

Приклад 2. Трійникове з'єднання трубопроводів досліджується як складова оболонки. Оболонка знаходиться в умовах конвективного теплообміну по внутрішній і зовнішній поверхнях, на торцях задано умови теплоізоляції. Теплофізичні параметри такі: температура зовнішнього середовища $T_2 = 50^\circ\text{C}$, температура внутрішнього середовища $T_1 = 350^\circ\text{C}$, коефіцієнт теплопровідності $\lambda = 0,1319 \text{ Вт/см}\cdot\text{град}$, коефіцієнт теплоємності $C = 3,54 \text{ Дж/см}^3\cdot\text{град}$, коефіцієнт тепловіддачі $\alpha = 1,04 \cdot 10^{-3} \text{ Вт/см}^2$. На рис. 1 зображена сітка скінченних елементів, на рис. 2 – переріз трійникового з'єднання і його геометричні розміри, на рис. 3 – розподіл температури по товщині оболонки для вказаного перерізу. Криві 1, 2 і 3 /рис. 3/ відповідають квадратичному, кубічному і четвертого порядку наближенням по товщині оболонки поліномами Міхліна. Наведена методика реалізована в комплексі Фортран-програм "ПРОЕКТ" [4].

1. Подстригач Я.С., Швеп Р.Н. Термоупругость тонких оболочек. К., 1978. 2. Савула Я.Г. Представление срединных поверхностей оболочек резными поверхностями // Прикл. механика. 1984. Т.20. № 12. С.70-74. 3. Коваленко А.Д. Избранные труды. К., 1976. 4. Муха И.С., Савула Я.Г., Шербатый М.В. Комплекс программ "ПРОЕКТ" для расчетов и проектирования тонкостенных элементов конструкций энергетического машиностроения // Математическое моделирование процессов и конструкций энергетических и транспортных турбинных установок в системах их автоматизированного проектирования: Тез. докл. респ. конф. Готвальд, 1988. С.86.

Стаття надійшла до редколегії 29.05.89

УДК 539.3

І.С.Муха

ЧИСЕЛЬНА СХЕМА РОЗВ'ЯЗАННЯ ЗАДАЧ НЕЛІНІЙНОГО ДЕФОРМУВАННЯ ТВЕРДИХ ТІЛ ПРИ НАЯВНОСТІ ПОЧАТКОВИХ ПЕРЕМІЩЕНЬ

Нехай під дією масових сил $\vec{Q}^0$ і поверхневих сил $\vec{\Sigma}^0$ в тілі виникли переміщення $\vec{u}^0$. Будемо вважати, що ці переміщення виникли до початку розвитку деформації, яка нас цікавить, і задовольняють рівняння рівноваги і відповідні крайові умови.

Нехай тепер на тіло діють додаткові масові сили $\vec{Q}$ і поверхневі сили $\vec{\Sigma}$, які викликають у тілі додаткові переміщення $\vec{u}$. Запишемо задачу для знаходження цих переміщень. Введемо позначення

$$\vec{u}^1 = \vec{u}^0 + \vec{u}, \quad \vec{Q}^1 = \vec{Q}^0 + \vec{Q}, \quad \vec{\Sigma}^1 = \vec{\Sigma}^0 + \vec{\Sigma}. \quad /1/$$

Оскільки в результаті додаткової деформації ми знову отримали рівноважну конфігурацію, то переміщення u задовольняють рівняння рівноваги тіла, що перебуває під дією масових сил $\dot{Q}$, а також крайові умови для тіла з поверхневим навантаженням $\dot{\Sigma}$. Це означає, що переміщення u надають мінімум функціоналу Лагранжа [5]:

$$L(\dot{u}) = \frac{1}{2} \int_V \varepsilon(\dot{u}) : B : \varepsilon(\dot{u}) dv - \int_V \dot{Q} \cdot \dot{u} dv - \int_{\Sigma} \dot{\Sigma} \cdot \dot{u} ds, \quad /2/$$

де B - матриця фізичного закону четвертого рангу; $\varepsilon(u)$ - матриця деформації Гріна; знаком ":" позначено операцію згортки двох матриць.

Необхідно записати функціонал, мінімум якому буде надавати функція u . Для цього матрицю деформації Гріна зобразимо у вигляді [5]

$$\varepsilon(u) = e(u) + \frac{1}{2} \omega(u, u), \quad /3/$$

де $e(u)$ - матриця лінійних деформацій /лінійний оператор відносно u /; $\omega(u, u)$ - деякий симетричний білінійний оператор.

Підставляючи вираз для $\dot{u}$ з /1/ в /3/, отримуємо

$$\begin{aligned} \varepsilon(\dot{u}) &= \varepsilon(\dot{u} + u) = e(\dot{u} + u) + \frac{1}{2} \omega(\dot{u} + u, \dot{u} + u) = \\ &= e(\dot{u}) + e(u) + \frac{1}{2} \omega(\dot{u}, \dot{u}) + \omega(\dot{u}, u) + \frac{1}{2} \omega(u, u) = \\ &= \varepsilon(\dot{u}) + \omega(\dot{u}, u) + \varepsilon(u). \end{aligned}$$

Використавши отриману тотожність, перепишемо /2/ у вигляді

$$\begin{aligned} L(\dot{u}) &= \frac{1}{2} \int_V [\varepsilon(\dot{u}) + \omega(\dot{u}, u) + \varepsilon(u)] : B : [\varepsilon(\dot{u}) + \omega(\dot{u}, u) + \varepsilon(u)] dv - \\ &- \int_V (\dot{Q} + Q) \cdot (\dot{u} + u) dv - \int_{\Sigma} (\dot{\Sigma} + \Sigma) \cdot (\dot{u} + u) dS = \\ &= L(\dot{u}) + \int_V \varepsilon(\dot{u}) : B : [\varepsilon(u) + \omega(\dot{u}, u)] dv - \int_V \dot{Q} u dv - \int_{\Sigma} \dot{\Sigma} u ds + \\ &+ \left\{ \frac{1}{2} \int_V \varepsilon(\dot{u}) : B : \omega(u, u) + \right. \\ &+ \frac{1}{2} \int_V [\varepsilon(u) + \omega(\dot{u}, u)] : B : [\varepsilon(u) + \omega(\dot{u}, u)] dv - \\ &- \left. \int_V Q \cdot (\dot{u} + u) dv - \int_{\Sigma} \Sigma \cdot (\dot{u} + u) dS \right\}. \quad /4/ \end{aligned}$$

Підкреслений вираз рівний нулю згідно з принципом віртуальних робіт [1] для початкових переміщень.

Оскільки переміщення $\vec{u}$ надає мінімального значення функціоналу L , то для того, щоб функціонал $L(\vec{u})$ досягав мінімуму, необхідно, щоб досягав мінімуму вираз у фігурних дужках. Врахувавши той факт, що $\int_V Q \cdot \vec{u} dV$ і $\int_{S_F} \vec{\Sigma} \cdot \vec{u} dS$ є константи, отримаємо, що переміщення $\vec{u}$ повинно надавати мінімум функціоналу

$$L(\vec{u}) = \frac{1}{2} \int_V \varepsilon(\vec{u}) : B : \omega(\vec{u}, \vec{u}) dV + \\ + \frac{1}{2} \int_V [\varepsilon(\vec{u}) + \omega(\vec{u}, \vec{u})] : B : [\varepsilon(\vec{u}) + \omega(\vec{u}, \vec{u})] dV - \\ - \int_V Q \cdot \vec{u} dV - \int_{S_F} \vec{\Sigma} \cdot \vec{u} dS. \quad /5/$$

Взявши в /5/ початкову конфігурацію за відлікову /тобто $\vec{u} = 0$ /, отримаємо функціонал для задачі з початковими напруженнями $\vec{G}$ [1]

$$L(\vec{u}) = \frac{1}{2} \int_V \vec{G} : \omega(\vec{u}, \vec{u}) dV + \\ + \frac{1}{2} \int_V \varepsilon(\vec{u}) : B : \varepsilon(\vec{u}) dV - \int_V Q \cdot \vec{u} dV - \int_{S_F} \vec{\Sigma} \cdot \vec{u} dS. \quad /6/$$

Нехай тепер у тілі є початкові деформації $\vec{\varepsilon}$. Щоб їх утримати в тілі, необхідно, щоб у ньому були присутні початкові напруження $\vec{G} = -B : \vec{\varepsilon}$. Знову взявши початкову конфігурацію за відлікову /тобто $\vec{u} = 0$ /, отримаємо функціонал для задачі з початковими деформаціями $\vec{\varepsilon}$ [1]:

$$L(\vec{u}) = \frac{1}{2} \int_V [\varepsilon(\vec{u}) - \vec{\varepsilon}] : B : [\varepsilon(\vec{u}) - \vec{\varepsilon}] dV - \\ - \int_V Q \cdot \vec{u} dV - \int_{S_F} \vec{\Sigma} \cdot \vec{u} dS. \quad /7/$$

Слід врахувати, що у випадку задачі з початковими деформаціями підкреслений в /4/ вираз вже не є рівний нулю. Крім цього, для такої задачі $\vec{Q} = 0$ і $\vec{\Sigma} = 0$. Зазначимо також, що в цьому випадку матриця B є функцією $\vec{\varepsilon}$.

Розглянемо далі функціонал /5/. Оскільки це функціонал четвертого порядку стосовно невідомої функції $\vec{u}$, то застосувати для його мінімізації метод Рітца неможливо. Тому побудуємо числову схему методу Ньютона [2-4] для функціоналу /5/. Нехай у нас є деяке наближення $\tilde{\vec{u}}$ для переміщення $\vec{u}$. Надамо $\tilde{\vec{u}}$

приросту Δu . Тоді

$$\begin{aligned} L(\tilde{u} + \Delta u) &= L(\tilde{u}) + \int_V \varepsilon(\tilde{u}) : B : \omega(\tilde{u}, \Delta u) dV + \frac{1}{2} \int_V \varepsilon(\tilde{u}) : B : \omega(\Delta u, \Delta u) dV + \\ &+ \int_V [\varepsilon(\tilde{u}) + \omega(\tilde{u}, \tilde{u})] : B : [\varepsilon(\Delta u) + \omega(\tilde{u} + \tilde{u}, \Delta u)] dV + \\ &+ \frac{1}{2} \int_V [\varepsilon(\Delta u) + \omega(\tilde{u} + \tilde{u}, \Delta u)] : B : [\varepsilon(\Delta u) + \omega(\tilde{u} + \tilde{u}, \Delta u)] dV - \\ &- \int_V Q \cdot \Delta u dV - \int_{S_\Sigma} \Sigma \cdot \Delta u dS = \\ &= L(\tilde{u}) + \int_V \varepsilon(\tilde{u} + \tilde{u}) : B : [\varepsilon(\Delta u) + \omega(\tilde{u} + \tilde{u}, \Delta u)] dV + \\ &+ \frac{1}{2} \int_V \varepsilon(\tilde{u} + \tilde{u}) : B : \omega(\Delta u, \Delta u) dV + \\ &+ \frac{1}{2} \int_V [\varepsilon(\Delta u) + \omega(\tilde{u} + \tilde{u}, \Delta u)] : B : [\varepsilon(\Delta u) + \omega(\tilde{u} + \tilde{u}, \Delta u)] dV - \\ &- \int_V (Q + Q) \cdot \Delta u dV - \int_{S_\Sigma} (\Sigma + \Sigma) \cdot \Delta u dS. \end{aligned}$$

/8/

З /8/ випливає, що для досягнення мінімуму функціоналу /5/ необхідно, щоб Δu надавала мінімум функціоналу

$$\begin{aligned} L^A(\Delta u) &= \frac{1}{2} \int_V \varepsilon(\tilde{u} + \tilde{u}) : B : \omega(\Delta u, \Delta u) dV + \\ &+ \frac{1}{2} \int_V [\varepsilon(\Delta u) + \omega(\tilde{u} + \tilde{u}, \Delta u)] : B : [\varepsilon(\Delta u) + \omega(\tilde{u} + \tilde{u}, \Delta u)] dV + \\ &+ \int_V \varepsilon(\tilde{u} + \tilde{u}) : B : [\varepsilon(\Delta u) + \omega(\tilde{u} + \tilde{u}, \Delta u)] dV - \\ &- \int_V (Q + Q) \cdot \Delta u dV - \int_{S_\Sigma} (\Sigma + \Sigma) \cdot \Delta u dS. \end{aligned}$$

Припустимо тепер, що Δu є величина мала, тобто членами порядку $(\Delta u)^3$ і $(\Delta u)^4$ можна знехтувати. Тоді для знаходження Δu отримаємо квадратичний функціонал

$$\begin{aligned} L^*(\Delta u) &= \frac{1}{2} \int_V \varepsilon(\tilde{u} + \tilde{u}) : B : \omega(\Delta u, \Delta u) dV + \\ &+ \frac{1}{2} \int_V [\varepsilon(\Delta u) + \omega(\tilde{u} + \tilde{u}, \Delta u)] : B : [\varepsilon(\Delta u) + \omega(\tilde{u} + \tilde{u}, \Delta u)] dV + \\ &+ \int_V \varepsilon(\tilde{u} + \tilde{u}) : B : [\varepsilon(\Delta u) + \omega(\tilde{u} + \tilde{u}, \Delta u)] dV - \\ &- \int_V (Q + Q) \cdot \Delta u dV - \int_{S_\Sigma} (\Sigma + \Sigma) \cdot \Delta u dS. \end{aligned}$$

Виберемо початкове наближення $\tilde{u}^0 \equiv 0$. Побудуємо ітераційний процес

$$\tilde{u}^{i+1} = \tilde{u}^i + \Delta u^i$$

до тих пір, поки $\|\Delta u^i\| > \varepsilon \|\tilde{u}^i\|$. При цьому $u = \lim_{i \rightarrow \infty} \tilde{u}^i$.

1. В а с и л з у К. Вариационные методы в теории упругости и пластичности. М., 1987. 2. М о ж с е е в Н.Н., И в а н и - л о в Ю.П., С т о л я р о в а Е.М. Методы оптимизации. М., 1978. 3. О д е н Дж. Конечные элементы в нелинейной механике сплошных сред. М., 1976. 4. Р и к а р д с Р.Б. Метод конечных элементов и пластин. Рига, 1988. 5. Ч е р н ы х К.Ф. Нелинейная теория упругости в машиностроительных расчетах. Л., 1986.

Стаття надійшла до редколегії 18.05.89

УДК 539.3

В.О.Ліхачов, Н.П.Флейшман

ТИСК ЖОРСТКОГО ШТАМПУ НА ПРУЖНИЙ ШАР

Розглядається пружний шар товщиною h , ($0 \leq \zeta \leq h$), який лежить на гладкій жорсткій основі. В крайову площину шару / $\zeta = 0$ / втискується гладкий жорсткий штамп під дією осової нормальної до площини сили P .

1. Осесиметрична контактна задача

Граничні умови задачі в циліндричних координатах / ρ, ζ / мають вигляд

$$u_{\zeta}(\rho, 0) = f_0(\rho) \quad \text{при } \rho < a; \quad /1.1/$$

$$\sigma_{\zeta\zeta}(\rho, 0) = 0 \quad \text{при } \rho > a; \quad /1.2/$$

$$\sigma_{\zeta\rho}(\rho, 0) = 0 \quad \text{при } \rho > 0; \quad /1.3/$$

$$u_{\zeta}(\rho, h) = \tau_{\rho\zeta}(\rho, h) = 0 \quad \text{при } \rho > 0. \quad /1.4/$$

Залежність радіуса " a " області контакту від сили P знаходимо з умови рівноваги

$$P = -2\pi \int_0^a \rho \sigma_{\zeta\zeta}(\rho, 0) d\rho. \quad /1.5/$$

Як показано в [1, 2], компоненти вектора зміщення і тензора напружень можуть бути виражені через дві гармонійні функції

$\psi(r, z)$, $\psi_r(r, z)$, які вибираємо такими:

$$\psi_r = \int_0^{\infty} \left[A(\lambda) \frac{ch\lambda(h-z)}{ch\lambda h} + A_1(\lambda) \frac{sh\lambda(h-z)}{ch\lambda h} \right] \frac{J_0(\lambda r)}{\lambda} d\lambda; \quad /1.6/$$