

маємо один раз

$$\int_0^{\infty} t^{p-1} \left[\frac{2}{\pi} \frac{1}{1+t^2} \right]^2 dt = \frac{2}{\pi^2} \Gamma(x) \Gamma(p-x), \quad 0 < x < p;$$

а інший раз

$$\frac{1}{2\pi} \int_{-\infty}^{\infty} \left| \sin \frac{\pi}{2} (x+iy) \right|^2 dy = \frac{1}{2\pi} \int_{-\infty}^{\infty} \frac{dy}{\sin^2 \frac{\pi x}{2} \operatorname{ch}^2 \frac{\pi y}{2} + \cos^2 \frac{\pi x}{2} \operatorname{sh}^2 \frac{\pi y}{2}}.$$

Отже

$$\int_{-\infty}^{\infty} \frac{dy}{\sin^2 \frac{\pi x}{2} \operatorname{ch}^2 \frac{\pi y}{2} + \cos^2 \frac{\pi x}{2} \operatorname{sh}^2 \frac{\pi y}{2}} = \frac{4}{\pi} \Gamma(x) \Gamma(p-x), \quad 0 < x < p.$$

Аналогічно можна також використати інші співвідношення.

Л і т е р а т у р а

1. Г у м б е л ь Э. Статистика экстремальных значений. М., "Мир", 1965.
2. Т и т ч м а р ш Е. Введение в теорию интегралов Фурье. М.-Л., Гостехиздат, 1948.

УДК 539.3

Л.И.Ощипко

РОЗВ'ЯЗОК ОДНІЄЇ ЗАДАЧІ РІМАНА-ГІЛЬБЕРТА-ПУАНКАРЕ ДЛЯ СИСТЕМИ АНАЛІТИЧНИХ ФУНКЦІЙ

Нехай область S^+ займає внутрішність або зовнішність кола γ одиничного радіуса на площині комплексної змінної $\zeta = x + iy$. Задача Рімана-Гільберта-Пуанкаре [1, 6] для системи функцій полягає в тому, щоб знайти голоморфні в області S^+ функції $\phi_i = \phi_i(\zeta)$ ($i = 1, 2, \dots, n$) за граничними умовами

$$\operatorname{Re} \left\{ \sum_{\alpha=1}^n \sum_{j=1}^m [a_{\alpha j}(\sigma) \phi_i^{(j)}(\sigma) + \int_{\gamma} h_{\alpha j}(\sigma) \phi_i^{(j)}(\sigma) ds] \right\} = f_{\alpha}(\sigma), \quad (1)$$

$$\alpha = 1, 2, \dots, n,$$

де σ - афікс точки на γ ; Re - дійсна частина; $f_\alpha(\sigma, a_{\alpha ij}, h_{\alpha ij})$ - задані функції на γ , що задовольняють умову H ; $\phi_i^{(j)}(\sigma)$ - означає граничне значення $[\phi_i^{(j)}(\zeta)]^+$ похідної порядку j функції $\phi_i(\zeta)$ до порядку m включно. Вважатимемо, що функції $\phi_i^{(j)}(\zeta)$ на γ задовольняють умову H .

Побудуємо розв'язок задачі (1) для випадку, коли

$$h_{\alpha ij} = 0; \quad a_{\alpha ij} = b_{\alpha ij} \sigma^j; \quad j = 1, 2, \dots, m; \quad \alpha = i = 1, 2, \dots, n; \quad (2)$$

$b_{\alpha ij}$ - сталі коефіцієнти.

Для кінцевої області зобразимо функції $\phi_i(\zeta)$ у вигляді

$$\phi_i(\zeta) = \sum_{k=0}^{\infty} d_{ki} \zeta^k; \quad i = 1, 2, \dots, n. \quad (3)$$

Тоді

$$\phi_i^{(j)}(\zeta) = \sum_{k=0}^{\infty} \left[\prod_{l=0}^{j-1} (k-l) \right] d_{ki} \zeta^{k-j}; \quad i = 1, 2, \dots, n; \quad j = 1, 2, \dots, m. \quad (4)$$

Підставляючи залежності (4) у граничні умови (1) і прирівнюючи коефіцієнти при однакових степенях σ , одержуємо систему n алгебраїчних рівнянь для визначення коефіцієнтів d_{ki}

$$\sum_{i=1}^n b_i D_i = A; \quad (5)$$

де b_i - матриці, коефіцієнти яких $b_{\alpha ij}$; D_i - вектори з коефіцієнтами $\left[\prod_{l=0}^{j-1} (k-l) \right] d_{ki}$; A - вектор з коефіцієнтами $A_{k\alpha}$; $A_{k\alpha}$ - коефіцієнти розкладу в ряд функцій $f_\alpha(\sigma)$.

Якщо ж область S^+ займає зовнішність кола одиничного радіуса γ , то зображення функцій (3) та їх похідних (4) матиме відповідно вигляд

$$\phi_i(\zeta) = \sum_{k=0}^{\infty} d_{-ki} \zeta^{-k};$$

$$\phi_i^{(j)}(\zeta) = (-1)^j \sum_{k=0}^{\infty} \left[\prod_{l=0}^{j-1} (k+l) \right] d_{-ki} \zeta^{-(k+j)} \quad i = 1, 2, \dots, n. \quad (6)$$

Аналогічно, як і для кінцевої області задача зводиться до системи алгебраїчних рівнянь для визначення коефіцієнтів d_{-k} .

До розв'язаної вище задачі Рімана-Гільберта-Пуанкаре зводиться задача про вільне опирання круглої (безмежної з круговим отвором) пластинки по несиметричному ребру жорсткості.

Граничні умови [2] для кругової границі мають вигляд

$$2 \operatorname{Re} \left\{ \frac{1}{6} \varphi_2(\sigma) + \chi_2(\sigma) \right\} = f_1(\sigma);$$

$$2 \operatorname{Re} \left\{ \pm \delta_2 \sigma^2 \varphi_2'''(\sigma) + (\pm \delta_2 \mp \delta_1 - \nu + 1) \sigma \varphi_2''(\sigma) + 2(\pm \delta_1 + \nu - 1) \varphi_2'(\sigma) + \right. \\ \left. + (\pm 2\delta_2 \mp \delta_1 - \nu + 1) \sigma^2 \chi_2''(\sigma) \pm \delta_2 \sigma^3 \chi_2'''(\sigma) + 6\lambda(1-\nu) [\sigma \varphi_1''(\sigma) - \right. \\ \left. - 2\varphi_1'(\sigma) + \sigma^3 \chi_1''(\sigma)] \right\} = -\frac{R}{D} f_2(\sigma);$$

$$2 \operatorname{Re} \left\{ 2\lambda [\mp \delta_3 \sigma^2 \varphi_2'''(\sigma) \mp (2\delta_3 + \delta) \sigma \varphi_2''(\sigma) \mp 2(\delta + \delta_3) \varphi_2'(\sigma) \mp \right. \\ \left. \mp \delta_3 \sigma^3 \chi_2'''(\sigma) \mp (3\delta_3 + \delta) \sigma^2 \chi_2''(\sigma)] \pm \delta_3 \sigma^2 \varphi_1'''(\sigma) \pm [\alpha_1 + 1) \delta_3 + \delta] \sigma \varphi_1''(\sigma) + \right. \\ \left. + [1 \mp (\alpha_1 + 1)(\delta + \delta_3)] \varphi_1'(\sigma) + \frac{1}{6} \varphi_1(\sigma) + \sigma \chi_1'(\sigma) \pm (3\delta_3 + \delta) \sigma^2 \chi_1''(\sigma) \pm \right. \\ \left. \pm \delta_3 \sigma^3 \chi_1'''(\sigma) \right\} = \frac{1}{\mu h^2} f_3(\sigma); \quad (7)$$

$$2 \operatorname{Re} \left\{ i \left\{ \mp 2\lambda \delta_3 [\sigma^3 \varphi_2''(\sigma) + 4\sigma^2 \varphi_2'''(\sigma) + \sigma^4 \chi_2''''(\sigma) + 6\sigma^3 \chi_2'''(\sigma) + \right. \right. \\ \left. + 6\sigma^2 \chi_2''(\sigma)] \pm \delta_3 [\sigma^3 \varphi_1''''(\sigma) + (3 + \alpha_1) \sigma^2 \varphi_1'''(\sigma)] + \varphi_1'(\sigma) - \right. \\ \left. - \frac{1}{6} \varphi_1(\sigma) \pm \delta_3 [\sigma^4 \chi_1''''(\sigma) + 6\sigma^3 \chi_1'''(\sigma) + 6\sigma^2 \chi_1''(\sigma)] + \right. \\ \left. + \sigma \chi_1'(\sigma) \right\} \right\} = \frac{1}{\mu h^2} f_4(\sigma).$$

Тут і нижче верхній знак береться для внутрішньої області, а нижній - для внутрішньої. Функції $\varphi_2(\zeta)$ і $\chi_2(\zeta)$ визначають прогин пластинки [4]

$$W = 2 \operatorname{Re} [\bar{\zeta} \varphi_2(\zeta) + \chi_2(\zeta)] + W_0; \quad (8)$$

який задовольняє рівняння

$$D \Delta \Delta W = q; \quad (9)$$

q - поперечне навантаження на пластинку; D - циліндрична жорсткість пластинки; W_0 - частковий розв'язок рівняння (9).

Функції $\varphi_1(\zeta)$ і $\chi_1(\zeta)$ визначають функцію напружень Ері, тобто напружений стан пластинки [4]

$$U = \operatorname{Re} [\bar{\zeta} \varphi_1(\zeta) + \chi_1(\zeta)]; \quad (10)$$

$\kappa_1 = -\frac{3-\nu}{1+\nu}$; ν - коефіцієнт Пуассона; δ^1 ; δ_1 ; δ_2 ; δ_3 - відповідно жорсткості ребра на розтяг, згин і кручення; $\lambda = \frac{h_2}{h}$; h_0 - зміщення осі ребра відносно серединної площини пластинки; h - товщина пластинки; $f_i(\sigma)$ ($i=1,2,3,4$) - залежать від навантаження на ребро і W_0 [2].

При заміні $\frac{1}{\zeta} \varphi_i(\zeta) = \varphi_i^0(\zeta)$ задача (7) матиме вигляд задачі (1), (2).

Застосуванням запропонованої методики задача про вільне опирання пластинки по несиметричному ребру жорсткості зводиться до розв'язку системи чотирьох алгебраїчних рівнянь для визначення коефіцієнтів розкладу в ряд функцій $\varphi_1(\zeta)$; $\chi_1(\zeta)$; $\varphi_2(\zeta)$; $\chi_2(\zeta)$.

Визначник одержаної системи

$$\Delta_K^* = -\frac{2}{1+\nu} \left\{ (\delta_2 \kappa^2 + 2\kappa + \delta_1 \pm \nu \pm 1) \left\{ (\kappa^2 - 1) [(3-\nu) \kappa^2 \delta^1 + 2\kappa \mp (1-\nu)] \delta_3 + (2\kappa \pm 1 \mp \nu) \delta_1 \pm (1+\nu) \right\} + 12\lambda^2 (1-\nu) \left\{ (1+\nu) [(\kappa^2 - 1)^2 \delta_3 + \delta^1] + \kappa^2 (\kappa^2 - 1) [2\kappa \mp (1-\nu)] \delta^1 \delta_3 \right\} \right\} < 0,$$

а тому розв'язок її однозначний.

Для круглої пластинки радіуса R , навантаженої зосередженою силою в довільній точці $R \zeta_0$, розв'язок задачі матиме вигляд

$$\begin{aligned}
W = & \frac{PR^2}{16\pi D} \left\{ (\xi - \xi_0)(\bar{\xi} - \bar{\xi}_0) \ln \frac{(\xi - \xi_0)(\bar{\xi} - \bar{\xi}_0)}{(1 - \xi \bar{\xi}_0)(1 - \bar{\xi} \xi_0)} + (1 - \rho_0^2)(1 - \rho^2) \left[1 + \right. \right. \\
& + 2 \frac{1 + \nu + (1 - \nu)(\delta + \delta_3)}{(\delta_1 + 1 + \nu)[1 + \nu + (1 - \nu)(\delta + \delta_3)] + 12\lambda^2(1 - \nu^2)(\delta + \delta_3)} + \\
& \left. \left. + 4 \sum_{k=1}^{\infty} \left\{ (\kappa^2 - 1)[(3 - \nu)\delta \kappa^2 + 2\kappa + 1 - \nu]\delta_3 + (2\kappa + 1 - \nu)\delta + 1 + \nu \right\} \frac{\operatorname{Re}(\bar{\xi}_0 \xi)^k}{J_k} \right\}; \\
U = & -\frac{PR^2}{16\pi D} \lambda \mu h (1 - \rho_0^2) \left\{ \frac{(1 + \nu)(\delta + \delta_3)(1 - \rho^2)}{(\delta_1 + 1 + \nu)[1 + \nu + (1 - \nu)(\delta + \delta_3)] + 12\lambda^2(1 - \nu^2)(\delta + \delta_3)} + \right. \\
& + 2(1 + \nu)(1 - \rho^2) \sum_{k=1}^{\infty} [(\kappa^2 - 1)(\kappa^2 \delta + \kappa - 1) + \delta] \frac{\operatorname{Re}(\bar{\xi}_0 \xi)^k}{J_k} + \\
& \left. + 2 \sum_{k=1}^{\infty} (\kappa^2 - 1)(\kappa^2 \delta + \kappa - 1) \delta_3 \frac{\operatorname{Re}(\bar{\xi}_0 \xi)^k}{J_k} \right\};
\end{aligned}$$

де $J_k = -\frac{1 + \nu}{2} J_k^*$; $\rho_0 = |\xi_0|$; $\rho = |\xi|$.

Прийнявши $\lambda = 0$, дістанемо розв'язок задачі про згин пластинки, підкріпленої симетричним ребром жорсткості [5]. При $\delta_2 = \delta_3 = 0$ розв'язок задачі збігається з [3], де використовувались пом'якшені граничні умови.

На рис. 1, 2 показані залежності прогину під навантаженням від жорсткості δ_1 для різних λ . Вважалося, що ребро прямокутного поперечного перерізу шириною b і висотою h , і прийнято $\frac{b}{R} = \frac{1}{20}$, $\frac{b}{h} = 1$, $\frac{h}{R} = 3$, $\nu = 0.3$. Жорсткості δ^1 , δ_2 і δ_3 визначалися відповідно через δ_1 . Для порівняння наведено цю ж залежність (пунктиром) при пом'якшених граничних умовах.

Для безмежної пластинки з круговим отвором радіуса R , навантаженої зосередженою силою в довільній точці $R\xi_0$, розв'язок одержує у вигляді

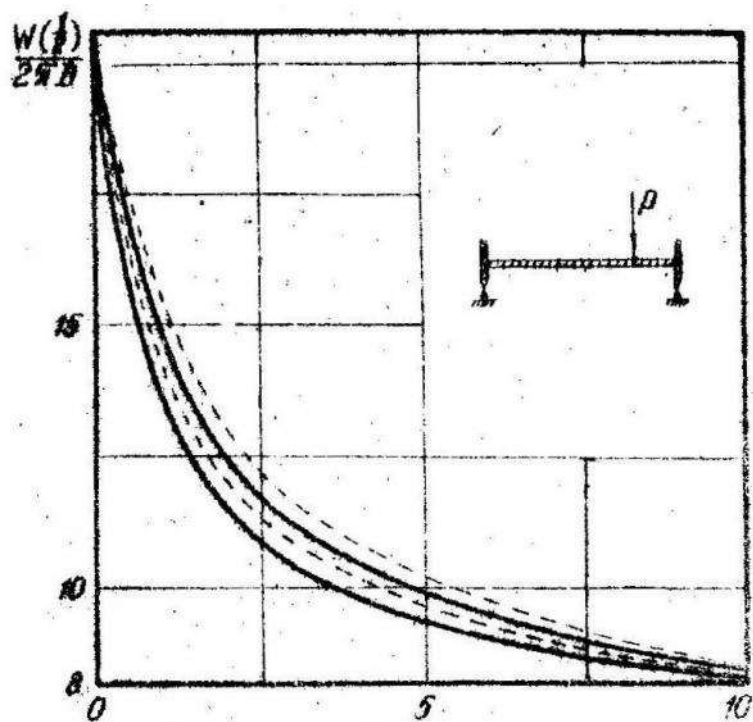


Рис. 1

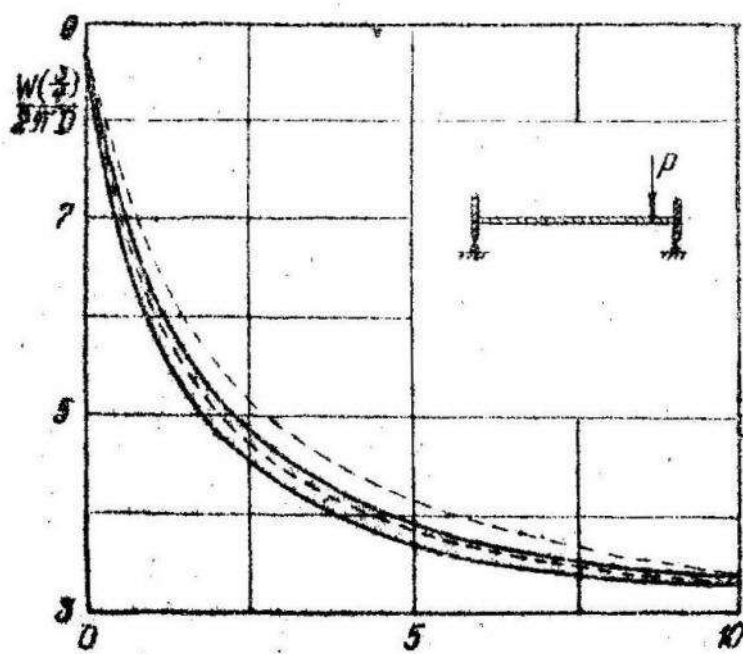


Рис. 2

$$W = \frac{PR^2}{16\pi D} \left\{ (\xi - \xi_0)(\bar{\xi} - \bar{\xi}_0) \ln \frac{(\xi - \xi_0)(\bar{\xi} - \bar{\xi}_0)}{(1 - \xi \bar{\xi}_0)(1 + \bar{\xi} \xi_0)} + 2 \ln(\rho_0) \cdot (\rho^2 - 1) + \right. \\ \left. + 2 \left[\rho_0^2 - 1 - 2 \frac{(\delta_1 - 1 - \nu)(1 + \delta^2 + \delta_3^2) + 12\lambda^2(1 - \nu)(\delta^2 + \delta_3^2)}{(\delta_1^2 + 1 - \nu)(1 + \delta^2 + \delta_3^2) + 12\lambda^2(1 - \nu)(\delta^2 + \delta_3^2)} \ln(\rho_0) \cdot \ln \rho + \right. \right. \\ \left. \left. + 4(1 - \rho_0^2)(1 - \rho^2) \sum_{\kappa=1}^{\infty} \left\{ (\kappa^2 - 1) [(3 - \nu)\kappa^2 \delta^2 + 2\kappa + 1 - \nu] \delta_3^2 + (2\kappa - 1 + \nu) \delta + (1 + \nu) \right\} \frac{Re(\bar{\xi}_0 \xi)^{-\kappa}}{J_{\kappa}} \right] \right\};$$

$$U = \frac{PR^2}{2\pi D} \ln \lambda \left\{ \frac{2(\delta^2 + \delta_3^2) \ln(\rho_0)}{(\delta_1^2 + 1 - \nu)(1 + \delta^2 + \delta_3^2) + 12\lambda^2(1 - \nu)(\delta^2 + \delta_3^2)} \ln \rho + \right. \\ \left. + (1 + \nu)(1 - \rho_0^2)(1 - \rho^2) \sum_{\kappa=1}^{\infty} [\delta^2 - (\kappa^2 - 1)(\kappa^2 \delta^2 + \kappa + 1) \delta_3^2] \frac{Re(\bar{\xi}_0 \xi)^{-\kappa}}{J_{\kappa}} + \right. \\ \left. + 2(1 - \rho_0^2) \sum_{\kappa=1}^{\infty} (\kappa^2 - 1)(2\kappa \delta^2 + 1 + \nu) \delta_3^2 \frac{Re(\bar{\xi}_0 \xi)^{-\kappa}}{J_{\kappa}} \right\};$$

де $J_{\kappa} = -\frac{1+\nu}{2} J_{\kappa}^*$; $\rho_0 = |\xi_0|$; $\rho = |\xi|$.

Прийнявши $\lambda = 0$, дістанемо $U = 0$, а W дає прогин пластинки з симетричним ребром жорсткості [5]. Якщо ж прийняти $\delta_2 = \delta_3 = 0$, то матимемо розв'язок задачі при пом'якшених граничних умовах [3].

На рис. 3, 4 побудовані графіки залежності прогину під силою від жорсткості на згин δ_1 і ексцентриситету λ . Для порівняння наведені ті ж графіки при пом'якшених граничних умовах.

Графіки рис. 1, 2, 3, 4 наочно демонструють вплив жорсткостей δ_2 і δ_3 на прогин під силою. Як і слід було чекати, з наближенням сили до границі пластинки зростає вплив цих жорсткостей на прогин.

Л і т е р а т у р а

1. М у с х е л и ш в и л и Н. И. Сингулярные интегральные уравнения. М., Физматгиз, 1962.
2. О щ и п к о Л. Й. Равновесие пластины с симметричными и несимметричными упругими ребрами. Автореферат канд. дисс. Львов, 1971.
3. О щ и п к о Л. Й. Упругое равновесие пластинки, опертой по несимметричному ребру жесткости. - "Динамика и прочность машин", 1972, № 15.

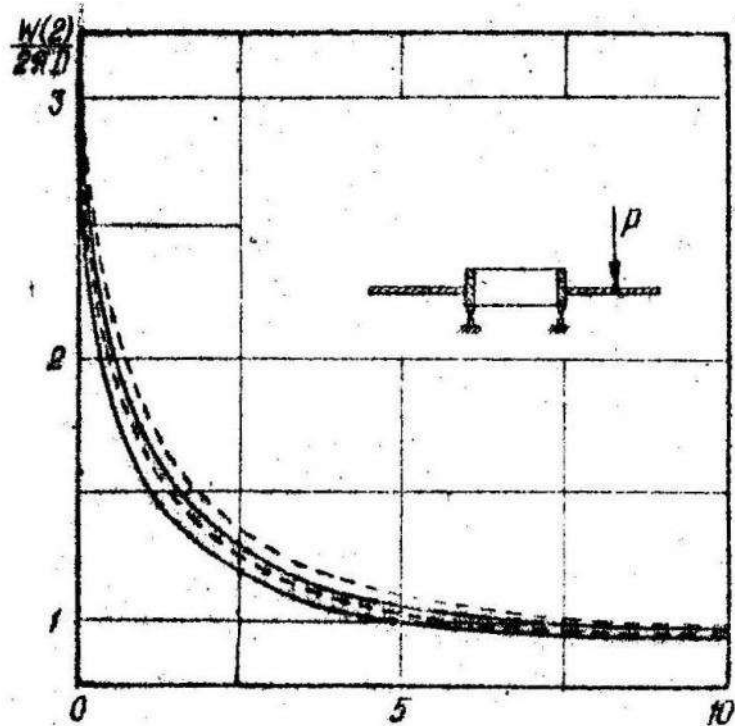


Рис. 3

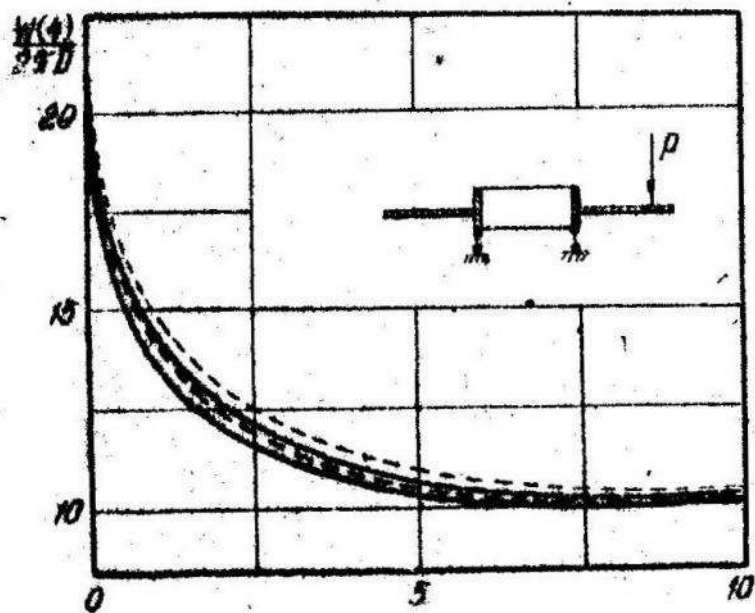


Рис. 4

4. Савин Г. Н., Флейшман Н. П. Пластинки и оболочки с ребрами жесткости. К., "Наукова думка", 1964,

5. Флейшман Н. П., Ощипко Л. И. Произвольный изгиб тонкой плиты с круглым опорным кольцом. - "Прикладная математика", 1966, т. II, вып. 4.

6. Хведелидзе Б. В. Об одной линейной граничной задаче Римана для системы аналитических функций. - "Сообщения АН Груз.ССР", 1943, т. IV.

УДК 539.370

В.М. Косарчин

ДО ЗАДАЧІ ПРО КРУЧЕННЯ СТЕРЖНІВ

Задача про пружне кручення призматичного стержня зводиться [2] до знаходження функції $\Phi(x, y)$, яка в області поперечного перерізу стержня Ω задовольняє рівняння

$$\frac{\partial^2 \Phi}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 \Phi}{\partial y^2} = -2 \quad (1)$$

і на її границі S умову

$$\Phi|_S = 0. \quad (2)$$

Нехай область поперечного перерізу стержня обмежена прямими $x = \pm \alpha$, $y = \pm \beta$ і дугами деяких кривих $S_1, S_2, \dots, S_n$, заданих параметрично $x^i = x^i(t)$, $y^i = y^i(t)$ ($i = 1, 2, \dots, n$).

Розв'язок задачі (1), (2) для випадку прямокутної області $-\alpha \leq x \leq \alpha$, $-\beta \leq y \leq \beta$ записуємо у вигляді Нав'є

$$\Phi_0 = - \sum_{l, m=1, 2, \dots} \frac{4\alpha^2 \beta^2 \gamma_{lm}}{\pi^2 (l^2 \beta^2 + m^2 \alpha^2)} \sin \frac{l\pi}{2} \left(\frac{x}{\alpha} + 1 \right) \sin \frac{m\pi}{2} \left(\frac{y}{\beta} + 1 \right),$$

де γ_{lm} - коефіцієнти розкладу правої частини рівняння (1):

$$-2 = \sum_{lm} \gamma_{lm} \sin \frac{l\pi}{2} \left(\frac{x}{\alpha} + 1 \right) \sin \frac{m\pi}{2} \left(\frac{y}{\beta} + 1 \right)$$