

СИНГУЛЯРНІ ІНТЕГРАЛЬНІ РІВНЯННЯ ДЛЯ ЦИЛІНДРИЧНОЇ ОБОЛОНКИ З ПОЗДОВЖНЬОЮ ТРІЩИНОЮ ПІД ДІЄЮ ЗМІННОГО В ЧАСІ НАВАНТАЖЕННЯ

Махоркін М.І.

ІППММ ім. Я.С.Підстригача НАН України м.Львів, вул. Наукова, 3-б, 79060,
mahorkin@ukr.net.

Оболонкові структури різної конфігурації широко використовуються в авіа- та ракетобудуванні, хімічному машинобудуванні, атомній енергетиці промислового будівництві тощо. Надійність конструкцій та систем, в які вони входять великою мірою залежить від наявності в оболонках гострокінцевих концентраторів напружень типу тріщин. Саме тому значне зацікавлення викликає теоретичне вивчення напружень та деформацій в околі такого роду дефектів чому присвячені численні наукові праці та дослідження. Серед них слід відзначити вивчення оболонок з тріщинами під дією змінного в часі навантаження оскільки визначальні співвідношення ускладнюються порівняно із дослідженнями для статичного навантаження. Такі навантаження часто виникають при експлуатації трубопроводів, у авіатехніці тощо.

Розглянемо замкнену безмежну циліндричну оболонку з наскрізним поздовжнім розрізом, довжина якого – $2l$ (рис. 1). Оберемо початок системи координат посередині розрізу та вважатимемо, що оболонка перебуває під дією поверхневого навантаження, яке змінюється за експоненціальним законом.

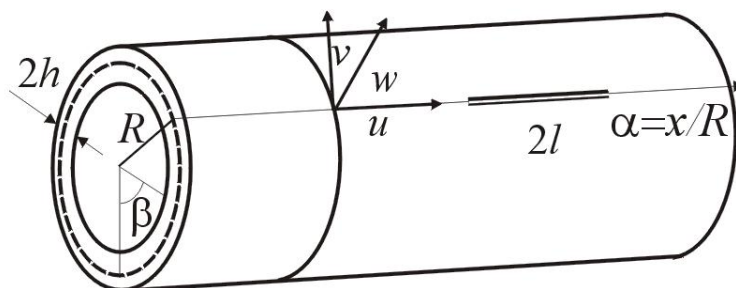


Рис. 1

За вказаних умов поле деформацій вздовж розрізу згідно з [1, 2] матиме такий вигляд:

$$\begin{aligned}\varepsilon_{\beta\beta}^0 &= \varepsilon_{\beta\beta}^* e^{\gamma\tau} = R^{-1} [v(\alpha, \tau)] \delta(\beta), \quad \varepsilon_{\alpha\beta}^0 = \varepsilon_{\alpha\beta}^* e^{\gamma\tau} = R^{-1} [u(\alpha, \tau)] \delta(\alpha), \\ \kappa_{\beta\beta}^0 &= \kappa_{\beta\beta}^* e^{\gamma\tau} = -R^{-1} \{ [\theta_\beta(\alpha, \tau)] \delta(\beta) - R^{-2} [w(\alpha, \tau)] \partial_\beta \delta(\beta) \}, \\ \kappa_{\alpha\beta}^0 &= \kappa_{\alpha\beta}^* e^{\gamma\tau} = -R^{-2} \partial_\alpha [w(\alpha, \tau)] \delta(\beta), \quad \varepsilon_{\alpha\alpha}^0 = \kappa_{\alpha\alpha}^0 = 0,\end{aligned}\quad (1)$$

де ε_{ij}^* , κ_{ij}^* ($i, j = \alpha, \beta$) – частина, що не залежить від часу; $[u(\alpha)]$, $[v(\alpha)]$, $[w(\alpha)]$, $[\theta_\beta(\alpha)]$ – стрибки переміщень та кутів повороту (див. [1]); τ – час; γ – деякий сталий коефіцієнт розмірності [c^{-1}]; $\partial_j^n = \frac{\partial^n}{\partial j^n}$ ($n = 1, 2, 3, \dots$).

Система рівнянь рівноваги згідно з [1, 3] матиме вигляд

$$L_{k1}u + L_{k2}v + L_{k3}w - R^2 c_\tau^{-2} \ddot{g}_k = q_k^{0*} \quad (k = 1, 2, 3), \quad (2)$$

де L_{km} ($m = 1, 2, 3$) – оператори аналогічні поданим у [1, 2]; $g_1 = u$; $g_2 = v$; $g_3 = w$; q_i^{0*} – праві частини рівнянь, котрі обчислюють за поданнями [1] з урахуванням вигляду поля деформацій (1); $c_\tau^2 = E\rho^{-1}(1-\nu^2)^2$.

Використовуючи операторний метод подамо розв'язок системи диференціальних рівнянь (2) у такому вигляді:

$$\begin{aligned}u(\alpha, \tau) &= u^*(\alpha) e^{\gamma\tau} = R \sum_{j=2}^3 (L_{ju}^* \varphi_j + P_{ju}^* \psi_j) e^{\gamma\tau}, \\ v(\alpha, \tau) &= v^*(\alpha) e^{\gamma\tau} = R \sum_{j=2}^3 (L_{jv}^* \varphi_j + P_{jv}^* \psi_j) e^{\gamma\tau}, \\ w(\alpha, \tau) &= w^*(\alpha) e^{\gamma\tau} = R \sum_{j=2}^3 (L_{jw}^* \varphi_j + P_{jw}^* \psi_j) e^{\gamma\tau}.\end{aligned}\quad (3)$$

Тут $L_{kl}^* = L_{kl} + L_{kl}^{**}$, $P_{kl}^* = P_{kl} + P_{kl}^{**}$ ($l = u, v, w$), де L_{kl} , P_{kl} – оператори тотожні поданим у [1] для випадку статичного навантаження, а L_{kl}^{**} , P_{kl}^{**} – оператори які враховують динамічне навантаження і мають такий вигляд:

$$\begin{aligned}L_{2u}^{**} &= \gamma_1^2 \left[4\nu \partial_\alpha^3 - 2\nu(1-\nu)^{-2} (\partial_\alpha^5 + \partial_\alpha \partial_\beta^4 + 2\partial_\alpha^3 \partial_\beta^2 - \partial_\alpha \partial_\beta^3) + \right. \\ &\quad \left. + c_1^{-2} (\nu \partial_\alpha^3 - \partial_\alpha \partial_\beta^2) \right] - \gamma_1^4 2\nu c_1^{-2} (1-\nu)^{-1} \partial_\alpha, \\ L_{3u}^{**} &= \gamma_1^2 \left[\partial_\beta^3 - \partial_\beta^5 - 2\partial_\alpha^2 \partial_\beta^3 - \partial_\alpha^4 \partial_\beta + c_1^{-2} (\partial_\beta^3 - \partial_\beta - \nu \partial_\alpha^2 \partial_\beta) \right] - \gamma_1^4 c_1^{-2} \partial_\beta, \\ P_{u2}^{**} &= -\gamma_1^2 (1-\nu) \left[2\nu^2 \partial_\alpha^3 + (1+3\nu) \partial_\alpha \partial_\beta^2 \right], \quad P_{u3}^{**} = -2\gamma_1^2 (1+3\nu) \partial_\alpha^2 \partial_\beta,\end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
L_{2\nu}^{**} &= -\gamma_1^2 2\nu(1-\nu)^{-1} \left[\partial_\beta^5 + \partial_\beta^3 + 2\partial_\alpha^2 \partial_\beta^3 + \partial_\alpha^4 \partial_\beta + (2-\nu) \partial_\alpha^2 \partial_\beta - \right. \\
&\quad \left. - 0,5c_1^{-2}(1-\nu) \left(\partial_\beta^3 + (2+\nu) \partial_\alpha^2 \partial_\beta \right) \right] - \gamma_1^4 2c_1^{-2}(1-\nu)^{-1} \partial_\beta, \\
L_{3\nu}^{**} &= \gamma_1^2 \left[c_1^{-2} \left(\partial_\alpha^3 - \partial_\alpha - \nu \partial_\alpha \partial_\beta^2 \right) - \partial_\alpha^2 - \partial_\alpha \partial_\beta^4 - 2\partial_\alpha^3 \partial_\beta^2 \right] - \gamma_1^4 c_1^{-2} \partial_\alpha, \\
P_{2\nu}^{**} &= -\gamma_1^2 (1-\nu) \left[\partial_\alpha^2 \partial_\beta - 2(1-\nu)^{-1} \partial_\beta - (1+\nu)(1-\nu)^{-1} \partial_\beta^3 - \right. \\
&\quad \left. - c_1^2 2(1-\nu) \partial_\alpha^4 \partial_\beta \right] - \gamma_1^4 2(1-\nu)^{-1} \partial_\beta, \\
P_{3\nu}^{**} &= \gamma_1^4 4 \left[\partial_\alpha^3 - \partial_\alpha - 2(1+\nu) \partial_\alpha \partial_\beta^2 - c_1^2 \left(\partial_\alpha^5 + \nu \partial_\alpha^3 \partial_\beta^2 \right) \right] - 4\gamma_1^4 \partial_\alpha, \\
L_{2w}^{**} &= \gamma_1^4 2c_1^{-2}(1-\nu)^{-1} - \gamma_1^2 \left[2(2-\nu)(1-\nu)^{-1} \partial_\alpha^2 \partial_\beta^2 + c_1^{-2} \left(\partial_\beta^2 + (3+2\nu) \partial_\alpha^2 \right) \right], \\
L_{3w}^{**} &= \gamma_1^2 \left[\partial_\alpha \partial_\beta^2 + (2-\nu) \partial_\alpha^3 \partial_\beta - c_1^{-2} (1+\nu) \partial_\alpha \partial_\beta \right], \\
P_{2w}^{**} &= \gamma_1^2 (1-\nu)^{-1} \left[2\partial_\beta^2 + (3-\nu) \left(\partial_\beta^4 + \nu \partial_\alpha^4 + (1+\nu) \partial_\alpha^2 \partial_\beta^2 \right) \right] - \gamma_1^4 2(1-\nu) \left(\partial_\beta^2 + \nu \partial_\alpha^2 \right) \\
P_{3w}^{**} &= \gamma_1^2 \left[4\partial_\alpha \partial_\beta^2 + 2(3-\nu) \left(\partial_\alpha \partial_\beta^3 + \partial_\alpha^3 \partial_\beta \right) \right] - 4\gamma_1^4 \partial_\alpha \partial_\beta, \quad \gamma_1 = R^2 \gamma^2 c_\tau^{-2}.
\end{aligned}$$

Функції φ_j , ψ_j визначають з рівнянь:

$$D\varphi_2 = \varepsilon_{22}^*, \quad D\varphi_3 = \varepsilon_{12}^*, \quad D\psi_2 = R\kappa_{22}^*, \quad D\psi_3 = R\kappa_{12}^*, \quad (4)$$

де оператор D має вигляд $D = D^0 + D^* + D^{**}$.

Тут D^0 і D^* – оператори, вигляд яких збігається із поданим у [1] для випадку статичного навантаження, а D^{**} – оператор, що враховує динамічність навантаження –

$$\begin{aligned}
D^{**} &= 2\gamma_1^4 (1-\nu)^{-1} c_1^{-2} \left\{ (8-2\nu^2) \partial_\alpha^4 \partial_\beta^2 + c_1^2 \left[\left(\partial_\alpha^2 + \partial_\beta^2 \right)^2 - \partial_\beta^2 - 2(1-\nu) \partial_\alpha^2 \right] \right\} + \\
&+ \gamma_1^2 \left\{ c_1^{-2} \left[\left(\partial_\alpha^2 + \partial_\beta^2 \right)^2 - \partial_\beta^2 - (3+2\nu) \partial_\alpha^2 \right] + 2(1-\nu)^{-1} \left[0,5(\nu-3) \left(\partial_\alpha^2 + \partial_\beta^2 \right)^3 - \right. \right. \\
&\quad \left. \left. - 0,5(3+\nu) \partial_\beta^4 + 2(1-\nu) \left(\partial_\alpha^4 - \partial_\beta^2 \right) - (2-\nu^2) \partial_\alpha^2 \partial_\beta^2 \right] - \right. \\
&\quad \left. - 2c_1^2 \left[2(1-\nu) \partial_\alpha^6 + (1-\nu^2) \partial_\alpha^4 \partial_\beta^2 \right] \right\} + 2\gamma_1^6 (1-\nu)^{-1} c_1^{-2}
\end{aligned}$$

Відтак, використавши перетворення Фур'є, з'ясуємо, що функції φ_j , ψ_j описуються виразами поданими в [2], якщо в них формально замінити

$[u]$, $[v]$, $[w]$, $[\theta_\beta]$ на $[u^*]$, $[v^*]$, $[w^*]$, $[\theta_\beta^*]$. Функція $\Phi_n(\alpha, \beta)$, котра входить у ці вирази, обчислюється за такою ж формулою, як і в [1] де слід прийняти $n = 0, 1, 2, 3, \dots$, а $y_i (i = \overline{1, 8})$ – корені такого рівняння:

$$y^8 + A_1 y^6 + A_2 y^4 + A_3 y^2 + A_0 = 0, \quad (5)$$

$$A_6 = 4n^2 + \gamma_1^2 (3 - \nu)(1 - \nu),$$

$$A_4 = 6n^4 + (1 - \nu^2)c_1^{-2} + 2\gamma_1^4(1 - \nu)^{-1} + \gamma_1^2 [c_1^{-2} + n^2 3(3 - \nu)(1 - \nu)^{-1} - 2n^2(4 - \nu^2)],$$

$$A_2 = n^4(n^2 - 1)^2 + \gamma_1^4 [c_1^{-2}(3 - \nu)(1 - \nu)^{-1} + 4n^2(1 - \nu)] + \gamma_1^2 [c_1^{-2}(3 + 2\nu) + n^2 2c_1^{-2} + 3n^4(3 - \nu)(1 - \nu)^{-1}],$$

$$A_0 = n^4(n^2 - 1)^2 + \gamma_1^4(1 - \nu)^{-1}(n^2(3 - \nu)c_1^{-2} + 2n^4 + 2c_1^{-2}) + 2\gamma_1^6 c_1^{-2}(1 - \nu)^{-1} + \gamma_1^2 c_1^{-2}(n^2 + n^4).$$

Виконавши дії та перетворення аналогічні до описаних у [1], отримаємо, систему сингулярних інтегральних рівнянь для визначення похідних від стрибка функцій переміщень та кутів повороту. Відзначимо, що загальний вигляд отриманих рівнянь аналогічний до виведених у [1], а їх ядра можна подати у вигляді

$$K_{ij} = K_{ij}^0 + K_{ij}^* + K_{ij}^{**}$$

де K_{ij}^0 – сингулярна частина, тотожна поданій у [1]; $K_{ij}^* + K_{ij}^{**}$ – регулярна частина, у якій складова K_{ij}^{**} враховує динамічність навантаження, їхній вигляд не подаємо через громіздкість.

1. Кушнір Р.М., Николишин М. М., Осадчук В.А. Пружний та пружно-пластичний граничний стан оболонок з дефектами – Львів: СПОЛОМ, 2003. – 318 с.
2. Осадчук В.А. Напряженно-деформированное состояние и предельное равновесие оболочек с разрезами. Киев: Наук. Думка, 1985. – 221 с.
3. Подстригач Я. С., Швець Р. Н. Термоупругость тонких оболочек. – Киев: Наук. думка, 1978. – 344 с.

SINGULAR INTEGRAL EQUATIONS FOR CYLINDRICAL SHELL WITH A LONGITUDINAL CRACK UNDER TIME-VARYING LOADING

An elastic cylindrical isotropic shell with a longitudinal crack under surface loading, in time according to exponential law, has been considered. A system of singular integral equations has been constructed. The solutions of these equations enable the study of the stress state near the crack tips.