

УДК 539.3

Кушнір Р. М.¹, д. ф.-м. н., проф., член-кор. НАН
України,
Попович В. С.¹, д. т. н., проф.

Про визначення усталеного термопруж- ного стану багат шарових структур за високотемпературного нагрівання

На прикладі багат шарової пластини ілю-
струється методика визначення усталеного
термопружного стану багат шарових струк-
тур за високотемпературного їх нагрівання вну-
трішніми джерелами тепла та складного (кон-
вективного, променевого чи конвективно-про-
меневого) теплообміну із оточуючими середови-
щами через обмежуючі поверхні. Ця методика
ґрунтується на класичному математичному
апараті, через що є доступною для застосуван-
ня сучасним інженерам.

Ключові слова: багат шарова пластинка, тер-
мочутливий матеріал, температура, темпера-
турні напруження.

¹ Інститут прикладних проблем механіки і мате-
матики ім. Я. С. Підстригача НАН України,
79060, м. Львів, вул. Наукова, 3-Б, e-mail:
dyrector@iapmm.lviv.ua; dept19@iapmm.lviv.ua

Для адекватного визначення розподілу темпе-
ратури та компонент термопружного стану в ша-
руватих елементах конструкцій, які працюють в
умовах високотемпературного нагрівання вико-
ристовують модель термочутливого тіла (врахо-
вує залежність характеристик матеріалу та коефі-
цієнтів теплообміну від температури) [1-3]. При
цьому, визначенню компонент статичного чи
квазістатичного напружено-деформованого стану
передують знаходження відповідного розподілу
температури, який визначають з нелінійної задачі
теплопровідності. Переважно цю задачу частково
лінеаризують шляхом введення змінної Кірхгофа.
При визначенні стаціонарних температурних по-
лів в отриманій на змінну Кірхгофа задачі нелі-
нійними будуть умови, отримані із рівності тем-
ператур на межах контакту сусідніх шарів, та
умови, отримані з умов складного (конвективно-
го, променевого чи конвективно-променевого)
теплообміну із зовнішніми середовищами через
обмежуючі поверхні. В роботах [4, 5] пропону-
ється методика побудови розв'язків таких задач,
яка істотно використовує апарат узагальнених
функцій і незалежно від кількості шарів зводить

R. M. Kushnir¹, Dr. Sci. (Phys.-Math.), Prof., Cor.
Memb. of NASU,
V. S. Popovych¹, Dr. Sci. (Tech.), Prof.

On determination of steady thermoelastic state of multilayered structures under high- temperature heating

On the example of multilayered plate method of
determining the steady thermoelastic state of multi-
layered structures under high-temperature their
heating by internal heat sources and complex (con-
vective, radiant or convective-radiant) heat exchan-
ge with the environment through the limiting surfa-
ces is illustrated. This method is based on the clas-
sical mathematical apparatus because it is under-
standable for the application by modern engineers.

Key Words: multilayered plate, heat-sensitive
material, temperature, thermal stressed.

¹ Pidstryhach Institute for Applied Problems of
Mechanics and Mathematics of NASU,
79060, L'viv, Naukova 3-b, e-mail:
dyrector@iapmm.lviv.ua; dept19@iapmm.lviv.ua

проблему до розв'язання (залежно від умов теп-
лообміну на обмежуючих поверхнях) одного або
системи двох нелінійних алгебричних рівнянь,
розв'язування яких слід здійснити числовими ме-
тодами. При цьому відкритим залишається прин-
ципове питання вибору початкового наближення
шуканих розв'язків.

Нижче, на прикладі багат шарової пластини з
плоско паралельними межами поділу ілюструєть-
ся методика розв'язання таких задач, в якій вико-
ристовується класичний математичний апарат,
через що є широкодоступною та простою в засто-
суванні. Вона, залежно від умов теплообміну на
зовнішніх поверхнях, дозволяє отримати точний
розв'язок або звести проблему до числового роз-
в'язання одного нелінійного алгебричного рів-
няння зі зрозумілим способом вибору початково-
го наближення його розв'язку.

Формулювання задачі

Розглянемо n -шарову пластину (рис. 1), на
кожній з обмежувальних поверхонь $z = z_1$ і

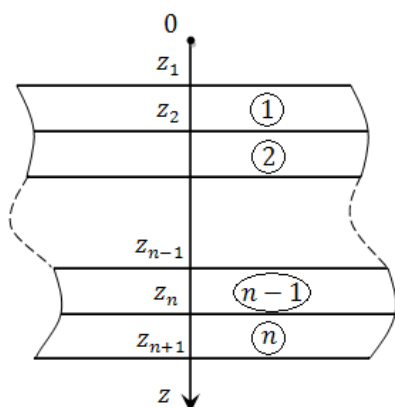


Рис. 1. n -шарова пластина

$z = z_{n+1}$ якої задані сталі температури чи теплові потоки або умови конвективного, променевого чи конвективно-променевого теплообміну із зовнішніми середовищами сталих температур. Між ізотропними контактуючими шарами, коефіцієнти теплопровідності яких є різні і залежать від температури, існує ідеальний тепловий контакт. У кожному із шарів наявні рівномірно розподілені по нормальних до осі z площинах джерела тепла. Стационарне температурне поле такої пластини описує система рівнянь теплопровідності [1, 6]

$$\frac{d}{dz} \left[\lambda_i^{(i)}(t_i) \frac{dt_i}{dz} \right] = -W_i(z), \quad i = \overline{1, n}, \quad (1)$$

з умовами контакту сусідніх шарів

$$t_i|_{z=z_{i+1}} = t_{i+1}|_{z=z_{i+1}}, \quad i = \overline{1, n-1}, \quad (2)$$

$$\lambda_i^{(i)}(t_i) \frac{dt_i}{dz} \Big|_{z=z_{i+1}} = \lambda_{i+1}^{(i+1)}(t_{i+1}) \frac{dt_{i+1}}{dz} \Big|_{z=z_{i+1}}, \quad i = \overline{1, n-1}, \quad (3)$$

де t_i – абсолютна температура, а $\lambda_i^{(i)}(t_i)$ – залежний від температури коефіцієнт теплопровідності i -го шару пластини, $W_i(z)$ – густина джерел тепла в i -му шарі. Для повного формулювання математичної моделі для визначення температури багатшарової пластини до (1) – (3) слід долучити умови на обмежувальних поверхнях, можливі варіанти яких розглянемо дещо пізніше.

Для зручності подальших викладок введемо безрозмірні температури $T_i = t_i/t_0$ та координату $\bar{z} = z/l_0$, де t_0 і z_0 вибрані нами відлікова температура та характерний розмір. Коефіцієнти теплопровідності шарів подано у вигляді $\lambda_i^{(i)}(t_i) = \lambda_0^{(i)} \lambda_*^{(i)}(T_i)$, де множники з нуликом – сталі

величини, які мають розмірності коефіцієнта теплопровідності, а з зірочкою – безрозмірні функції, що описують залежності коефіцієнтів теплопровідності від безрозмірних температур. Зауважимо, що у довідковій літературі, залежності характеристик матеріалів від температури, переважно, наводять у табличному вигляді. Для використання у теоретичних дослідженнях, у більшості випадків, їх апроксимують певними аналітичними виразами (лінійними, квадратичними і т. інше), використовуючи при цьому для відшукання невідомих параметрів апроксимації метод найменших квадратів.

Нехай коефіцієнти теплопровідності матеріалів шарів задані у діапазоні температур $[t_p, t_k]$. Тоді, найбільш поширену, лінійну апроксимацію їх температурної залежності можна подати у вигляді

$$\lambda_i^{(i)}(t_i) = \lambda_0^{(i)} [1 + k_i(T_i - T_p)], \quad (4)$$

де $\lambda_0^{(i)}$ – значення коефіцієнтів теплопровідності матеріалів шарів при мінімальній температурі T_p з діапазону їх задання.

Густини джерел тепла W_i подамо у вигляді $W_i = w_0^{(i)} w_*^{(i)}(\bar{z})$, де $w_0^{(i)}$ – розмірні величини, а $w_*^{(i)}(\bar{z})$ – безрозмірні функції, що описують просторовий розподіл джерел тепла.

У введених безрозмірних величинах рівняння (1) та умови контакту (2) і (3) набувають вигляду

$$\frac{d}{d\bar{z}} \left[\lambda_*^{(i)}(T_i) \frac{dT_i}{d\bar{z}} \right] = -Po_i w_*^{(i)}(\bar{z}), \quad i = \overline{1, n}, \quad (5)$$

$$T_i|_{\bar{z}=\bar{z}_{i+1}} = T_{i+1}|_{\bar{z}=\bar{z}_{i+1}}, \quad i = \overline{1, n-1}, \quad (6)$$

$$\lambda_0^{(i)} \lambda_*^{(i)}(T_i) \frac{dT_i}{d\bar{z}} \Big|_{\bar{z}=\bar{z}_{i+1}} = \lambda_0^{(i+1)} \lambda_*^{(i+1)}(T_{i+1}) \frac{dT_{i+1}}{d\bar{z}} \Big|_{\bar{z}=\bar{z}_{i+1}}, \quad i = \overline{1, n-1}, \quad (7)$$

де $\bar{z}_i = z_i/l_0$, $Po_i = w_0^{(i)} l_0^2 / (t_0 \lambda_0^{(i)})$ – критерій Померанцева.

Через залежності коефіцієнтів теплопровідності від шуканих температур рівняння (5) та умови (7) є нелінійними. Для їх лінеаризації скористаємось перетворенням Кірхгофа [1, 6]

$$\theta_i = \int_{T_p}^{T_i} \lambda_*^{(i)}(T_i) dT_i. \quad (8)$$

У результаті рівняння (5) та умови (7) трансформуються у лінійні на змінні Кірхгофа

$$\frac{d^2\theta_i}{d\bar{z}^2} = -Po_i w_*^{(i)}(\bar{z}), \quad i = \overline{1, n}, \quad (9)$$

$$\lambda_0^{(i)} \frac{d\theta_i}{d\bar{z}} \Big|_{\bar{z}=\bar{z}_{i+1}} = \lambda_0^{(i+1)} \frac{d\theta_{i+1}}{d\bar{z}} \Big|_{\bar{z}=\bar{z}_{i+1}}, \quad i = \overline{1, n-1}. \quad (10)$$

У той же час у результаті перетворення Кірхгофа з лінійних умов (6) отримуємо наступні нелінійні умови:

$$T_i(\theta_i) \Big|_{\bar{z}=\bar{z}_{i+1}} = T_{i+1}(\theta_{i+1}) \Big|_{\bar{z}=\bar{z}_{i+1}}, \quad i = \overline{1, n-1}, \quad (11)$$

де $T_i(\theta_i)$ – вирази температури через змінні Кірхгофа. Їх вигляд для конкретних залежностей $\lambda_*^{(i)}(T_i)$ отримуємо з рівняння (8). Так, якщо залежності коефіцієнтів теплопровідності мають вигляд (4), то $\lambda_*^{(i)}(T_i) = 1 + k_i(T_i - T_p)$ і

$$\theta_i = T_i - T_p + \frac{k_i}{2}(T_i - T_p)^2, \quad i = \overline{1, n}. \quad (12)$$

Розв'язавши рівняння (12) відносно T_i , отримаємо вирази температури через змінні Кірхгофа

$$T_i(\theta_i) = \frac{\sqrt{1 + 2k_i\theta_i} - 1}{k_i} + T_p, \quad i = \overline{1, n}. \quad (13)$$

Зауважимо, що з двох можливих знаків перед коренем квадратним у формулі (13) вибрали той, який відповідає фізичній суті задачі (при $k_i \rightarrow 0$ (нетермочутливі шари) $\theta_i \rightarrow T_i - T_p$).

Перетворимо дещо умови рівності температур на межі контакту сусідніх шарів (11). Із виразів змінних Кірхгофа для i -го і $i+1$ -го шарів маємо

$$\frac{2}{k_i} [\theta_i - (T_i - T_p)] \Big|_{\bar{z}=\bar{z}_{i+1}} = (T_i - T_p)^2 \Big|_{\bar{z}=\bar{z}_{i+1}},$$

$$\frac{2}{k_{i+1}} [\theta_{i+1} - (T_{i+1} - T_p)] \Big|_{\bar{z}=\bar{z}_{i+1}} = (T_{i+1} - T_p)^2 \Big|_{\bar{z}=\bar{z}_{i+1}}. \quad (14)$$

З умов (6) слідує, що праві частини рівностей (14) однакові, а отже справедливими є рівності

$$\frac{1}{k_{i+1}} [\theta_{i+1} - (T_{i+1} - T_p)] \Big|_{\bar{z}=\bar{z}_{i+1}} = \frac{1}{k_i} [\theta_i - (T_i - T_p)] \Big|_{\bar{z}=\bar{z}_{i+1}},$$

з яких отримуємо наступні умови:

$$\left(\theta_{i+1} - \frac{k_{i+1}}{k_i} \theta_i \right) \Big|_{\bar{z}=\bar{z}_{i+1}} = (1 - \frac{k_{i+1}}{k_i}) (T_{i+1}(\theta_{i+1}) \Big|_{\bar{z}=\bar{z}_{i+1}} - T_p) =$$

$$\stackrel{a\bar{b}o}{=} \frac{(1 - k_{i+1}/k_i)(T_i(\theta_i) \Big|_{\bar{z}=\bar{z}_{i+1}} - T_p)}{k_i}, \quad i = \overline{1, n-1}. \quad (15)$$

Зауважимо, що вигляд умов (15), які рівносильні умовам (11), не є єдиним. Так, виходячи з виразів змінних Кірхгофа для i -го і $i+1$ -го шарів та використовуючи умови (6) отримуємо умови типу (15) у вигляді

$$\left(\theta_{i+1} - \theta_i \right) \Big|_{\bar{z}=\bar{z}_{i+1}} = \frac{k_{i+1} - k_i}{k_i} \left[T_{i+1}(\theta_{i+1}) \Big|_{\bar{z}=\bar{z}_{i+1}} - T_p \right]^2 \stackrel{a\bar{b}o}{=} \\ = \frac{k_{i+1} - k_i}{k_i} \left[T_i(\theta_i) \Big|_{\bar{z}=\bar{z}_{i+1}} - T_p \right]^2, \quad i = \overline{1, n-1}. \quad (16)$$

Побудова розв'язку задачі на змінні Кірхгофа

Інтегруючи двічі рівняння (9) знаходимо, що

$$\frac{d\theta_i}{d\bar{z}} = c_{i1} - Po_i w_i(\bar{z}), \quad (17)$$

$$a \quad \theta_i = c_{i1}(\bar{z} - \bar{z}_i) + c_{i2} - Po_i \bar{w}_i(\bar{z}), \quad i = \overline{1, n}, \quad (18)$$

де

$$w_i(\bar{z}) = \int_{\bar{z}_i}^{\bar{z}} w_*^{(i)}(\xi) d\xi, \quad \bar{w}_i(\bar{z}) = \int_{\bar{z}_i}^{\bar{z}} w_i(\eta) d\eta,$$

c_{ij} , $j = 1, 2$, – сталі інтегрування.

Для визначення сталих інтегрування поступимо так. Вважаємо сталі інтегрування, наприклад, першого шару c_{1j} (назвемо їх базовими) відомими величинами. Покажемо, що використовуючи умови контакту сусідніх шарів (10) і (15) або (16), всі решта сталі інтегрування c_{ij} ($i = \overline{2, n}$, $j = 1, 2$) виражаються через вибрані базові. Дійсно, з умов (10) знаходимо, що

$$c_{i1} = \frac{1}{\lambda_0^{(i)}} \left[\lambda_0^{(i)} c_{i1} - \sum_{j=1}^{i-1} \lambda_0^{(j)} Po_j w_j(\bar{z}_{j+1}) \right] \quad (i = \overline{2, n}). \quad (19)$$

Задовольняючи умови (15) (підкреслений варіант), враховуючи при цьому, що $\theta_i(\bar{z}_i) = c_{i2}$, отримуємо рекурентне співвідношення

$$c_{i+1,2} = \frac{k_{i+1}}{k_i} \theta_i(\bar{z}_{i+1}) + \left(1 - \frac{k_{i+1}}{k_i} \right) (T_i(\theta_i(\bar{z}_{i+1})) - T_p) \\ (i = \overline{1, n-1}). \quad (20)$$

З (20) бачимо, що стала інтегрування

$$c_{22} = \frac{k_2}{k_1} \theta_1(\bar{z}_2) + \left(1 - \frac{k_2}{k_1}\right) (T_1(\theta_1(\bar{z}_2)) - T_p),$$

де $\theta_1(\bar{z}_2) = c_{11}(\bar{z}_2 - \bar{z}_1) + c_{12} - Po_1 \bar{w}_1(\bar{z}_2)$ виражається через базові сталі.

Подібно до того стала

$$c_{32} = \frac{k_3}{k_2} \theta_2(\bar{z}_3) + \left(1 - \frac{k_3}{k_2}\right) (T_2(\theta_2(\bar{z}_3)) - T_p),$$

де $\theta_2(\bar{z}_3) = c_{21}(\bar{z}_3 - \bar{z}_2) + c_{22} - Po_2 \bar{w}_2(\bar{z}_3)$. Оскільки сталі c_{21} і c_{22} виражаються через базові c_{11} і c_{12} , то і стала c_{32} виражається через них. Так продовжуючи можна виписати вирази всіх решта сталей c_{42}, \dots, c_{n2} через базові сталі c_{11} і c_{12} .

Якщо сталі інтегрування c_{i2} ($i = \overline{2, n}$) визначити з умов (16) (підкреслений варіант), то змінні Кірхгофа матимуть вигляд (18), де

$$c_{i+1,2} = \theta_i(\bar{z}_{i+1}) + \frac{k_{i+1} - k_i}{k_i} (T_i(\theta_i(\bar{z}_{i+1})) - T_p)^2 \quad (i = \overline{1, n-1}). \quad (21)$$

Нескладними перетвореннями можна показати, що вирази (20) і (21) є тотожними.

У знайдених виразах змінних Кірхгофа (18) невідомими залишаються дві базові сталі інтегрування, для визначення яких слід використати умови теплообміну на обмежувальних поверхнях. Розглянемо можливі їх варіанти.

1. Нехай обмежувальна поверхня $z = z_1$ підтримується при сталій температурі, тобто $t_1|_{z=z_1} = t_{c1}$. У безрозмірних величинах ця умова має вигляд

$$T_1|_{\bar{z}=\bar{z}_1} = T_{c1}, \quad (22)$$

а записана через змінну Кірхгофа

$$\theta_1|_{\bar{z}=\bar{z}_1} = \theta_{c1}, \quad (23)$$

де

$$T_{c1} = t_{c1}/t_0, \quad \theta_{c1} = T_{c1} - T_p + (k_1/2)(T_{c1} - T_p)^2.$$

Задовольняючи дану умову знаходимо, що $c_{12} = \theta_{c1}$.

На другій обмежувальній поверхні можуть бути задані:

а) стала температура t_{cn} . У безрозмірних величинах дана гранична умова має вигляд

$$T_n|_{\bar{z}=\bar{z}_{n+1}} = T_{cn}, \quad (24)$$

а через змінну Кірхгофа для n -го шару вона записується

$$\theta_n|_{\bar{z}=\bar{z}_{n+1}} = \theta_{cn}, \quad (25)$$

де

$$T_{cn} = t_{cn}/t_0, \quad \theta_{cn} = T_{cn} - T_p + (k_n/2)(T_{cn} - T_p)^2.$$

З умови (25) отримуємо рівняння

$$(\bar{z}_{n+1} - \bar{z}_n) c_{n1}(c_{11}) + c_{n2}(c_{11}, c_{12})|_{c_{12}=\theta_{c1}} = Po_n \bar{w}_n(\bar{z}_{n+1}) + \theta_{cn} \quad (26)$$

для визначення сталої c_{11} .

б) сталий тепловий потік q_n , а саме $\lambda_t^{(n)}(t_n) \times dt_n/dz|_{z=z_{n+1}} = q_n$.

У безрозмірних величинах ця умова набуває вигляду

$$\lambda_*^{(n)}(T_n) \frac{dT_n}{d\bar{z}}|_{\bar{z}=\bar{z}_{n+1}} = Ki_n, \quad (27)$$

а через змінну Кірхгофа для n -го шару вона записується так:

$$\frac{d\theta_n}{d\bar{z}}|_{\bar{z}=\bar{z}_{n+1}} = Ki_n, \quad (28)$$

де $Ki_n = q_n l_0 / (t_0 \lambda_0^{(n)})$ – критерій Кірпічова.

У цьому випадку з умови (28) знаходимо, що

$$c_{11} = \frac{1}{\lambda_0^{(1)}} \sum_{j=1}^{n-1} \lambda_0^{(j)} Po_j w_j(\bar{z}_{j+1}) + \frac{\lambda_0^{(n)}}{\lambda_0^{(1)}} [Po_n w_n(\bar{z}_{n+1}) + Ki_n],$$

а отже отримуємо точний аналітичний розв'язок задачі.

в) конвективно-променевиї теплообмін з середовищем сталої температури t_{cn} , а саме

$$\left[\lambda_t^{(n)}(t_n) \frac{dt_n}{dz} + \alpha_n(t_n)(t_n - t_{cn}) + \sigma \varepsilon(t_n)(t_n^4 - t_{cn}^4) \right]_{z=z_{n+1}} = 0,$$

де $\alpha_n(t_n)$, $\varepsilon(t_n)$ – залежні від температури коефіцієнт теплообміну через поверхню $z = z_{n+1}$ та ступінь чорноти даної поверхні, які подібно до

коефіцієнтів теплопровідності подаємо у вигляді $\alpha_n(t_n) = \alpha_n^0 \alpha_n^*(T_n)$, $\varepsilon(t_n) = \varepsilon_0 \varepsilon^*(T_n)$. У безрозмірних величинах умова конвективно-променевого теплообміну набуває вигляду

$$\left[\lambda_t^{(n)}(T_n) \frac{dT_n}{d\bar{z}} + Bi_n \alpha_n^*(T_n)(T_n - T_{cn}) + Sk \varepsilon^*(T_n)(T_n^4 - T_{cn}^4) \right]_{\bar{z}=\bar{z}_{n+1}} = 0, \quad (29)$$

де $Bi_n = \alpha_n^0 l_0 / \lambda_0^{(n)}$ – критерій Біо, $Sk_n = \sigma \varepsilon_0 l_0 t_0^3 / \lambda_0^{(n)}$ – критерій Старка.

Через змінну Кірхгофа для n -го шару умова (29) запишеться наступним чином:

$$\left[\frac{d\theta_n}{d\bar{z}} + q_{n+1}(T_n(\theta_n)) \right]_{\bar{z}=\bar{z}_{n+1}} = 0, \quad (30)$$

де

$$q_{n+1}(T_n(\theta_n)) = Bi_n \alpha_n^*(T_n(\theta_n))(T_n(\theta_n) - T_{cn}) + Sk_n \varepsilon^*(T_n(\theta_n))(T_n^4(\theta_n) - T_{cn}^4).$$

З умови (30) отримуємо рівняння

$$\lambda_0^{(1)} \frac{c_{11}}{\lambda_0^{(n)}} + \left[q_n \left(T_n \left(\theta_n \Big|_{\bar{z}=\bar{z}_{n+1}} \right) \right) \right]_{c_{12}=\theta_{c1}} = \frac{1}{\lambda_0^{(n)}} \sum_{j=1}^{n-1} \lambda_0^{(j)} Po_j w_j(\bar{z}_{j+1}) + Po_n w_n(\bar{z}_{n+1}) \quad (31)$$

для визначення сталої інтегрування c_{11} . Зауважимо, що поклавши в рівнянні (31) $Sk_n = 0$ отримаємо з нього рівняння для визначення сталої c_{11} у випадку суто конвективного, а при $Bi_n = 0$ – суто променевого теплообміну на обмежувальній поверхні $z = z_{n+1}$.

2. Нехай на обмежувальній поверхні $z = z_1$ заданий сталий потік q_{10} . Тоді відповідна умова на цій поверхні записана через змінну Кірхгофа має вигляд

$$\left. \frac{d\theta_1}{dz} \right|_{z=z_1} = -Ki_1, \quad (32)$$

де $Ki_1 = q_{10} l_0 / (t_0 \lambda_0^{(1)})$. З умови (32) знаходимо, що $c_{11} = -Ki_1$. Сталу c_{12} визначаємо з умови теплообміну на поверхні $\bar{z} = \bar{z}_{n+1}$. При заданні на цій поверхні умови конвективно-променевого теплообміну (30), із неї для визначення сталої c_{12} отримуємо рівняння

$$\left[q_{n+1} \left(T_n \left(\theta_n \Big|_{\bar{z}=\bar{z}_{n+1}} \right) \right) \right]_{c_{11}=-Ki_1} = \frac{\lambda_0^{(1)}}{\lambda_0^{(n)}} Ki_1 + \frac{1}{\lambda_0^{(1)}} \sum_{j=1}^{n-1} \lambda_0^{(j)} Po_j w_j(\bar{z}_{j+1}) + Po_n w_n(\bar{z}_{n+1}). \quad (33)$$

3. Нехай розглядувана пластина через поверхні $z = z_1$ і $z = z_{n+1}$ конвективно-променевим способом обмінюється теплом з зовнішніми середовищами, температури яких t_{c1} і t_{cn} відповідно. Тоді умова теплообміну на поверхні $z = z_1$, записана через змінну Кірхгофа для першого шару, має вигляд

$$\left[\frac{d\theta_1}{d\bar{z}} - q_1(T_1(\theta_1)) \right]_{\bar{z}=\bar{z}_1} = 0, \quad (34)$$

де

$$q_1(T_1(\theta_1)) = Bi_1 \alpha_1^*(T_1(\theta_1))(T_1(\theta_1) - T_{c1}) + Sk_1 \varepsilon^*(T_1(\theta_1))(T_1^4(\theta_1) - T_{c1}^4),$$

$$Bi_1 = \frac{\alpha_1^0 l_0}{\lambda_0^{(1)}}, \quad Sk_1 = \frac{\sigma \varepsilon_0 l_0 t_0^3}{\lambda_0^{(1)}}.$$

Умова теплообміну на поверхні $z = z_{n+1}$ має вигляд (30). З умови (34) отримуємо рівняння

$$c_{11} - q_1(T_1(\theta_1(\bar{z}_1))) = 0. \quad (35)$$

Оскільки $\theta_1(\bar{z}_1) = c_{12}$, то вираз $q_1(T_1(\theta_1(\bar{z}_1)))$ в рівнянні (35) не містить сталої c_{11} , а отже,

$$c_{11} = q_1(c_{12}). \quad (36)$$

Враховуючи співвідношення (36), з граничної умови (30) отримуємо алгебричне рівняння для визначення сталої інтегрування c_{12} :

$$\lambda_0^{(1)} / \lambda_0^{(n)} q_1(c_{12}) + \left[q_{n+1} \left(T_n \left(\theta_n \left(\bar{z}_{n+1} \right) \right) \right) \right]_{c_{11}=\lambda_0^{(1)} q_1(c_{12})} = \frac{1}{\lambda_0^{(n)}} \sum_{j=1}^{n-1} \lambda_0^{(j)} Po_j w_j(\bar{z}_{j+1}) + Po_n w_n(\bar{z}_{n+1}). \quad (37)$$

Отже, ми розглянули всі можливі варіанти умов теплообміну на обмежувальних поверхнях багатоплощинної термочутливої пластини. У випадку задання на одній обмежувальній поверхні температури, а на іншій – теплового потоку отримано точний аналітичний розв'язок розглядуваної нелінійної задачі теплопровідності (варіант 1б). У всіх інших випадках граничних умов проблему зведено до визначення однієї з базових сталих ін-

тегрування з нелінійного алгебричного рівняння. Для його розв'язання можна скористатися числовими методами, вибравши за початкове наближення невідомої сталої її значення у розв'язку аналогічної задачі для нетермочутливої багат шарової пластини.

За відомими змінними Кірхгофа температуру у шарах пластини обчислюємо за формулами (13).

Визначення термопружного стану

Дві ненульові компоненти тензора напружень $\sigma_{xx} = \sigma_{yy}$, які спричинить знайдений одновимірний розподіл температури $T(\bar{z})$ можна обчислити за формулами, наведеними у працях [1, 3, 5].

Список використаних джерел

1. *Kushnir R. M., Popovych V. S.* Thermoelasticity of Thermosensitive Solids. – L'viv: Spolom, 2009. – 412 p. (in Ukrainian).
2. *Noda N.* Thermal Stresses in Materials with Temperature-Dependent Properties: Thermal Stresses I / R. B. Hetnarski (ed.). – 1986. – P. 391-483.
3. *Tanigawa Y., Akai T., Kawamura R. and Oka N.* Transient Heat Conduction and Thermal Stress Problems of a Nonhomogeneous Plate with Temperature-Dependent Material Properties // Journal of Thermal Stresses. – 1996. – 19. – No. 1. – P. 77-102.
4. *Kushnir R. M., Protsiuk Yu. B.* Thermoelastic State of Layered Thermosensitive Bodies of Revolution for the Quadratic Dependence of the Heat-Conduction Coefficients // Materials Science. – 2010. – Vol. 46, No. 1. – P. 1-15.
5. *Protsyuk Yu. B.* Static Thermoelasticity Problems for Layered Thermosensitive Plates with Cubic Dependence of the Coefficients of Heat Conductivity on Temperature // Journal of Mathematical Sciences. – 2012. – Vol. 181, No. 4. – P. 481-496.
6. *Kushnir R. M., Popovych V. S.* Heat Conduction Problems of Thermosensitive Solids under Complex Heat Exchange: Heat Conduction – Basic Research / V. S. Vikhrenko (ed.). – In Tech, 2011. – P. 131-154.

При цьому розподіл температури та залежності модуля Юнга $E(\bar{z}, T)$, коефіцієнта Пуассона $\nu(\bar{z}, T)$ та температурного коефіцієнта лінійного розширення $\alpha_i(\bar{z}, T)$ слід подати у вигляді

$$\chi(\bar{z}, T) = \chi_1(T_1) + \sum_{i=1}^n (\chi_i(T_i) - \chi_{i-1}(T_{i-1})) S(\bar{z} - \bar{z}_{i+1}),$$

де $S(\cdot)$ - одинична функція Хевісайда.

Робота виконана за часткової фінансової підтримки в рамках наукового проекту за спільним конкурсом НАН України і РФФД на 2012-2013 рр.

Надійшла до редколегії 30.04.13