

Д.В.Гриліцький, д-р техн.наук, В.К.Опанасович, канд.фіз.-мат.наук
СТИСК КУСКОВО-ОДНОРІДНОЇ ПЛАСТИНКИ З ФІЗИЧНОЮ ЩІЛИНОЮ НА ЛІНІЇ

РОЗДІЛУ МАТЕРІАЛІВ

Розглянемо безмежну пластинку, що складається з двох ізотропних, спаяних між собою, півплощин. Нехай на лінії розділу матеріалів є фізична щілина довжиною $2a$ та сталої ширини h , що співрозмірна з пружними переміщеннями. Береги тріщини паралельні лінії спая. На нескінченності пластинка стискається рівномірно розподіленим навантаженням q , перпендикулярним до лінії розділу матеріалів, і розтягується рівномірно розподіленими напруженнями p_1 і p_2 , паралельними лінії щілини відповідно в верхній і нижній півплощині. Вважаємо, що під дією заданого напруженого стану береги тріщини на деякій частині вступають у гладкий контакт.

Визначимо напружений стан пластинки. Зокрема довжину контакту між берегами щілини і характер розподілу на ній тиску.

Початок декартової системи координат розмістимо в центрі щілини, направивши вісь Ox по лінії спая. Всі характеристики, що належать до верхньої півплощини, будемо позначати індексом "1", а до нижньої - індексом "2". Лінію спая позначимо через L'' , вільні краї щілини - через L' , лінію контакту - через L .

З фізичних міркувань ясно, що площадка контакту буде симетричною відносно осі Oy і її довжину позначимо через 2λ /рис.1/.

Згідно з умовами задачі на лінії розділу матеріалів будемо мати

$$(y_y - i x_y)^+ = (y_y - i x_y)^-, \left(\frac{\partial u}{\partial x} + i \frac{\partial v}{\partial x} \right)^+ = \left(\frac{\partial u}{\partial x} + i \frac{\partial v}{\partial x} \right)^- \quad \text{на } L'' ,$$

$$y_y^+ - y_y^- - x_y^+ - x_y^- = 0 \quad \text{на } L' , \quad /1/$$

$$\chi_y^+ = \chi_y^- = 0, \quad y_y^+ = y_y^-, \quad \left(\frac{\partial v}{\partial x}\right)^+ = \left(\frac{\partial v}{\partial x}\right)^- = 0 \quad \text{на } L.$$

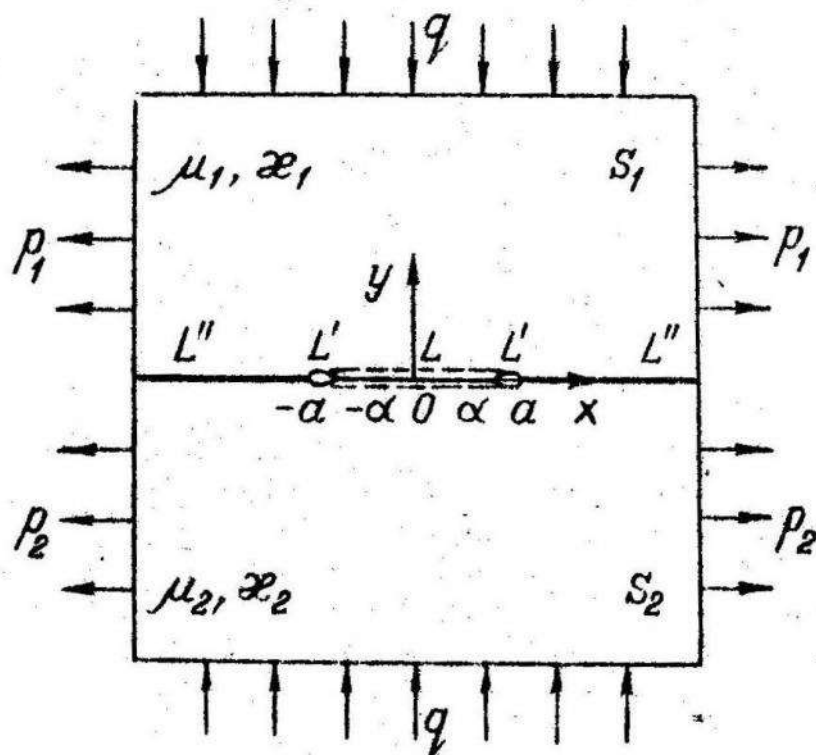


Рис. I

Тут індексами "+" і "-" позначено граничне значення функцій на дійсній осі відповідно зверху, тобто із S_1 , і знизу, тобто із S_2 .

Зауважимо, що в подальших викладках індекс j набуває лише двох значень 1 і 2.

Введемо функції напружень Колосова-Мусхелішвілі $\Phi_j(z)$ і $\Psi_j(z)$ для областей S_j . Аналітично продовжимо функції $\Phi_j(z)$ із півплощини S_j у півплощину S_{3-j} за формулою

$$\Phi_j(z) = -\bar{\Phi}_j(\bar{z}) - z \bar{\Phi}_j'(z) - \bar{\Psi}_j(\bar{z}),$$

тоді напружено-деформований стан у пластинці можемо визначити за співвідношеннями

$$\chi_x + \chi_y = 2[\Phi_j(z) + \overline{\Phi_j(z)}],$$

$$\chi_y - i\chi_x = \Phi_j(z) - \overline{\Phi_j(z)} + (z - \bar{z}) \overline{\Phi_j'(z)}, \quad /2/$$

$$2\mu_j \left(\frac{\partial u}{\partial x} + i \frac{\partial v}{\partial x} \right) = \kappa_j \Phi_j(z) + \overline{\Phi_j(z)} - (z - \bar{z}) \overline{\Phi_j'(z)}.$$

Зауважимо, що при великих $|z|$ функцію $\Phi_j(z)$ можемо записати у вигляді

$$\Phi_j(z) = O\left(\frac{1}{z}\right) + \begin{cases} \frac{1}{4}(p_j - q) & z \in S_j, \\ \frac{1}{4}(p_j + 3q) & z \in S_{3-j}, \end{cases}$$

Крім того, для розв'язуваності задачі між напруженнями на нескінченності і пружними сталими пластинки повинна виконуватись залежність

$$\mu_1(1 + \kappa_2)p_2 - \mu_2(1 + \kappa_1)p_1 = [3(\mu_2 - \mu_1) + \mu_1\kappa_2 - \mu_2\kappa_1]q$$

Якщо ввести функцію

$$\Phi_0(z) = D_j \Phi_j(z) - R_{3-j} \Phi_{3-j}(z) \quad z \in S_j, \quad /3/$$

то для потенціалів $\Phi_j(z)$ є залежність

$$\Phi_j(z) = \begin{cases} A_j^{-1} (R_{3-j} B + \Phi_0(z)) & z \in S_j, \\ A_{3-j}^{-1} (D_{3-j} B - \Phi_0(z)) & z \in S_{3-j}, \end{cases} \quad /4/$$

де

$$D_j = c_j g^{2-j}, \quad R_j = -c_j g^{j-1}, \quad c_j = \frac{(-1)^j \mu_{3-j} (1 + \kappa_1)}{1 - g}, \quad /4/$$

$$B = \frac{1}{4}(p_1 + p_2 + 2q), \quad A_j = \mu_j + \mu_{3-j} \kappa_j, \quad g = -A_1/A_2.$$

Із /3/ випливає, що для функції $\Phi_0(z)$ при великих $|z|$ наявний розклад

$$\Phi_0(z) = -\frac{A_1}{1-g} q + O\left(\frac{1}{z}\right). \quad /5/$$

Прийнявши до уваги /1/, /2/, /4/, невідому функцію $\Phi_0(z)$ знайдемо з задачі лінійного спряження

$$\begin{aligned}\Phi_0^+(x) - g\Phi_0^-(x) &= A_1 y_y, & x \in L+L', \\ \Phi_0^+(x) - \Phi_0^-(x) &= 0 & x \in L'',\end{aligned}\quad /6/$$

тут y_y - шукані контактні напруження.

Розв'язавши /6/, одержимо

$$\Phi_0(z) = \frac{A_1 \chi_0(z)}{2\pi i} \int_{-L}^L \frac{y_y dt}{\chi_0^+(t)(t-z)} + (C_0 + C_1 z) \chi_0(z), \quad /7/$$

де C_0 і C_1 - невідомі постійні, які знаходимо з умови однозначності переміщень і співвідношення /5/

$$\begin{aligned}C_1 &= -\frac{A_1}{1-g} q, & C_0 &= -2i\beta\alpha C_1, \\ \chi_0(z) &= (z+\alpha)^{-\frac{1}{2}+i\beta} (z-\alpha)^{-\frac{1}{2}-i\beta}, & \beta &= \frac{1}{2\pi} \ln|g|.\end{aligned}$$

Остання гранична умова /1/, через функцію $\Phi_0(z)$ виразиться так:

$$\Phi_0^+(x) - \overline{\Phi_0^+(x)} - \Phi_0^-(x) + \overline{\Phi_0^-(x)} = 0 \quad x \in L,$$

або, використовуючи /7/, дістаємо

$$\operatorname{Im} \left[\frac{\chi_0^+(x)}{2\pi i} \int_{-L}^L \frac{y_y dt}{\chi_0^+(t)(t-x)} - \frac{q}{1-g} (x-2i\beta\alpha) \chi_0^+(x) \right] = 0 \quad x \in L. \quad /8/$$

Співвідношення /8/ є сингулярне інтегральне рівняння для знаходження невідомих контактних напружень y_y .

Якщо ввести функцію

$$W(z) = \frac{\chi_0(z)}{2\pi i} \int_{-L}^L \frac{y_y dt}{\chi_0^+(t)(t-z)} - \frac{q}{1-g} (z-2i\beta\alpha) \chi_0(z), \quad /9/$$

то, як випливає з /8/, вона задовольняє таку крайову задачу

$$\begin{aligned}W^+(x) - gW^-(x) &= 0 & x \in L', \\ W^+(x) - \overline{W^+(x)} &= 0 & x \in L, \\ W^-(x) - \overline{W^-(x)} &= 0 & x \in L,\end{aligned}\quad /10/$$

загальний розв'язок якої наведено в роботі [2].

Розв'язуючи /10/, знаходимо

$$W(z) = -\frac{q}{1-g} \left(1 - \frac{2i\beta a \kappa_0}{\sqrt{z^2 - d^2}}\right) R(z), \quad /11/$$

де

$$R(z) = \sqrt{\frac{z^2 - d^2}{z^2 - a^2}} \left(\frac{\sqrt{z^2 - d^2} + a \kappa_0}{\sqrt{z^2 - d^2} - a \kappa_0} \right)^{i\beta}, \quad \kappa_0 = \sqrt{1 - \frac{a^2}{Q^2}}.$$

З /9/ випливає, що

$$W^+(x) - g W^-(x) = y_y, \quad x \in L.$$

Підставляючи у цю рівність формулу /11/, одержуємо вираз для невідомих контактних напружень

$$y_y = -\frac{2q e^{i\beta}}{1-g} \left\{ \sqrt{\frac{d^2 - x^2}{a^2 - x^2}} \operatorname{ch}[2\beta f_1(x)] + \frac{2\beta a \kappa_0}{\sqrt{a^2 - x^2}} \operatorname{sh}[2\beta f_1(x)] \right\} \quad x \in L, \quad /12/$$

де

$$f_1(x) = \operatorname{arctg} \frac{\sqrt{d^2 - x^2}}{a \kappa_0}.$$

Зауважимо, що для визначення функції $\Phi_0(z)$ у цьому випадку вигідно не підставляти /12/ у /7/, а порівняти /7/ і /9/, і, виходячи з /11/, написати відразу вираз для $\Phi_0(z)$

$$\Phi_0(z) = -\frac{A_1 q}{1-g} \left(1 - \frac{2i\beta a \kappa_0}{\sqrt{z^2 - d^2}}\right) R(z). \quad /13/$$

Для повного розв'язку задачі необхідно визначити область контакту, яку знаходимо з умови

$$\int_{-a}^a (v^+ - v^-)' dx = -h,$$

і, опускаючи викладки, можемо записати так:

$$n = \int_{-a}^a \frac{1}{\sqrt{a^2 - x^2}} \left\{ \sqrt{x^2 - d^2} \cos[\beta f_2(x)] + 2\beta a \kappa_0 \sin[\beta f_2(x)] \right\} dx, \quad /14/$$

де

$$n = \frac{q^*}{q}, \quad q^* = \frac{2\mu_1 \mu_2 h e^{i\beta}}{a A_1}, \quad f_2(x) = \ln \frac{a \kappa_0 + \sqrt{x^2 - d^2}}{a \kappa_0 - \sqrt{x^2 - d^2}},$$

q^* - те значення q , при якому починає зароджуватись контакт.

Обчислення показали, що для всіх фізично можливих пружних характеристик матеріалу площадку контакту з точністю до 1,5% можна шукати за формулою

$$n = E\left(\frac{\chi}{2}, \kappa_0\right) - \lambda^2 F\left(\frac{\chi}{2}, \kappa_0\right), \quad /15/$$

яка одержується з /14/, прийнявши $\beta = 0$, тобто для однорідної пластинки.

У формулі /15/ E і F - символи повних еліптичних інтегралів відповідно першого і другого роду.

Подібно до [4] коефіцієнти інтенсивності напружень введемо за формулою

$$\tilde{\Phi}(z_m) = (-1)^{m+1} 0,5 A_1 \sqrt{a} e^{-\chi \beta} (\kappa_{1m} - i \kappa_{2m}),$$

де

$\tilde{\Phi}(z) = \Phi_0(z) \sqrt{z^2 - a^2} \left(\frac{z-a}{z+a} \right)^{i\beta}$, $z_m = (-1)^{m+1} a$,
 $m=1$ для кінця a і $m=2$ для кінця $-a$; κ_{1m}, κ_{2m} - коефіцієнти інтенсивності напружень.

Провівши відповідні перетворення, знаходимо, що в нашому випадку

$$\kappa_{11} = \kappa_{12} = \Gamma (\cos \delta + 2\beta \sin \delta),$$

$$\kappa_{21} = -\kappa_{22} = \Gamma (2\beta \cos \delta - \sin \delta),$$

де

$$\delta = 2\beta \ln \kappa_0, \quad \Gamma = - \frac{q \sqrt{a} \kappa_0}{ch \chi \beta}.$$

На рис. 2 графічно зображено залежність правої частини /15/ від відношення величини області контакту до довжини тріщини. Зміну коефіцієнтів інтенсивності напружень від того ж відношення показано на рис. 3, 4. При цьому всі криві обчислені для $\chi_1 = \chi_2 = 2$ за ви-

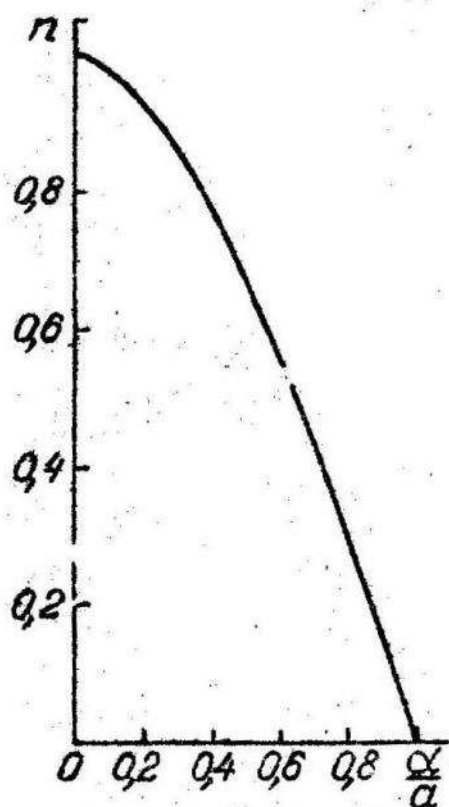


Рис. 2.

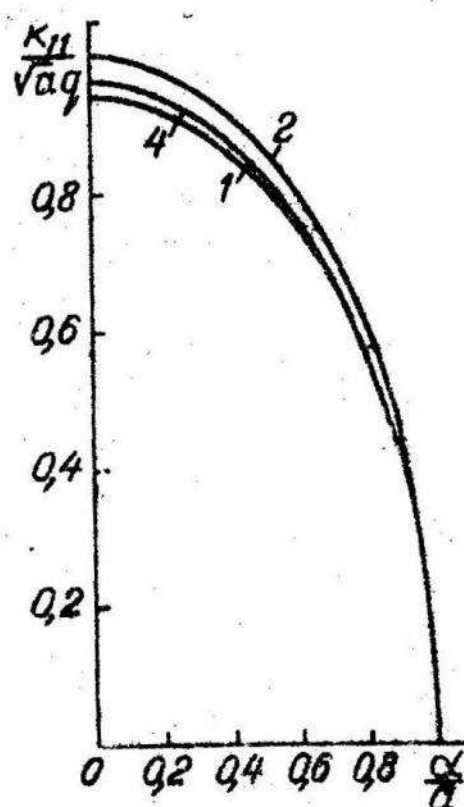


Рис. 3.

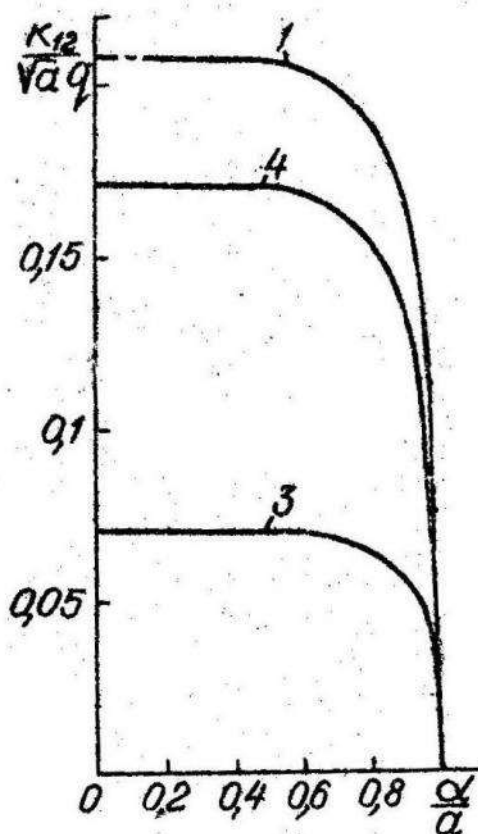


Рис. 4.

нятком першої кривої, для якої $\kappa_1 = 2$, $\kappa_2 = 3$. Крім того, для першої кривої $\rho = \mu_1/\mu_2 = 0$, для другої - $\rho = 1$, для третьої - $\rho = 0,5$, для четвертої - $\rho = 0,1$.

Зауважимо, що детальне дослідження даної задачі для випадку дії зосереджених сил проведено в роботі [1], минаючи етап сингулярного інтегрального рівняння.

Список літератури: 1. Г р и л и ц к и й Д.В., О п а н а с о в и ч В.К. Распределение напряжений в кусочнооднородной плоскости со щелью при сжатии. - "Известия АН Арм.ССР. "Механика", 1974, т.27, № 2. 2. Г р и л и ц к и й Д.В., О п а н а с о в и ч В.К. О замкнутом решении одного сингулярного интегрального уравнения. - "Математическая физика", 1973, вып.14. 3. М у с х е л и ш в и л и Н.И. Некоторые основные задачи математической теории упругости. М., "Наука", 1966. 4. С и х, Р а й с. Изгиб неоднородных пластин с трещинами. - "Прикладная механика", 1964, т.31, Е, № 3.

УДК 539.3

Т.Л.Мартинович, д-р фіз.-мат.наук, М.К.Зварич, канд.фіз.-мат.наук,
В.С.Шукін

ПРУЖНА РІВНОВАГА СМУГИ З КРУГОВИМ ОТВОРОМ, В ЯКИЙ ВПРЕСОВАНО ЗАМКНУТИЙ СТЕРЖЕНЬ

Проблема визначення концентрації напружень в смугі з одним отвором або нескінченною кількістю кругових отворів розглядалася в [1,2], [4-7]. У цій роботі, виходячи з граничних умов в інтегральній формі, що містять довільну голоморфну функцію, розв'язана задача про напружений стан смуги, в круговий отвір якої впресовано пружне кільце. Напружено-деформований стан кільця описується теорією криволінійних стержнів.