

## RÓWNANIA SPRĘŻYSTOŚCI TEORII ODKSZTAŁCEŃ SKOŃCZONYCH DLA PŁYT I POWŁOK

N. W. ŁAPIN (KAZAŃ)

Wyprowadzono jeden z wariantów równań konstytutywnych należących do nieliniowej (kwadratowej) teorii sprężystości. Rozszerzono metodę, podaną w pracy [4], wyprowadzenia równań fizycznych dla małych deformacji—na przypadek ogólniejszy. Otrzymano tym sposobem stosunkowo proste równania w zakresie nieliniowym.

Podstawowym zagadnieniem nieliniowej teorii sprężystości jest ustalenie związków pomiędzy składowymi stanu naprężeń i odkształceń. Równania fizyczne dla obszaru odkształceń skończonych zostały podane w pracach [1, 2 i 3]. W niniejszej pracy wyprowadzono jeden z wariantów równań konstytutywnych nieliniowej, kwadratowej teorii sprężystości przez przeniesienie za pomocą znanego sposobu [4] równań fizycznych odnoszących się do małych odkształceń—na przypadek dużych odkształceń. Otrzymane równania konstytutywne zostały wykorzystane do wyprowadzenia zależności pomiędzy odkształceniami i naprężeniami. Otrzymano stosunkowo proste równania fizyczne.

Związek pomiędzy składowymi naprężenia  $\sigma_{ij}$  i składowymi tensora odkształcenia  $\varepsilon_{ij}$  przyjmujemy wg Greena w postaci

$$(1) \quad \sigma_{ij} = \partial F / \partial \varepsilon_{ij},$$

przy czym funkcję  $F$  dla jednorodnego, izotopowego, termosprężystego ośrodka można przedstawić w postaci

$$(2) \quad F = F(I_1, I_2, I_3, T),$$

gdzie  $T$  oznacza zmianę temperatury ciała,  $I_k$  niezmienniki tensora odkształceń, określone wg następujących wzorów:

$$(3) \quad I_1 = \varepsilon_{kk}, \quad I_2 = 1/2 \varepsilon_{ij} \varepsilon_{ij}, \quad I_3 = 1/3 \varepsilon_{ij} \varepsilon_{jk} \varepsilon_{ik}.$$

W wyżej podanych wzorach i dalszych, jeśli nie będzie specjalnego omówienia, wskaźniki przebiegają liczby od 1 do 3; przeprowadza się sumowanie według wskaźnika powtarzającego się.

Uwzględniając (2) i (3), równanie konstytutywne (1) przedstawiamy w postaci

$$(4) \quad \sigma_{ij} = f_1 \delta_{ij} + f_2 \varepsilon_{ij} + f_3 \varepsilon_{ik} \varepsilon_{jk},$$

przy czym  $\delta_{ij}$  oznacza symbol Kroneckera oraz  $f_i = \partial F / \partial I_i$ .



Aproksymując  $F$  za pomocą wielomianu względem  $I_i$  oraz  $T$ , zostawiając wyrazy odkształcenia drugiego i trzeciego rzędu otrzymamy

$$(5) \quad F = A_{11} I_1^2 + A_{12} I_2 + A_{21} I_1^3 + A_{22} I_1 I_2 + A_{23} I_3 + B_{11} T^2 + \\ + B_{12} T I_1 + B_{21} T^2 I_1 + B_{22} T I_2 + B_{23} T I_1^2 + B_{33} T^3.$$

Następnie przyjmujemy, że współczynnik  $A_{21}$  oraz  $A_{22}$  przeznaczone są po to, aby wprowadzić  $A_{23}$ . Wprowadzamy, uwzględniając powyższe przypuszczenie, (5) do (4) i otrzymujemy następującą zależność kwadratową;

$$(6) \quad \sigma_{ij} = A_{11} \varepsilon_{kk} \delta_{ij} + A_{12} \varepsilon_{ij} + A_{21} \varepsilon_{kk}^2 \delta_{ij} + A_{22} \varepsilon_{km} \varepsilon_{km} \delta_{ij} + \\ + 2A_{22} \varepsilon_{kk} \varepsilon_{ij} + B_{12} T \delta_{ij} + B_{21} T^2 \delta_{ij} + 2B_{23} \varepsilon_{kk} T \delta_{ij} + B_{22} \varepsilon_{ij} T.$$

Określmy dalej średnie odkształcenie  $\varepsilon_0$ , średnie naprężenie  $\sigma_0$  oraz intensywność odkształceń ścinających  $\varphi$ :

$$(7) \quad \varepsilon_0 = 1/3 \varepsilon_{kk}, \quad \sigma_0 = 1/3 \sigma_{kk}, \quad \varphi^2 = \varepsilon_{km} \varepsilon_{km} - 1/3 \varepsilon_{kk}^2.$$

Wykorzystując (6), otrzymujemy równanie

$$(8) \quad \sigma_0 = r_1 \varepsilon_0 + r_2 T,$$

przy czym

$$(9) \quad r_1 = 3A_{11} + 9A_{21} \varepsilon_0 + 3A_{22} \varepsilon_0 + A_{22} \varphi^2 \varepsilon_0^{-1} + 6B_{23} T + p, \\ p = A_{12} + 6A_{22} \varepsilon_0 + B_{22} T, \quad r_2 = B_{12} + B_{21} T.$$

Po przekształceniu (6) za pomocą wzorów (7)–(9), znajdujemy

$$(10) \quad \sigma_{ij} - \delta_{ij} \sigma_0 = p (\varepsilon_{ij} - \delta_{ij} \varepsilon_0).$$

Zakładając, że w (10)  $i=j$ , mamy

$$(11) \quad \sigma_{11} - \sigma_0 = p (\varepsilon_{11} - \varepsilon_0), \quad \overline{1, 2}. \\ \sigma_{33} - \sigma_0 = p (\varepsilon_{33} - \varepsilon_0), \quad \overline{1, 2}.$$

Tu symbol  $\overline{1, 2}$  oznacza, że pozostałe wzory otrzymujemy drogą przestawienia indeksów 1 i 2.

Wyrażając w pierwszych dwóch równaniach (11)  $\varepsilon_0$  przez  $\sigma_0$  zgodnie z (8) oraz rozwiązując otrzymane równanie względem  $\sigma_{11}$ ,  $\sigma_{22}$ , (uwzględniając warunek  $\sigma_{33}=0$ ) otrzymujemy

$$(12) \quad \sigma_{11} = p [2(1-3/2m) \varepsilon_{11} + (1-3m) \varepsilon_{22} - \alpha m T], \quad \overline{1, 2},$$

przy czym

$$(13) \quad m = p/(2p + r_1), \quad \alpha = -3r_2/p.$$

Przekształcając trzecie równanie (11), uwzględniając zależność (8) i warunek  $\sigma_{33}=0$ , otrzymujemy na  $\varepsilon_{33}$  następujące wzory:

$$(14) \quad \varepsilon_{33} = m (r_1/p - 1) (\varepsilon_{11} + \varepsilon_{22}) + \alpha m T.$$



Zgodnie z (10) i (12) związek pomiędzy składowymi naprężeniami i deformacjami ma następującą postać:

$$(15) \quad \begin{aligned} \sigma_{11} &= p [2(1-3/2m)\varepsilon_{11} + (1-3m)\varepsilon_{22} - \alpha m T], & \overline{1, 2}, \\ \sigma_{12} &= p \varepsilon_{12}, & \overline{2, 3}, \quad \overline{1, 3}, \end{aligned}$$

przy czym  $p$ ,  $m$  i  $\alpha$  określane są wg wzorów (9) i (13).

Należy podkreślić, że we wszystkich otrzymanych wyżej rezultatach zakładano małe odkształcenia. Uogólnimy naszą teorię na obszar dużych odkształceń. Takie uogólnienie można osiągnąć, jeśli uwzględnić informacje zawarte w rozdziale III książki [4], z których wynika, że powyższe rezultaty pozostają w mocy przy dużych odkształceniach pod warunkiem, że będzie uwzględniona skończoność przemieszczeń oraz składowe naprężenia  $\sigma_{ij}$  będą zastąpione przez wielkości  $\sigma_{ij}^*$  wg wzorów:

$$(16) \quad \sigma_{ij}^* = \frac{S_i^*}{S_i} \frac{\sigma_{ij}}{1+E_j},$$

przy czym

$$(17) \quad \begin{aligned} S_i^*/S_i &= [(1+2\varepsilon_{22})(1+2\varepsilon_{33}) - \varepsilon_{23}^2]^{1/2}, & \overline{1, 2}, \quad \overline{1, 3}, \\ E_i &= (1+2\varepsilon_{11})^{1/2} - 1, & \overline{1, 2}, \quad \overline{1, 3}. \end{aligned}$$

Zaniedbując w (16) (w ramach teorii kwadratowej) kwadraty odkształceń w porównaniu z jednością oraz uwzględniając, że objętościowe odkształcenia są małe względem  $\Delta \ll 1$ , otrzymamy:

$$(18) \quad \begin{aligned} \sigma_{11}^* &= (1-2\varepsilon_{11})\sigma_{11}, & \overline{1, 2}, & \quad \sigma_{12}^* = (1-\varepsilon_{11}-\varepsilon_{22})\sigma_{12}, \\ \sigma_{13}^* &= (1+\varepsilon_{22})\sigma_{13}, & \overline{1, 2}. \end{aligned}$$

Wprowadzając tu  $\sigma_{ij}$  zgodnie z (15), mamy dla obszaru dużych odkształceń następujące prawo fizyczne:

$$(19) \quad \begin{aligned} \sigma_{11}^* &= p [2(1-3/2m)\varepsilon_{11} + (1-3m)\varepsilon_{22} - 4(1-3/2m)\varepsilon_{11}^2 - \\ & \quad - 2(1-3m)\varepsilon_{11}\varepsilon_{22} - \alpha m T + 2\alpha m \varepsilon_{11} T], & \overline{1, 2}, \\ \sigma_{12}^* &= p (\varepsilon_{12} - \varepsilon_{11}\varepsilon_{12} - \varepsilon_{22}\varepsilon_{12}), & \quad \sigma_{13}^* = p (\varepsilon_{13} + \varepsilon_{13}\varepsilon_{22}), & \overline{1, 2}, \end{aligned}$$

gdzie  $p$ ,  $m$  i  $\alpha$  są określone za pomocą wzorów (9) i (13).

W związku z tym, że do wzorów na naprężenia  $\sigma_{ij}^*$  wyrażonych przez  $p$ ,  $m$  i  $\alpha$  wchodzi odkształcenie poprzeczne  $\varepsilon_{33}$ , podamy sposób określenia  $\varepsilon_{33}$ . W tym celu otworzymy następujący proces iteracyjny.

Założmy w pierwszym przybliżeniu

$$(20) \quad \begin{aligned} r_1/p^{(1)} &= 1+3\beta, & m^{(1)} &= 1/3(1+\beta), \\ \beta &= A_{11}/A_{12}, & p^{(1)} &= A_{12}, & \alpha^{(1)} &= -3B_{12}/A_{12}. \end{aligned}$$

W ten sposób, rozwiązując w pierwszym etapie przybliżenia liniowe zagadnienie fizyczne, otrzymamy w pierwszym przybliżeniu odkształcenia  $\varepsilon_{ij}^{(1)}$  oraz naprężenia  $\sigma_{ij}^{*(1)}$ .



Odształcenie poprzeczne  $\varepsilon_{33}^{(1)}$  zgodnie z (14) przyjmie postać

$$(21) \quad \varepsilon_{33}^{(1)} = m^{(1)} [(r_1/p)^{(1)} - 1] (\varepsilon_{11}^{(1)} + \varepsilon_{22}^{(1)}) + \alpha^{(1)} m^{(1)} T.$$

Wprowadzając wielkości  $\varepsilon_{ij}^{(1)}$  do wzoru (7) określimy średnie odkształcenie  $\varepsilon_0$  oraz intensywność odkształceń przemieszczenia w pierwszym przybliżeniu.

Podstawiając znalezione wielkości  $\varepsilon_0^{(1)}$  i  $\varphi^{(1)}$  do wzorów  $p$ ,  $m$  i  $\alpha$  zgodnie z (9) i (13), otrzymamy wyżej wspomniane wielkości w drugim przybliżeniu.

Wprowadzając otrzymane  $p^{(2)}$ ,  $m^{(2)}$  i  $\alpha^{(2)}$  do wzoru (19), otrzymamy zależność pomiędzy naprężeniami i odkształceniami w drugim etapie przybliżenia. Rozwiązując w drugim etapie przybliżenia przedstawione zagadnienie, znajdziemy w drugim przybliżeniu odkształcenia  $\varepsilon_{ij}^{(2)}$  oraz naprężenia  $\sigma_{ij}^{(2)}$ . Przedstawiony proces przybliżenia można kontynuować aż do uzyskania niezbędnej dokładności.

Wyrazimy z kolei odkształcenia przez naprężenia. Zastępując we wzorze (15) wielkość  $\sigma_{ij}^*$  przez  $\sigma_{ij}$  zgodnie z (18) i zaniedbując kwadraty odkształceń w porównaniu z jednością, otrzymujemy

$$(22) \quad \begin{aligned} \sigma_{11}^* (1 + 2\varepsilon_{11}) &= p [2(1 - 3/2m) \varepsilon_{11} + (1 - 3m) \varepsilon_{22} - \alpha m T], & \overline{1, 2}, \\ \sigma_{12}^* (1 + \varepsilon_{11} + \varepsilon_{22}) &= p \varepsilon_{12}, & \sigma_{13}^* (1 - \varepsilon_{22}) = p \varepsilon_{13}, & \overline{1, 2}. \end{aligned}$$

Rozwiązując układ równań (22) względem odkształceń, po kolejnych przekształceniach otrzymamy następujące wzory:

$$(23) \quad \begin{aligned} \varepsilon_{11} &= 1/\gamma [(2(p - \sigma_{22}^*) - 3mp) \sigma_{11}^* - p(1 - 3m) \sigma_{22}^* + \\ & \quad \alpha mp (p - 2\sigma_{11}^*) T], & \overline{1, 2}, \\ \varepsilon_{12} &= 1/\gamma (p - \sigma_{11}^* - \sigma_{22}^*) (3 - 6m - 2\alpha m T) \sigma_{12}^*, \\ \varepsilon_{13} &= 1/\gamma [3(1 - 2m)(p - \sigma_{22}^*) - 3(1 - m)(\sigma_{11}^* + \sigma_{22}^*) + \\ & \quad + 6/p \sigma_{11}^* \sigma_{22}^* - \alpha m (p - 2\sigma_{22}^*) T], & \overline{1, 2}, \end{aligned}$$

gdzie

$$\gamma = 3p^2 (1 - 2m) - 2p (2 - 3m) (\sigma_{11}^* + \sigma_{22}^*) + 4\sigma_{11}^* \sigma_{22}^*.$$

W tym przypadku, podobnie jak i w przypadku wzorów (19), dla uwzględnienia poprzecznego odkształcenia tworzymy analogiczny proces iteracyjny.

Dla obszaru odkształceń skończonych zostały uzyskane równania konstytutywne (19) oraz (23).

#### LITERATURA CYTOWANA W TEKŚCIE

1. A. E. GREEN and I. E. ADKINS, *Large elastic deformations*, Oxford University Press, 1960.
2. W. T. KOITER, *On the nonlinear theory of thin elastic shells*, Proc. Kon. Net. Ak. Wet., 1966.
3. Л. А. ТОЛОКОННИКОВ, *О связи между напряжениями и деформациями в нелинейной теории упругости*, ПММ, XX, вып. 3, 1956.
4. В. В. НОВОЖИЛОВ, *Основы нелинейной теории упругости*, ГИТТЛ, 80, Москва 1948.

INSTYTUT MECHANIKI, KAZAŃ, ZSRR.

Praca została złożona w Redakcji dnia 4 czerwca 1979 r.