдем произвольные постоянные $C_i, i=1..16$ и дополнительные условия для коэффициентов $b_{i1}, b_{i2}, i=1..4$, определяющих напряжения $\sigma_y|_{x=0,a}, \tau_{xy}|_{x=0,a}$ на границах $x=0, x=a$. Эти дополнительные условия также не являются ограничением общности рассмотрения, а являются следствием того, что пластина находится в равновесии.

После нахождения произвольных постоянных получим общее решение неоднородной системы уравнений – функции $\varphi_i, \psi_i, u_j, v_j, j=1,2$. После подстановки их в (4) найдем решение поставленной задачи в перемещениях.

ЛИТЕРАТУРА

1. Ивлев, Д.Д. Метод возмущений в теории упругопластического тела [Текст] / Д.Д. Ивлев, Л. В. Ершов. М.: Наука, 1978. - 207 с.
2. Пеньков, В.Б. Метод граничных состояний для решения задач линейной механики [Текст] / В.Б. Пеньков // Дальневосточный математический журнал. 2001. - Т. 2. – № 2. – С. 115-137.
3. Семькина, Т.Д., Учет анизотропии при плоском упругопластическом деформировании листовых материалов [Текст] / Т.Д. Семькина, Л. П. Цуканова. // Вестник ВГУ. Серия: Физика, математика. 2009. – № 1. – С. 159-163.
4. Чернышов, А. Д. Быстрые ряды Фурье. Актуальные проблемы математики, информатики и механики [Текст] / А. Д. Чернышов: сб. трудов Международной конференции. - Воронеж, 2010. - С. 988-394.
5. Чернышов, А. Д. Применение быстрых разложений для решения задачи о растяжении упругой пластины конечных размеров с отверстием [Текст] / А. Д. Чернышов, Н. В. Минаева, Н. А. Хозяинова // Вестник Чувашского государственного педагогического университета. Серия: Механика предельного состояния. 2011. - № 2 (10). – С. 106-112.