

**МЕХАНИКА
ТВЕРДОГО ТЕЛА
№ 3 • 1979**

УДК 539.3.01

**ПЛОСКАЯ ЗАДАЧА ТЕОРИИ УПРУГОСТИ
ДЛЯ ПЛАСТИНОК С КРИВОЛИНЕЙНОЙ АНИЗОТРОПИЕЙ**

А. В. ПАВЛЕНКО

(Днепропетровск)

Интенсивное развитие плоской теории упругости для изотропного тела в последние десятилетия связано, в первую очередь, с успешным применением в этой области методов теории аналитических функций [¹].

Анизотропия упругой среды обычно приводит к существенным дополнительным трудностям при решении краевых задач. В случае прямолинейной анизотропии приходится рассматривать пару связанных аналитических функций, зависящих от различных комплексных переменных [²]. Для среды с криволинейной анизотропией непосредственное применение методов теории аналитических функций вообще оказывается невозможным.

Эти трудности удается преодолеть в некоторых специальных случаях (малая анизотропия, специальный закон изменения упругих свойств и т. п.), причем соответствующая задача для изотропной среды считается обычно эталоном простоты.

Однако для широкого класса конструкций характеристики анизотропии упругой среды могут быть использованы в качестве параметров асимптотического интегрирования. Асимптотический анализ уравнений равновесия (движения) и граничных условий позволяет расчленить напряженно-деформированное состояние на элементарные составляющие, определение которых является, как правило, более простой задачей, чем расчет изотропной среды.

Этот метод (применительно к среде с прямолинейной анизотропией) разработан и использован для решения ряда конкретных плоских смешанных задач теории упругости в [³-⁷].

В данной работе идеи указанного асимптотического метода обобщаются на случай произвольной криволинейной анизотропии. Далее рассматривается вопрос о распределении напряжений около отверстий в пластинках с криволинейной анизотропией.

1. Пусть криволинейно-анизотропная пластина, имеющая в каждой точке плоскость упругой симметрии, параллельную срединной плоскости xOy , занимает конечную или бесконечную область. Пластина, работающая в условиях обобщенного плоского напряженного состояния, является в то же время и ортотропной, причем главные направления упругости совпадают с криволинейными изометрическими координатами (ξ, η) , которые связаны с декартовыми координатами (x, y) посредством некоторой функции комплексного переменного

$$x = \operatorname{Re}[\omega(\zeta)] = x(\xi, \eta), y = \operatorname{Im}[\omega(\zeta)] = y(\xi, \eta) \\ z = \omega(\zeta) \quad (z = x + iy, \zeta = e^{\xi+i\eta}, i = \sqrt{-1}) \quad (1.1)$$

Изометрическая система криволинейных координат на плоскости обладает тем свойством, что оба ее параметра Ляме в каждой точке (ξ, η) равны [⁸]:

$$H_1 = H_2 = H(\xi, \eta) = \left[\left(\frac{\partial x}{\partial \xi} \right)^2 + \left(\frac{\partial x}{\partial \eta} \right)^2 \right]^{1/2} = \left[\left(\frac{\partial y}{\partial \xi} \right)^2 + \left(\frac{\partial y}{\partial \eta} \right)^2 \right]^{1/2} \quad (1.2)$$

Вопрос о напряженно-деформированном состоянии упругой анизотропной пластиинки сводится к интегрированию уравнений равновесия [9]:

$$\begin{aligned} \frac{\partial \sigma_{11}}{\partial \xi} + \frac{\partial \tau}{\partial \eta} + \Gamma_{11}^1 (\sigma_{11} - \sigma_{22}) + 2\Gamma_{22}^2 \tau &= 0 \\ \frac{\partial \tau}{\partial \xi} + \frac{\partial \sigma_{22}}{\partial \eta} + \Gamma_{22}^2 (\sigma_{22} - \sigma_{11}) + 2\Gamma_{11}^1 \tau &= 0 \end{aligned} \quad (1.3)$$

при соответствующих граничных условиях. Предполагается, что граница области, занимаемой пластиинкой, совпадает с линией $\xi = \text{const}$. К уравнениям равновесия (1.3) следует добавить уравнение совместности деформаций [9].

Физические проекции тензора напряжений $\sigma_{11}, \sigma_{22}, \tau$ через физические компоненты тензора деформаций e_{11}, e_{22}, e_{12} определяются соотношениями

$$\sigma_{11} = E_* (e_{11} + v_1 q e_{22}), \quad \sigma_{22} = E_* q (e_{22} + v_1 e_{11}), \quad \tau = G e_{12} \quad (1.4)$$

а физические компоненты тензора деформаций выражаются через физические проекции u_1, u_2 вектора перемещений по формулам

$$\begin{aligned} e_{11} &= \frac{1}{H} \left(\frac{\partial u_1}{\partial \xi} + \Gamma_{22}^2 u_2 \right), \quad E_* = \frac{E_1}{1 - v_1 v_2} \\ e_{22} &= \frac{1}{H} \left(\frac{\partial u_2}{\partial \eta} + \Gamma_{11}^1 u_1 \right), \quad q = \frac{E_2}{E_1}, \quad v_2 E_1 = v_1 E_2 \\ e_{12} &= \frac{1}{H} \left(\frac{\partial u_2}{\partial \xi} + \frac{\partial u_1}{\partial \eta} - \Gamma_{11}^1 u_2 - \Gamma_{22}^2 u_1 \right) \end{aligned} \quad (1.5)$$

Здесь E_1, E_2 — модули упругости вдоль главных направлений ξ, η ; v_1, v_2 — коэффициенты Пуассона; G — модуль сдвига; σ_{11} — нормальная компонента напряжений на кривой $\xi = \text{const}$; σ_{22} — нормальная компонента напряжений на кривой $\eta = \text{const}$; τ — касательная компонента на обеих кривых. Символы Кристоффеля $\Gamma_{11}^1, \Gamma_{22}^2$ связаны с параметрами Ляме (1.2) следующим образом [9]:

$$\Gamma_{11}^1 = \frac{1}{H} \frac{\partial H}{\partial \xi}, \quad \Gamma_{22}^2 = \frac{1}{H} \frac{\partial H}{\partial \eta}$$

При решении той или иной краевой задачи возможны случаи, когда компоненты тензора напряжений во всей области, занимаемой пластиинкой, удовлетворяют условиям

$$\frac{\partial}{\partial \eta} (H^2 \sigma_{11}) = 0, \quad \frac{\partial}{\partial \eta} (H^2 \sigma_{22}) = 0, \quad \tau = 0 \quad (1.6)$$

т. е. касательные напряжения и ковариантная производная [9] компонентов σ_{11}, σ_{22} по координате η обращаются в нуль.

Для данного напряженно-деформированного состояния уравнения равновесия (1.3) и совместности деформаций [9] принимают вид

$$\frac{\partial \sigma_{11}}{\partial \xi} + \Gamma_{11}^1 (\sigma_{11} - \sigma_{22}) = 0, \quad \Gamma_{22}^2 (\sigma_{22} + \sigma_{11}) = 0 \quad (1.7)$$

$$\begin{aligned} \frac{\partial^2 (H^2 e_{22})}{\partial \xi^2} - 3\Gamma_{11}^1 \frac{\partial (H^2 e_{22})}{\partial \xi} - \Gamma_{11}^1 \frac{\partial (H^2 e_{11})}{\partial \xi} + \\ + 2H^2 [(\Gamma_{11}^1)^2 + (\Gamma_{22}^2)^2] (e_{11} + e_{22}) = 0 \end{aligned} \quad (1.8)$$

Если $\Gamma_{22}^2 \neq 0$, то из второго уравнения (1.7) имеем $\sigma_{22} = -\sigma_{11}$, а из первого уравнения (с учетом (1.6)) находим $\sigma_{11} = C / H^2$, $C = \text{const}$. При этом уравнение совместности (1.8) обращается в тождество лишь в случае $q=1$.

Следовательно, напряженно-деформированное состояние, удовлетворяющее условиям (1.6), в общих криволинейных координатах ($\Gamma_{22}^2 \neq 0$) возможно лишь при условии равенства модулей упругости вдоль главных направлений ξ, η . В этом случае решения имеют вид

$$\sigma_{11} = -\sigma_{22} = C / H^2, \quad \tau = 0 \quad (1.9)$$

Указанное состояние, очевидно, может реализоваться в чистом виде или входить как составная часть в общее напряженно-деформированное состояние. Постоянная C в (1.9) определяется из соответствующих граничных условий.

Если $\Gamma_{22}^2 = 0$ (параметры Ляме не зависят от координаты η), то второе уравнение (1.7) обращается в тождество. Напряжение σ_{22} выражается через σ_{11} из первого уравнения (1.7), а для определения напряжения σ_{11} необходимо использовать уравнение совместности (1.8). В этом случае при всех значениях q возможно напряженно-деформированное состояние, удовлетворяющее условиям (1.6), но требования равенства нулю ковариантных производных переходят в требования равенства нулю частных производных, а решение имеет вид

$$\sigma_{11} = A + C / H^2, \quad \sigma_{22} = A - C / H^2, \quad \tau = 0 \quad (1.10)$$

где A и C — произвольные постоянные.

Это имеет место, например, в полярных координатах, т. е. для пластинки с цилиндрической анизотропией, когда граничные условия и решения не зависят от координаты $\eta = 0$, т. е. симметричны относительно оси анизотропии [2]. Такие задачи называются «осесимметричными».

Напряжено-деформированное состояние, удовлетворяющее условиям (1.6), будем называть «квазисимметричным».

Если граничные условия не удовлетворяют условиям (1.6), то решение основных краевых задач теории упругости как для пластинки с цилиндрической анизотропией, так и для пластинки с общей криволинейной анизотропией сопряжено со значительными трудностями. Эти трудности обусловлены, в первую очередь, невозможностью непосредственного применения эффективных методов, основанных на использовании аппарата теории аналитических функций. Для решения таких краевых задач применим асимптотический метод, разработанный в [3-7] для среды с прямолинейной анизотропией.

2. Будем исходить из уравнений равновесия в перемещениях. Представляя (1.4) в (1.3) с учетом (1.5), получим

$$\begin{aligned} & \frac{\partial^2 u_1}{\partial \xi^2} + \frac{G}{E_*} \frac{\partial^2 u_1}{\partial \eta^2} + m \frac{G}{E_*} \frac{\partial^2 u_2}{\partial \xi \partial \eta} - q f_1 \left(\frac{\partial u_2}{\partial \eta} + f_1 u_1 \right) + \\ & + \frac{\partial}{\partial \xi} (f_2 u_2) - \frac{G}{E_*} \left[f_1 \frac{\partial u_2}{\partial \eta} - f_2 \frac{\partial u_2}{\partial \xi} + (f_1 f_2 + f_4) u_2 + (f_2^2 - f_3) u_1 \right] + \\ & + v_1 q (f_3 u_1 - f_1 f_2 u_2) = 0 \end{aligned} \quad (2.1)$$

$$\frac{G}{E_*} \frac{\partial^2 u_2}{\partial \xi^2} + q \frac{\partial^2 u_2}{\partial \eta^2} + m \frac{G}{E_*} \frac{\partial^2 u_1}{\partial \xi \partial \eta} + q \frac{\partial}{\partial \eta} (f_1 u_1) -$$

$$- f_2 \left(\frac{\partial u_1}{\partial \xi} + f_2 u_2 \right) - \frac{G}{E_*} \left[f_2 \frac{\partial u_1}{\partial \xi} - f_1 \frac{\partial u_1}{\partial \eta} + (f_1 f_2 + f_4) u_1 + \right]$$

$$+ (f_1^2 + f_3) u_2 \Big] - v_1 q (f_3 u_2 + f_1 f_2 u_1) = 0 \\ m = 1 + \mu, \mu = v_1 q E_* / G = v_2 E_* / G, f_1(\xi, \eta) = \Gamma_{11}^{-1} \\ f_2(\xi, \eta) = \Gamma_{22}^{-2}, f_3(\xi, \eta) = \partial f_1 / \partial \xi = -\partial f_2 / \partial \eta \\ f_4(\xi, \eta) = \partial f_1 / \partial \eta = \partial f_2 / \partial \xi$$

Для конструкций, широко применяемых на практике, характерны следующих три случая:

$$E_1 = E_2 > G \quad (q = E_2 / E_1 = 1) \\ E_1 > E_2 \sim G \quad (q = \lambda_1 G / E_*, \lambda_1 \sim 1) \\ E_2 > E_1 \sim G \quad (q^{-1} = \lambda_2 G / E^*, \lambda_2 \sim 1, E^* = E_2 / (1 - v_1 v_2))$$

Остановимся подробно на анализе первого. Здесь величину $\varepsilon = G / E_*$ можно рассматривать как «малый» параметр при асимптотическом интегрировании системы (2.1).

Введем следующие преобразования координат и искомых функций:

$$\xi_1 = n_* \alpha \xi, \quad \eta_1 = n_* \varepsilon^{-1/2} \eta, \quad u_1 = U^{(1)}, \quad u_2 = \varepsilon^{1/2} V^{(1)} \quad (2.2)$$

$$\xi_2 = n_* \beta \varepsilon^{-1/2} \xi, \quad \eta_2 = n_* \varepsilon^{-1/2} \eta, \quad u_1 = \varepsilon^{1/2} U^{(2)}, \quad u_2 = \varepsilon^{1/2} V^{(2)} \quad (2.3)$$

Здесь параметр n_* выбирается таким образом, чтобы выражение $n_* \varepsilon^{-1/2}$ равнялось целому положительному числу (в рассмотренных ниже примерах $n_* \varepsilon^{-1/2} = 2$, так как $\eta_1 = \eta_2 = 2\eta$).

Из (2.2), (2.3) видно, что решения системы, полученной из (2.1) после введения преобразований (2.2), относительно медленнее изменяются вдоль координаты ξ по сравнению с аналогичными решениями системы, полученной из (2.1) после применения преобразований (2.3).

Компоненты вектора перемещений будем представлять в виде суперпозиции решений обоих типов.

Разыскивая функции $U^{(k)}, V^{(k)}$ ($k=1, 2$) в виде рядов по дробным степеням параметра ε , необходимо выбрать соответствующие асимптотические последовательности. Вид асимптотической последовательности определяется структурой уравнений равновесия и порядком по ε невязки в краевых условиях, возникающей после решения задачи в нулевом приближении ($\varepsilon \rightarrow 0$).

Чтобы учесть все возможные случаи, функции $U^{(k)}, V^{(k)}$ ($k=1, 2$) будем определять в виде рядов по параметру $\varepsilon^{1/2}$ (из преобразований (2.2), (2.3) видно, что рядов по меньшим степеням параметра ε возникнуть не может)

$$U^{(k)} = \sum_{j=0}^{\infty} \varepsilon^{j/2} U^{k,j}, \quad V^{(k)} = \sum_{j=0}^{\infty} \varepsilon^{j/2} V^{k,j} \quad (k=1, 2) \quad (2.4)$$

Коэффициенты α, β также представим в виде рядов по параметру $\varepsilon^{1/2}$:

$$\alpha = \sum_{j=0}^{\infty} \varepsilon^{j/2} \alpha_j, \quad \beta = \sum_{j=0}^{\infty} \varepsilon^{j/2} \beta_j \quad (2.5)$$

причем $\alpha_0 = \beta_0 = 1$, а коэффициенты α_j, β_j , вычисляемые соответствующим образом в процессе решения, используются в дальнейшем для упрощения уравнений высших приближений.

Кроме того, предполагаем, что функция $z = \omega(\xi)$ содержит параметр ε , т. е. параметры Ляме H и функции f_1, f_2, f_3, f_4 могут быть представлены

следующими рядами:

$$H = \sum_{j=0}^{\infty} \varepsilon^{j/2} h_j, \quad f_k = \sum_{v=0}^{\infty} \varepsilon^{j/2} f_{k,v} \quad (k=1, 2, 3, 4) \quad (2.6)$$

в противном случае все коэффициенты при $\varepsilon^{j/2}$ ($j \geq 1$) обращаются в нуль.

Подставим (2.2) в (2.1) и используем соответствующие разложения из (2.4) — (2.6). После расщепления полученной системы по параметру $\varepsilon^{1/2}$ приедем к бесконечной системе уравнений относительно функций $U^{1,j}, V^{1,j}$ ($j=0, 1, \dots$), которые определяют решения, сравнительно медленно изменяющиеся вдоль координаты ξ (такое напряженно-деформированное состояние будем называть состоянием первого типа):

$$\begin{aligned} U_{\xi\xi}^{1,j} + U_{\eta\eta}^{1,j} &= n_*^{-2} \sum_{v=0}^j (n_* V_{\eta}^{1,v} f_{1,j-v} + U^{1,v} \varphi_{1,j-v}) - \\ &- \sum_{v=0}^{j-1} [U_{\xi\xi}^{1,v} c_{j-v} + n_*^{-2} (n_* V_{\xi}^{1,v} A_{j-v-1} + V^{1,v} f_{4,j-v-1})] - \\ &- \sum_{v=0}^{j-2} [m V_{\xi\eta}^{1,v} \alpha_{j-v-2} - n_*^{-1} V_{\eta}^{1,v} f_{1,j-v-2} - n_*^{-2} (\varphi_{2,j-v-2} - m f_{3,j-v-2}) U^{1,v}] - \\ &- \sum_{v=0}^{j-3} [n_*^{-1} V_{\xi}^{1,v} A_{j-v-3} - n_*^{-2} (m \varphi_{12,j-v-3} + f_{4,j-v-3}) V^{1,v}] \end{aligned} \quad (2.7)$$

$$\begin{aligned} n_* (n_* V_{\eta}^{1,j} + U^{1,j} f_{1,0})_{\eta} &= n_* \sum_{v=0}^{j-1} [U_{\xi}^{1,v} A_{j-v-1} - (U^{1,v} f_{1,j-v})_{\eta}] - \\ &- \sum_{v=0}^{j-2} (m n_*^2 U_{\xi\eta}^{1,v} \alpha_{j-v-2} + n_* U_{\eta}^{1,v} f_{1,j-v-2} - V^{1,v} \varphi_{2,j-v-2}) + \\ &+ \sum_{v=0}^{j-3} [n_* U_{\xi}^{1,v} A_{j-v-3} - (m \varphi_{12,j-v-3} + f_{4,j-v-3}) U^{1,v}] - \\ &- \sum_{v=0}^{j-4} [n_*^2 V_{\xi\xi}^{1,v} c_{j-v-4} - (\varphi_{1,j-v-4} + m f_{3,j-v-4}) V^{1,v}] \end{aligned} \quad (2.8)$$

$$c_p = \sum_{s=0}^p \alpha_s \alpha_{p-s}, \quad \varphi_{h,p} = \sum_{s=0}^p f_{h,p-s} f_{h,s} \quad (h=1, 2), \quad \varphi_{12,p} = \sum_{s=0}^p f_{1,s} f_{2,p-s},$$

$$A_p = \sum_{s=0}^p \alpha_s f_{2,p-s}$$

Аналогично, после подстановки (2.3) в (2.1) с использованием соответствующих разложений из (2.4) — (2.6) и расщепления по параметру $\varepsilon^{1/2}$ получим бесконечную систему уравнений относительно функций $U^{2,j}$,

$V_{\xi}^{2,j}$ ($j=0, 1, \dots$), которые определяют решения второго типа

$$\begin{aligned} n*(n_* U_{\xi}^{2,j} + V_{\eta}^{2,j} f_{2,0})_{\xi} = & - \sum_{v=0}^{j-1} [n_*^2 U_{\xi\xi}^{2,v} d_{j-v} + n_*(V^{2,v} B_{j-v})_{\xi} + \\ & + mn_*^2 V_{\xi\eta}^{2,v} \beta_{j-v-1} - n_* V_{\eta}^{2,v} f_{1,j-v-1}] - n_* \sum_{v=0}^{j-2} V_{\xi}^{2,v} B_{j-v-2} + \\ & + n_* \sum_{v=0}^{j-3} V_{\eta}^{2,v} f_{1,j-v-3} - n_*^2 U_{\eta\eta}^{2,j-4} + \sum_{v=0}^{j-4} [U^{2,v} \varphi_{1,j-v-4} + \\ & + (m\varphi_{12,j-v-4} + f_{4,j-v-4}) V^{2,v}] + \sum_{v=0}^{j-6} (\varphi_{2,j-v-6} - mf_{3,j-v-6}) U^{2,v} \end{aligned} \quad (2.9)$$

$$\begin{aligned} V_{\xi\xi}^{2,j} + V_{\eta\eta}^{2,j} = & - \sum_{v=0}^{j-1} V_{\xi\xi}^{2,v} d_{j-v} + n_*^{-2} \sum_{v=0}^{j-2} (n_* U_{\xi}^{2,v} B_{j-v-2} + V^{2,v} \varphi_{2,j-v-2}) - \\ & - \sum_{v=0}^{j-3} (m U_{\xi\eta}^{2,v} \beta_{j-v-3} + n_*^{-1} U_{\eta}^{2,v} f_{1,j-v-3}) - \sum_{v=0}^{j-4} [n_*^{-2} U^{2,v} f_{4,j-v-4} - \\ & - n_*^{-1} U_{\xi}^{2,v} B_{j-v-4} - n_*^{-2} (\varphi_{1,j-v-4} + mf_{3,j-v-4}) V^{2,v}] - \\ & - n_*^{-1} \sum_{v=0}^{j-5} U_{\eta}^{2,v} f_{1,j-v-5} + n_*^{-2} \sum_{v=0}^{j-6} (m\varphi_{12,j-v-6} + f_{4,j-v-6}) U^{2,v} \end{aligned} \quad (2.10)$$

$$d_p = \sum_{s=0}^p \beta_s \beta_{p-s}, \quad B_p = \sum_{s=0}^p \beta_s f_{2,p-s}$$

Здесь и в дальнейшем принято, что дифференцирование (индексы ξ, η) производится по тем координатам ξ_k, η_k ($k=1, 2$), индексы которых совпадают с первыми верхними индексами функций. Кроме того, следует иметь в виду, что если верхний предел суммирования меньше нижнего или у какой-либо из функций $U^{k,n}, V^{k,n}$ ($k=1, 2$) второй верхний индекс отрицателен, то такие суммы и функции необходимо полагать равными нулю.

Так, при $j=0$ из (2.7) – (2.10) получим напряженное состояние первого типа

$$U_{\xi\xi}^{1,0} + U_{\eta\eta}^{1,0} = 0, \quad n_* V_{\eta}^{1,0} + U^{1,0} f_{1,0} = 0 \quad (2.11)$$

напряженное состояние второго типа

$$n_* U_{\xi}^{2,0} + V^{2,0} f_{2,0} = 0, \quad V_{\xi\xi}^{2,0} + V_{\eta\eta}^{2,0} = 0 \quad (2.12)$$

Здесь ограничиваемся лишь частными интегралами при интегрировании уравнений (2.8) по η_1 и уравнений (2.9) по ξ_2 .

Коэффициенты α_j, β_j ($j=1, 2, \dots$) в процессе решения будем выбирать таким образом, чтобы уравнения для определения функций $U^{1,j}, V^{2,j}$ ($j=1, 2, \dots$) соответствовали уравнениям (2.11), (2.12). В этом случае все функции $U^{1,j}, V^{2,j}$ определяются из уравнений Лапласа, т. е. будут гармоническими функциями. Так как $V^{1,j}, U^{2,j}$ выражаются из (2.8), (2.9).

простым интегрированием через $U^{1,j}$, $V^{2,j}$, то эти функции также будут гармоническими как частные интегралы от гармонических функций.

Используем преобразования (2.2), (2.3) и разложения (2.4) – (2.6) в выражениях для перемещений и напряжений (при этом учитываем, что компоненты вектора перемещений разыскиваются в виде суперпозиции решений обоих типов) и представим последние рядами

$$u_k = \sum_{j=0}^{\infty} \varepsilon^{j/2} u_{k,j}, \quad \sigma_{kk} = \sum_{j=0}^{\infty} \varepsilon^{j/2} \sigma_{k,j}, \quad \tau = \sum_{j=0}^{\infty} \varepsilon^{j/2} \tau_j \quad (k=1,2)$$

После расщепления по параметру $\varepsilon^{1/2}$ получим

$$\begin{aligned} u_{1,j} &= U^{1,j} + U^{2,j-3}, \quad \varepsilon^{-1/2} u_{2,j} = V^{1,j} + V^{2,j} \\ \frac{1}{E_*} \sum_{v=0}^j \sigma_{1,v} h_{j-v} &= n_* \sum_{v=0}^j U_{\xi}^{1,v} \alpha_{j-v} + \\ + \sum_{v=0}^{j-1} [n_* U_{\xi}^{2,v} \beta_{j-v-1} &+ (V^{1,v} + V^{2,v}) f_{2,j-v-1}] + \\ + \mu \left(n_* V_{\eta}^{1,j-2} + \sum_{v=0}^{j-2} U^{1,v} f_{1,j-v-2} + n_* V_{\eta}^{2,j-2} \right) &+ \mu \sum_{v=0}^{j-5} U^{2,v} f_{1,j-v-5} \quad (2.13) \\ \frac{1}{E_*} \sum_{v=0}^j \sigma_{2,v} h_{j-v} &= n_* V_{\eta}^{2,j} + \left(n_* V_{\eta}^{1,j} + \sum_{v=0}^j U^{1,v} f_{1,j-v} \right) + \\ + \mu n_* \sum_{v=0}^{j-2} U_{\xi}^{1,v} \alpha_{j-v-2} &+ \sum_{v=0}^{j-3} [U^{2,v} f_{1,j-v-3} + \\ + \mu n_* U_{\xi}^{2,v} \beta_{j-v-3} &+ \mu (V^{1,v} + V^{2,v}) f_{2,j-v-3}] \\ \frac{\varepsilon^{-1/2}}{E_*} \sum_{v=0}^j \tau_v h_{j-v} &= n_* \left(\sum_{v=0}^j V_{\xi}^{2,v} \beta_{j-v} + U_{\eta}^{1,j} \right) - \sum_{v=0}^{j-1} U^{1,v} f_{2,j-v-1} + \\ + \sum_{v=0}^{j-2} \left[n_* V_{\xi}^{1,v} \alpha_{j-v-2} - (V^{1,v} + V^{2,v}) f_{1,j-v-2} \right] &+ \\ + n_* U_{\eta}^{2,j-3} - \sum_{v=0}^{j-4} U^{2,v} f_{2,j-v-4} & \end{aligned}$$

Соотношения (2.13) позволяют сформулировать граничные условия для функций $U^{1,j}$, $V^{2,j}$, соответствующие той или иной краевой задаче.

Из (2.7) – (2.13) видно, что напряженно-деформированные состояния первого и второго типов связаны только через граничные условия.

3. Переидем к анализу граничных условий. В случае первой основной задачи теории упругости на контуре пластиинки $\Gamma(\xi=\text{const})$ известны нормальные σ_{11} и касательные τ напряжения

$$\sigma_{11} = \psi_1(\eta), \quad \tau = \psi_2(\eta) \quad \text{на } \Gamma \quad (3.1)$$

Предполагаем, что $\psi_1(\eta)$, $\psi_2(\eta)$ могут быть представлены рядами

$$\psi_1(\eta) = \sum_{j=0}^{\infty} \varepsilon^{j/2} \psi_{1,j}, \quad \psi_2(\eta) = \sum_{j=0}^{\infty} \varepsilon^{j/2} \psi_{2,j} \quad (3.2)$$

(в противном случае все коэффициенты при $\varepsilon^{j/2}$ ($j \geq 1$) обращаются в нуль). Тогда на Γ напряжения $\sigma_{1,j} = \psi_{1,j}$, $\tau_j = \psi_{2,j}$.

Используя результаты п. 2, приходим к интегрированию уравнений напряженного состояния первого типа (2.7), (2.8) при следующих граничных условиях для функций $U^{1,j}$:

$$\begin{aligned} U_{\xi}^{1,j} = & \frac{1}{n_* E_*} \sum_{v=0}^j \psi_{1,v} h_{j-v} - \sum_{v=0}^{j-1} [U_{\xi}^{1,v} \alpha_{j-v} + U_{\xi}^{2,v} \beta_{j-v-1} + \\ & + n_*^{-1} (V_{\eta}^{1,v} + V_{\eta}^{2,v}) f_{2,j-v-1}] - \mu \left(V_{\eta}^{1,j-2} + n_*^{-1} \sum_{v=0}^{j-2} U_{\xi}^{1,v} f_{1,j-v-2} + \right. \\ & \left. + V_{\eta}^{2,j-2} \right) - \mu n_*^{-1} \sum_{v=0}^{j-5} U_{\xi}^{2,v} f_{1,j-v-5} \quad (j=0,1,2,\dots) \end{aligned} \quad (3.3)$$

и уравнений напряженного состояния второго типа (2.9), (2.10) с краевыми условиями для функций $V^{2,j}$:

$$\begin{aligned} V_{\xi}^{2,j} = & \frac{\varepsilon^{-\nu_2}}{n_* E_*} \sum_{v=0}^j \psi_{2,v} h_{j-v} - U_{\eta}^{1,j} - \sum_{v=0}^{j-1} (V_{\xi}^{2,v} \beta_{j-v} - n_*^{-1} U_{\xi}^{1,v} f_{2,j-v-1}) - \\ & - \sum_{v=0}^{j-2} [V_{\xi}^{1,v} \alpha_{j-v-2} - n_*^{-1} (V_{\eta}^{1,v} + V_{\eta}^{2,v}) f_{1,j-v-2}] - \\ & - U_{\eta}^{2,j-3} + n_*^{-1} \sum_{v=0}^{j-4} U_{\xi}^{2,v} f_{2,j-v-4} \quad (j=0,1,2,\dots) \end{aligned} \quad (3.4)$$

Для второй основной краевой задачи на контуре заданы смещения

$$u_1 = u^\circ(\eta) = \sum_{j=0}^{\infty} \varepsilon^{j/2} u_j^\circ, \quad u_2 = v(\eta) = \sum_{j=0}^{\infty} \varepsilon^{j/2} v_j \quad (3.5)$$

Тогда на контуре Γ смещения $u_{1,j} = u_j^\circ$, $u_{2,j} = v_j$ и из (2.13) граничные условия для функций $U^{1,j}$, $V^{2,j}$ запишутся соответственно

$$U^{1,j} = u_j^\circ - U^{2,j-3}, \quad V^{2,j} = \varepsilon^{-\nu_2} v_j - V^{1,j} \quad (j=0,1,2,\dots) \quad \text{на } \Gamma \quad (3.6)$$

Используя (3.3), (3.4), (3.6), получим краевые условия для функций $U^{1,j}$, $V^{2,j}$ в случае основной смешанной задачи.

Анализ граничных условий показывает, что для основных краевых задач граничные условия в нулевом приближении ($j=0$) напряженного состояния первого типа не зависят ни от более высоких приближений, ни от решений уравнений напряженного состояния второго типа. Поэтому первое уравнение (2.11) решается независимо от остальных, а решение второго уравнения (2.11) находится простым интегрированием. После этого полностью определяются граничные условия для второго уравнения (2.12). Решив это уравнение и проинтегрировав первое уравнение (2.12), определим граничные условия для уравнения (2.7) напряженного состояния первого типа в первом приближении ($j=1$) и т. д.

Следовательно, решение основных краевых задач сводится к последовательному интегрированию уравнений (2.7), (2.8) напряженного состояния первого типа и уравнений (2.9), (2.10) напряженного состояния второго типа.

Так как коэффициенты α_j, β_j выбираются таким образом, чтобы в каждом приближении уравнения для определения функций $U^{1,j}, V^{2,j}$ соответствовали уравнениям нулевого приближения, то на каждом этапе процесса та или иная краевая задача теории упругости сводится к последовательному интегрированию двух краевых задач теории потенциала. Это позволяет применять мощные методы теории аналитических функций, что в сочетании с методом конформных отображений открывает новые перспективы при исследовании многих практических важных задач, возникающих в современной технике, которые до сих пор не нашли эффективного решения.

Аналогично могут быть решены основные краевые задачи теории упругости для ортотропных пластинок, у которых $E_1 \neq E_2$.

4. Остановимся на решении некоторых конкретных задач. Пусть криволинейно-анизотропная пластина занимает бесконечную область с отверстием, ограниченным простым гладким замкнутым контуром Γ , совпадающим с линией $\xi = \text{const}$. Рассмотрим первую основную задачу, когда контур отверстия Γ свободен от внешних усилий, а на бесконечности пластины растягивается усилиями интенсивности p_1 и p_2 соответственно вдоль и поперек оси Ox .

Соотношения (1.1) использовались выше для определения вида криволинейных координат. Теперь удобно принять иную, хотя и близкую по смыслу геометрическую интерпретацию этой функции как конформного отображения. Причем (1.1) выбирается таким образом, чтобы единичная окружность $\xi=0$ на плоскости ξ отображалась на кривую Γ плоскости z , а область (ξ) вне единичного круга γ — на область (z) вне криволинейного отверстия.

В сплошной пластинке без отверстия

$$\begin{aligned} \sigma_{11}^0 &= p_1 \cos^2 \lambda + p_2 \sin^2 \lambda, & \sigma_{22}^0 &= p_1 \sin^2 \lambda + p_2 \cos^2 \lambda \\ \tau^0 &= -(p_1 - p_2) \sin \lambda \cos \lambda \end{aligned} \quad (4.1)$$

где λ — угол, образованный направлением увеличения координаты ξ с положительным направлением оси Ox :

$$\cos \lambda = \frac{1}{H} \frac{\partial x}{\partial \xi}, \quad \sin \lambda = \frac{1}{H} \frac{\partial y}{\partial \xi}$$

Образование в загруженной пластинке отверстия равносильно приложению к его контуру усилий $\sigma_{11} = -\sigma_{11}^0, \tau = -\tau^0$. При этом к первому полю напряжений (4.1) добавится второе поле, возникшее в пластинке за счет появления в ней отверстия. Для определения второго поля необходимо ре-

шить задачу при следующих граничных условиях:

$$\begin{aligned}\sigma_{11} &= -p_1 \cos^2 \lambda - p_2 \sin^2 \lambda, & \tau &= (p_1 - p_2) \sin \lambda \cos \lambda & \text{при } \xi = 0 \\ \sigma_{11} &\rightarrow 0, & \tau &\rightarrow 0 & \text{при } \xi \rightarrow \infty\end{aligned}\quad (4.2)$$

Если материал пластинки такой, что $q = E_2/E_1 = 1$, то при определении второго поля прежде всего выделяем квазисимметричное решение (1.9) (либо (1.10), где $A = 0$ в силу условия $\sigma_{11} \rightarrow 0$ при $\xi \rightarrow \infty$). Постоянная C в (1.9) находится из части граничных условий (4.2), удовлетворяющей требованию $\partial(H^2 \sigma_{11})/\partial \eta = 0$.

Для решения задачи при оставшейся части граничных условий (4.2) используем метод, предложенный в п. 2, 3.

5. Рассмотрим более подробно ортотропную пластинку, обладающую цилиндрической анизотропией, ослабленную круговым отверстием радиуса R (начало декартовой системы координат помещено в центре отверстия, эта же точка является и полюсом анизотропии). В этом случае:

$$\omega(\xi) = R\xi, x = Re^\xi \cos \eta, y = Re^\xi \sin \eta, H = Re^\xi, \cos \lambda = \cos \eta, \sin \lambda = \sin \eta.$$

В сплошной пластинке

$$\begin{aligned}\sigma_{11}^0 &= \frac{1}{2}(p_1 + p_2) + \frac{1}{2}(p_1 - p_2) \cos 2\eta \\ \sigma_{22}^0 &= \frac{1}{2}(p_1 + p_2) - \frac{1}{2}(p_1 - p_2) \cos 2\eta \\ \tau^0 &= -\frac{1}{2}(p_1 - p_2) \sin 2\eta\end{aligned}$$

Для определения второго поля напряжений граничные условия (4.2) принимают вид на контуре отверстия ($\xi = 0$):

$$\sigma_{11} = -\frac{1}{2}(p_1 + p_2) - \frac{1}{2}(p_1 - p_2) \cos 2\eta, \quad \tau = \frac{1}{2}(p_1 - p_2) \sin 2\eta$$

и на бесконечности ($\xi \rightarrow \infty$) $\sigma_{11} \rightarrow 0, \tau \rightarrow 0$.

Постоянная C в (1.9) находится из условия

$$\sigma_{11} = -\frac{1}{2}(p_1 + p_2) \quad \text{при } \xi = 0$$

а осесимметричное решение запишется так:

$$\sigma_{11} = -\sigma_{22} = -\frac{1}{2}(p_1 + p_2) e^{-2\xi}, \quad \tau = 0$$

Остается решить задачу при следующих граничных условиях:

$$\begin{aligned}\sigma_{11} &= -\frac{1}{2}(p_1 - p_2) \cos 2\eta, & \tau &= \frac{1}{2}(p_1 - p_2) \sin 2\eta & \text{при } \xi = 0 \\ \sigma_{11} &\rightarrow 0, & \tau &\rightarrow 0 & \text{при } \xi \rightarrow \infty\end{aligned}$$

Для этого используем результаты п. 2, 3. В рассматриваемом случае $f_1 = 1, f_2 = f_3 = f_4 = 0$, т. е. $h_0 = Re^\xi, f_{1,0} = 1$, все остальные $h_j, f_{1,j}$ ($j \geq 1$), а также $f_{2,j}, f_{3,j}, f_{4,j}$ ($j \geq 0$) в формулах (2.6) равны нулю

$$\psi_{1,0} = -\frac{1}{2}(p_1 - p_2) \cos 2\eta, \quad \psi_{2,0} = \frac{1}{2}(p_1 - p_2) \sin 2\eta$$

все остальные $\psi_{1,j}, \psi_{2,j}$ ($j \geq 1$) в (3.2) равны нулю, $\eta_1 = \eta_2 = 2\eta$.

Учитывая это и используя результаты п. 2, 3, на каждом этапе процесса приходим к интегрированию уравнений (2.7), (2.8) с граничными условиями для функций $U^{1,j}$ ($j = 0, 1, \dots$) и уравнений (2.9), (2.10) с граничными условиями для функций $V^{2,j}$ ($j = 0, 1, \dots$), которые в данном случае принимают вид

напряженное состояние первого типа

$$U_{\xi\xi}^{1,0} + U_{\eta\eta}^{1,0} = 0, \quad n_* V_{\eta}^{1,0} + U^{1,0} = 0$$

$$U_{\xi}^{1,0} = -\frac{1}{2}R(n_* E_*)^{-1}(p_1 - p_2) \cos \eta_1 \quad \text{при } \xi_1 = 0$$

$$\begin{aligned}
 U_{\xi\xi}^{1,1} + U_{\eta\eta}^{1,1} &= -2\alpha_1 U_{\xi\xi}^{1,0}, \quad n_* V_{\eta}^{1,1} + U^{1,1} = 0 \\
 U_{\xi}^{1,1} &= -\alpha_1 U_{\xi}^{1,0} - U_{\xi}^{2,0} \quad \text{при } \xi_1 = 0 \\
 U_{\xi\xi}^{1,2} + U_{\eta\eta}^{1,2} &= -(2\alpha_2 + \alpha_1^2) U_{\xi\xi}^{1,0} - 2\alpha_1 U_{\xi\xi}^{1,1} - \\
 &- mn_*^{-1} U_{\xi}^{1,0} - n_*^{-2} U^{1,0} - m V_{\eta\eta}^{1,0} + n_*^{-1} V_{\eta}^{1,0} \\
 n_* V_{\eta}^{1,2} + U^{1,2} &= -mn_* U_{\xi}^{1,0} - U^{1,0} \\
 U_{\xi}^{1,2} &= -\alpha_2 U_{\xi}^{1,0} - \alpha_1 U_{\xi}^{1,1} - \beta_1 U_{\xi}^{2,0} - U_{\xi}^{2,1} - \mu V_{\eta}^{2,0} \quad \text{при } \xi_1 = 0
 \end{aligned}$$

напряженное состояние второго типа

$$\begin{aligned}
 n_* U_{\xi}^{2,0} &= 0, \quad V_{\xi\xi}^{2,0} + V_{\eta\eta}^{2,0} = 0 \\
 V_{\xi}^{2,0} &= \frac{1}{2} R (n_* E_*)^{-1} \epsilon^{-1/2} (p_1 - p_2) \sin \eta_2 - U_{\eta}^{1,0} \quad \text{при } \xi_2 = 0 \\
 n_* U_{\xi}^{2,1} &= -mn_* V_{\eta}^{2,0} + \int V_{\eta}^{2,0} d\xi_2, \quad V_{\xi\xi}^{2,1} + V_{\eta\eta}^{2,1} = -2\beta_1 V_{\xi\xi}^{2,0} \\
 V_{\xi}^{2,1} &= -U_{\eta}^{1,1} - \beta_1 V_{\xi}^{2,0} \quad \text{при } \xi_2 = 0 \\
 n_* U_{\xi}^{2,2} &= -\beta_1 \int V_{\eta}^{2,0} d\xi_2 - \beta_1 n_* U_{\xi}^{2,1} - mn_* V_{\eta}^{2,1} + \int V_{\eta}^{2,1} d\xi_2 \\
 V_{\xi\xi}^{2,2} + V_{\eta\eta}^{2,2} &= -(2\beta_2 + \beta_1^2) V_{\xi\xi}^{2,0} - 2\beta_1 V_{\xi\xi}^{2,1} \\
 V_{\xi}^{2,2} &= -U_{\eta}^{1,2} - \beta_2 V_{\xi}^{2,0} - \beta_1 V_{\xi}^{2,1} - V_{\xi}^{1,0} + n_*^{-1} (V^{1,0} + V^{2,0}) \quad \text{при } \xi_2 = 0
 \end{aligned}$$

Аналогично строятся следующие приближения. Все функции $U_{\xi}^{1,j}$, $V_{\xi}^{2,j}$ на бесконечности стремятся к нулю.

Используя схему, указанную в конце п. 3, на каждом этапе приходим к задаче Неймана, если коэффициенты α_j , β_j ($j=1, 2, \dots$) выбирать следующим образом: $\alpha_1 = \beta_1 = 0$; $\alpha_2 = -n_*^{-2}$, $\beta_2 = 0$; При этом разложения фактически строятся по целым степеням параметра ϵ , так как граничные условия для функций с нечетным вторым индексом являются нулевыми (соответствующие функции также обращаются в нуль).

Полное решение задачи о растяжении ортотропной пластинки с цилиндрической анизотропией, ослабленной круговым отверстием, имеет следующий вид:

$$\begin{aligned}
 \sigma_{11} &= \frac{1}{2} (p_1 + p_2) (1 - \exp[-2\xi]) + \frac{1}{2} (p_1 - p_2) \{1 - \exp[-(1+n_*)\xi] - \\
 &\quad - \epsilon (1+\epsilon^{-1/2}) (1+n_*^{-1}) (\exp[-(1+n_*-n_*^{-1}\epsilon)\xi] - \\
 &\quad - \exp[-(1+n_*\epsilon^{-1})\xi]) + O(\epsilon^2)\} \cos 2\eta \quad (5.1) \\
 \sigma_{22} &= \frac{1}{2} (p_1 + p_2) (1 + \exp[-2\xi]) - \\
 &\quad - \frac{1}{2} (p_1 - p_2) \{1 + (1+\epsilon^{-1/2}) \exp[-(1+n_*\epsilon^{-1})\xi] + \\
 &\quad + \epsilon ((1+\epsilon^{-1/2}-n_*^{-1}) \exp[-(1+n_*\epsilon^{-1})\xi] - \\
 &\quad - (1-n_*^{-1}) \exp[-(1+n_*-n_*^{-1}\epsilon)\xi]) + O(\epsilon^2)\} \cos 2\eta \\
 \tau &= -\frac{1}{2} (p_1 - p_2) \{1 - \epsilon^{-1/2} [(1+\epsilon^{-1/2}) \exp[-(1+n_*\epsilon^{-1})\xi] - \\
 &\quad - \exp[-(1+n_*)\xi] + \epsilon (1+(1+n_*^{-1})\epsilon^{-1/2}) (\exp[-(1+n_*\epsilon^{-1})\xi] - \\
 &\quad - \exp[-(1+n_*-n_*^{-1}\epsilon)\xi]) + O(\epsilon^2)]\} \sin 2\eta
 \end{aligned}$$

Здесь учтено, что $\eta_1 = \eta_2 = 2\eta$, $\xi_1 = n_* \alpha \xi$, $\xi_2 = n_* \beta \varepsilon^{-1} \xi$, $\alpha = 1 - n_*^{-2} \varepsilon + O(\varepsilon^2)$, $\beta = 1 + O(\varepsilon^2)$.

При растяжении пластинки в одном направлении в формулах (5.1) следует положить $p_2 = 0$ (либо $p_1 = 0$), при всестороннем растяжении равными условиями — $p_1 = p_2$, при напряженном состоянии простого сдвига — $p_1 = -p_2$.

Отметим, что в рассматриваемом случае может быть получено точное решение в замкнутой форме, которое при $q = E_2 / E_1 = 1$ запишется так:

$$\begin{aligned} \sigma_{11} &= \frac{1}{2}(p_1 + p_2)(1 - \exp[-2\xi]) + \frac{1}{2}(p_1 - p_2)\{1 - \\ &\quad - \frac{1}{2}(\sqrt{t_2} - \sqrt{t_1})^{-1}((3 + \sqrt{t_1})(1 + \sqrt{t_2}) \exp[-(1 + \sqrt{t_1})\xi] + \\ &\quad + (3 + \sqrt{t_2})(1 + \sqrt{t_1}) \exp[-(1 + \sqrt{t_2})\xi])\} \cos 2\eta \\ \sigma_{22} &= \frac{1}{2}(p_1 + p_2)(1 + \exp[-2\xi]) - \frac{1}{2}(p_1 - p_2)\{1 + \\ &\quad + \frac{1}{2}(\sqrt{t_2} - \sqrt{t_1})^{-1}(\sqrt{t_1}(1 - \sqrt{t_1})(1 + \sqrt{t_2}) \exp[-(1 + \sqrt{t_1})\xi] + \\ &\quad + \sqrt{t_2}(\sqrt{t_2} - 1)(1 + \sqrt{t_1}) \exp[-(1 + \sqrt{t_2})\xi])\} \cos 2\eta \\ \tau &= -\frac{1}{2}(p_1 - p_2)\{1 + (\sqrt{t_2} - \sqrt{t_1})^{-1}(\sqrt{t_1}(1 + \sqrt{t_2}) \exp[-(1 + \sqrt{t_1})\xi] - \\ &\quad - \sqrt{t_2}(1 + \sqrt{t_1}) \exp[-(1 + \sqrt{t_2})\xi])\} \sin 2\eta \\ t_1 &= (1+2a) - [(1+2a)^2 - 9]^{\frac{1}{2}} \\ t_2 &= (1+2a) + [(1+2a)^2 - 9]^{\frac{1}{2}} \\ a &= \varepsilon^{-1}(1 - v_1^2 - 2v_1\varepsilon) \end{aligned} \quad (5.2)$$

Формулы (5.1) представляют собой первые члены разложения в ряд по степеням ε точного решения (5.2).

Для изотропной пластиинки ($\varepsilon = (1-v)/2$, $a=2$, $t_1=1$, $t_2=9$) решение (5.2) переходит в известное решение [1] ($e^{\pm} = \rho/R$).

Если ограничиться первыми двумя приближениями в (5.1), то погрешность при вычислении максимального напряжения [$(\sigma_{22})_{\max}$] на контуре отверстия ($\xi=0$) не превышает одного процента при $\varepsilon = \frac{1}{4}$ и 0.3% при $\varepsilon = \frac{1}{9}$ (сравнения проводились для одноосного растяжения и простого сдвига; при всестороннем растяжении формулы (5.1) дают точное решение).

Даже в самом неблагоприятном с точки зрения применяемого метода случае изотропной пластиинки (в этом случае параметр ε имеет максимальное значение) указанная погрешность не превышает 5–7% при $v=0.3$ (v — коэффициент Пуассона).

6. Аналогично могут быть решены более сложные задачи, не поддающиеся точному решению в замкнутом виде. Остановимся кратко на некоторых из них и приведем лишь окончательные формулы для определения напряжений σ_{22} , действующих на площадках, нормальных к контуру отверстия ($\xi=0$), которые представляют наибольший интерес (напряжения σ_{11} и τ на контуре отверстия равны нулю).

1. Анизотропная пластиинка, ослабленная эллиптическим отверстием. В этом случае функция (1.1) имеет вид

$$\begin{aligned} \omega(\zeta) &= R(\zeta + c\zeta^{-1}), \quad R = \frac{1}{2}a(1+b/a) \\ c &= (1-b/a)(1+b/a)^{-1}, \quad b/a = 1-\kappa\varepsilon \quad (\kappa \sim 1) \end{aligned}$$

где a , b — полуоси эллиптического отверстия.

На контуре отверстия

$$\begin{aligned} \sigma_{22} &= \frac{1}{2}(1-2c \cos 2\eta + c^2)^{-1}(2(1+c^2)(p_1 + p_2) - \\ &\quad - [(1+c)^2 p_1 - (1-c)^2 p_2] \cos 2\eta) - \frac{1}{2}(1+\varepsilon^{-\frac{1}{2}})(p_1 - p_2) \cos 2\eta - \\ &\quad - \varepsilon \left\{ \frac{1}{2}(p_1 - p_2) \varepsilon^{-\frac{1}{2}} \cos 2\eta - \frac{1}{2}\kappa[(p_1 + p_2) \cos 2\eta - \right. \\ &\quad \left. - \frac{1}{4}(1+\varepsilon^{-\frac{1}{2}})(p_1 - p_2)(1+2 \cos 4\eta)] \right\} + O(\varepsilon^2) \end{aligned} \quad (6.1)$$

Если $c=0$ ($\kappa=0$), то (6.1) переходит в решение соответствующей задачи для пластиинки с круговым отверстием.

Сравнение $(\sigma_{22})_{\max}$, вычисленного по формуле (6.1) для изотропной пластиинки с учетом первых двух приближений, с точным решением [1] показывает, что, например, при $b/a=0.65$ погрешность для различных случаев нагружения не превышает 5–10%.

2. Анизотропная пластиинка, ослабленная гипотрохоидным отверстием

$$\omega(\xi) = R(\xi + ck^{-1}\xi^{-k}) \quad (0 < c < 1)$$

При $k=1$ возвращаемся к случаю эллипса, при целых $k \geq 1$ получаем кривые, представляющие правильные криволинейные многоугольники со скругленными углами: треугольник при $k=2$, квадрат при $k=3$ и т. д.

На контуре отверстия

$$\begin{aligned} \sigma_{22} = & 1/2(1-2c \cos(k+1)\eta + c^2)^{-1} [2(1+c^2)(p_1+p_2) - \\ & -(p_1-p_2) \cos 2\eta + 2c(p_1-p_2) \cos(k-1)\eta - \\ & - 2c(p_1+p_2) \cos(k+1)\eta - c^2(p_1-p_2) \cos 2k\eta] - \\ & - 1/2(1+\varepsilon^{-1/2})(p_1-p_2) \cos 2\eta - \varepsilon^{1/2}(p_1-p_2)\varepsilon^{-1/2} \cos 2\eta + \\ & + 1/2\varepsilon[(2\varepsilon^{-1/2}-1)(p_1-p_2) \cos(k-1)\eta - 2(p_1+p_2) \cos(k+1)\eta + \\ & + (1+\varepsilon^{-1/2})(p_1-p_2) \cos(k+3)\eta] + O(\varepsilon^2) \quad (k=2, 3, \dots) \end{aligned} \quad (6.2)$$

При решении задачи предложенным методом предполагалось, что $c=\kappa\varepsilon$ ($\kappa \sim 1$).

Для изотропной пластиинки имеется возможность провести сравнение полученного решения с точным [10]. Погрешность при вычислении $(\sigma_{22})_{\max}$ (в частности, при $k=3$, $c=1/3$) по формуле (6.2) с учетом первых двух приближений даже в этом, самом неблагоприятном с точки зрения применимого метода, случае не превышает 5–10% при различных видах нагрузки.

Таким образом, предложенный метод может быть с успехом использован и в исследовании краевых задач теории упругости для изотропных пластиинок.

Автор благодарен Л. И. Маневичу за помощь и постоянное внимание к работе.

Поступила 7 VI 1977

ЛИТЕРАТУРА

1. Мусхелишвили Н. И. Некоторые основные задачи математической теории упругости. М., «Наука», 1966.
2. Легницкий С. Г. Анизотропные пластиинки. М., Гостехиздат, 1957.
3. Маневич Л. И., Павленко А. В., Шамровский А. Д. К решению плоской задачи теории упругости для ортотропной среды. В сб.: Вопросы прочности, надежности и разрушения механических систем. Изд-во Днепропетр. ун-та, 1969.
4. Маневич Л. И., Павленко А. В., Шамровский А. Д. Применение методов теории групп к решению динамических задач для ортотропных пластиин. Тр. VII Всес. конф. по теории оболочек и пластиинок. М., «Наука», 1970.
5. Маневич Л. И., Павленко А. В. К решению контактных задач теории упругости для ортотропной полосы с учетом сил трения. Изв. АН СССР. МТТ, 1974, № 6.
6. Маневич Л. И., Павленко А. В. Передача продольной динамической нагрузки, действующей на ребра жесткости, к упругой ортотропной пластиине. Изв. АН СССР. МТТ, 1975, № 2.
7. Коблик С. Г., Маневич Л. И. Контактная задача для ортотропной полосы при наличии в области контакта участков сцепления и скольжения. В сб.: Гидроаэромеханика и теория упругости, 1976, вып. 20.
8. Новожилов В. В. Теория упругости. Л., Судпромгиз, 1958.
9. Амензаде Ю. А. Теория упругости. М., «Высшая школа», 1974.
10. Лурье А. И. Теория упругости. М., «Наука», 1970.