

І.О.НІЩЕНКО, Т.Л.МАРТИНОВИЧ, В.Є.ДРИНЕЦЬ

ПРУЖНА РІВНОВАГА НЕСИМЕТРИЧНО З'ЄДНАНИХ ПЛАСТИНОК

1. Питання несиметричного підкріплення пластинок тонкими пружними стернями присвячена вже значна кількість робіт. Але в практиці досить часто виникає необхідність спаявати /склеювати/ пластинки різної висоти так, що їх серединні площини паралельно зміщені одна відносно одної. У цьому випадку, як і при несиметричному підкріпленні пластинок, в ній буде одночасно виникати, як узагальнений плоский напружений стан, так і явище згину. Ми пропонуємо один наближений підхід до дослідження напруженого та деформованого станів таких пластинок.

Розглянемо пластинку, що складається з n кусково-однорідних, ізотропних пластинок несиметрично спаяних /склеєних/ між собою до деформації вздовж замкнутих, гладеньких контурів $L_1, L_2, \dots,$

L_{n-1} , що не перетинаються між собою. Причому, контур L_k є лінією розділу k -ї пластинки, яка залишається зліва при обході контура проти годинникової стрілки, та j -ї пластинки. Сукупність інших контурів, що не являються лініями розділу середовищ, позначимо через L_0 . На них можуть бути задані крайові умови першої, другої або змішаної основних задач.

Будемо вважати, що на лінії спая L_k виконуються такі умови спряження: а/ статичні умови, що виражають рівність компонент головного вектора та головного моменту зусиль, які виникають на поверхні спая

$$2h_k(N_k + iT_k) = 2h_j(N_j + iT_j); \quad R_k^{(n)} = P_j^{(n)}; \quad /1.1/$$

$$M_n^{(k)} = M_n^{(j)} - 2h_j \zeta_k^* N_j; \quad H_{n\zeta}^{(k)} = H_{n\zeta}^{(j)} - 2h_j \zeta_k^* T_j;$$

б/ кінематичні умови, які зв'язують між собою переміщення точок серединних площин, прогини та кути повороту сусідніх пластин на лінії спар

$$u_k + i v_k = (u_j + i v_j) - 2 \zeta_k^* \frac{\partial w_j}{\partial t}; \quad /1.2/$$

де $w_k = w_j$; $\frac{\partial w_k}{\partial n} = \frac{\partial w_j}{\partial n}$,

$2h$ - товщина пластинки; u , v , w - компоненти вектора переміщення; N , T - нормальні та дотичні напруження узагальненого плоского напруженого стану; $p^{(n)}$ - поперечна сила; M_n , H_n - згинальні та крутні моменти; ζ_k^* - зміщення k -ї пластинки по відношенню до j -ї; воно додатне, коли остання розміщена вище від першої. Індеси біля величин у формулах /1.1/, /1.2/ та далі показують до якої пластинки дана величина чи функція відноситься.

Якщо ввести комплексні потенціали $\varphi(z)$, $\psi(z)$, $\varphi^*(z)$, $\psi^*(z)$ [1,2], з яких два перших характеризують узагальнений плоский напружений стан, а два останніх згин, то умови /1.1/ запишуться у такому вигляді:

$$\begin{aligned} h_k [\varphi_k(t) + t \overline{\varphi_k'(t)} + \overline{\psi_k(t)}] &= h_j [\varphi_j(t) + t \overline{\varphi_j'(t)} + \overline{\psi_j(t)}], \\ 2h_j \zeta_k^* [\varphi_j(t) + t \overline{\varphi_j'(t)} + \overline{\psi_j(t)}] &= D_j (1 - \nu_j) [h_j \varphi_j^*(t) + t \overline{\varphi_j^{*'}(t)} + \\ &+ \overline{\psi_j^*(t)}] - D_k (1 - \nu_k) [h_k \varphi_k^*(t) + t \overline{\varphi_k^{*'}(t)} + \overline{\psi_k^*(t)}], \\ 2 \zeta_k^* [\varphi_j^*(t) + t \overline{\varphi_j^{*'}(t)} + \overline{\psi_j^*(t)}] &= \frac{1}{\mu_j} [\mathcal{H}_j \varphi_j(t) - t \overline{\varphi_j'(t)} - \\ &- \overline{\psi_j(t)}] - \frac{1}{\mu_k} [\mathcal{H}_k \varphi_k(t) - t \overline{\varphi_k'(t)} - \overline{\psi_k(t)}]. \end{aligned}$$

$$\Psi_j^*(t) + t \overline{\Psi_j^{*'}(t) + \Psi_j^*(t)} = \Psi_k^*(t) + t \overline{\Psi_k^{*'}(t) + \Psi_k^*(t)},$$

ν - коефіцієнт Пуассона; $\mathcal{H} = \frac{3-\nu}{1+\nu}$, $n = -\frac{3+\nu}{1-\nu}$, $\mathcal{D}(1-\nu) = \frac{4\mu h^3}{3}$;
 μ - модуль зсуву; $t \in L_k$.

Диференцюючи попередні рівності, виразимо їх через великі функції

$$\begin{aligned} & \alpha_j \delta_j^2 [\Phi_j(t) + \overline{\Phi_j(t)} - e^{2i\alpha} (\bar{t} \Phi_j'(t) + \Psi_j(t))] = \\ & = \Phi_j(t) + \overline{\Phi_k(t)} - e^{2i\alpha} (\bar{t} \Phi_k'(t) + \Psi_k(t)), \\ & 3\delta_j^2 \delta_k \alpha_j [\Phi_j(t) + \overline{\Phi_j(t)} - e^{2i\alpha} (\bar{t} \Phi_j'(t) + \Psi_j(t))] = \\ & = \alpha_j \delta_j^3 [n_j \overline{\Phi_j^*(t)} + \Phi_j^*(t) - e^{2i\alpha} (\bar{t} \Phi_j^{*'}(t) + \Psi_j^*(t))] - \\ & - [n_k \overline{\Phi_k^*(t)} + \Phi_k^*(t) - e^{2i\alpha} (\bar{t} \Phi_k^{*'}(t) + \Psi_k^*(t))], \\ & \delta_k [\Phi_j^*(t) + \overline{\Phi_j^*(t)} - e^{2i\alpha} (\bar{t} \Phi_j^{*'}(t) + \Psi_j^*(t))] = \\ & = \delta_j [\mathcal{H}_j \overline{\Phi_j(t)} - \Phi_j(t) + e^{2i\alpha} (\bar{t} \Phi_j'(t) + \Psi_j(t))] - \\ & - [\mathcal{H}_k \overline{\Phi_k(t)} - \Phi_k(t) + e^{2i\alpha} (\bar{t} \Phi_k'(t) + \Psi_k(t))], \\ & \overline{\Phi_j^*(t) + \Phi_j^*(t)} - e^{2i\alpha} (\bar{t} \Phi_j^{*'}(t) + \Psi_j^*(t)) = \end{aligned}$$

$$= \Phi_k^*(t) + \overline{\Phi_k^*(t)} - e^{2i\alpha} (\bar{t} \Phi_k^{*'}(t) + \Psi_k^*(t)),$$

де $\sigma_k = \frac{\Sigma_k^*}{h_k}$, $\delta_j = \frac{h_j}{h_k}$, $L_j = \frac{M_j}{M_k}$, $\varphi_j' = 2M_j h_j \Phi_j$,
 $\Psi_j' = 2M_j h_j \Psi_j$, $\varphi_j^{*'} = \Phi_j^*$, $\Psi_j^{*'} = \Psi_j^*$.

α - кут між нормаллю до контура L_k і віссю Ox .

2. Як приклад, розглянемо рівновагу пластинки, що складається з концентричних кілець, спаяних між собою несиметрично. Якщо перше кільце є нескінченною пластинкою, то контур L_0 віддалений у нескінченність, а коли n - кільце - шайба, то контур L_n стягується в точку.

Дослідження напруженодеформованого стану складеного кільця при симетричному в'єднанні кілець однакової висоти наведені в роботі [2].

Комплексні потенціали в j -му кільці можна розкласти в ряди Лорана

$$\begin{aligned} \Phi_j(z) &= \sum_{n=-\infty}^{\infty} A_n^{(j)} \frac{z^n}{R_j^n}; \quad \Psi_j(z) = \sum_{n=-\infty}^{\infty} B_n^{(j)} \frac{z^n}{R_j^n}; \\ \Phi_j^*(z) &= \sum_{n=-\infty}^{\infty} C_n^{(j)} \frac{z^n}{R_j^n}; \quad \Psi_j^*(z) = \sum_{n=-\infty}^{\infty} D_n^{(j)} \frac{z^n}{R_j^n}. \end{aligned} \quad /2.1/$$

Підставивши ці розклади функцій у рівності /1.4/ та прирівнявши коефіцієнти при однакових степенях $\sigma (z = R_j \sigma = R_j e^{i\theta})$, одержимо такі системи лінійних алгебраїчних рівнянь:

$$(1-n)C_n^{(j)} R_j^n + \bar{C}_{-n}^{(j)} R_j^{-n} - D_{n-2}^{(j)} R_j^{n-2} = (1-n)C_n^{(j+1)} R_j^n + \bar{C}_{-n}^{(j+1)} R_j^{-n} - D_{n-2}^{(j+1)} R_j^{n-2},$$

$$\sigma_j^* [(1-n)C_n^{(j)} R_j^n + \bar{C}_{-n}^{(j)} R_j^{-n} - D_{n-2}^{(j)} R_j^{n-2}] = \delta_j [\mathcal{H}_j \bar{A}_{-n}^{(j)} R_j^{-n} - (1-n)A_n^{(j)} R_j^n +$$

$$+ B_{n-2}^{(j)} R_j^{n-2}] - [\mathcal{H}_{j+1} \bar{A}_{-n}^{(j+1)} R_j^{-n} - (1-n)A_n^{(j+1)} R_j^n + B_{n-2}^{(j+1)} R_j^{n-2}],$$

/2.2/

$$\begin{aligned}
& \alpha_j \delta_j^2 \left[(1-n) A_n^{(j)} \rho_j^n + \bar{A}_{-n}^{(j)} \rho_j^{-n} - B_{n-2}^{(j)} \rho_j^{n-2} \right] = \\
& = (1-n) A_n^{(j+1)} \rho_j^n + \bar{A}_{-n}^{(j+1)} \rho_j^{-n} - B_{n-2}^{(j+1)} \rho_j^{n-2}, \\
& 3\sigma_j \alpha_j \delta_j \left[(1-n) A_n^{(j)} \rho_j^n + \bar{A}_{-n}^{(j)} \rho_j^{-n} - B_{n-2}^{(j)} \rho_j^{n-2} \right] = \\
& = \alpha_j \delta_j^3 \left[n_j \bar{C}_{-n}^{(j)} \rho_j^{-n} + (1-n) C_n^{(j)} \rho_j^n - D_{n-2}^{(j)} \rho_j^{n-2} \right] - \\
& - \left[n_{j+1} \bar{C}_{-n}^{(j+1)} \rho_j^{-n} + (1-n) C_n^{(j+1)} \rho_j^n - D_{n-2}^{(j+1)} \rho_j^{n-2} \right], \\
& (n = 0, \pm 1, \pm 2, \dots), \quad (j = 1, 2, \dots, n-1), \quad \rho_j = \frac{R_j}{R_1}.
\end{aligned}$$

Система /2.2/ розв'язувалась для трикомпонентного кільця, коли перше є нескінченною пластинкою, а останнє - шайба, при таких значеннях параметрів:

$$\begin{aligned}
\alpha_1 &= 3077, & \alpha_2 &= 0,624, & \delta_1 &= 0,5, & \delta_2 &= 0,667, \\
\nu_1 &= 0,25, & \nu_2 &= 0,2, & \nu_3 &= 0,33, & \rho_2 &= 0,667.
\end{aligned}$$

і різних значеннях величин σ_1, σ_2 .

Якщо пластинка на нескінченності згинається або розтягується в напрямку осі Ox , то

$$\begin{aligned}
A_0^{(1)} &= \frac{P}{8h_1\mu_1}; & B_0^{(1)} &= \frac{P}{4h_1\mu_1}, & /2.4/ \\
C_0^{(1)} &= -\frac{M}{4D_1(1+\nu_1)}; & D_0^{(1)} &= -\frac{M}{2D_1(1-\nu_1)}.
\end{aligned}$$

Інші коефіцієнти визначаються в системі /2.3/. Розподіл величин

$\frac{\sigma_\rho}{\rho}$; $\frac{\sigma_n}{\rho}$; $\frac{\sigma_n h_1^2}{M}$ поблизу зовнішнього контура L_1 зображено

відповідно на рис. 1, 2, 3. Причому в квадрантах 1, 1У рис. 2, 3 та — 1-ІІ рис. 1 показано зміну цих величин на нижньому краї пластинки, а в протилежних квадрантах на ІІ верхньому краї. Лінія 1 відповідає значенням $\sigma_1 = 0,5$, $\sigma_2 = 0,33$; лінія 2 — $\sigma_1 = 0$, $\sigma_2 = 0$ /тобто симетричному спад/; лінія 3 — $\sigma_1 = 0,2$, $\sigma_2 = 0$; лінія 4 — $\sigma_1 = 0,4$, $\sigma_2 = 0$.

На рис. 4 показана залежність від σ_1 величин $\frac{\sigma_2}{\rho}$ /лінії 1.1'/ та $\frac{\sigma_2}{\rho} \frac{h_1^s}{h_1}$ /лінії 2.2'/ відповідно на нижньому та верхньому краях пластинки при $\sigma_2 = 0$, $\theta = 0$.

Напруження поблизу контура L_2 значно менші за величину, а тому їх значення тут не наведені.

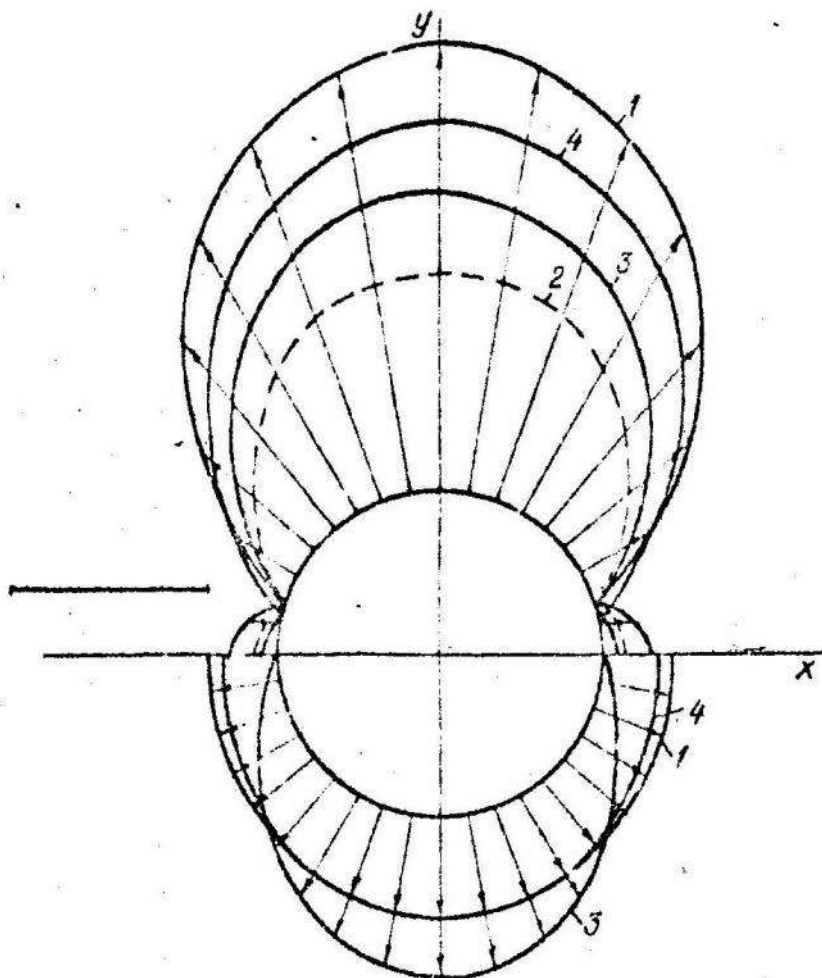


Рис. 1.

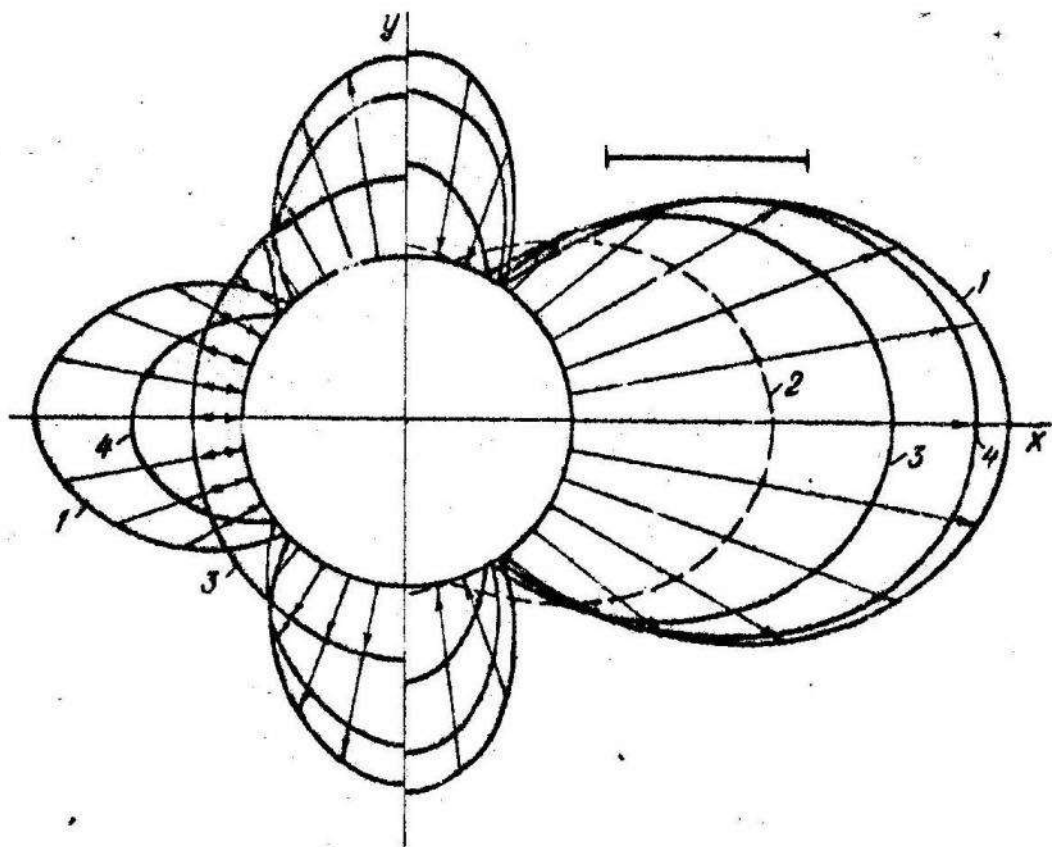


Рис. 2.

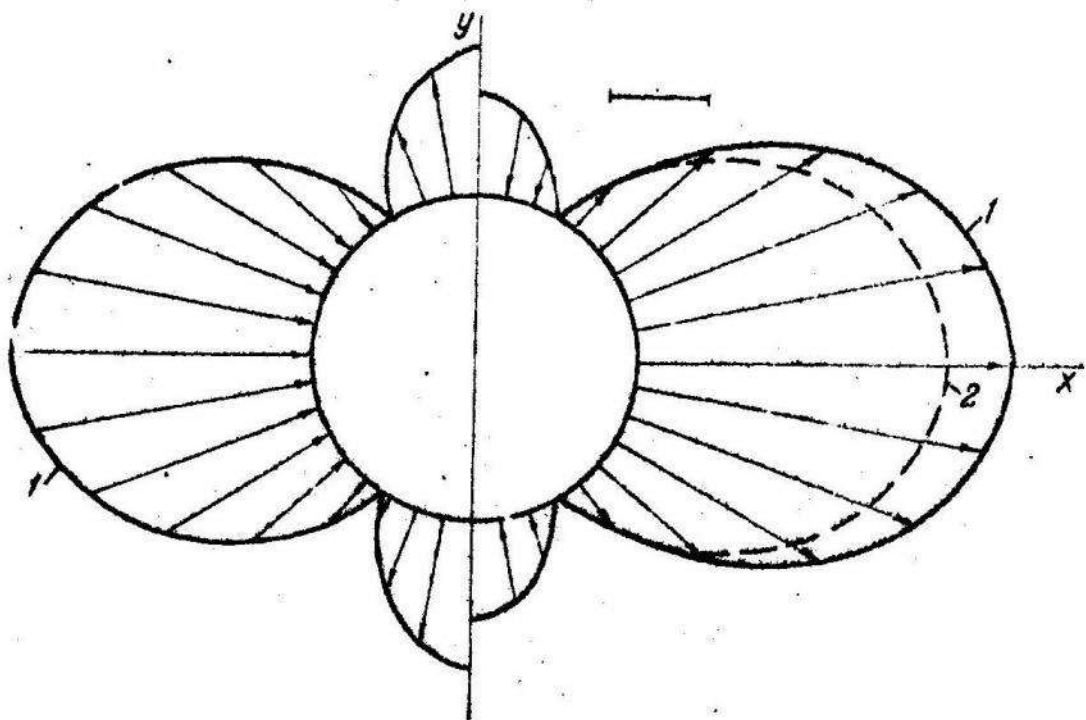


Рис. 3.

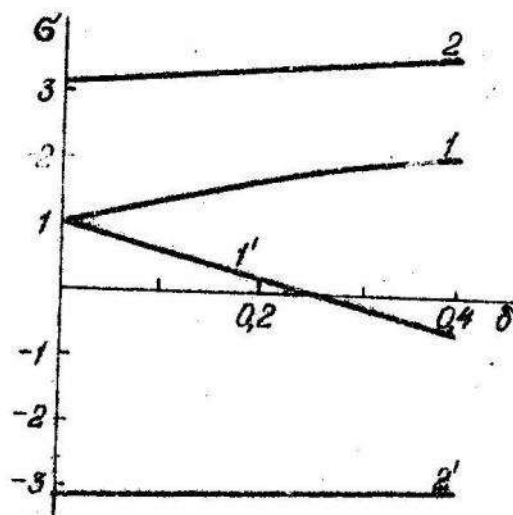


Рис. 4.

Л И Т Е Р А Т У Р А

1. М у с х е л и ш в и л и Н.И. Некоторые основные задачи математической теории упругости. М., Изд-во АН СССР, 1954.

2. С а в и н Г.Н. Концентрация напряжений около отверстий. М., Гостехиздат, 1961.

УДК 539.385

В.В. ПОРОХОВСЬКИЙ, О.П. ПІДДУБНЯК

КРУЧЕННЯ ДВОШАРОВОГО ПРУЖНОГО ПАКЕТА ЖОРСТКИМ
ВКЛЮЧЕННЯМ *

Задача про кручення круглим штампом пружного шару скінченної товщини розв'язана в роботі [4], а двошарового пружного середовища у [2].

1. У цій статті розглядається осесиметрична задача теорії пружності про кручення двошарового пакету, що займає область $-h_2 < z < h_1$, дископодібним жорстким включенням /шайбою/, впаєним у площині спря-

*Робота виконана під науковим керівництвом проф. Д.В. Гриліцького