

З аналізу числових даних випливає, що при зменшенні відстані між тріщинами коефіцієнт інтенсивності напружень k_1 спадає до нуля, а k_2 монотонно зростає. При $\lambda=0$ одержується результат для однієї крайової тріщини у півплощині [1].

На закінчення відзначимо, що плоска задача теорії пружності для півплощини, яка послаблена системою крайових перпендикулярних до краю півплощини тріщин, розглядалась також методом конформних відображень у роботі [3] і асимптотичним методом — у роботі [6]. Числові результати одержано в роботі [4] для випадку нормального тиску на тріщинах.

СПИСОК ЛІТЕРАТУРИ

1. Койтер В. Т. Обсуждение статьи Бови «Растяжение прямоугольной пластины с симметричными трещинами на кромках». — «Прикладная механика. Серия Е», 1965, т. 32, № 1.
2. Саврук М. П., Дацышин А. П. О взаимодействии системы трещин с границей упругого тела. — «Прикладная механика», 1974, т. 10, вып. 7.
3. Bowie O. L. Solution of plane crack problems by mapping technique. — In: Methods of analysis and solution of crack problems. Leiden, Noordhoff Intern. Publ., 1973.
4. Eijke U. B. C. O. A row of external cracks in an elastic half-plane. — «J. Elast.», 1973, v. 3, N 4.
5. Erdogan F. E., Gupta G. D. On the numerical solution of singular integral equations. — «Quart. Appl. Math.», 1972, v. 29, N 4.
6. Koiter W. T. On the flexural rigidity of a beam weakened by transverse saw cuts. — «Proc. Koninkl. Nederl. Akad. Wet.», 1956, Bd. 59, N 4.

УДК 539.385

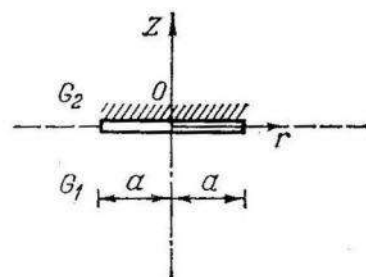
Д. В. ГРИЛІЦЬКИЙ, О. П. ПІДДУБНЯК

МІШАНА ЗАДАЧА КРУЧЕННЯ ПРУЖНОГО ТІЛА З ЩІЛИНОЮ

Розглянемо безмежний двошаровий пружний простір, послаблений у площині спряження матеріалів круговою щілиною радіуса a (див. рисунок). Припустимо, що до однієї з площин щілини (наприклад, верхньої) прикладені скручуючі дотичні напруження, на нижній площині щілини задані тангенціальні зміщення. Потрібно визначити пружно-деформований стан тіла.

Задача зводиться до знаходження розв'язку рівняння кручення [1]

$$\frac{\partial^2 u_\theta}{\partial r^2} + \frac{1}{r} \frac{\partial u_\theta}{\partial r} - \frac{u_\theta}{r^2} + \frac{\partial^2 u_\theta}{\partial z^2} = 0. \quad (1)$$



$$u_{\theta}(r, z) = \begin{cases} u_{\theta}^{(1)}(r, z), & z < 0, \\ u_{\theta}^{(2)}(r, z), & z > 0 \end{cases}$$

при таких умовах

$$u_{\theta}^{(j)} \rightarrow 0, \quad \sqrt{r^2 + z^2} \rightarrow \infty \quad (j = 1, 2), \quad (2)$$

$$\tau_{\theta z}^{(1)}(r, 0^-) = G_1 T\left(\frac{r}{a}\right), \quad 0 \leq r < a, \quad (3)$$

$$u_{\theta}^{(2)}(r, 0^+) = aU\left(\frac{r}{a}\right), \quad 0 \leq r < a, \quad (4)$$

$$u_{\theta}^{(1)} = u_{\theta}^{(2)}, \quad \tau_{\theta z}^{(1)} = \tau_{\theta z}^{(2)}, \quad z = 0, \quad r > a. \quad (5)$$

Загальний розв'язок рівняння (1) за допомогою інтегрального перетворення Ханкеля зобразимо як

$$u_{\theta}^{(j)} = a \int_0^{\infty} \varphi_j(\eta) \exp [(-1)^{j+1} \eta \zeta] J_1(\eta \rho) d\eta \quad (j = 1, 2). \quad (6)$$

Умова (2) при цьому буде виконана. Дотичні напруження визначаються у вигляді

$$\tau_{\theta z}^{(j)} = (-1)^{j+1} G_j \int_0^{\infty} \eta \varphi_j(\eta) \exp [(-1)^{j+1} \eta \zeta] J_1(\eta \rho) d\eta, \quad (7)$$

$$\tau_{r\theta}^{(j)} = -G_j \int_0^{\infty} \eta \varphi_j(\eta) \exp [(-1)^{j+1} \eta \zeta] J_2(\eta \rho) d\eta. \quad (8)$$

У формулах (6)–(8) $\varphi_j(\eta)$ — шукана функція; $\rho = r/a$, $\zeta = z/a$, G_j — модуль зсуву.

Задовольнивши умови (3)–(5), одержимо систему парних інтегральних рівнянь відносно $\varphi_1(\eta)$, $\varphi_2(\eta)$

$$\int_0^{\infty} \eta \varphi_1(\eta) J_1(\eta \rho) d\eta = T(\rho), \quad 0 \leq \rho < 1,$$

$$\int_0^{\infty} \eta \varphi_2(\eta) J_1(\eta \rho) d\eta = U(\rho), \quad 0 \leq \rho < 1,$$

$$\int_0^{\infty} [\varphi_1(\eta) - \varphi_2(\eta)] J_1(\eta \rho) d\eta = 0, \quad \rho > 1,$$

$$\int_0^{\pi} \eta [\beta_1 \varphi_1(\eta) + \beta_2 \varphi_2(\eta)] J_1(\eta \rho) d\eta = 0, \quad \rho > 1, \quad (9)$$

де $\beta_j = G_j / (G_1 + G_2)$ ($j = 1, 2$).

Ввівши нові функції $\Phi_1(t)$, $\Phi_2(t)$ таким чином, що

$$\varphi_1(\eta) - \varphi_2(\eta) = \int_0^{\infty} H(1-t) \Phi_1(t) \cos \eta t dt, \quad (10)$$

$$\beta_1 \varphi_1(\eta) + \beta_2 \varphi_2(\eta) = \int_0^{\infty} H(1-t) \Phi_2(t) \sin \eta t dt,$$

($H(x)$ — функція Хевісайда)

два останні рівняння (9) задовольнимо зразу, як тільки

$$\int_0^1 \Phi_1(t) dt = 0. \quad (11)$$

Відзначимо, що $\Phi_1(-t) = \Phi_1(t)$, $\Phi_2(-t) = -\Phi_2(t)$.

Визначивши з (10) $\varphi_1(\eta)$ і $\varphi_2(\eta)$, можна знайти різницю дотичних напружень і різницю зміщень на поверхні щілини ($0 \leq \rho < 1$)

$$\tau(\rho) = -\frac{d}{d\rho} \int_{\rho}^1 \frac{\Phi_2(t) dt}{\sqrt{t^2 - \rho^2}}, \quad \tau(\rho) = \beta_1 T(\rho) - (G_1 + G_2)^{-1} \tau_{\theta_2}^{(2)} / \zeta_{-0}, \quad (12)$$

$$u(\rho) = -\frac{1}{\rho} \int_{\rho}^1 \frac{t \Phi_1(t) dt}{\sqrt{t^2 - \rho^2}}, \quad u(\rho) = \frac{1}{a} u_{\theta}^{(1)} / \zeta_{-0} - U(\rho). \quad (13)$$

Підставимо $\varphi_1(\eta)$, $\varphi_2(\eta)$ у перші два рівняння системи (9), проінтегрувавши перше з них по ρ . Застосуємо до першого рівняння оператор

$\frac{d}{dx} \int_0^x \frac{\rho d\rho}{\sqrt{x^2 - \rho^2}}$, а до другого оператор

$\frac{d}{dx} x \int_0^x \frac{d\rho}{\sqrt{x^2 - \rho^2}}$ [5]. Врахувавши перший інтеграл Соніна [3]

та виконавши необхідні перетворення у класі узагальнених функцій, одержимо систему сингулярних інтегральних рівнянь

$$\beta_2 \Phi_1(t) + \frac{1}{\pi} \int_{-1}^1 \frac{\Phi_2(t) dt}{t-x} = T_1(x) - \frac{2}{\pi} C_0,$$

$$\Phi_2(t) + \frac{1}{\pi} \beta_1 \int_{-1}^1 \frac{\Phi_1(t) dt}{t-x} = U_1(x) \quad |x| < 1, \quad (14)$$

де C_0 — стала інтегрування,

$$T_1(x) = -\frac{2}{\pi} x \int_0^x \frac{T(\xi) d\xi}{V x^2 - \xi^2}; \quad U_1(x) = \frac{2}{\pi} \frac{d}{dx} x \int_0^x \frac{U(\xi) d\xi}{V x^2 - \xi^2}.$$

Ввівши функції

$$\psi_{1,2}(x) = N_{1,2} \beta_2 \Phi_1(x) + \Phi_2(x), \quad N_{1,2} = \pm \sqrt{\frac{G_1}{G_2}}, \quad (15)$$

систему (12) розділимо на два незалежних сингулярних рівняння

$$\psi_j(x) + \frac{1}{\pi} N_j \int_{-1}^1 \frac{\psi_j(t) dt}{t-x} = R_j(x), \quad |x| < 1 \quad (j=1,2), \quad (16)$$

де

$$R_j(x) = U_1(x) + N_j \left[T_1(x) - \frac{2}{\pi} C_0 \right] \quad (j=1,2).$$

Точний розв'язок кожного з рівнянь (16) можна подати у вигляді розкладу по ортогональних поліномах Якобі, якщо скористуватись результатом з [2]

$$P_n^{(-\alpha, \alpha)}(x) \left(\frac{1+x}{1-x} \right)^\alpha + \frac{\operatorname{tg} \pi \alpha}{\pi} \int_{-1}^1 \frac{P_n^{(-\alpha, \alpha)}(t)}{t-x} \times$$

$$\times \left(\frac{1+t}{1-t} \right)^\alpha dt = \sec \pi \alpha P_n^{(\alpha, -\alpha)}(x), \quad |x| < 1,$$

у результаті одержимо

$$\Phi_1(x) = \frac{1}{4 \sqrt{\beta_1 \beta_2}} \sum_{n=1}^{\infty} A_n \left[P_n^{(-\alpha, \alpha)}(x) \left(\frac{1+x}{1-x} \right)^\alpha + \right.$$

$$\left. + (-1)^n P_n^{(\alpha, -\alpha)}(x) \left(\frac{1-x}{1+x} \right)^\alpha \right],$$

$$\Phi_2(x) = \frac{1}{4} \sum_{n=1}^{\infty} A_n \left[P_n^{(-\alpha, \alpha)}(x) \left(\frac{1+x}{1-x} \right)^\alpha - \right.$$

$$-(-1)^n P_n^{(\alpha, -\alpha)}(x) \left(\frac{1-x}{1+x} \right)^\alpha, \quad |x| < 1, \quad (17)$$

де

$$\alpha = \frac{1}{\pi} \arctg \sqrt{\frac{G_1}{G_2}} \left(0 \leq \alpha \leq \frac{1}{2} \right), \quad A_n = \frac{(n!)^2 (2n+1)}{2\Gamma(n+1+\alpha)\Gamma(n+1-\alpha)} \times$$

$$\times \int_{-1}^1 \left(\frac{1-t}{1+t} \right)^\alpha P_n^{(\alpha, -\alpha)}(t) \{ \cos \pi \alpha [U_1(t) - U_1(-t)] +$$

$$+ \sin \pi \alpha [T_1(t) + T_1(-t)] \} dt, \quad n = \overline{1, \infty}. \quad (18)$$

При цьому врахована умова (11), внаслідок якої стала C_0 не впливає на розв'язок задачі.

Маючи функції $\Phi_1(x)$, $\Phi_2(x)$, на основі (10), (6)–(8) можна одержати напруження і зміщення у пружному тілі. Зокрема, при підході до краю щілини різниця дотичних напружень має характер

$$\tau(\rho) \sim k_1 (1-\rho)^{-\frac{1}{2}-\alpha} + k_2 (1-\rho)^{-\frac{1}{2}+\alpha}, \quad \rho \rightarrow 1, \quad (19)$$

де

$$k_1 = -\frac{\sqrt{\pi}}{4} \frac{1}{2^{\frac{1}{2}-\alpha} \Gamma\left(\frac{1}{2}-\alpha\right)} \sum_{n=1}^{\infty} \frac{1}{n!} A_n \Gamma(n+1-\alpha),$$

$$k_2 = \frac{\sqrt{\pi}}{4} \frac{1}{2^{\frac{1}{2}+\alpha} \Gamma\left(\frac{1}{2}+\alpha\right)} \sum_{n=1}^{\infty} \frac{(-1)^n}{n!} A_n \Gamma(n+1+\alpha). \quad (20)$$

Відзначимо, що формулу (19) можна визначити також, якщо розв'язати відповідну сингулярну задачу теорії пружності [4].

З умови статички

$$\frac{M}{2\pi(G_1 + G_2)a^3} = \int_0^1 \rho^2 \tau(\rho) d\rho = \int_{-1}^1 t \Phi_2(t) dt$$

знайдемо величину моменту кручення M зусиль, що прикладені до поверхонь щілини

$$M = \pi(G_1 + G_2)a^3 \int_{-1}^1 (t+\alpha) \left(\frac{1-t}{1+t} \right)^\alpha \{ \cos \pi \alpha [U_1(t) - U_1(-t)] +$$

$$+ \sin \pi \alpha [T_1(t) + T_1(-t)] \} dt. \quad (21)$$

Розглянемо приклад, коли $T(\rho)=0$, а $U(\rho)=\varepsilon\rho$, що відповідає крученню двошарового середовища тонкою жорсткою шайбою, розміщеною в щілині при умові, що шайба припаяна лише однією стороною до пружного тіла.

У цьому випадку $A_1=\frac{8\varepsilon}{\pi}\cos\pi\alpha$, $A_n=0$ ($n\geq 2$). За формулами (17) знаходимо

$$\Phi_1(x)=\frac{2\varepsilon}{\pi\sqrt{\beta_1\beta_2}}\cos\pi\alpha\left[(x+\alpha)\left(\frac{1+x}{1-x}\right)^\alpha-(x-\alpha)\left(\frac{1-x}{1+x}\right)^\alpha\right], \quad (22)$$

$$\Phi_2(x)=\frac{2\varepsilon}{\pi}\cos\pi\alpha\left[(x+\alpha)\left(\frac{1+x}{1-x}\right)^\alpha+(x-\alpha)\left(\frac{1-x}{1+x}\right)^\alpha\right].$$

Коефіцієнти k_1 і k_2 приймають значення

$$k_1=-\frac{2^{\frac{1}{2}+\alpha}\Gamma(2-\alpha)\cos\pi\alpha}{\sqrt{\pi}\Gamma\left(\frac{1}{2}-\alpha\right)}\varepsilon, \quad k_2=-\frac{2^{\frac{1}{2}-\alpha}\Gamma(2+\alpha)\cos\pi\alpha}{\sqrt{\pi}\Gamma\left(\frac{1}{2}+\alpha\right)}\varepsilon. \quad (23)$$

Момент кручення M пов'язаний з кутом повороту ε шайби формулою

$$M=\frac{16}{3}(G_1+G_2)a^3\varepsilon\pi\alpha(1-\alpha^2)\operatorname{ctg}\pi\alpha. \quad (24)$$

Значення жорсткості пружної системи на кручення $C=M/(G_2\varepsilon a^3)$ та коефіцієнтів $K_1=-\frac{\sqrt{\pi}}{\varepsilon}2^{-\frac{1}{2}-\alpha}k_1$, $K_2=-\frac{\sqrt{\pi}}{\varepsilon}\times\times 2^{-\frac{1}{2}+\alpha}k_2$ залежно від параметра α поміщені у таблиці.

Значення жорсткості на кручення C та коефіцієнтів K_1 і K_2

α	0	1/8	1/4	3/8	1/2
C	$\frac{16}{3}$	0,581	0,784	1,621	∞
K_1	0,660	0,372	0,162	0,0447	0
K_2	0,564	0,674	0,655	0,429	0

СПИСОК ЛІТЕРАТУРИ

1. Арутюнян Н. Х., Абрамян Б. Л. Кручение упругих тел. М., Физматгиз, 1963.
2. Карпенко Л. Н. Приближенное решение одного сингулярного интегрального уравнения при помощи многочленов Якоби. — «Прикладная математика и механика», 1966, т. 30, вып. 3.
3. Кореньев Б. Г. Введение в теорию бесселевых функций. М., «Наука», 1971.
4. Черепанов Г. П. Механика хрупкого разрушения. М., «Наука», 1974.
5. Keer L. M. Mixed boundary value problems for a penny-shaped cut. — «Journal of Elasticity», 1975, vol. 5, N 2.