

Д. В. Гриліпський, В. П. Баран

ПРО ПОСТАНОВКУ КОНТАКТНИХ ЗАДАЧ ТЕРМОПРУЖНОСТІ  
З ВРАХУВАННЯМ ТЕПЛОУТВОРЕННЯ ПРИ  
НЕІДЕАЛЬНОМУ ТЕПЛОВОМУ КОНТАКТІ ТІЛ

В аналітичних дослідженнях, присвячених контактним задачам термопружності з врахуванням теплоутворення від сил тертя на ділянці контакту, дана постановка і побудовані розв'язки окремих задач за умови, як правило, ідеального термоконтакту тіл [4]. Але реально між співдотичними тілами контакт існує не по ідеалізованій гладкій поверхні, а по площині контакту, що визначається мікрогеометрією поверхні. Пустоти при фактичному kontaktі заповнені повітрям і продуктами спрацювання. Відбувається також забруднення поверхонь, що труться, основна частина яких складається з окисних шарів [5]. Отже, між співдотичними тілами наявний неідеальний тепловий контакт.

У працях [1, 2] наведені результати, отримані при розв'язанні окремих плоских і осесиметричних контактних задач такого типу та допущенні частинних випадків умов неідеального контакту тіл. Але оскільки тонкі прошарки матеріалів кожного зі співдотичних тіл у межах ділянки контакту набувають нових властивостей (механічних, теплофізичних тощо), відмінних від властивостей заданих матеріалів [5], то під час контактування двох тіл можна вважати, що маємо три тіла і кожне зі своїми властивостями. Врахування цього особливо важливе при постановці й побудові розв'язків контактних задач з врахуванням розігрівання [3].

Припустимо, що тепловий контакт двох тіл відбувається через третє тіло - тонкий проміжний шар, який має свої теплофізичні характеристики. Наявність проміжного шару приводить до неідеальності теплового контакту двох заданих тіл, аналітичні умови якого вперше вивів Я. С. Підстригач [6]. На ділянці контакту  $S$

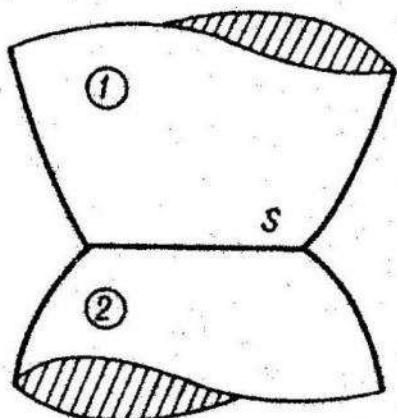


Рис. I

(рис. I) вони мають вигляд

$$\lambda \Delta(t^{(1)} + t^{(2)}) + 2\left(\lambda^{(1)} \frac{\partial t^{(1)}}{\partial n} - \lambda^{(2)} \frac{\partial t^{(2)}}{\partial n}\right) = c(\dot{t}^{(1)} + \dot{t}^{(2)}) + f \tau_n,$$

$$\lambda \Delta(t^{(1)} - t^{(2)}) + 6\left(\lambda^{(1)} \frac{\partial t^{(1)}}{\partial n} + \lambda^{(2)} \frac{\partial t^{(2)}}{\partial n}\right) - 12h(t^{(1)} - t^{(2)}) = c(\dot{t}^{(1)} - \dot{t}^{(2)}). \quad (I)$$

На контурі  $L_0$  ділянки контакту при нульовій температурі зовнішнього середовища наявні умови теплообміну

$$\lambda \frac{\partial(t^{(1)} + t^{(2)})}{\partial n_0} + \alpha_0(t^{(1)} + t^{(2)}) = 0,$$

$$\lambda \frac{\partial(t^{(1)} - t^{(2)})}{\partial n_0} + \alpha_0(t^{(1)} - t^{(2)}) = 0. \quad (2)$$

В умовах (I) і (2) прийняті такі позначення:  $c, \lambda, h$  і  $\alpha_0$  – відповідно приведена теплоємність, теплопровідність, теплопроникли-

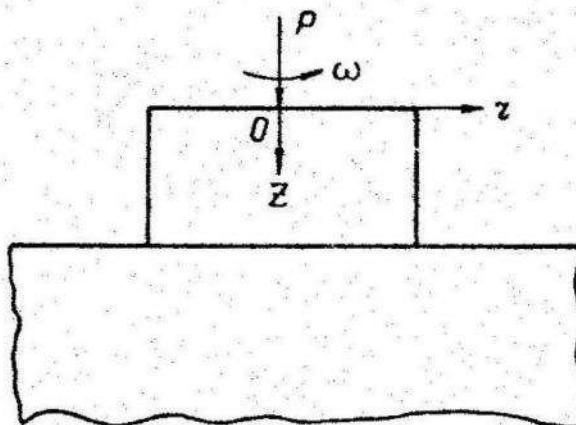


Рис. 2.

вість проміжного шару та коефіцієнт теплообміну між бічною поверхнею проміжного шару та зовнішнім середовищем;  $\lambda^{(j)}, t^{(j)}$  ( $j=1,2$ ) – коефіцієнти теплопровідності та температура тіл;  $\Delta$  – оператор Лапласа;  $n$  – нормальнь до контактної поверхні тіл;  $n_0$  – нормальнь до контуру ділянки контакту;  $\tau_n$  – дотичне напруження на ділянці контакту;  $f$  – коефіцієнт, що залежить від відносної швидкості переміщення тіл та коефіцієнта тертя.

Співвідношення (1) представляють собою найбільш повні умови неідеального теплового контакту двох тіл. Із них при певних допущеннях одержують частинні випадки умов, які використовують в літературі при розв'язанні граничних задач з тепловиділенням на ділянці контакту. Зауважимо, що з допомогою умови (2) знаходять коефіцієнт теплообміну  $\alpha_0$  з бокової поверхні проміжного шару.

Коефіцієнти  $\lambda, h, c$  залежать від багатьох факторів. Їхнє кількісне значення можна одержати на основі використання експериментальних даних і теоретичного аналізу задач, тобто на основі теоретико-експериментальної методики.

Продемонструємо застосування умов (1) на прикладі осесиметричної задачі тепlopровідності з врахуванням теплоутворення (рис. 2).

Розглянемо цю задачу припускаючи, що на ділянці контакту нормальні напруження розподілені рівномірно  $\sigma_z = P/\pi a^2$  (пружний штамп на жорсткому півпросторі) і наявний стаціонарний режим теплоутворення.

Умови (1), якщо захтувати тепlopровідність проміжного шару в радіальному напрямі, мають вигляд

$$z=H, \lambda^{(1)} \frac{\partial t^{(1)}}{\partial z} - \lambda^{(2)} \frac{\partial t^{(2)}}{\partial z} = k \omega z b_z, \quad 0 \leq z < a; \quad (3)$$

$$z=H, \lambda^{(1)} \frac{\partial t^{(1)}}{\partial z} + \lambda^{(2)} \frac{\partial t^{(2)}}{\partial z} - h(t^{(1)} - t^{(2)}) = 0, \quad 0 \leq z < a. \quad (4)$$

На всіх вільних поверхнях тіл наявний теплообмін за законом Ньютона:

$$z=H, \frac{\partial t^{(2)}}{\partial z} - \gamma_H t^{(2)} = 0, \quad a < z < \infty; \quad (5)$$

$$z=0, \frac{\partial t^{(1)}}{\partial z} - \gamma_0 t^{(1)} = 0, \quad 0 \leq z < a; \quad (6)$$

$$z=a, \frac{\partial t^{(1)}}{\partial z} + \gamma_a t^{(1)} = 0, \quad 0 \leq z \leq H, \quad (7)$$

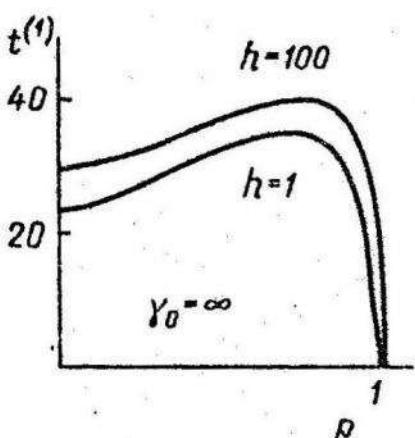


Рис. 3.

Розглянемо цю задачу припускаючи,

що на ділянці контакту нормальні напруження розподілені рівномірно

$\sigma_z = P/\pi a^2$  (пружний штамп на жорсткому півпросторі) і наявний

стаціонарний режим теплоутворення.

Умови (1), якщо захтувати тепlopровідність проміжного шару в

радіальному напрямі, мають вигляд

$$z=H, \lambda^{(1)} \frac{\partial t^{(1)}}{\partial z} - \lambda^{(2)} \frac{\partial t^{(2)}}{\partial z} = k \omega z b_z, \quad 0 \leq z < a; \quad (3)$$

$$z=H, \lambda^{(1)} \frac{\partial t^{(1)}}{\partial z} + \lambda^{(2)} \frac{\partial t^{(2)}}{\partial z} - h(t^{(1)} - t^{(2)}) = 0, \quad 0 \leq z < a. \quad (4)$$

На всіх вільних поверхнях тіл наявний теплообмін за законом Ньютона:

$$z=H, \frac{\partial t^{(2)}}{\partial z} - \gamma_H t^{(2)} = 0, \quad a < z < \infty; \quad (5)$$

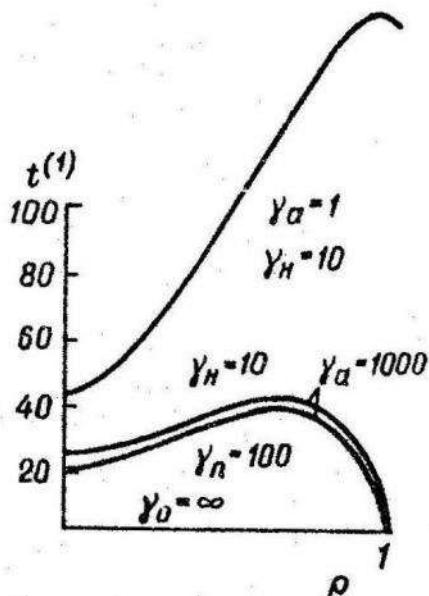
$$z=0, \frac{\partial t^{(1)}}{\partial z} - \gamma_0 t^{(1)} = 0, \quad 0 \leq z < a; \quad (6)$$

$$z=a, \frac{\partial t^{(1)}}{\partial z} + \gamma_a t^{(1)} = 0, \quad 0 \leq z \leq H, \quad (7)$$

$a$   $t^{(i)}$  задовольняють рівняння

$$\Delta t^{(i)} = 0 \quad (i=1,2). \quad (8)$$

Для циліндра рівняння теплопровідності (8) розв'язано методом прямих. Для півпростору використовували інтегральне перетворення Ханкеля. Після задоволення граничних умов (3)–(7) одержана система алгебраїчних рівнянь на деякі коефіцієнти, через які знаходили температуру і теплові потоки на ділянці контакту. На рис. 3 зображені температури  $t^{(1)}$  і  $t^{(2)}$  на ділянці контакту при різних значеннях  $h$ . Вплив коефіцієнтів  $\gamma_a$  і  $\gamma_h$  проілюстрований на рис. 4. Матеріал півпростору – сталь ( $\lambda^{(2)} = 45.4 \text{ Вт}/\text{м}\cdot\text{К}$ ) циліндра – алюміній ( $\lambda^{(1)} = 209.3 \text{ Вт}/\text{м}\cdot\text{К}$ ).



Pg. 4

І. Гриліцький Д.В. Система сингулярних інтегральних рівнянь для плоскої контактної задачі термопружності при стаціонарному тепловиділенні на ділянці контакту // Вісн. Львів. ун-ту. Сер. мех.-мат. 1984. Вип. 22. С. 29-33. 2. Гриліцький Д.В., Окрепікій Б.С. Осесимметрична контактна задача термоупругості о давлении вращающегося штампа на слой // Изв. АН СССР. Механика твердого тела. 1984. № 1. С. 22-30. 3. Гриліцький Д.В., Баран В.П., Етушenco A.A. Задачи трения с тепловыделением для упругих цилиндрических тел // Трение, износ и смазочные материалы: Гр. Международной науч. конф. Ташкент, 22-26 мая 1985 г. М., 1985. С. 24-27. 4. Коровчинский М.В. Термоупругий локальный контакт высоконагруженных деталей машин с учетом изнашивания и тепловыделения от трения: Автореф. дис. ... д-ра техн. наук. М., 1983. 5. Мур Д. Основы и применение трибоники. М., 1978. 6. Подстригач Я.С. Температурное поле в системе твердых тел, сопряженных с помощью промежуточного слоя // Иж.-физ. журн. 1963. Т. 6. № 10. С. 129-136.

Стаття надійшла до редколегії 14.04.86