

Т.Л.МАРТИНОВИЧ, Б.М.КОРДУБА

РОЗТЯГ ПЛАСТИНКИ З ЕЛІПТИЧНИМ ОТВОРОМ,
КРАЙ ЯКОГО ПІДКРІПЛЕНИЙ ПРУЖНИМ КІЛЬЦЕМ

Розглянемо пружну рівновагу ізотропної пластинки з еліптичним отвором L , край якого підсилений пружним кільцем сталого перерізу. Напружено-деформований стан підсилюючого кільця описується рівняннями теорії тонких криволінійних стержнів. Умови спряження пластинки зі стержнем реалізуються на фактичній поверхні їх спая. На нескінченності пластинка розтягується паралельно осям еліпса зусиллями $\sigma_x^\infty = p$, $\sigma_y^\infty = q$, $\tau_{xy}^\infty = 0$. Підсилюючий стержень вільний від навантаження.

За допомогою функції

$$z = \omega(\zeta) = R \left(\zeta + \frac{m}{\zeta} \right), \quad m = \frac{a_1 - b_1}{a_1 + b_1}, \quad R = \frac{a_1 + b_1}{2} \quad (1)$$

конформно відобразимо зовнішність одиничного кола γ на зовнішність еліптичного отвору L , з півосями a_1 і b_1 .

Комплексні потенціали $\Phi(\zeta)$, $\Psi(\zeta)$, через які виражаються компоненти тензора напружень у пластинці, а також компоненти деформації стержня e_θ і θ_θ шукаємо у формі рядів

$$\Phi(\zeta) = \sum_{k=0,2,\dots}^{\infty} B_k \zeta^{-k}, \quad \Psi(\zeta) = \sum_{k=0,2,\dots}^{\infty} B'_k \zeta^{-k}, \quad (2)$$

$$e_\theta = \alpha_\theta + \sum_{k=2,4,\dots}^{\infty} \alpha_k (\sigma^k + \sigma^{-k}), \quad \theta_\theta = i \sum_{k=2,4,\dots}^{\infty} \beta_k (\sigma^k - \sigma^{-k}), \quad (3)$$

причому σ - афікс точки одиничного контура γ ;

$$B_0 = \frac{\rho+q}{4}; \quad B'_0 = -\frac{\rho-q}{2}.$$

Тут B_k , B'_k , α_k і β_k - дійсні величини, які не дорівнюють нулеві тільки з парними індексами. Ці твердження випливають з повної симетрії задачі відносно координатних осей x і y .

Внесемо розклади (1), (2) в крайові умови задачі (21)-(24) роботи [1] і виконаємо інтегрування вздовж замкнутого контура γ . Тоді одержуємо нескінченну систему лінійних алгебраїчних рівнянь відносно коефіцієнтів розкладу шуканих функцій B_k , B'_k , α_k і β_k :

$$\frac{1}{2} a_{0n} \alpha_0 + \sum_{k=2,4,\dots}^{\infty} a_{kn} \alpha_k + \sum_{k=2,4,\dots}^{\infty} b_{kn} \beta_k = -\frac{1+k}{4} (\rho+q) d'_{1n}, \quad (4)$$

$$\frac{1}{2} c_{0n} \alpha_0 + \sum_{k=2,4,\dots}^{\infty} c_{kn} \alpha_k + \sum_{k=2,4,\dots}^{\infty} \alpha_{kn} \beta_k = \frac{1+k}{2\pi} \left[(\rho-q) - \frac{m}{2} (\rho+q) \right] d'_{1n}.$$

($n=1, 3, 5, \dots$)

Тут

$$a_{kn} = -\frac{1}{2\pi i R} \left\{ 2\mu \int_{\gamma^+} \frac{r_0}{r_1} (\sigma^{k-n} + \sigma^{-(k+n)}) \omega'(\sigma) d\sigma + \right.$$

$$+ \frac{nq}{2h} \int_{\gamma^+} \frac{\omega'(\sigma)}{|\omega'(\sigma)|} (\sigma^{k-n} + \sigma^{-(k+n)}) d\sigma +$$

$$\left. + \frac{nq}{2h} \int_{\gamma^+} (r_1 - r_0) (\sigma^k + \sigma^{-k}) d \left[\frac{\sigma^{-(n-1)}}{\omega'(\sigma)} \right] \right\};$$

$$b_{kn} = -\frac{1}{2\pi i R} \left\{ \frac{nkq}{2h} \int_{\gamma^+} \frac{r_0 r_1}{|\omega'(\sigma)|} (\sigma^k + \sigma^{-k}) d \left[\frac{\sigma^{-(n-1)}}{\omega'(\sigma)} \right] - \right.$$

$$\left. - 2\mu \int_{\gamma^+} \left[\left(\frac{r_1 - r_0}{|\omega'(\sigma)|} + 1 \right) \sigma^{k-n} + \left(\frac{(r_1 - r_0)k}{|\omega'(\sigma)|} - 1 \right) \sigma^{-(k+n)} \right] \omega'(\sigma) d\sigma \right\};$$

$$\begin{aligned}
C_{kn} = & -\frac{1}{2\pi i R} \left\{ \frac{nq}{2h} \int_{\gamma_1^*} \frac{\omega'(\sigma)}{|\omega'(\sigma)|} (\sigma^{n+k} + \sigma^{n-k}) d\sigma + \right. \\
& + \frac{nq}{2h} \int_{\gamma_1^*} (r_1 - r_0) (\sigma^k + \sigma^{-k}) d \left[\frac{\sigma^{n+1}}{\omega'(\sigma)} \right] + \\
& + \frac{2\mu}{\chi} \int_{\gamma_1^*} \frac{r_0}{r_1} (\sigma^{n+k} + \sigma^{n-k}) \omega'(\sigma) d\sigma \left. \right\}, \\
d_{kn} = & -\frac{1}{2\pi i R} \left\{ \frac{knq}{2h} \int_{\gamma_1^*} \frac{\eta_0 r_1}{|\omega'(\sigma)|} (\sigma^k + \sigma^{-k}) d \left[\frac{\sigma^{n+1}}{\omega'(\sigma)} \right] - \right. \\
& - \frac{2\mu}{\chi} \int_{\gamma_1^*} \left[\left(\frac{(r_1 - r_0)k}{|\omega'(\sigma)|} + 1 \right) \sigma^{k+n} + \left(\frac{(r_1 - r_0)k}{|\omega'(\sigma)|} - 1 \right) \sigma^{n-k} \right] \omega'(\sigma) d\sigma \left. \right\},
\end{aligned} \tag{5}$$

причому δ_{kn} - символ Кронекера. Коефіцієнти розкладу функцій $\phi(\zeta)$ і $\psi(\zeta)$ визначаються з рекурентних співвідношень

$$\begin{aligned}
B_2 = & \frac{2\mu}{2\pi i R \chi} \int_{\gamma_1^*} \left[\frac{r_0}{r_1} \varrho_0 + i \frac{(r_1 - r_0)\sigma}{|\omega'(\sigma)|} \frac{d\varrho_0}{d\sigma} + i\varrho_0 \right] \sigma \omega'(\sigma) d\sigma + \\
& + \frac{\rho - q}{2\chi} + \frac{m(\chi - 1)}{4\chi} (\rho + q), \\
B_{n+1} = & mB_{n-1} + \frac{2\mu}{2\pi i R \chi} \int_{\gamma_1^*} \left[\frac{r_0}{r_1} \varrho_0 + i \frac{(r_1 - r_0)\sigma}{|\omega'(\sigma)|} \frac{d\varrho_0}{d\sigma} + i\varrho_0 \right] \sigma^n \omega'(\sigma) d\sigma; \\
\bar{B}_2' = & m\bar{B}_2 + \frac{2\mu}{2\pi i R} \int_{\gamma_1^*} \left[\frac{r_0}{r_1} \varrho_0 + i \frac{(r_1 - r_0)}{|\omega'(\sigma)|} \frac{d\varrho_0}{d\sigma} + i\varrho_0 \right] \sigma^{-1} \omega'(\sigma) d\sigma + \\
& + \frac{1}{4} \left[(1 - \chi)(\rho + q) - 2m(\rho - q) \right],
\end{aligned} \tag{6}$$

$$\bar{B}_{n+1}' = m \bar{B}_{n-1}' + nm \bar{B}_{n+1} + n \bar{B}_{n-1} +$$
(7)

$$+ \frac{2\mu}{2\pi Rl} \int_{\delta_1} \left[\frac{r_0}{r_1} \theta_0 + i \frac{(r_1 - r_0)\sigma}{|\omega'(\sigma)|} \cdot \frac{d\theta_0}{d\sigma} + i\theta_0 \right] \sigma^{-n} \omega'(\sigma) d\sigma, \\ (n=3,5,7,\dots).$$

Тут і далі використовуються позначення, прийняті в [1].

Коефіцієнти (5), (6) і (7) виражаються через інтеграли вигляду

$$I_{2l}^{(n)} = m^{2l} \int_0^1 \frac{x^{2l} dx}{\sqrt{(1-x^2)(1-m^2 x^2)}} = \frac{1}{4l} \int_{\delta_1} \frac{\sigma^{2l} d\sigma}{\sqrt{(\sigma^2 - m)(1 - m\sigma^2)}}, \quad (8)$$

для яких при великих l справедлива оцінка

$$I_{2l} < \frac{\pi}{2} \frac{m^l}{\sqrt{\pi l}} \quad (l > 0). \quad (9)$$

Система (4) квазірегулярна. Доведення ґрунтується на оцінці (9) інтегралів (7), через які виражаються коефіцієнти системи (5).

Величини $\eta_c r_1$, $r_1 - r_0$ і r_0/r_1 , що входять у рівності (5)–(7), з достатнім для застосувань ступенем точності обчислюються за формулами [2]

$$\eta_c r_1 = \frac{J_z}{F}, \quad r_1 - r_0 = \delta_1, \quad \frac{r_0}{r_1} = 1 - \frac{\delta_1}{r_1}. \quad (10)$$

Тут J_z – момент інерції перерізу стержня відносно центральної осі; δ_1 – віддаль від центральної осі стержня до лінії спав L_1 ; r_1 – радіус кривизни контура отвору пластинки (крайнього волокна стержня) L_1 , який визначається за формулою

$$\frac{1}{r_1} = \frac{1}{\omega'(\sigma)} \frac{d}{d\sigma} \left[\frac{\sigma \omega'(\sigma)}{\rho_1 |\omega'(\sigma)|} \right] = \frac{R^2 (\rho_1^4 - m^2)}{\rho_1^5 |\omega'(\sigma)|^3}, \quad \rho_1 = 1. \quad (11)$$

Для прямокутного перерізу стержня $2h^* \times b$ одержуємо

$$\frac{q}{hR} = 2\gamma E^* \delta, \quad \eta_c r_i = \frac{\varepsilon_i^2}{3}, \quad \delta = \frac{b}{R}, \quad \gamma = \frac{h^*}{h}, \quad b = 2\varepsilon_i. \quad (12)$$

Нормальне напруження в перерізі підсилюючого стержня обчислюється за формулою

$$\sigma = E^* \left[\frac{r_0}{r} \alpha_0 + 2 \sum_{k=2,4,\dots}^{\infty} \left(\frac{r_0}{r} \alpha_k - \frac{k(r-r_0)\beta_k}{R\sqrt{1+m^2-2m\cos 2\theta}} \right) \cos k\theta \right], \quad (13)$$

де r — радіус кривизни довільного волокна стержня.

Напруження в пластинці поблизу лінії спаю з кільцем визначається за формулами

$$\begin{aligned} \sigma_\theta &= 2 \sum_{k=0}^{\infty} B_k \cos k\theta + \sum_{k=0}^{\infty} \frac{k [m \cos (k+2)\theta - m \cos (k-2)\theta - (1-m^2) \cos k\theta]}{1+m^2-2m\cos 2\theta} B_k + \\ &+ \sum_{k=0}^{\infty} \frac{m^2 \cos (k+2)\theta + \cos (k-2)\theta - 2m \cos k\theta}{1+m^2-2m\cos 2\theta} B'_k; \quad (14) \\ \sigma_r &= 4 \sum_{k=0}^{\infty} B_k \cos k\theta - \sigma_\theta. \end{aligned}$$

Для числового прикладу візьмемо мідну пластинку і стальне кільце прямокутного перерізу з пружними і геометричними характеристиками:

$$\mu = 4,42 \cdot 10^5 \text{ кг/см}^2; \quad \nu = 0,3; \quad \kappa = 2,08;$$

$$E^* = 2 \cdot 10^6 \text{ кг/см}^2; \quad \gamma = 1; \quad \delta = 1/16; \quad m = 0,2; \quad \left(\frac{b_i}{a_i} = \frac{2}{3} \right).$$

Пластинка розтягується в напрямку осі Ox зусиллям $p(q=0)$. При $m=0,2$ менша вісь еліпса збігається з віссю Ox . Бралось по 7 коефіцієнтів α_n і β_n і розв'язувалась вкорочена система 14 рівнянь (4) на ЕЦОМ "Мінск-22". Відкинуті коефіцієнти $\alpha_k, \beta_k (k > 14)$, як показав проведений аналіз, не впливають на прийняту точність підрахунків вихідної інформації.

Наводимо числові значення нормальних напружень σ_θ в пластинці, σ_r — в кільці та площадках, перпендикулярних до лінії спаю L_i при $m=0,2$

θ°	0°	10°	20°	30°	40°	50°	60°	70°	80°	90°
σ_θ/ρ	-0,414	-0,327	-0,052	0,399	0,912	1,335	1,617	1,810	1,949	2,005
σ_θ^*/ρ	-1,00	-0,78	-0,23	0,43	1,04	1,54	1,90	2,15	2,29	2,33
σ_r/ρ	-0,147	-0,080	0,034	0,065	0,026	0,040	0,127	0,185	0,166	0,141
σ_z/ρ	-0,824	-0,605	-0,102	0,794	1,620	2,335	2,885	3,263	3,481	3,551
σ_z/ρ	-1,556	-1,208	-0,336	0,716	1,692	2,487	3,080	3,485	3,718	3,795

Напруження σ_z стосується внутрішнього волокна кільця. Контактний тиск на лінії опору L , позначений через σ_p і при $m = -0,2$:

θ°	0°	10°	20°	30°	40°	50°	60°	70°	80°	90°
σ_θ/ρ	-0,729	-0,664	-0,473	-0,156	0,299	0,878	1,553	2,233	2,748	2,938
σ_θ^*/ρ	-1,00	-0,93	-0,72	-0,35	0,19	0,93	1,86	2,85	3,67	4,00
σ_r/ρ	-0,131	-0,115	-0,063	0,010	0,082	0,164	0,267	0,392	0,518	0,576
σ_z/ρ	-1,248	-1,148	-0,837	-0,298	0,490	1,521	2,713	3,876	4,734	5,048
σ_z/ρ	-1,624	-1,516	-1,181	-0,602	0,250	1,401	2,826	4,380	5,682	6,204

Через σ_θ^* позначено напруження в аналогічній пластинці без підкріплень [3].

Л і т е р а т у р а

1. М а р т ы н о в и ч Т. Л. К решению задач о напряженном состоянии в изогнутых пластинках с подкрепленным краем. "Прикладная механика", т. УІ, вып. 9, 1970.
2. М а р т ы н о в и ч Т. Л. Теория и расчет пластинки с подкрепленным краем. Автореф. докт. дисс., Львовский университет, 1970.
3. С а в и н Г. Н. Концентрация напряжений около отверстий. Гостехиздат, 1951.