# УДК 539.3

## Визначення напруженого стану термочутливого простору з циліндричною порожниною за конвективно-променевого нагрівання

### Галина Гарматій

К. ф.-м. н., Інститут прикладних проблем механіки і математики ім. Я. С. Підстригача НАН України, вул. Наукова, 36, Львів, 79060

Досліджено напружений стан термочутливого простору з циліндричною порожниною, поверхня якої навантажена сталим тиском і через неї відбувається конвективно-променевий теплообмін із середовищем постійної температури. При цьому враховано залежності від температури теплофізичних і механічних характеристик матеріалу. Квазістатичну задачу термопружності розв'язано методом збурень. Проведено порівняння отриманих розв'язків із розв'язками аналогічної задачі за сталих характеристик матеріалу.

Ключові слова: термочутливий простір, напружений стан, конвективнопроменевий теплообмін, метод збурень.

Вступ. Під час дослідження міцності та надійності елементів конструкцій споруд, машин і приладів, які працюють в умовах високотемпературного нагрівання за складних умов теплообміну з оточуючим середовищем та дії силових навантажень актуальною та практично важливою проблемою є визначення їх термопружного стану. На шляху вирішення цієї проблеми доцільно враховувати залежності теплофізичних і механічних характеристик матеріалу тіла від температури. При цьому вихідні задачі є нелінійні задачі математичної фізики [1-3]. На основі такого підходу в роботі [4], як перший етап у процесі визначення температурних напружень, визначено температурне поле в системі: безмежне тіло з циліндричною порожниною, поверхню якої навантажено сталим тиском і через неї відбувається конвективно-променевий теплообмін із середовищем постійної температури за врахування залежності від температури коефіцієнта теплопровідності, об'ємної теплоємності та коефіцієнта температуропровідності. Якщо за вихідні взяти рівняння в переміщеннях, то відповідна квазістатична задача термопружності є крайова задача зі змінними коефіцієнтами. Тут запропоновано розв'язок такої задачі для термочутливого простору з циліндричною порожниною та досліджено його напружений стан на основі, знайденого в [4], температурного поля за врахування залежності від температури механічних характеристик матеріалу тіла (модуля зсуву, коефіцієнтів Пуассона та теплового лінійного розширення).

### 1. Формулювання задачі

Розглянемо задачу про визначення, зумовленого температурним полем і силовим навантаженням, напруженого стану однорідного, ізотропного термочутливого простору з циліндричною порожниною кругового  $r = r_0$  перетину. Термомеханічні характеристики матеріалу (модуль зсуву *G*, коефіцієнт Пуассона v, температурний коефіцієнт лінійного розширення  $\alpha_t$ , коефіцієнт теплопровідності  $\lambda_t$ , об'ємна теплоємність  $c_v$  та коефіцієнт температуропровідності *a*) є функції температури. Досліджуваний простір має початкову сталу температуру  $t_p$  і, починаючи з часу  $\tau = 0$ , через поверхню  $r = r_0$ , на якій задано тиск *p*, обмінюється теплом шляхом конвективно-променевого теплообміну з середовищем сталої температури  $t_c$ , яке заповнює порожнину. Ураховуючи симетрію задачі, напружений стан простору визначається радіальним переміщенням *u* та трьома компонентами тензора напружень  $\sigma_{rr}$ ,  $\sigma_{\varphi\varphi}$ ,  $\sigma_{zz}$  [5].

### 2. Розв'язування задачі

Для зручності викладок аналогічно, як в [4], введемо безрозмірні величини: координату  $\rho = r/r_0$ ; температуру  $T = t/t_0$ ; переміщення  $\overline{u} = u/r_0\alpha_{t0}t_0$  і компоненти тензора напружень  $\sigma_{\rho} = \sigma_{rr}/2G_0\alpha_{t0}t_0$ ,  $\sigma_{\Phi} = \sigma_{\phi\phi}/2G_0\alpha_{t0}t_0$ ,  $\sigma_{\varsigma} = \sigma_{zz}/2G_0\alpha_{t0}t_0$ , де за відлікову температуру  $t_0$  вибрано температуру гріючого середовища  $t_c$ , за характерний розмір — радіус циліндричної порожнини  $r_0$ ; опорні значення коефіцієнта лінійного теплового розширення  $\alpha_{t0}$  і модуля зсуву  $G_0$  взято за початкової температури  $T_p$ .

Радіальне переміщення  $\overline{u}$  визначаємо з рівняння

$$\frac{\partial}{\partial\rho} \left( \frac{1}{\rho} \frac{\partial}{\partial\rho} (\rho \overline{u}) \right) = \frac{\partial \Phi^*(T)}{\partial\rho} - \psi(T) \left( \frac{\partial \overline{u}}{\partial\rho} + m(T) \frac{\overline{u}}{\rho} - \Phi^*(T) \right), \tag{1}$$

де

$$\Psi(T) = \frac{\partial}{\partial \rho} \left\{ \ln \left[ \overline{G}(T) (1 - \nu(T)) \right] \right\},$$
  
$$m(T) = \frac{\partial}{\partial \rho} \left( \overline{G}(T) \nu(T) \right) / \frac{\partial}{\partial \rho} \left[ \overline{G}(T) (1 - \nu(T)) \right],$$

а безрозмірні компоненти тензора напружень обчислюємо за формулами

$$\sigma_{\rho} = \overline{G}(T) \left[ \left( 1 - v(T) \right) \frac{\partial \overline{u}}{\partial \rho} + v(T) \frac{\overline{u}}{\rho} - \left( 1 - v(T) \right) \Phi^{*}(T) \right],$$
  

$$\sigma_{\Phi} = \overline{G}(T) \left[ v(T) \frac{\partial \overline{u}}{\partial \rho} + \left( 1 - v(T) \right) \frac{\overline{u}}{\rho} - \left( 1 - v(T) \right) \Phi^{*}(T) \right],$$
  

$$\sigma_{\varsigma} = \overline{G}(T) \left[ v(T) \left( \frac{\partial \overline{u}}{\partial \rho} + \frac{\overline{u}}{\rho} \right) + \left( 1 - v(T) \right) \Phi^{*}(T) \right],$$
(2)

55

де 
$$\overline{G}(T) = \frac{G^*(\overline{T})}{1-2\nu(T)}$$
,  $\Phi^*(T) = \frac{1+\nu(T)}{1-\nu(T)} \int_0^{\overline{T}} \alpha_t^*(\overline{T}) d\overline{T}$ , модуль зсуву  $G(t)$  та коефіцієнт

лінійного теплового розширення  $\alpha_t(t)$  подані у вигляді

$$G(t) = G_0 G^*(\overline{T}), \qquad \alpha_t(t) = \alpha_{t0} \alpha_t^*(\overline{T}),$$
(3)

$$G_0 = G(T_p), \ G^*(T_p) = 1; \ \alpha_{t0} = \alpha_t(T_p), \ \alpha_t^*(T_p) = 1; \ \overline{T} = T - T_p, \ T_p = t_p/t_c.$$

Граничні умови задачі мають вигляд

$$\sigma_{\rho}\big|_{\rho=1} = -\overline{p} , \quad \sigma_{\rho}\big|_{\rho \to \infty} = 0 \quad \left(\overline{p} = \frac{p}{2G_0 \alpha_{t0} t_0}\right). \tag{4}$$

Розв'язок задачі (1), (2), (4) знаходимо з розв'язку відповідної осесиметричної задачі термопружності для порожнистого циліндра, знайденого методом збурень [6], спрямувавши зовнішній радіус циліндра до безмежності:  $\{\overline{u}; \sigma_{\rho}; \sigma_{\Phi}; \sigma_{\zeta}\} = \sum_{k=0}^{\infty} \{\overline{u}_k; \sigma_{\rho k}; \sigma_{\Phi k}; \sigma_{\zeta k}\}$ . При цьому складники переміщень і напружень визначаємо за формулами

$$\overline{u}_{0} = c_{10}\rho + \frac{c_{20}}{\rho} + \frac{1}{\rho}H^{*}(\rho, Fo) + \frac{1}{2} \left[\rho H^{(0)}_{\psi}(\rho, Fo) - \frac{1}{\rho}H^{(2)}_{\psi}(\rho, Fo)\right],$$
(5)

$$\overline{u}_{k} = c_{1k}\rho + \frac{c_{2k}}{\rho} - \frac{1}{2} \bigg[ \rho H_{k-1}^{(0)}(\rho, Fo) - \frac{1}{\rho} H_{k-1}^{(2)}(\rho, Fo) \bigg],$$
(6)

$$\sigma_{\rho 0} = \overline{G}(T) \left[ c_{10} - \frac{1 - 2\nu(T)}{\rho^2} \left( c_{20} + H^*(\rho, Fo) \right) + H^+_{\psi}(\rho, Fo) \right], \tag{7}$$

$$\sigma_{\rho k} = \overline{G}(T) \bigg[ c_{1k} - c_{2k} \frac{1 - 2\nu(T)}{\rho^2} - H_{k-1}^+(\rho, Fo) \bigg],$$
(8)

$$\sigma_{\Phi 0} = \overline{G}(T) \bigg[ c_{10} + \frac{1 - 2\nu(T)}{\rho^2} (c_{20} + H^*(\rho, Fo)) - (1 - 2\nu(T)) \Phi^*(T) + H^-_{\psi}(\rho, Fo) \bigg],$$
(9)

$$\sigma_{\Phi k} = \overline{G}(T) \left[ c_{1k} + c_{2k} \frac{1 - 2\nu(T)}{\rho^2} - H_{k-1}^-(\rho, Fo) \right], \tag{10}$$

$$\sigma_{\zeta 0} = \overline{G}(T) \Big[ 2c_{10} \nu(T) - (1 - 2\nu(T)) \Phi^*(T) + \nu(T) H_{\psi}^{(0)}(\rho, Fo) \Big],$$
(11)

$$\sigma_{\zeta k} = \bar{G}(T) \Big[ 2c_{1k} \nu(T) - \nu(T) H_{k-1}^{(0)}(\rho, Fo) \Big],$$
(12)

де

$$H^{*}(\rho, Fo) = \int_{1}^{\infty} \xi^{2} \Phi^{*}(\xi, Fo) d\xi, \quad H^{(m)}_{\psi}(\rho, Fo) = \int_{1}^{\infty} \xi^{m} \psi(T) \Phi^{*}(\xi, Fo) d\xi,$$

$$\begin{split} H_{k-1}^{(m)}(\rho,Fo) &= \int_{1}^{\infty} \xi^{m} f_{k-1}(\xi,Fo) d\xi ,\\ H_{\eta}^{\pm}(\rho,Fo) &= \frac{1}{2} \Biggl[ H_{\eta}^{(0)}(\rho,Fo) \pm \frac{1-2\nu(T)}{\rho^{2}} H_{\eta}^{(2)}(\rho,Fo) \Biggr] \quad \left(\eta = \psi; \ k-1\right),\\ f_{k-1}(\rho,Fo) &= \psi(T) \Biggl( \frac{\partial \overline{u}_{k-1}}{\partial \rho} + m(T) \frac{\overline{u}_{k-1}}{\rho} \Biggr), \quad (Fo = \frac{a\tau}{r_{0}} - \kappa \rho \mu \tau e \rho i \mu \Phi y \rho' \varepsilon \ [4]). \end{split}$$

Сталі інтегрування  $c_{ik}$  ( $i = 1, 2; k \ge 0$ ) визначаємо з умов (4). Тоді

$$c_{10} = H_{\psi}^{+}(\rho, Fo)_{|\rho=\infty}, \quad c_{1k} = H_{k-1}^{+}(\rho, Fo)_{|\rho=\infty},$$
  
$$c_{20} = \frac{1}{1 - 2\nu_{1}} \left[ \frac{\overline{p}}{\overline{G}_{1}(T)} - H_{\psi}^{+}(\rho, Fo)_{|\rho=\infty} \right], \quad c_{2k} = \frac{1}{1 - 2\nu_{1}} H_{k-1}^{+}(\rho, Fo)_{|\rho=\infty},$$

de  $v_1 = v(T)_{|\rho=1}$ ,  $\overline{G}_1(T) = \overline{G}(T)_{|\rho=1}$ .

Переміщення та компоненти тензора напружень в аналогічному нетермочутливому просторі з циліндричною порожниною виражаються формулами

$$\overline{u}_{\mu} = \frac{1 + v_0}{1 - v_0} \frac{1}{\rho} \int_{1}^{\infty} \rho \overline{T}_{\mu} d\rho + \frac{\overline{p}}{\rho}, \qquad (13)$$

$$\sigma_{\rho \mu} = \frac{1}{1 - 2\nu_0} \left[ \left( 1 - \nu_0 \right) \frac{\partial \overline{u}_{\mu}}{\partial \rho} + \nu_0 \frac{\overline{u}_{\mu}}{\rho} - \left( 1 + \nu_0 \right) \overline{T}_{\mu} \right], \tag{14}$$

$$\sigma_{\Phi_{H}} = \frac{1}{1 - 2\nu_{0}} \left[ \nu_{0} \frac{\partial \overline{u}_{H}}{\partial \rho} + (1 - \nu_{0}) \frac{\overline{u}_{H}}{\rho} - (1 + \nu_{0}) \overline{T}_{H} \right],$$
(15)

$$\sigma_{\zeta_{H}} = \frac{1}{1 - 2\nu_{0}} \left[ \nu_{0} \left( \frac{\partial \overline{u}_{H}}{\partial \rho} + \frac{\overline{u}_{H}}{\rho} \right) - \left( 1 + \nu_{0} \right) \overline{T}_{H} \right], \tag{16}$$

де  $v_0$  — значення коефіцієнта Пуассона за початкової температури  $T_p$ ,  $\overline{T}_{\mu}$  — приріст температури в тілі за сталих теплофізичних характеристик матеріалу, які дорівнюють характеристикам матеріалу термочутливого простору за температури  $T_p$ .

### 3. Числові результати та їх аналіз

Як приклад розглянуто термочутливий простір з циліндричною порожниною, яку навантажено сталим тиском  $\overline{p} = 0,5$  і через неї відбувається конвективно-променевий теплообмін із середовищем сталої температури  $t_c = 873$  К. Початкова температура тіла  $t_p = 373$  К, відлікова  $t_0 = t_c = 873$  К. Тіло виготовлене зі сталі У12, експериментальні залежності теплофізичних і механічних характеристик від температури якої взято з [7] і подано у вигляді

$$\begin{split} \lambda_t(t) &= 45,04 \Big[ 1 - 0,51 \Big( T - T_p \Big) \Big] \ [\text{BT/(M} \cdot \text{K})], \\ a(t) &= 11,42 \cdot 10^{-6} \Big[ 1 - 0,86 \Big( T - T_p \Big) \Big] \ [\text{M}^2/\text{c}], \\ \alpha_t(t) &= 11,68 \cdot 10^{-6} \Big[ 1 + 1,33 \Big( T - T_p \Big) - 0,65 \Big( T - T_p \Big)^2 \Big] \ [1/\text{K}], \\ G(t) &= 0,794 \cdot 10^{11} \Big[ 1 - 0,27 \Big( T - T_p \Big) + 0,21 \Big( T - T_p \Big)^2 + 0,59 \Big( T - T_p \Big)^3 \Big] \ [\Pi a], \\ \nu(t) &= 0,282 \Big[ 1 + 0,199 \Big( T - T_p \Big) - 1,291 \Big( T - T_p \Big)^2 + 2,36 \Big( T - T_p \Big)^3 \Big]. \end{split}$$

Проведено розрахунки безрозмірних компонент тензора напружень і переміщення за наявності та відсутності силового навантаження в термочутливому і нетермочутливому просторах.

Результати числових досліджень наведені у вигляді графіків на рис. 1-4 для значень температури, обчислених для Bi = 1, Sk = 1 [4], де суцільні лінії відповідають залежним від температури характеристикам, штрихові — сталим, взятим за початкової температури.

Залежності компоненти  $\sigma_{\rho}$  тензора напружень від радіальної координати  $\rho$  для значень безрозмірного часу Fo = 0,1; 1, а також від Fo для  $\rho = 1,5$  за відсутності ( $\bar{p} = 0$ ) і наявності ( $\bar{p} = 0,5$ ) силового навантаження зображено на рис. 1.

Максимальна розбіжність між значеннями напружень σ<sub>ρ</sub> в термочутливому та нетермочутливому просторах становить 45 %.

На рис. 2 наведено залежності компоненти  $\sigma_{\Phi}$  тензора напружень від радіальної координати  $\rho$  в моменти часу Fo = 0,1; 1, а також від Fo на поверхні циліндричної порожнини за відсутності ( $\overline{p} = 0$ ) і наявності ( $\overline{p} = 0,5$ ) силового навантаження. Розбіжність між значеннями напружень  $\sigma_{\Phi}$  в просторах зі змінними та сталими (рівними початковим) характеристиками сталі У12 досягає максимального значення на поверхні циліндричної порожнини за наявності силового навантаження і становить 60 %.

Залежності компоненти  $\sigma_{\varsigma}$  тензора напружень від радіальної координати  $\rho$  в моменти часу Fo = 0,1; 1, а також від Fo на поверхні циліндричної порожнини наведені на рис. 3.



Рис. 1. Залежність компоненти тензора напружень σ<sub>ρ</sub> від радіуса ρ і параметра *Fo* 

#### ISSN 1816-1545 Фізико-математичне моделювання та інформаційні технології 2010, вип. 12, 54-60



Рис. 2. Залежність компоненти тензора напружень  $\sigma_{\Phi}$  від радіуса  $\rho(a)$  і параметра Fo (б)



Рис. 3. Залежність компоненти тензора напружень  $\sigma_{\varsigma}$  від радіальної координати  $\rho$  (*a*) та параметра *Fo* ( $\delta$ )

Максимальна розбіжність компонент тензора напружень  $\sigma_{\varsigma}$  в термочутливому та нетермочутливому просторах на поверхні циліндричної порожнини становить 23%.

На рис. 4 зображено залежність переміщень від безрозмірної координати  $\rho$  для Fo = 0,1; 1 за відсутності ( $\overline{p} = = 0$ ) і наявності ( $\overline{p} = 0,5$ ) силового навантаження. Для взятого матеріалу розбіжність між значеннями переміщень  $\overline{u}$ 



і  $\overline{u}_{\mu}$  досягає максимального значення для Fo = 1 і становить 18 % за дії навантаження.

**Висновки.** Визначено та досліджено термопружний стан термочутливого простору з циліндричною порожниною, поверхню якої навантажено сталим тиском. Через поверхню відбувається конвективно-променевий теплообмін із середовищем постійної температури. Встановлено, що максимальна розбіжність між значеннями приросту температури в термочутливому та нетермочутливому тілах для обраного матеріалу становить 15 %; між значеннями переміщення  $\overline{u}$  — 18 %; між значеннями температурних напружень  $\sigma_{\rho}$  — 45 %,  $\sigma_{\Phi}$  — 60 % і  $\sigma_{\varsigma}$  — 23 %. Це свідчить про важливість врахування залежностей від температури характеристик матеріалу тіла під час визначення його термопружного стану.

Дослідження проведені за часткової фінансової підтримки ДФФД України (проект №Ф29.2/009)

### Література

- [1] Thermal stresses around a circular hole in a functionally graded plate / X. Z. Zhang, S. Kitipornchai, K. M. Liew et al. // J. Thermal Stresses. — 2003. — Vol. 26, Issue 4. — P. 379-390.
- [2] Transient heat conduction and thermal stress problems of a nonhomogeneous plate with temperature-dependent material properties / *Y. Tanigawa, T. Akai, R. Kawamura* and *N. Oka* // J. Thermal Stresses. — 1996. — Vol. 19, Issue 1. — P. 77-102.
- [3] Ohmichi, M. Transient thermal stresses in the strip with oblique boundaries to the functionally graded direction / M. Ohmichi, N. Noda // Proc. 8th Int. Congr. Therm. Stresses (1-4 June 2009, Illinois, USA) Illinois: University of Illinois at Urbana-Champaign, 2009. P. 497-500.
- [4] Гарматій, Г. Ю. Визначення температурного поля термочутливого безмежного тіла з циліндричною порожниною при конвективно-променевому нагріванні / Г. Ю. Гарматій // Фіз.-мат. моделювання та інформаційні технології. — 2010. — Вип. 11. — С. 66-72.
- [5] *Ломакин, В. А.* Теория упругости неоднородных тел / *В. А. Ломакин.* Москва: Изд-во МГУ, 1976. 367 с.
- [6] *Кушнір, Р. М.* Напружений стан термочутливого тіла обертання при плоскому осесиметричному температурному полі / *Р. М. Кушнір, В. С. Попович* // Вісн. Дніпропетр. ун-ту. Сер. Механіка. 2006. № 2/2. С. 91-96.
- [7] Марочник сталей и сплавов; под ред. В. Г. Сорокина. Москва: Машиностроение, 1989. 640 с.

### Determination of the stress state of thermosensitive space with a cylindrical cavity under convective-radial heating

Halyna Harmatiy

A stress state of thermosensitive space with a cylindrical cavity is studied. The surface of the cavity is loaded by a constant pressure and through it the convective-radial heat exchange with the environment of constant temperature is realized. The dependence of thermo-physical and mechanical material characteristics on temperature is considered. A quasi-static thermoelasticity problem is solved by the perturbation method. The obtained solutions to the problem are compared with the solutions of the same problem for constant characteristics of the material.

### Определение напряженного состояния термочувствительного пространства с цилиндрической полостью при конвективно-лучевом нагреве

### Галина Гарматий

Исследовано термонапряженное состояние пространства с цилиндрической полостью, поверхность которой находится под воздействием постоянного давления и через нее осуществляется конвективно-лучевой теплообмен со средой постоянной температуры. При этом учитывается зависимость от температуры теплофизических и механических характеристик материала. Квазистатическая задача термоупругости решена методом возмущений. Проведено сравнение полученных решений задачи с решениями аналогичной задачи при постоянных характеристиках материала.

Представлено професором О. Гачкевичем

Отримано 01.07.09