УСИЛЕНИЕ ПЛАСТИНЫ С КРУГОВЫМ ВЫРЕЗОМ ПРИ ПОМОЩИ ЭКСЦЕНТРИЧЕСКОЙ КРУГЛОЙ НАКЛАДКИ, ПРИСОЕДИНЕННОЙ ВДОЛЬ СВОЕЙ ГРАНИЦЫ И ГРАНИЦЫ ВЫРЕЗА^{*)}

Сильвестров В.В., Землянова А.Ю.

The problem of the reinforcement of a thin infinite elastic plate with a circular hole by an eccentrically placed circular patch, attached to the plate rigidly along boundary circumferences of the patch and the hole is considered. The plate is subjected to in-plane stresses at infinity. Combining power series method and conformal mapping method the problem is reduced to a quasiregular infinite system of linear algebraic equations. The stressed state on the junction lines in the plate and the patch is investigated.

Решается задача усиления и ремонта бесконечной тонкой упругой пластины с круговым вырезом при помощи эксцентрически расположенной круглой накладки, присоединенной к пластине жестко вдоль своей границы и границы выреза одновременно. На бесконечности пластины действуют заданные нагрузки, расположенные в плоскости пластины. Методами степенных рядов и конформных отображений задача сводится к квазирегулярной бесконечной системе линейных алгебраических уравнений. Исследуется напряженное состояние на линиях соединения в пластине и накладке.

Ранее аналогичными методами было изучено усиление пластины с круговым вырезом при помощи концентрической круглой накладки, соединенной с пластиной жестко вдоль всей своей границы или вдоль некоторой концентрической окружности [1, 2], а также усиление пластины с эллиптическим вырезом (в том числе и прямолинейной трещиной) при помощи конфокальной эллиптической накладки [3]. Иные способы усиления пластины с круговым вырезом рассмотрены в работах [4 – 11].

1. Постановка задачи

Рассмотрим тонкую упругую бесконечную пластину *S* с круговым вырезом, занимающую на комплексной плоскости *z* область $|z - z_0| \ge r$. На вырез наложена тонкая упругая круглая накладка $S_0 : |z| = R_0$ ($R_0 > r + |z_0|$), присоединенная к пластине жестко вдоль своей границы $l_0 : |z| = R_0$ и границы выреза $l : |z - z_0| = r$. Центры выреза и накладки, вообще говоря, не совпадают. Без ограничения общности можно считать, что центр накладки находится в начале координат, а центр выреза $z = z_0$ – на действительной оси, причем $z_0 \ge 0$ (рис. 1). Пластина и накладка являются однородными, изотропными и имеют толщины, мо-



^{*)} Работа выполнена при финансовой поддержке Российского фонда фундаментальных исследований, проект 04-01-00160.

дули сдвига и коэффициенты Пуассона h, μ , ν и h_0 , μ_0 , ν_0 соответственно.

На бесконечности к пластине приложены главные напряжения σ_1 и σ_2 , расположенные в плоскости пластины, заданные в расчете на единицу толщины пластины и действующие в направлениях, составляющих с положительным направлением действительной оси углы α и $\alpha + \pi/2$ соответственно; вращение на бесконечности пластины отсутствует.

Линиями соединения l и l_0 пластина и накладка разбиваются на области $S_1 : |z - z_0| > r, |z| < R_0, S_2 : |z| > R_0$ и $S_3 : |z - z_0| < r, S_4 : |z - z_0| > r, |z| < R_0$ соответственно. На линиях соединения l и l_0 выполняются условия жесткого соединения пластины и накладки

$$(u+iv)_1(t) = (u+iv)_3(t) = (u+iv)_4(t), \quad t \in l,$$
(1.1)

$$(u+iv)_{1}(t) = (u+iv)_{2}(t) = (u+iv)_{4}(t), \quad t \in l_{0},$$

$$h(X_{n}+iY_{n})_{1}(t) + h_{0}(X_{n}+iY_{n})_{4}(t) = h_{0}(X_{n}+iY_{n})_{3}(t), \quad t \in l,$$

$$h(X_{n}+iY_{n})_{1}(t) + h_{0}(X_{n}+iY_{n})_{4}(t) = h(X_{n}+iY_{n})_{2}(t), \quad t \in l_{0},$$

(1.2)

где X_n и Y_n – горизонтальная и вертикальная компоненты вектора внешних напряжений, действующих на касательную площадку к линии l или l_0 в точке t, u + iv – вектор смещений точки t пластины или накладки, нижний индекс $k = \overline{1, 4}$ соответствует значению того или иного параметра со стороны области S_k .

Считаем, что пластина и накладка взаимодействуют друг с другом только через линии соединения, трение между поверхностями пластины и накладки отсутствует, изгиб и другие пространственные эффекты концентрации напряжений на линиях соединения и в других точках пластины и накладки пренебрежимо малы.

В системе «пластина – накладка» реализуется обобщенное плоское напряженное состояние, которое и требуется определить.

2. Решение задачи

С помощью дробно-линейной функции

$$z = \omega(\varsigma) = R_0^2(\varsigma + c)/(R_0^2 + c\varsigma), \qquad (2.1)$$

где $c = \frac{1}{2} z_0^{-1} \left(R_0^2 + z_0^2 - r^2 - \sqrt{(R_0^2 + z_0^2 - r^2)^2 - 4R_0^2 z_0^2} \right)$ при $z_0 \neq 0$ и c = 0 при $z_0 = 0$, отобразим плоскость вспомогательной комплексной переменной ς на плоскость комплексной переменной z. Отображение, заданное формулой (2.1), конформно переводит концентрическое кольцо $S_1^*: R < |\varsigma| < R_0$ ($R = R_0^2(c - z_0)/(rc)$) в эксцентрическое кольцо $S_1: |z - z_0| > r$, $|z| < R_0$, область $S_2^*: |\varsigma| > R_0$ в область $S_2: |z| > R_0$, круг $S_3^*: |\varsigma| < R$ в круг $S_3: |z - z_0| < r$, а концентрическое кольцо $S_4^*: R < |\varsigma| < R_0$ в эксцентрическое кольцо $S_4: |z - z_0| > r$, $|z| < R_0$ (рис. 2). При этом окружности $l_0: |z| = R_0$ соответствует окружность



Рис. 2. Соответствие областей при конформном отображении

 $L_0: | \varsigma | = R_0$, а окружности $l: | z - z_0 | = r$ – окружность $L: | \varsigma | = R$.

В каждой из областей S_k $(k = \overline{1, 4})$ напряжения и смещения выражаются через две аналитические в S_k функции $\varphi_k(z)$, $\psi_k(z)$ по известным формулам Колосова – Мусхелишвили [12]. Функции $\varphi_3(z)$, $\psi_3(z)$ аналитичны и однозначны в области S_3 , а остальные функции можно представить в виде

$$\begin{split} \varphi_{1}(z) &= -a_{1}\ln(z-c) + \varphi_{10}(z), \quad \psi_{1}(z) = \kappa \overline{a}_{1}\ln(z-c) + \psi_{10}(z), \quad z \in S_{1}, \\ \varphi_{2}(z) &= \Gamma z + \varphi_{20}(z), \quad \psi_{2}(z) = \Gamma' z + \psi_{20}(z), \quad z \in S_{2}, \\ \varphi_{4}(z) &= -a_{4}\ln(z-c) + \varphi_{40}(z), \quad \psi_{4}(z) = \kappa_{0}\overline{a}_{4}\ln(z-c) + \psi_{40}(z), \quad z \in S_{4}, \\ &= (\sigma_{1} + \sigma_{2})/4, \quad \Gamma' = (\sigma_{2} - \sigma_{1})e^{-2i\alpha}/2, \quad \kappa = (3-\nu)/(1+\nu), \quad \kappa_{0} = (3-\nu_{0})/(1+\nu_{0}), \end{split}$$
(2.2)

где функции $\varphi_{k0}(z)$, $\psi_{k0}(z)$ аналитичны и однозначны в области S_k . Вектор смещений $(u+iv)_k(z)$ в точке $z \in \overline{S_k}$ и главный вектор $(X+iY)_{ZZ_k}$ напряжений, действующих справа на дугу $zz_k \subset \overline{S_k}$ (z_k – фиксированная точка), выражаются через комплексные потенциалы $\varphi_k^*(\varsigma) = \varphi_k(\omega(\varsigma)) = \varphi_k(z)$, $\psi_k^*(\varsigma) = \psi_k(\omega(\varsigma)) = \psi_k(z)$ в новой переменной ς по формулам [12]

$$2\mu_k(u+iv)_k(z) = \kappa_k \varphi_k^*(\varsigma) - \frac{\omega(\varsigma)}{\overline{\omega'(\varsigma)}} \overline{\varphi_k^{*'}(\varsigma)} - \overline{\psi_k^*(\varsigma)}, \qquad (2.3)$$

$$(X+iY)_{ZZ_{k}} = -i\left(\varphi_{k}^{*}(\varsigma) + \frac{\omega(\varsigma)}{\omega'(\varsigma)}\overline{\varphi_{k}^{*}(\varsigma)} + \overline{\psi_{k}^{*}(\varsigma)}\right)\Big|_{\varsigma_{k}}^{\varsigma}, \quad z \in \overline{S_{k}}, \quad k = \overline{1,4},$$

где $z = \omega(\zeta), z_k = \omega(\zeta_k), \kappa_1 = \kappa_2 = \kappa, \kappa_3 = \kappa_4 = \kappa_0, \mu_1 = \mu_2 = \mu, \mu_3 = \mu_4 = \mu_0.$

Учитывая (2.1), (2.2), комплексные потенциалы $\varphi_k^*(\varsigma)$, $\psi_k^*(\varsigma)$ в областях S_k^* будем искать в виде

$$\varphi_{1}^{*}(\varsigma) = -a_{1} \ln \varsigma + \sum_{n=-\infty}^{+\infty} c_{n1}\varsigma^{n}, \quad \psi_{1}^{*}(\varsigma) = \kappa \overline{a_{1}} \ln \varsigma + \sum_{n=-\infty}^{+\infty} d_{n1}\varsigma^{n}, \quad \varsigma \in S_{1}^{*},$$

$$\varphi_{2}^{*}(\varsigma) = \frac{\Gamma R_{0}^{2}(\varsigma + c)}{R_{0}^{2} + c\varsigma} + \sum_{n=0}^{+\infty} c_{-n2}\varsigma^{-n}, \quad \psi_{2}^{*}(\varsigma) = \frac{\Gamma' R_{0}^{2}(\varsigma + c)}{R_{0}^{2} + c\varsigma} + \sum_{n=0}^{+\infty} d_{-n2}\varsigma^{-n}, \quad \varsigma \in S_{2}^{*}, \quad (2.4)$$

$$\varphi_{3}^{*}(\varsigma) = \sum_{n=0}^{+\infty} c_{n3}\varsigma^{n}, \quad \psi_{3}^{*}(\varsigma) = \sum_{n=0}^{+\infty} d_{n3}\varsigma^{n}, \quad \varsigma \in S_{3}^{*},$$

$$\varphi_{4}^{*}(\varsigma) = -a_{4} \ln \varsigma + \sum_{n=-\infty}^{+\infty} c_{n4}\varsigma^{n}, \quad \psi_{4}^{*}(\varsigma) = \kappa_{0} \overline{a_{4}} \ln \varsigma + \sum_{n=-\infty}^{+\infty} d_{n4}\varsigma^{n}, \quad \varsigma \in S_{4}^{*}.$$

На основании формул (2.3) условия (1.1) можно записать в виде

$$\mu_* \left(\kappa \overline{\varphi_1^*(\varsigma)} - \frac{\overline{\omega(\varsigma)}}{\omega'(\varsigma)} \varphi_1^{*'}(\varsigma) - \psi_1^*(\varsigma) \right) = \kappa_0 \overline{\varphi_k^*(\varsigma)} - \frac{\overline{\omega(\varsigma)}}{\omega'(\varsigma)} \varphi_k^{*'}(\varsigma) - \psi_k^*(\varsigma) , \quad \varsigma \in L, \quad k = 3, 4, \quad (2.5)$$

$$\kappa \overline{\varphi_k^*(\varsigma)} - \frac{\overline{\omega(\varsigma)}}{\omega'(\varsigma)} \varphi_k^{*'}(\varsigma) - \psi_k^*(\varsigma) = \mu_*^{-1} \left(\kappa_0 \overline{\varphi_4^*(\varsigma)} - \frac{\overline{\omega(\varsigma)}}{\omega'(\varsigma)} \varphi_4^{*'}(\varsigma) - \psi_4^*(\varsigma) \right),$$

$$\varsigma \in L_0, \quad k = 1, 2, \quad \mu_* = \mu_0 / \mu.$$

Аналогично, из условий (1.2), интегрируя первое по дуге окружности l от точки $z_1 = z_0 + r$ до точки $z \in l$ против часовой стрелки, а второе – по дуге окружности l_0 от точки $z_2 = R_0$ до точки $z \in l_0$, получим

Г

$$h_*^{-1} \left(\overline{\varphi_1^*(\varsigma)} + \frac{\overline{\omega(\varsigma)}}{\omega'(\varsigma)} \varphi_1^{*'}(\varsigma) + \psi_1^*(\varsigma) \right) + \sum_{k=3}^4 (-1)^k \left(\overline{\varphi_k^*(\varsigma)} + \frac{\overline{\omega(\varsigma)}}{\omega'(\varsigma)} \varphi_k^{*'}(\varsigma) + \psi_k^*(\varsigma) \right) = C_1, \quad \varsigma \in L, \quad (2.6)$$

$$h_* \left(\overline{\varphi_4^*(\varsigma)} + \frac{\overline{\omega(\varsigma)}}{\omega'(\varsigma)} \varphi_4^{*'}(\varsigma) + \psi_4^*(\varsigma) \right) - \sum_{k=1}^2 (-1)^k \left(\overline{\varphi_k^*(\varsigma)} + \frac{\overline{\omega(\varsigma)}}{\omega'(\varsigma)} \varphi_k^{*'}(\varsigma) + \psi_k^*(\varsigma) \right) = C_2, \quad \varsigma \in L_0,$$

где $h_* = h_0/h$, C_1 и C_2 есть значения левых частей первого и второго равенств в точках R и R_0 соответственно.

Из равенства главных векторов сил, действующих на линию соединения l (или l_0) слева и справа соответственно, следует

$$(1+\kappa)a_1 + h_*(1+\kappa_0)a_4 = 0.$$
(2.7)

Множитель
$$\omega(\varsigma)/\omega'(\varsigma)$$
 в условиях (2.5), (2.6) при $\varsigma \in L$ и $\varsigma \in L_0$ представим в виде

$$\frac{\overline{\omega(\varsigma)}}{\omega'(\varsigma)} = \frac{R_0 \left(k_2 e^{-i\theta} + k_1 (1 + 2k_2^2) + k_1^2 k_2 (2 + k_2^2) e^{i\theta} + k_1^3 k_2^2 e^{2i\theta} \right)}{\delta(1 + k_1 k_2 e^{-i\theta})}, \quad \varsigma = R e^{i\theta} \in L, \quad (2.8)$$

$$\frac{\overline{\omega(\varsigma)}}{\omega'(\varsigma)} = \frac{R_0 (e^{-i\theta} + 3k_1 + 3k_1^2 e^{i\theta} + k_1^3 e^{2i\theta})}{\delta(1 + k_1 e^{-i\theta})}, \quad \varsigma = R_0 e^{i\theta} \in L_0,$$

где $k_1 = c/R_0$, $k_2 = R/R_0$, $\delta = 1 - k_1^2$. Аналогично функцию $R_0^2(\varsigma + c)/(R_0^2 + c\varsigma)$, участвующую в представлениях (2.4), разложим в степенной ряд

$$R_0^2(\varsigma+c)/(R_0^2+c\varsigma) = c + \delta \sum_{n=1}^{+\infty} (-1)^{n-1} \varsigma^n k_1^{n-1} R_0^{-n+1}, \qquad (2.9)$$

сходящийся равномерно в области $|\zeta| < R_0^2 / c$, в том числе и на окружности L_0 .

Предположим, что ряды (2.4) сходятся равномерно в соответствующих областях S_k^* вплоть до их границ и допускают почленное дифференцирование, причем полученные при этом ряды также сходятся равномерно. Тогда, подставив ряды (2.4) в условия (2.5), (2.6) и учитывая представления (2.8), (2.9), получим для нахождения неизвестных коэффициентов рядов c_{nk} , d_{nk} , $k = \overline{1, 4}$, $n = \pm 1, \pm 2, ...$ бесконечную систему линейных алгебраических уравнений, первые из которых имеют вид

$$\begin{split} & \mu_* \Big(\kappa \delta(k_1^2 k_2^2 \overline{c}_{-11} R^{-1} - \overline{c}_{11} R) - 2k_1 k_2 c_{21} R^2 - (2k_1^2 k_2^2 - \delta) c_{11} R + k_1 k_2^{-1} (k_2^2 (k_1^2 k_2^2 - 2\delta) - 1) a_1 - \\ & - k_1^2 (2 + k_2^2 \delta) c_{-11} R^{-1} - 2k_1^3 k_2 c_{-21} R^{-2} - \delta(k_1^2 k_2^2 d_{11} R - d_{-11} R^{-1}) \Big) = -\kappa_0 \delta \overline{c}_{13} R - 2k_1 k_2 c_{23} R^2 - \\ & - (2k_1^2 k_2^2 - \delta) c_{13} R - \delta k_1^2 k_2^2 d_{13} R = \kappa_0 \delta(k_1^2 k_2^2 \overline{c}_{-14} R^{-1} - \overline{c}_{14} R) - 2k_1 k_2 c_{24} R^2 - (2k_1^2 k_2^2 - \delta) c_{14} R + \\ & + k_1 k_2^{-1} (k_2^2 (k_1^2 k_2^2 - 2\delta) - 1) a_4 - k_1^2 (2 + k_2^2 \delta) c_{-14} R^{-1} - 2k_1^3 k_2 c_{-24} R^{-2} - \delta(k_1^2 k_2^2 d_{14} R - d_{-14} R^{-1}) , \\ & h_*^{-1} \Big(\delta(k_1^2 k_2^2 \overline{c}_{-11} R^{-1} - \overline{c}_{11} R) + 2k_1 k_2 c_{21} R^2 + (2k_1^2 k_2^2 - \delta) c_{11} R - k_1 k_2^{-1} (k_2^2 (k_1^2 k_2^2 - 2\delta) - 1) a_1 + \\ & + k_1^2 (2 + k_2^2 \delta) c_{-11} R^{-1} + 2k_1^3 k_2 c_{-21} R^{-2} + \delta(k_1^2 k_2^2 d_{-11} R - d_{-11} R^{-1}) \Big) + \delta(k_1^2 k_2^2 \overline{c}_{-14} R^{-1} - \overline{c}_{14} R) + \\ & + 2k_1 k_2 c_{24} R^2 + (2k_1^2 k_2^2 - \delta) c_{14} R - k_1 k_2^{-1} (k_2^2 (k_1^2 k_2^2 - 2\delta) - 1) a_4 + k_1^2 (2 + k_2^2 \delta) c_{-14} R^{-1} + \\ & + 2k_1^3 k_2 c_{-24} R^{-2} + \delta(k_1^2 k_2^2 d_{-14} R - d_{-14} R^{-1}) = -\delta \overline{c}_{13} R + 2k_1 k_2 c_{23} R^2 + (2k_1^2 k_2^2 - \delta) c_{13} R + \delta k_1^2 k_2^2 d_{13} R , \\ & \kappa \delta(k_1^2 \overline{c}_{-11} R_0^{-1} - \overline{c}_{11} R_0) - 2k_1 c_{21} R_0^2 - (3k_1^2 - 1) c_{11} R_0 - 3\delta k_1 a_1 + k_1^2 (k_1^2 - 3) c_{-11} R_0^{-1} - 2k_1^3 c_{-21} R_0^{-2} - \\ & - \delta (k_1^2 d_{11} R_0 - d_{-11} R_0^{-1}) = \kappa \delta (-\overline{\Gamma} R_0 \delta + k_1^2 \overline{c}_{-12} R_0^{-1}) + \Gamma \delta^2 R_0 + k_1^2 (k_1^2 - 3) c_{-12} R_0^{-1} - 2k_1^3 c_{-22} R_0^{-2} - \\ & - \delta^2 \Gamma' R_0 k_1^2 + \delta d_{-12} R_0^{-1} = \mu_*^{-1} \Big(k_0 \delta (k_1^2 \overline{c}_{-14} R_0^{-1} - \overline{c}_{14} R_0) - 2k_1 c_{24} R_0^2 - (3k_1^2 - 1) c_{14} R_0 - 3\delta k_1 a_4 + \\ & + k_1^2 (k_1^2 - 3) c_{-14} R_0^{-1} - 2k_1^3 c_{-24} R_0^{-2} - \delta (k_1^2 d_{-14} R_0^{-1} - k_1^2 k_1^2 - 3) c_{-11} R_0^{-1} + 2k_1^3 c_{-21} R_0^{-2} + \\ & - \delta (k_1^2 \overline{c}_{-11} R_0^{-1} - \overline{c}_{11} R_0) + 2k_1 c_{21}$$

$$\begin{split} & -k_1^2 (k_1^2 - 3) c_{-12} R_0^{-1} + 2k_1^2 c_{-22} R_0^{-2} + \delta^2 [Y_R_0 k_1^2 - \delta l_{-12} R_0^{-1}, \\ & \mu_* \Big(2\alpha \delta \overline{\alpha}, \ln k_2 - (1 - k_2^2) (2c_{21} R_0^2 + 2k_1 c_1 R_0 - a_1 k_1^2 + \delta k_1 d_1 R_0), \\ & = 2\kappa_0 \delta \overline{a}_4 \ln k_2 - (1 - k_2^2) (2c_{21} R_0^2 + 2k_1 c_1 R_0 - a_1 k_1^2 + \delta k_1 d_1 R_0), \\ & \mu_* \Big(k \delta (\overline{c}_{-11} R^{-1} + k_1 k_2 \overline{c}_{-21} R^{-2}) - 3c_{31} R^3 - 2k_1 k_2^{-1} (1 + 2k_2^2) c_{21} R^2 - k_1^2 (2 + k_2^2) c_{11} R - \delta (l_{13} R + k_1 k_2 d_{31} R^3) = \\ & - \delta (d_{11} R + k_1 k_2 d_{21} R^2) \Big) = -3c_{33} R^3 - 2k_1 k_2^{-1} (1 + 2k_2^2) c_{23} R^2 - k_1^2 (2 + k_2^2) c_{13} R - \delta (l_{13} R + k_1 k_2 d_{31} R^3) = \\ & - \delta (d_{11} R + k_1 k_2 d_{22} R^2) - 3c_{31} R^3 - 2k_1 k_2^{-1} (1 + 2k_2^2) c_{23} R^2 - k_1^2 (2 + k_2^2) c_{13} R - \delta (l_{13} R + k_1 k_2 d_{23} R^2) = \\ & - \delta (d_{11} R + k_1 k_2 d_{21} R^2) - 3c_{31} R^3 - 2k_1 k_2^{-1} (1 + 2k_2^2) c_{23} R^2 + k_1^2 (2 + k_2^2) c_{13} R - a_1 k_1^3 k_2 + \\ & + \delta (d_{11} R + k_1 k_2 d_{21} R^2) + \delta (\overline{c}_{-11} R^{-1} + k_1 k_2 d_{23} R^2) + 3c_{31} R^3 + 2k_1 k_2^{-1} (1 + 2k_2^2) c_{23} R^3 + 2k_1 k_2^{-1} (1 + 2k_2^2) c_{23} R^2 + k_1^2 (2 + k_2^2) c_{13} R + a_1 k_1 k_2 d_{23} R^2) = \\ & = 3c_{33} R^3 + 2k_1 k_2^{-1} (1 + 2k_2^2) c_{23} R^2 + k_1^2 (2 + k_2^2) c_{13} R + \delta (d_{11} R + k_1 k_2 d_{23} R^2) + \\ & + k_1^2 (2 + k_2^2) c_{13} R^2 - \delta (k_1 R + k_1 k_2 d_{33} R^2) - \\ & - 6k_1 c_{23} R_0^{-1} - \delta (k_1 c_{23} R_0^{-2}) - \delta^3 \Gamma^R 0 = \mu^{-1} (k_0 \delta (\overline{c}_{-14} R_0^{-1} + k_1 \overline{c}_{-23} R_0^{-2}) - 3c_{34} R_0^3 - \\ & - 6k_1 c_{31} R_0^{-1} + k_1 \overline{c}_{-23} R_0^{-2}) + \delta^2 (k_1 R_0 - k_1^3 a_1 + \delta (d_{11} R_0 + k_1 d_{21} R_0^2) + \\ & + h_k (\delta (c_{-11} R_0^{-1} + k_1 \overline{c}_{-23} R_0^{-2}) + \delta^2 (k_1 R_0 - k_1^3 a_1 + \delta (d_{11} R_0 + k_1 d_{21} R_0^2) + \\ & + h_k (k_1 (k_1 R_0 + k_1 d_{23} R_0^2) + \delta^2 (k_1 R_0 - k_1^3 a_1 + \delta (d_{11} R_0 + k_1 d_{23} R_0^2) + \\ & - 6k_1 c_{23} R^{-2} + k_1 k_2 \overline{c}_{11} R^{-1} \right) = \kappa_0 \delta (c_{23} R^2 + k_1 k_2 \overline{c}_{11} R_0^{-1}) + \\ & + k_1 (k_1 (k_1 R_0 + k_1 d_{23} R_0^2) + \delta^$$

К данной системе необходимо присоединить равенство (2.7). Остальные уравнения системы имеют вид

$$\begin{split} & \mu_* \Big(\kappa \delta(\overline{c}_{-(n-1)1} R^{-n+1} + k_1 k_2 \overline{c}_{-n1} R^{-n}) - (n+1) c_{(n+1)1} R^{n+1} - k_1 k_2^{-1} (1+2k_2^2) n c_{n1} R^n - \\ & - k_1^2 (2+k_2^2) (n-1) c_{(n-1)1} R^{n-1} - k_1^3 k_2 (n-2) c_{(n-2)1} R^{n-2} - \delta(d_{(n-1)1} R^{n-1} + k_1 k_2 d_{n1} R^n) \Big) = \\ & = -(n+1) c_{(n+1)3} R^{n+1} - k_1 k_2^{-1} (1+2k_2^2) n c_{n3} R^n - k_1^2 (2+k_2^2) (n-1) c_{(n-1)3} R^{n-1} - k_1^3 k_2 (n-2) c_{(n-2)3} R^{n-2} - \\ & - \delta(d_{(n-1)3} R^{n-1} + k_1 k_2 d_{n3} R^n) = \kappa_0 \delta(\overline{c}_{-(n-1)4} R^{-n+1} + k_1 k_2 \overline{c}_{-n4} R^{-n}) - (n+1) c_{(n+1)4} R^{n+1} - k_1 k_2^{-1} (1+2k_2^2) n c_{n4} R^n - \\ & - k_1^2 (2+k_2^2) (n-1) c_{(n-1)4} R^{n-1} - k_1^3 k_2 (n-2) c_{(n-2)4} R^{n-2} - \delta(d_{(n-1)4} R^{n-1} + k_1 k_2 d_{n4} R^n) , \\ & h_*^{-1} \Big(\delta(\overline{c}_{-(n-1)1} R^{-n+1} + k_1 k_2 \overline{c}_{-n1} R^{-n}) + (n+1) c_{(n+1)1} R^{n+1} + k_1 k_2^{-1} (1+2k_2^2) n c_{n1} R^n + \\ & + k_1^2 (2+k_2^2) (n-1) c_{(n-1)1} R^{n-1} + k_1^3 k_2 (n-2) c_{(n-2)1} R^{n-2} + \delta(d_{(n-1)1} R^{n-1} + k_1 k_2 d_{n1} R^n) \Big) + \\ & + \delta(\overline{c}_{-(n-1)4} R^{-n+1} + k_1 k_2 \overline{c}_{-n4} R^{-n}) + (n+1) c_{(n+1)4} R^{n+1} + k_1 k_2^{-1} (1+2k_2^2) n c_{n4} R^n + \\ & + k_1^2 (2+k_2^2) (n-1) c_{(n-1)4} R^{n-1} + k_1^3 k_2 (n-2) c_{(n-2)4} R^{n-2} + \delta(d_{(n-1)4} R^{n-1} + k_1 k_2 d_{n4} R^n) \Big) = \\ & = (n+1) c_{(n+1)3} R^{n+1} + k_1 k_2^{-1} (1+2k_2^2) n c_{n3} R^n + k_1^2 (2+k_2^2) (n-1) c_{(n-1)4} R^{n-1} + k_1 k_2 d_{n4} R^n) = \\ & = (n+1) c_{(n+1)3} R^{n+1} + k_1 k_2^{-1} (1+2k_2^2) n c_{n3} R^n + k_1^2 (2+k_2^2) (n-1) c_{(n-1)3} R^{n-1} + k_1 k_2 d_{n4} R^n) = \\ & = (n+1) c_{(n+1)3} R^{n+1} + k_1 k_2^{-1} (1+2k_2^2) n c_{n3} R^n + k_1^2 (2+k_2^2) (n-1) c_{(n-1)3} R^{n-1} + k_1 k_2 d_{n4} R^n) = \\ & = (n+1) c_{(n+1)3} R^{n+1} + k_1 k_2^{-1} (1+2k_2^2) n c_{n3} R^n + k_1^2 (2+k_2^2) (n-1) c_{(n-1)3} R^{n-1} + k_1 k_2 d_{n4} R^n) = \\ & = (n+1) c_{(n+1)3} R^{n+1} + k_1 k_2^{-1} (1+2k_2^2) n c_{n3} R^n + k_1^2 (2+k_2^2) (n-1) c_{(n-1)3} R^{n-1} + k_1 k_2 d_{n4} R^n) = \\ & = (n+1) c_{(n+1)3} R^{n+1} + k_1 k_2^{-1} (1+2k_2^2) n c_{n3} R^n + k_1^2 (2+k_2^2) (n$$

132

$$\begin{split} &+k_1^3k_2(n-2)c_{(n-2)3}R^{n-2}+\delta(d_{(n-1)3}R^{n-1}+k_1k_2d_{n,3}R^n)\,,\\ &\kappa\delta(\overline{c}_{-(n-1)1}R_0^{n-n}+k_1\overline{c}_{-n,1}R_0^{n-2})-(n+1)c_{(n+1)1}R_0^{n+1}+\lambda_1d_{n,3}R_0^n)=\kappa\delta(\overline{c}_{-(n-1)2}R_0^{n-n}+k_1\overline{c}_{-n,2}R_0^{n-n})-\\ &-k_1^3(n-2)c_{(n-2)1}R_0^{n-2}-\delta(d_{(n-1)1}R_0^{n-1}+k_1d_{n,3}R_0^n)=\kappa\delta(\overline{c}_{-(n-1)2}R_0^{n-n}+k_1\overline{c}_{-n,2}R_0^{n-n})-\\ &-\delta^{3}\Gamma'R_0(-1)^nk_1^{n-2}=\mu^{-1}(\kappa_0\delta(\overline{c}_{-(n-1)3}R_0^{1-n}+k_1\overline{c}_{-n,4}R_0^{n-1})-(n+1)c_{(n+1)4}R_0^{n+1}-\\ &-3k_1nc_{n,4}R_0^n-3k_1^2(n-1)c_{(n-1)4}R_0^{n-1}-k_1^3(n-2)c_{(n-2)4}R_0^{n-2}-\delta(d_{(n-1)4}R_0^{n-1}+k_1d_{n,4}R_0^n)),\\ &\delta(\overline{c}_{-(n-1)3}R_0^{1-n}+k_1\overline{c}_{-n,1}R_0^{n-1})+(n+1)c_{(n+1)4}R_0^{n+1}+k_1\overline{a}_{n,1}R_0^n+3k_1^2(n-1)c_{(n-1)4}R_0^{n-1}+k_1^2(n-2)c_{(n-2)4}R_0^{n-2}+\\ &+k_1^3(n-2)c_{(n-2)4}R_0^{n-2}+\delta(d_{(n-1)4}R_0^{n-1}+k_1d_{n,1}R_0^n)+h,(\delta(\overline{c}_{-(n-1)4}R_0^{1-n}+k_1\overline{c}_{-n,4}R_0^{n-2})+\\ &+(n+1)c_{(n+1)4}R_0^{n-1}+k_1d_{n,4}R_0^n)=\delta(\overline{c}_{-(n-1)2}R_0^{1-n}+k_1\overline{c}_{-n,1}R_0^{n-1}+k_1\overline{c}_{-n,1}R_0^{n-2}+\\ &+\delta(d_{(n-1)4}R_0^{n-1}+k_1d_{n,4}R_0^n)=\delta(\overline{c}_{-(n-1)2}R_0^{1-n}+k_1\overline{c}_{-n,2}R_0^{n-2}+\\ &+\delta(d_{(n-1)4}R_0^{n-1}+k_1d_{n,4}R_0^n))=\delta(\overline{c}_{-(n-1)3}R_0^{1-n}+k_1\overline{c}_{-n,2}R_0^{n-1})+\delta^{3}\Gamma'R_0(-1)^nk_1^{n-2},\qquad(2.11)\\ &\mu_e(\kappa\delta(c_{n1}R^n+k_1k_2c_{(n-1)4}R^{n-1}+(n-2)\overline{c}_{-(n-2)4}R^{2-n}+k_1k_2\overline{c}_{-(n-1)4}R^{1-n}))=\\ &=\kappa_0\delta(c_{n4}R^n+k_1k_2c_{(n-1)4}R^{n-1}+(n-2)\overline{c}_{-(n-2)4}R^{2-n}+k_1k_2\overline{c}_{-(n-1)4}R^{1-n})=\kappa_0\delta(c_{n5}R^n+k_1k_2c_{(n-1)3}R^{n-1}),\\ &h^{-1}(\delta(c_{n1}R^n+k_1k_2c_{(n-1)4}R^{n-1})-(n-2)\overline{c}_{-(n-2)4}R^{2-n}+k_1k_2\overline{c}_{-(n-1)4}R^{1-n})=\kappa_0\delta(c_{n5}R^n+k_1k_2c_{(n-1)4}R^{n-1})=\\ &-k_1k_2^{-1}(1+2k_2^2)(n-1)\overline{c}_{-(n-1)4}R^{1-n}+k_1k_2\overline{d}_{-(n-1)4}R^{1-n})+\kappa\delta(\overline{d}_{-n4}R^{n-4}k_1k_2c_{(n-1)4}R^{n-1})-(n-2)\overline{c}_{-(n-2)4}R^{2-n}-\\ &-k_1k_2^{-1}(1+2k_2^2)(n-1)\overline{c}_{-(n-1)4}R^{1-n}-k_1^2(2+k_2^2)n\overline{c}_{-n-2})R_0^{2-n}+k_1k_2c_{(n-1)4}R^{n-1}+\kappa\delta(\overline{d}_{-n-1}R^{n-n}+k_1k_2\overline{d}_{-(n-1)4}R^{1-n})=\\ &=\delta(c_{n3}R^n+k_1k_2c_{(n-1)4}R^{n-1}+k_1k_2\overline{d}_{-(n-1)4}R^{n-1})+(n-2)\overline{c}_{-(n-2)4}R^{2-n}+k_1k_2c_{(n-1)4}R^{n-1}+\kappa\delta(\overline{d}_{-$$

Матрицы бесконечных систем, получаемых из системы (2.7), (2.10), (2.11) разделением вещественных и мнимых частей, имеют ленточную структуру. При $n \ge 3$ введем новые неизвестные

$$c'_{n1} = n^{5} R_{0}^{n} c_{n1}, \ d'_{n1} = n^{3} R_{0}^{n} d_{n1}, \ c'_{-n1} = n^{5} R^{-n} c_{-n1}, \ d'_{-n1} = n^{3} R^{-n} d_{-n1},$$

$$c'_{-n2} = n^{5} R_{0}^{-n} c_{-n2}, \ d'_{-n2} = n^{3} R_{0}^{-n} d_{-n2}, \ c'_{n3} = n^{5} R^{n} c_{n3}, \ d'_{n3} = n^{3} R^{n} d_{n3},$$

$$c'_{n4} = n^{5} R_{0}^{n} c_{n4}, \ d'_{n4} = n^{3} R_{0}^{n} d_{n4}, \ c'_{-n4} = n^{5} R^{-n} c_{-n4}, \ d'_{-n4} = n^{3} R^{-n} d_{-n4}.$$
(2.12)

Записав бесконечные системы в матричной форме относительно неизвестных (2.12) и разрешив их относительно неизвестных, стоящих на диагонали, данные системы сведем к квазирегулярным бесконечным системам при любых допустимых значениях геометрических и упругих параметров задачи. Так как столбец правой части бесконечной системы (2.7), (2.10), (2.11) имеет лишь конечное число отличных от нуля компонент, то системы, полученные из (2.7), (2.10), (2.11) разделением вещественных и мнимых частей имеют единственное ограниченное решение относительно неизвестных (2.12), которое можно приближенно найти методом редукции [13]. Тогда в силу ограниченности чисел (2.12) коэффициенты степенных рядов (2.4) удовлетворяют неравенствам

$$\begin{aligned} |c_{n1}| &\leq NR_0^{-n}n^{-5}, \quad |d_{n1}| \leq NR_0^{-n}n^{-3}, \quad |c_{-n1}| \leq NR^n n^{-5}, \quad |d_{-n1}| \leq NR^n n^{-3}, \quad |c_{-n2}| \leq NR_0^n n^{-5}, \\ |d_{-n2}| &\leq NR_0^n n^{-3}, \quad |c_{n3}| \leq NR^{-n} n^{-5}, \quad |d_{n3}| \leq NR^{-n} n^{-3}, \quad |c_{n4}| \leq NR_0^{-n} n^{-5}, \quad |d_{n4}| \leq NR_0^{-n} n^{-3}, \\ |c_{-n4}| &\leq NR^n n^{-5}, \quad |d_{-n4}| \leq NR^n n^{-3}, \quad N = \text{const} > 0, \quad n = \pm 1, \pm 2, \dots, \end{aligned}$$

которые обеспечивают абсолютную и равномерную сходимость рядов (2.4) в соответствующих областях S_k^* ($k = \overline{1, 4}$) и на их границах, а также возможность почленного дифференцирования этих рядов. Таким образом, все произведенные в ходе решения задачи действия с рядами (2.4) корректны.

Вышеописанная схема сведения бесконечной системы линейных алгебраических уравнений к квазирегулярной системе подробно рассмотрена в [3] для случая задачи об усилении эллиптического выреза с помощью конфокальной эллиптической накладки.

После решения систем (2.7), (2.10), (2.11) для нахождения восьми свободных членов
$$c_{0k}$$
, d_{0k} , $k = \overline{1, 4}$ рядов (2.4) будем иметь три линейных уравнения

$$\mu_* \left(\kappa \delta(-\overline{a}_1 \ln R + \overline{c}_{01} + k_1 k_2 \overline{c}_{-11} R^{-1}) - 2c_{21} R^2 - k_1 k_2^{-1} (1 + 2k_2^2) c_{11} R + k_1^2 (2 + k_2^2) a_1 + k_1^3 k_2 c_{-11} R^{-1} - \delta(\kappa \overline{a}_1 \ln R + d_{01} + k_1 k_2 d_{11} R) \right) = \kappa_0 \delta \overline{c}_{03} - 2c_{23} R^2 - k_1 k_2^{-1} (1 + 2k_2^2) c_{13} R - \delta(d_{03} + k_1 k_2 d_{13} R) = \kappa_0 \delta(-\overline{a}_4 \ln R + \overline{c}_{04} + k_1 k_2 \overline{c}_{-14} R^{-1}) - 2c_{24} R^2 - k_1 k_2^{-1} (1 + 2k_2^2) c_{14} R + k_1^2 (2 + k_2^2) a_4 + k_1^3 k_2 c_{-14} R^{-1} - \delta(\kappa_0 \overline{a}_4 \ln R + d_{04} + k_1 k_2 d_{14} R) ,$$
(2.13)

$$\kappa \delta(-\overline{a}_1 \ln R_0 + \overline{c}_{01} + k_1 \overline{c}_{-11} R_0^{-1}) - 2c_{21} R_0^2 - 3k_1 c_{11} R_0 + 3k_1^2 a_1 + k_1^3 c_{-11} R_0^{-1} - \delta(\kappa \overline{a}_1 \ln R_0 + d_{01} + k_1 d_{11} R_0) = \kappa \delta(\overline{\Gamma} R_0 k_1 + \overline{c}_{02} + k_1 \overline{c}_{-12} R_0^{-1}) - k_1 \delta \Gamma R_0 + k_1^3 c_{-12} R_0^{-1} - \delta(\kappa_1 (1 + \delta) \Gamma' R_0 + d_{02}) .$$

При заданных напряжениях комплексные потенциалы (2.4) определяются с точностью до комплексных слагаемых, которые, не влияя на напряженное состояние области S_k , влияют лишь на смещение области S_k как единого целого. Требование совпадения перемещений точек областей S_k на их общих линиях соединения l и l_0 накладывает два условия (2.13) на свободные члены рядов (2.4). Поэтому, без ограничения общности можно считать

$$c_{01} = c_{02} = c_{03} = c_{04} = d_{04} = 0$$

тогда оставшиеся неизвестные d_{01} , d_{02} , d_{03} найдутся из системы (2.13) однозначно.

3. Распределение напряжений в пластине и накладке

Рассмотрим пластину и накладку одинаковой толщины $h = h_0$ с упругими параметрами $\mu = 73 \,\mathrm{M\Pi a}$, $\nu = 0.42$ и $\mu_0 = 40 \,\mathrm{M\Pi a}$, $\nu_0 = 0.37$. Радиусы выреза и накладки равны r и



 $R_0 = 2r$, центр выреза находится в точке $z_0 = 0.5r$. На бесконечности пластины действует растягивающее напряжение $\sigma_1 = \sigma$, приложенное под углом 45° к положительному направлению действительной оси. Остальные силовые параметры задачи равны нулю. В числовых расчетах брались усеченные ряды с 20 членами, что обеспечивает точность вычислений порядка 10^{-10} .

На рис. З сплошными линиями изображены кривые, в которые деформируются граница выреза l и граница накладки l_0 . Штриховые линии соответствуют положениям линий l и l_0 до приложения нагрузки. Для



Рис. 4. Напряжения на линиях соединения

На рис. 4 приведены графики напряжений σ_n , τ_n и σ_s на границе выреза и границе накладки в зависимости от полярного угла θ ($0 \le \theta \le 2\pi$). Через σ_n и τ_n , здесь и далее, обозначены нормальное и касательное напряжения, действующие на касательную площадку к линии l (или l_0), а через σ_s – нормальное напряжение, действующее на нормальную площадку к этой линии. На всех рисунках цифрами 1, 2, 3 и 4 обозначены графики напряжений со стороны соответствующих областей S_k , а цифрой 5 – графики напряжений в пластине с круговым вырезом при отсутствии накладки. Напряжения σ_n и τ_n на границе выреза l при отсутствии накладки равны нулю. Как видно из этих графиков, накладка значительно



уменьшает концентрацию напряжения σ_s на границе выреза.

Рис. 5. Зависимость максимальных по абсолютной величине напряжений от направления растяжения пластины на бесконечности

На рис. 5 – 8 приведены графики максимальных по абсолютной величине значений напряжений на границе выреза и границе накладки в зависимости от угла α направления растяжения пластины напряжением $\sigma_1 = \sigma$ на бесконечности (рис. 5), от отношения $\Delta = z_0/r$ расстояния между центрами выреза и накладки к радиусу выреза (рис. 6), от отношения $\lambda = R_0/r$ радиуса накладки к радиусу выреза (рис. 7) и от отношения $\mu_* = \mu_0/\mu$ модулей сдвига накладки и пластины (рис. 8). Во всех этих случаях геометрические, упругие и силовые параметры задачи, за исключением одного изменяющегося параметра α , z_0 , R_0



или μ_0 взяты такими же, как и выше. В случае отсутствия накладки max $|\sigma_s|/\sigma$ на границе выреза равен 3 и не зависит от значений параметров α , Δ , λ или μ_* .

Рис. 6. Зависимость максимальных по абсолютной величине напряжений от отклонения положения накладки от концентрического

Как видно из рис. 5 напряжения в пластине и накладке меняются мало при изменении направления растяжения пластины на бесконечности. Также из рис. 6 можно заметить, что при относительно небольших отклонениях положения накладки от концентрического напряжения в пластине и накладке практически не изменяются по сравнению с концентрическим положением. В частности, при отклонении $\Delta \le 0.25$ положения накладки от концентрическим случаем не превышает 3.7%, а при 0.25 < $\Delta \le 0.5$ – не превышает 7.4%.



Рис. 7. Зависимость максимальных по абсолютной величине напряжений от относительного размера накладки

В табл. 1 для некоторых значений угла α при указанных выше фиксированных значениях остальных параметров приведены максимальные по абсолютной величине значения напряжений σ_n , τ_n и σ_s на границе выреза и границе накладки, полярные углы θ , при которых эти значения достигаются, а также указана область S_k , со стороны которой действуют максимальные напряжения. Для линии l_0 центр полярной системы координат находится в начале координат, для линии l - в центре выреза $z = z_0$. Для сравнения в табл. 2 даны значения максимальных по абсолютной величине напряжений и полярных углов, при которых эти напряжения достигаются, в случае бесконечной пластины с круговым вырезом без подкрепляющей накладки.



Рис. 8. Зависимость максимальных по абсолютной величине напряжений от отношения модулей сдвигов накладки и пластины

									Т	аблица 1
α	Линия	$ \sigma_n /\sigma$			$ \tau_n /\sigma$			$ \sigma_s /\sigma$		
		max	$ heta$ / π	область	max	$ heta$ / π	область	max	$ heta$ / π	область
0	l	0.734	0.006	S_3	0.366	0.252	S_3	1.363	0.502	S_1
	l_0	0.994	1.0	S_2	0.653	0.237	S_2	0.799	0.499	S_2
π	l	0.73	0.243	S_3	0.368	0.006	S_3	1.368	-0.252	S_1
4	l_0	0.997	-0.783	S_2	0.643	1.672	S_2	0.849	-0.23	S_2
π	l	0.723	0.502	S_3	0.368	0.252	S_3	1.372	0.006	S_1
2	l_0	0.994	0.538	\overline{S}_2	0.628	0.745	S_2	0.895	0.01	S_2

Таблица 2	2	
-----------	---	--

α	Линия	$ \sigma_n /\sigma$		$ \tau_n $	$ /\sigma $	$ \sigma_{s} /\sigma$	
		max	$ heta$ / π	max	$ heta$ / π	max	$ heta$ / π
0	l	0	_	0	_	3	0.5
	l_0	0.607	0.28	0.699	0.23	1.288	0.48
π	l	0	_	0	_	3	0.75
4	l_0	0.686	0.43	0.677	0.45	1.51	-0.2
π	l	0	_	0	_	3	1.0
2	l_0	0.665	0.63	0.657	0.73	1.659	0

ЛИТЕРАТУРА

- 1. Сильвестров В.В., Землянова А.Ю. Усиление пластинки с круглым отверстием с помощью заплатки, присоединенной вдоль концентрической окружности // Известия национальной Академии наук и искусств Чувашской Республики.–2003.– № 3.– С. 57–72.
- 2. Сильвестров В.В., Землянова А.Ю. Ремонт пластины с круговым вырезом посредством заплатки // Прикладная механика и техническая физика.–2004.–Т. 45. № 4.–С. 176–183.
- 3. Сильвестров В.В., Землянова А.Ю. Растяжение пластины с эллиптическим вырезом, усиленной софокусной эллиптической накладкой // Механика композиционных материалов и конструкций.–2004.–Т. 10. № 4.– С. 577–595.
- 4. Каландия А.И. Математические методы двумерной упругости.-М.: Наука, 1973.-304 с.
- 5. Араманович И.Г. О распределении напряжений в упругой полуплоскости, ослабленной подкрепленным круговым отверстием // ДАН СССР.–1955.–Т. 104. № 3.–С. 372–375.
- 6. Александров В.М., Мхитарян С.М. Контактные задачи для тел с тонкими покрытиями и прослойками.–М.: Наука, 1983.–488 с.
- 7. Тульчій В. І. Згин безмежноі пластинки, ослабленноі двома круговыми отворами, границі яких підкріплені тонкими кільцями // Доповіді та повідомления. Львівский университет. 1957.–Вып. 7. Ч. 3.–С. 296–308.
- 8. Митчел Р., Вули Р., Чвирут Д. Исследование усиления тел с вырезами и трещинами накладками из композитного материала // Ракетная техника и космонавтика.–1975.–Т. 13. № 7.–С. 115–121.
- 9. Wang Gul-Fang. Stress analysis of plates with a circular hole reinforced by flange reinforcing member // Applied Mathematics and Mechanics.–1987.–V. 8. № 6.–P. 569–588.
- Engels H., Zakharov D., Becker W. The plane problem of an elliptically reinforced circular hole in an anisotropic plate or laminate // Archive of Applied Mathematics.-2001.-V. 71.-P. 601-612.
- 11. Tse P.C., Lau K.J., Wong W.H. Stress and failure analysis of woven composite plates with adhesive patch reinforced circular hole // Composites. Part B: engineering.-2002.-V. 33.- P. 57-65.
- 12. Мусхелишвили Н.И. Некоторые основные задачи математической теории упругости. М.: Наука, 1966. 707 с.
- 13. Канторович Л.В., Крылов В.И. Приближенные методы высшего анализа. М.–Л.: Физматгиз, 1962. 708 с.