

УДК 536.12+517.958

## СТАЦІОНАРНА ТЕМПЕРАТУРНА ЗАДАЧА ЦИЛІНДРИЧНОЇ ОБОЛОНКИ З ДВОСТОРОННІМИ БАГАТОШАРОВИМИ ПОКРИВАМИ

Н. О. Гембара

*Українська академія друкарства,  
вул. Під Голоском, 19, Львів, 79020, Україна*

*Розглянуто стаціонарне температурне поле в циліндричній оболонці з двосторонніми покриттями. Для визначення температурного поля в довільній оболонці з двосторонніми багатошаровими покриттями побудовано модель, за якою вплив багатошарових покриттів на розподіл температури в оболонці зводиться до узагальнених умов теплообміну із зовнішніми середовищами на поверхні оболонки. Матеріали оболонки та покриттів мають різні теплофізичні характеристики.*

**Ключові слова:** *теплопровідність, циліндрична оболонка, багатошарові покриття.*

**Постановка проблеми.** Циліндричні оболонки є основним несучим та технологічним елементом конструкцій та машин у багатьох галузях сучасної промисловості. Широко застосовуються циліндричні оболонкові елементи і в сучасній поліграфії. Для захисту від впливу агресивного середовища, високотемпературної корозії, зміцнення, теплоізоляції, й інтенсифікації передачі тепла їх часто покривають тонкими шарами інших матеріалів з різними теплофізичними характеристиками.

Для оцінки несучої здатності конструкцій, до складу яких входять тонкостінні деталі, а також для забезпечення технологічного процесу необхідно мати точні та надійні методи розрахунку цих елементів під дією навантажень різного виду.

Нерівномірні температурні впливи, які викликають температурні напруження, суттєво впливають на несучу здатність конструкції загалом. Величина і закон розподілу температурних напружень залежить від характеру температурного поля. Відомий розподіл температури за товщиною та твірній циліндричної оболонки, з покриттями дають змогу також забезпечити відповідну якість технологічного процесу.

**Аналіз останніх досліджень та публікацій.** Дослідження з термомеханіки тонкостінних елементів опубліковані у монографіях Я. С. Підстригача та його послідовників [1–3]. З метою зміцнення таких елементів, захисту їх від дії агресивного середовища, надання їм естетичного вигляду та для інших технологічних потреб на поверхні оболонкових елементів наносять багатошарові покриття з різними теплофізичними і механічними характеристиками.

Математичні моделі теплопровідності елементів конструкцій з покриттями та методи їх реалізації, необхідні для аналізу і прогнозування працездатності є актуальними практичними завданнями і мають великий практичний інтерес [4–7].

**Мета статті** — реалізація математичної моделі для визначення стаціонарного розподілу температури в циліндричній оболонці з двосторонніми багатошаровими

покривами та дослідження впливу теплофізичних властивостей покривів на температурне поле системи оболонка-покриви.

**Виклад основного матеріалу дослідження.** Розглянемо температурне поле в тонкостінній циліндричній оболонці з двосторонніми покривами, яка ззовні та всередині нагрівається через конвективний теплообмін із середовищами. Температуру зовнішнього і внутрішнього середовищ, що оточують оболонку, вважаємо функцією осової координати  $x = z/h_0$  і часу  $f = \frac{\lambda_0}{h_0^2 c_0} \cdot \tau$ :

$$t_c = \varphi(x, f), \quad (1)$$

де  $h_0$  — товщина оболонки,  $c_0$  — теплоємність оболонки,  $\lambda_0$  — коефіцієнт теплопровідності оболонки,  $\tau$  — час.

Розв'язок рівняння теплопровідності [8]:

$$h_0^2 p_0^2 \cdot T_1 - \varepsilon_0 T_1 - \varepsilon^* T_2 = -(\varepsilon t_c + \varepsilon^* t_c^*),$$

$$h_0^2 p_0^2 \cdot T_2 - 3(1 + \varepsilon_0) \cdot T_2 - 3\varepsilon^* T_1 = -3(\varepsilon t_c^* + \varepsilon^* t_c),$$

де  $T_1 = \frac{1}{2h_0} \int_{-h_0}^{h_0} t_0 d\gamma$ ;  $T_2 = \frac{3}{2h_0^2} \int_{-h_0}^{h_0} \gamma t_0 d\gamma$  — інтегральні характеристики температури,

$\varepsilon_0 = \frac{h_0}{2} \left( \frac{\alpha_0}{\lambda_0} + \frac{\alpha_{0n}}{\lambda_{0n}} \right)$ ,  $\varepsilon = \frac{h_0}{2} \left( \frac{\alpha_{0m}}{\lambda_{0m}} + \frac{\alpha_{0n}}{\lambda_{0n}} \right)$  — параметри, що залежать від теплофізичних характеристик оболонки та покривів, отримуємо використовуючи перетворення Фур'є.

Для нескінченно довгої циліндричної оболонки:

$$T_1(x, f) = \frac{\varepsilon}{\sqrt{2\pi}} \int_{-\infty}^{+\infty} d\zeta \int_0^f \varphi(\zeta, \tau) e^{-(\zeta^2 + \varepsilon)(f - \tau)} e^{-i\zeta x} d\tau. \quad (2)$$

Якщо поле стаціонарне, то

$$T_1 = \frac{\varepsilon}{\sqrt{2\pi}} \int_{-\infty}^{+\infty} \frac{\varphi(\zeta)}{\zeta^2 + \varepsilon} e^{-i\zeta x} d\zeta. \quad (3)$$

При  $\varphi(x, f) = \delta(x)$  маємо  $\varphi(\zeta, f) = \frac{1}{\sqrt{2\pi}}$ ,

$$T_1(x, f) = \frac{\varepsilon}{2\pi} \int_{-\infty}^{+\infty} \frac{1}{\zeta^2 + \varepsilon} (1 - e^{-(\zeta^2 + \varepsilon)f}) e^{-i\zeta x} d\zeta. \quad (4)$$

Тоді після підстановки формула (4) набуде вигляду:

$$T_1 = \frac{\sqrt{\varepsilon}}{4} (e^{|\zeta|\sqrt{\varepsilon}} (\operatorname{erf} x_1 - 1) + e^{-|\zeta|\sqrt{\varepsilon}} (\operatorname{erf} x_2 + 1)), \quad (5)$$

де  $x_1 = \sqrt{\varepsilon f} \left( 1 + \frac{|x|}{2\sqrt{\varepsilon f}} \right)$ ,  $x_2 = \sqrt{\varepsilon f} \left( 1 - \frac{|x|}{2\sqrt{\varepsilon f}} \right)$ .

Дослідили температурне поле в циліндричній оболонці для випадку, коли температура зовнішнього середовища задана у вигляді

$$\varphi(x, f) = \begin{cases} 0, & x < 0 \\ 1, & x > 0 \end{cases}$$

Цей розв'язок отримано у вигляді:

$$T_1(x, f) = \frac{\varepsilon}{2} \left( \frac{1 - e^{-\varepsilon f}}{\varepsilon} + \frac{1}{4} e^{-\sqrt{\varepsilon}|x|} \operatorname{erfc} \left( \frac{1}{2} \frac{|x|}{\sqrt{f}} - \sqrt{\varepsilon f} \right) + \frac{1}{4} e^{\sqrt{\varepsilon}|x|} \operatorname{erfc} \left( \frac{1}{2} \frac{|x|}{\sqrt{f}} + \sqrt{\varepsilon f} \right) \right), x < 0,$$

$$T_1(x, f) = \frac{\varepsilon}{2} \left( \frac{1 - e^{-\varepsilon f}}{\varepsilon} - \frac{1}{4} e^{-\sqrt{\varepsilon}|x|} \operatorname{erfc} \left( \frac{1}{2} \frac{|x|}{\sqrt{f}} - \sqrt{\varepsilon f} \right) - \frac{1}{4} e^{\sqrt{\varepsilon}|x|} \operatorname{erfc} \left( \frac{1}{2} \frac{|x|}{\sqrt{f}} + \sqrt{\varepsilon f} \right) \right), x > 0. \quad (6)$$

Для стаціонарного режиму, тобто при  $f \rightarrow \infty$  рівняння спрощується ще більше:

$$T_1(x) = \begin{cases} \frac{1}{2} e^{-\sqrt{\varepsilon}|x|} & x < 0 \\ 1 - \frac{1}{2} e^{-\sqrt{\varepsilon}|x|} & , x > 0. \end{cases} \quad (7)$$

На рис. 1 подано зміну в часі температури в різних місцях уздовж поверхні циліндричної оболонки.

Ці графіки дають можливість оцінити величину максимально можливої температури циліндричної оболонки під час високотемпературного нагріву зовнішнім середовищем її частини.

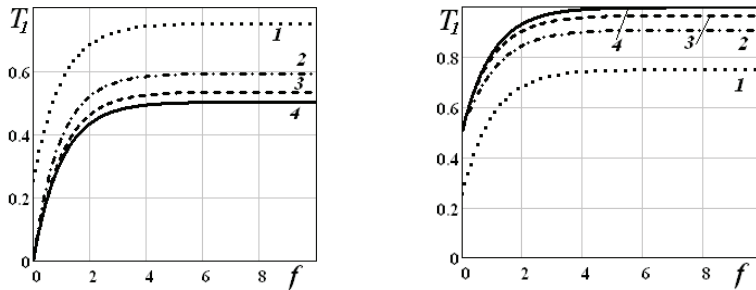


Рис. 1. Зміна температури з часом в різних точках вздовж циліндричної оболонки (1 –  $|x|=0$ ; 2 –  $|x|=1$ ; 3 –  $|x|=2$ ; 4 –  $|x|=5$ ).

На рис. 2 показано графік стаціонарного розподілу температури згідно з (7).

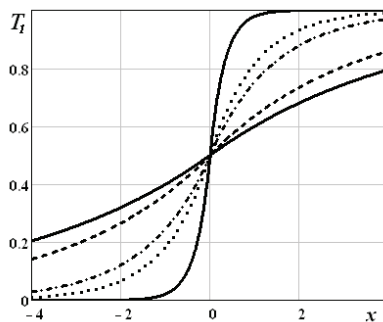


Рис. 2. Стаціонарний розподіл температури вздовж циліндричної оболонки (1 –  $f=0,1$ ; 2 –  $f=0,5$ ; 3 –  $f=0,8$ ; 4 –  $f=1$ ; 5 –  $f=10$ ).

**Висновки.** Отже, у цій роботі на основі побудованих вихідних співвідношень сформульовано крайову задачу теплопровідності для нескінченної циліндричної оболонки з двосторонніми покриттями.

Застосовуючи інтегральні перетворення Фур'є, одержано у замкненому вигляді точний розв'язок модельної задачі стаціонарного процесу теплопровідності.

### СПИСОК ВИКОРИСТАНИХ ДЖЕРЕЛ

1. Підстригач Я. С., Ярема С. Я. Температурні напруження в оболонках. Київ : АН УРСР, 1961. 212 с.
2. Підстригач Я. С. Вибрані праці. Київ : Наукова думка, 1995. 460 с.
3. Шевчук В. А. Обобщенные граничные условия теплообмена тела со средой через многослойное тонкое покрытие. Математичні методи і фізико-механічні поля. 1995. Вип. 38. С. 116–120.
4. Шевчук В. А. Нестационарна одновимірна задача теплопровідності для циліндра з тонким багат шаровим покриттям. Математичні методи та фізико-механічні поля. 2011. 54. № 2. С. 179–185.
5. Шевчук В. А. До побудови узагальнених граничних умов конвективного теплообміну тіл із середовищем через тонкі неплоскі покриття. Доповіді НАН України. 2011. № 7. С. 34–37.
6. Гембара В. М., Гембара Н. О. Моделирование теплопроводности та термopужности тонких оболочек з багат шаровим покриттям. 7-й міжнародний симпозиум українських інженерів-механіків у Львові: тези доповідей. 2005. С. 52.
7. Лучко Й. Й., Гембара Н. О., Гембара В. М. Оптимізація теплопередачі тонких оболочек з одностороннім багат шаровим покриттям. Механіка і фізика руйнування будівельних матеріалів та конструкцій. 2012. Вип. 9. С. 43–49.
8. Гембара Н. О., Лучко Й. Й. Моделирование теплопроводности оболочек з двостороннім багат шаровим покриттям. Вісник Тернопільського національного технічного університету: науковий журнал. 2013. № 1. С. 222–230.

### STATIONARY TEMPERATURE PROBLEM OF CYLINDRICAL SHELL WITH BILATERAL MULTILAYER COVERS

N. O. Hembara

*Ukrainian Academy of Printing,  
19 Pid Holoskom St., Lviv, 79020, Ukraine*

*The stationary temperature field in a cylindrical shell with bilateral covers has been considered. The model for finding the temperature field in an arbitrary shell with two-sided multilayer covers has been constructed. The effect of multilayer covers on temperature distribution in the shell has been regulated by the generalized conditions of heat exchange with the environment on the surface of the shell. Materials of the shell and covers have different thermal properties.*

**Keywords:** heat transfer, cylindrical shell, multilayer covers.

*Стаття надійшла до редакції 00.00.2018.*