

Eugeniusz BARON, Piotr KUBIEŃ

FORMUŁOWANIE PŁASKICH ZAGADNIEŃ GRANICZNYCH
 NIEKTÓRYCH PRZESTRZENNYCH PROBLEMÓW LINIOWEJ TEORII SPRĘŻYSTOŚCI

CZĘŚĆ II

Streszczenie. Rozpatrzono przypadki szczególne zagadnienia sformułowanego w pierwszej części pracy, funkcje naprężeń i przemieszczeń. Pokazano, że przy odpowiednio dobranej postaci więzów można zagadnienie przestrzenne rozbić na zagadnienia graniczne tarczowe i płytowe. Numeracja wzorów dostosowana jest do numeracji w poprzedniej pracy autorów.

5. Przypadki szczególne omawianej teorii5.1. Więzy narzucone na wszystkie składowe przemieszczenia i wszystkie składowe stanu naprężenia

W przypadku tym w równaniu ruchu (4.6) i kinetycznych warunkach brzegowych (4.7) współczynniki G są równe zero oraz nie występują równania (4.4)₂, gdyż $Z-V = \emptyset$. Podstawowy układ równań we współrzędnych uogólnionych ma postać:

$$B^{KM\alpha\beta\delta} f_{M,\alpha\beta\delta} + B^{KM\alpha\beta} f_{M,\alpha\beta} + B^{KM\alpha} f_{M,\alpha} + B^{KM} f_M + B^K + g^K = \rho W^{KL} \ddot{u}_L \quad \text{w } \Pi,$$

$$(B^{KM\alpha\beta\delta} f_{M,\alpha\beta\delta} + B^{KM\alpha} f_{M,\alpha} + B^{K\alpha}) n_\alpha = q^K \quad \text{na } \partial\Pi$$

$$D^{MR\alpha\beta\delta} f_{R,\alpha\beta\delta} + D^{MR\alpha\beta} f_{R,\alpha\beta} + D^{MR} f_R + D^M =$$

$$= B^{MK\alpha\beta\delta} u_{K,\alpha\beta\delta} - B^{MK\alpha\beta} u_{K,\alpha\beta} + B^{MK\alpha} u_{K,\alpha} - B^{MK} u_K \quad \text{w } \Pi \quad (5.1)$$

$$(B^{MK\alpha\beta\delta} u_{K,\alpha\beta\delta} - B^{MK\alpha\beta} u_{K,\alpha\beta} - D^{MR\alpha\beta\delta} f_{R,\alpha\beta\delta} - D^{MR\alpha\beta} f_{R,\alpha\beta}) n_\alpha +$$

$$+ [(B^{MK\alpha\beta\delta} u_{K,\alpha\beta\delta} + B^{MK\alpha\beta} u_{K,\alpha\beta} - D^{MR\alpha\beta\delta} f_{R,\alpha\beta\delta} - D^{MR\alpha\beta} f_{R,\alpha\beta} - D^{M\alpha\beta}) g_\alpha n_\beta]_{,e} = 0.$$

$$(B^{MK\alpha\beta\delta} u_{K,\alpha\beta\delta} - B^{MK\alpha\beta} u_{K,\alpha\beta} - D^{MR\alpha\beta\delta} f_{R,\alpha\beta\delta} - D^{MR\alpha\beta} f_{R,\alpha\beta} - D^{M\alpha\beta}) n_\alpha n_\beta = 0 \quad \text{na } \partial\Pi.$$

Równania ruchu (5.1) i warunki zgodności odkształceń (5.1)₃ są sprzężone. Wykażemy, że można tak dobrać postać więzów, aby z równań (5.1)₃ otrzymać układ równań tylko ze względu na funkcje f_M .

Niech funkcje $a_{ij}^{M\alpha\beta}$, b_{ij}^M , c_{ij} będą dobrane tak, by

$$\sigma^{ij,j} = 0, \quad (5.2)$$

dla

$$\sigma_{ij} = a_{ij}^{M\alpha\beta} f_{M\alpha\beta} + b_{ij}^M f_M + c_{ij}.$$

O funkcjach f_M będziemy mówić wtedy, że są funkcjami naprężeń.

Warunek (5.2) powoduje zerowanie się członu dywergencyjnego w (5.1) tak, że (5.1)₁ redukuje się do:

$$QW^{KL} \dot{U}_L = g^K, \quad (x^\alpha) \in \Pi \quad (5.3)$$

gdzie:

$$g^K = \int_{-h}^h b^i A_1^K dx^3.$$

Jeśli przyjmiemy, że siły masowe są niezmiennie w czasie to rozwiązaniem układu równań (5.3) są funkcje

$$U_K(x^\alpha, t) = U_{K_0}(x^\alpha) + \dot{U}_{K_0}(x^\alpha) \cdot t + Bt^2, \quad (5.4)$$

gdzie $B = B(x^\alpha)$ jest znaną funkcją oraz

$$\begin{aligned} U_{K_0} &= U_K(x^\alpha, t) \Big|_{t=0}, \\ \dot{U}_{K_0} &= \dot{U}_K(x^\alpha, t) \Big|_{t=0}, \end{aligned} \quad (5.5)$$

określają warunki początkowe.

Skorzystamy z relacji (5.2) przy wyprowadzeniu warunków zgodności odkształceń. Wychodząc z równań idealności więzów (2.7), po podstawieniu $\delta(\sigma_{ij,j}) = 0$, otrzymujemy:

$$\int_{-h}^h (a_{ij}^{M\alpha\beta} \varepsilon_{ij}^{\alpha\beta} + b_{ij}^M \varepsilon^{ij}) dx^3 = (a_{13}^{M\alpha\beta} w_{,\alpha\beta}^1 + b_{13}^M w^1) \Big|_{-h}^h, \quad (5.6)$$

gdzie pionowa kreska oznacza różnicę wielkości w nawiasie dla $x^3 = h$ i $x^3 = -h$.

Prawa strona powyższego równania znika przy założeniu, że σ_{ij} zależą tylko od drugich pochodnych f_M oraz przy założeniu, że $a_{ij}^{\alpha\beta}$ są antysymetryczne ze względu na α i β . (Założenia te pociągają za sobą $\sigma^{ij}, j = 0$).

Po przyjęciu powyższych założeń postać równania (5.6) będzie następująca:

$$\int_{-h}^h (a_{ij}^{\alpha\beta} \epsilon^{ij},_{\alpha\beta} + b_{ij}^M \epsilon^{ij}) dx^3 = 0 \quad (5.7)_1$$

a we współrzędnych uogólnionych:

$$D^{MR\alpha\beta\gamma\delta} f_{R,\alpha\beta\gamma\delta} + D^{(MR)\alpha\beta} f_{R,\alpha\beta} + D^{MR} f_R + D^M = 0, \quad (5.7)_2$$

gdzie współczynniki D mają to samo znaczenie co poprzednio.

Do równań (5.7) dołączamy komplet warunków brzegowych: równania (5.1)₂, (5.1)₄ i (5.1)₅. W równaniach (5.1)₄ znikną człony zawierające U_K .

Równania (5.7)₂ nazywać będziemy równaniami zgodności dla funkcji naprężeń. Otrzymaliśmy więc niezależny układ równań dla funkcji f_M . Założymy, że z tego układu równań funkcje f_M wyznaczyć można jednoznacznie. Wtedy składowe stanu naprężenia dane będą wzorami (5.2), a składowe stanu odkształcenia wyznaczmy z równań konstytutywnych. Po wyznaczeniu przemieszczeń z wzorów (5.4) reakcje więzów wyznaczmy z równań (4.15). Reasumując, przy podanych założeniach można ogólny układ równań doprowadzić do płaskiego zagadnienia brzegowego dla funkcji naprężeń.

Porównując (5.7)₁ z warunkiem zgodności odkształceń (4.4)₁, zauważymy, że $\epsilon_{ij} = w_{(i,j)}$ jest jednym z rozwiązań równania (5.7)₁. Nie oznacza to jednak równości $w_{(i,j)} = \epsilon_{ij}$, gdyż rozwiązanie to może w ogólnym przypadku nie spełniać warunków brzegowych. Zbadajmy, przy jakich warunkach zachodzi równość:

$$w_{(i,j)} = \epsilon_{ij} \quad \text{tzn. że} \quad \sigma_{ij} = 0 \quad (5.8)$$

a pole otrzymane w wyniku rozwiązania układu (5.7)₂ z warunkami brzegowymi jest całkowalne. Równanie (5.8) zapiszmy w postaci:

$$A_{1K,j}^K U_{1,j} + A_{1,jK}^K U_K = \epsilon_{ij}, \quad (5.9)$$

gdzie ϵ_{ij} są wyznaczonymi już funkcjami $\epsilon_{ij}(x^k, t)$, a U_K mają postać daną równaniami (5.4) i (5.5).

Widać, że w przypadku dowolnych warunków początkowych spełnienie warunku $J_{ij} = 0$, a co za tym idzie, równania (5.9) jest niemożliwe. Jeżeli jednak nie występują siły masowe i rozpatrujemy przypadek statyczny, to rozwiązaniem równania (5.3) jest:

$$U_K(x^\alpha, t) = U_{K_0}(x^\alpha), \quad (5.10)$$

gdzie warunki początkowe mają postać:

$$\begin{aligned} U_{K_0}(x^\alpha, t) \Big|_{t=0} &= U_{K_0}, \\ \dot{U}_{K_0}(x^\alpha, t) \Big|_{t=0} &= 0. \end{aligned} \quad (5.11)$$

W przypadku statycznym warunki brzegowe dla równania (5.7)₂ są niezależne od czasu, więc na podstawie (5.9), (5.10) i (5.11) wnioskujemy, że przyjęcie $J_{ij} = 0$ narzuca warunki początkowe w postaci

$$w(1, j) \Big|_{t=0} = \varepsilon_{1j}. \quad (5.12)$$

Reakcje więzów kinetycznych znikają tożsamościowo tylko jeśli rozpatrujemy przypadek statyczny przy pominięciu sił masowych i spełniony jest warunek (5.12).

5.2. Przypadek więzów narzuconych tylko na składowe przemieszczenia

Jeśli więzy kinetyczne nie występują, to ogólny układ równań będzie miał postać analogiczną do uzyskanej w [1], tj.

$$G^{KL\alpha\beta} U_{L,\alpha\beta} + (G^{KL\alpha} - G^{LK\alpha}) U_{L,\alpha} + G^{KL} U_L + f^K = \rho w^{KL} U_L \quad \text{w} \Pi \quad (5.13)$$

$$(G^{KL\alpha} U_L + G^{KL\alpha\beta} U_{L,\beta}) n_\alpha = q^K \quad \text{na } \partial \Pi \quad (5.14)$$

a równocześnie otrzymamy zamiast (4.9) i (4.4)₂

$$f_{,j} \varepsilon_{1j} = w(1, j). \quad (5.15)$$

Sposób rozwiązania układu równań (5.13) (bez członów dynamicznych) podano w pracy [1]. Współrzędne uogólnione U_L wyrażono tam poprzez funkcje przemieszczeń, co w efekcie doprowadziło do układu równań ze względu na te funkcje.

Metodę rozwiązania przypadku dynamicznego przedstawiono w [2] str.499.

5.3. Przypadek więzów narzuconych na niektóre składowa naprężenia i wszystkie składowe przemieszczenia

Podstawowy układ równań będzie miał postać (4.6), (4.7), (4.9) i (4.10). Również i w tym przypadku wprowadzić można funkcje naprężeń. Załóżmy, że w równaniach więzów występują jedynie drugie pochodne funkcji f_M oraz że funkcje $a_{ij}^{M\alpha\beta}$ są antysymetryczne ze względu na wskaźniki i . Wtedy spełniona będzie tożsamość:

$$\sum_j \sigma_{ij,j} = 0, \quad \{i,j\} \in v. \quad (5.16)$$

Jest to zmodyfikowana wersja relacji (5.2).

Po wykorzystaniu relacji (5.16) do wyprowadzenia warunków zgodności odkształceń, otrzymuje się na analogicznej, co w punkcie 5.1, drodze układ \bar{M} równań dla funkcji f_M w postaci (5.7)₂.

W równaniu ruchu (4.6) pozostaje:

$$G^{KL\alpha\beta} U_{L,\alpha\beta} + 2G^{[KL]\alpha} U_{L,\alpha} + G^{KL} U_L + g^K = \rho W^{KL} \ddot{U}_L, \quad (5.17)$$

gdzie:

$$g^K = \int_{-h}^h b^i A_1^K dx^3 + \left[\sum_{\{i,j\} \in Z-v} \sigma_{ij}^{K1n} \right]_{-h}^h, \quad (5.18)$$

gdzie nawias prostokątny oznacza sumę.

Równanie (5.17) rozwiązujemy metodą podaną w [1] lub [2], str. 499. Warunki brzegowe dla równań (5.7)₂ i (5.17) mają postać (4.7) i (4.10). Należy do nich dołączyć warunki początkowe.

Po wyznaczeniu funkcji f_M i U_K pozostałe wielkości obliczymy kolejno w sposób analogiczny do podanego w relacjach (4.11)-(4.15).

5.4. Przypadek, gdy więzy nie są narzucone na żadne składowe przemieszczenia

Jeśli więzy nie są narzucone na żadne ze składowych przemieszczenia, to równania ruchu i kinetyczne warunki brzegowe sprowadzają się do postaci klasycznej $\sigma^{ij,j} + b^i = \rho \dot{w}^i$, $\sigma^{ij} n_j = q_1$.

Reakcje więzów geometrycznych są równe zeru: $r^i = 0$, $s^i = 0$. Jeśli przy tym więzy kinetyczne narzucone są na wszystkie składowe stanu naprężenia, to otrzymujemy w efekcie płaskie zagadnienie graniczne - układ równań dla funkcji f_M . Jeśli natomiast więzy narzucone są na nie wszystkie składowe stanu naprężenia, sprawa się komplikuje, gdyż w efekcie otrzymuje się równania różniczkowo-całkowe.

Podobnie w przypadku więzów narzuconych na niektóre składowe przemieszczenia (niezależnie od sposobu przyjęcia więzów kinetycznych) otrzymuje się układ równań różniczkowo-całkowych.

W przypadku, gdy więzy nie są narzucone na żadne ze składowych stanu przemieszczenia i naprężenia to z równań powyższej teorii otrzymuje się równania klasycznej teorii sprężystości.

6. Stan tarczowy i płytowy

W dotychczasowych rozważaniach zakładaliśmy, że wielkości A_i^K , $a_{ij}^{M\alpha\beta}$, b_{ij}^M , c_{ij} oraz składowe tensora sztywności sprężystej C_{ij}^{kl} są funkcjami co najwyżej zmiennej x^3 . Założmy dodatkowo, że pole tensora sztywności sprężystej jest symetryczne względem płaszczyzny $x^3 = 0$ oraz, że w każdym punkcie ciała istnieje płaszczyzna symetrii sprężystej równoległa do płaszczyzny $x^3 = 0$. Założenia te są dość ogólne - ciało tak zdefiniowane zawiera w sobie m.in. przypadek ciała izotropowego i ortotropowego. W szczególności C_{ij}^{kl} mogą być stałymi funkcjami zmiennej x^3 .

Wszystkie wielkości, na które narzucono więzy rozbijemy na sumę funkcji symetrycznych i antysymetrycznych względem płaszczyzny $x^3 = 0$. Jeśli $f(x^3)$ jest dowolną funkcją funkcji x^3 , to symetryczna składowa

$$f_S(x^3) = \frac{f(x^3) + f(-x^3)}{2},$$

antysymetryczna składowa

$$f_A(x^3) = \frac{f(x^3) - f(-x^3)}{2}.$$

Możemy więc napisać:

$$\begin{cases} w_{\alpha} = w'_{\alpha} + w''_{\alpha}, & w'_{\alpha} \text{ jest sym.}, w''_{\alpha} \text{ jest antysym.}, \\ w_3 = w'_3 + w''_3, & w'_3 \text{ jest antysym.}, w''_3 \text{ jest sym.}, \end{cases} \quad (6.1)$$

$$\begin{cases} \sigma_{\alpha\beta} = \sigma'_{\alpha\beta} + \sigma''_{\alpha\beta}, & \sigma'_{\alpha\beta} \text{ jest sym.}, \sigma''_{\alpha\beta} \text{ jest antysym.}, \\ \sigma_{\alpha 3} = \sigma'_{\alpha 3} + \sigma''_{\alpha 3}, & \sigma'_{\alpha 3} \text{ jest antysym.}, \sigma''_{\alpha 3} \text{ jest sym.}, \\ \sigma_{33} = \sigma'_{33} + \sigma''_{33}, & \sigma'_{33} \text{ jest sym.}, \sigma''_{33} \text{ jest antysym.} \end{cases}$$

Więzy napiżemy w takiej postaci, aby relacje (6.1) wynikały automatycznie z równań więzów. Niech:

$$w_1 = A_1^K U_K' + A_1^L U_L' \quad w\Omega \quad x) \quad (6.2)$$

$$C_{\nu}^K U_K' + C_{\nu}^L U_L' = 0 \quad \text{na } \partial\Omega \times L,$$

$$\sigma_{1j} = a_{1j}^{N\alpha\beta} f_{N\alpha\beta}' + b_{1j}^N f_N' + c_{1j}' + a_{1j}^{M\alpha\beta} f_{M\alpha\beta}' + b_{1j}^M f_M' + c_{1j}'' \quad w\Omega$$

przy czym

$$w_1' = A_1^K U_K', \quad w_1'' = A_1^L U_L' \quad \text{itd.}$$

Współczynniki $A_1^K, A_1^L, a_{1j}^{N\alpha\beta}, a_{1j}^{M\alpha\beta}, b_{1j}^N, b_{1j}^M, c_{1j}', c_{1j}''$ występujące w (6.2) posiadają odpowiednie cechy symetrii. Można wykazać, że wielkościami symetrycznymi względem $x^3 = 0$ są:

$$A_{\alpha'}^K, A_{\beta,3}^K, A_{\beta}^L, A_{\alpha',3}^L, a_{\alpha\beta}^{N\delta}, a_{\alpha\beta}^{M\delta}, a_{33}^{N\delta},$$

$$b_{\alpha\beta}^N, b_{\alpha\beta}^M, b_{33}^N, c_{\alpha\beta}', c_{\alpha\beta}'', c_{33}'.$$

podczas gdy wielkościami antysymetrycznymi względem płaszczyzny $x^3 = 0$ są:

$$A_{\beta}^K, A_{\alpha',3}^L, A_{\alpha'}^K, A_{\beta,3}^L, a_{\alpha\beta}^{M\delta}, a_{\alpha\beta}^{N\delta}, a_{33}^{M\delta},$$

$$b_{\alpha\beta}^M, b_{\alpha\beta}^N, b_{33}^M, c_{\alpha\beta}'', c_{\alpha\beta}', c_{33}''.$$

Wyprowadzając równania Lagrange'a dla więzów przyjętych w formie (6.2)₁, (6.2)₂ otrzymuje się dwie niezależne grupy równań. W jednej wystąpię wielkości w_1', σ_{1j}' , w drugiej w_1'', σ_{1j}'' . Układ równań rozpada się więc na dwa podukłady, przy czym niektóre składowe siły obciążających występują w jednym, pozostałe w drugim podukładzie. Otrzymany układ równań ma postać równania ruchu $w\Omega$:

$$\int_{-h}^h (\sigma_{1\alpha}^i A_1^K)_{,\alpha} dx^3 - \int_{-h}^h \sigma_{1j}^i A_1^{K1,j} dx^3 + [p^i A_1^K]_{-h}^h + \int_{-h}^h b^i A_1^K dx^3 = \int_{-h}^h \rho \dot{w}^i A_1^K dx^3, \quad (6.3)$$

$$\int_{-h}^h (\sigma_{1\alpha}^i A_1^L)_{,\alpha} dx^3 - \int_{-h}^h \sigma_{1j}^i A_1^{L1,j} dx^3 + [p^i A_1^L]_{-h}^h + \int_{-h}^h b^i A_1^L dx^3 = \int_{-h}^h \rho \dot{w}^i A_1^L dx^3,$$

^{x)} Takie przyjęcie więzów stanowi jedynie zmianę postaci więzów (3.1) i (3.2) i nie zawęża klasy rozpatrywanych zagadnień.

kinetyczne warunki brzegowe na $\partial\Omega$

$$\int_{-h}^h \sigma'_{1\alpha} A^{K1} n_{\alpha} dx^3 = \int_{-h}^h p^1 A_1^K dx^3 + \mu^j C_{\nu}^K, \quad (6.4)$$

$$\int_{-h}^h \sigma'_{1\alpha} A^{L1} n_{\alpha} dx^3 = \int_{-h}^h p^1 A_1^L dx^3 + \mu^j C_{\nu}^L.$$

W równaniach (6.3), (6.4) rozłożono obciążenia zewnętrzne na części symetryczne i antysymetryczne względem $x^3 = 0$ w sposób następujący:

$$p_{\alpha} = p_{\alpha}^s + p_{\alpha}^a, \quad p_{\alpha}^s \text{ jest symetryczne, } p_{\alpha}^a \text{ jest antysymetryczne} \quad (6.5)$$

$$p_3 = p_3^s + p_3^a, \quad p_3^s \text{ jest antysymetryczne, } p_3^a \text{ jest symetryczne}$$

a rozkład ten obowiązuje na $\partial\Pi \times L$ i $\Pi \times \partial L$.

Składowe obciążenia p_{α}^s i p_3^s są obciążeniami, które zwykle się uważać jako "tarczowe", natomiast p_{α}^a i p_3^a za "płytkowe". Ponadto w równaniu "tarczowym" występują składowe siły objętościowych b^1 i w równaniu "płytkowym" składowe $b^{1''}$. Otrzymaliśmy niezależne równania ruchu dla stanu "tarczowego" i "płytkowego".

Przechodząc do warunków zgodności odkształceń, po wykorzystaniu (6.2)₃ otrzymujemy równania w Ω :

$$\int_{-h}^h \left(\frac{1}{a_{1j}} N_{\alpha\beta} \sigma^{ij}{}_{,\alpha\beta} + \frac{1}{b_{1j}} N \sigma^{ij} \right) dx^3 = 0, \quad (6.6)$$

$$\int_{-h}^h \left(\frac{1}{a_{1j}} M_{\alpha\beta} \sigma^{ij}{}_{,\alpha\beta} + \frac{1}{b_{1j}} M N \sigma^{ij} \right) dx^3 = 0.$$

i warunki brzegowe na $\partial\Pi \times L$:

$$\left\{ \begin{array}{l} \int_{-h}^h \frac{1}{a_{1j}} N_{\alpha\beta} \sigma^{ij}{}_{,\beta} dx^3 n_{\alpha} + \left(\int_{-h}^h \frac{1}{a_{1j}} N_{\alpha\beta} \sigma^{ij} dx^3 g_{\alpha\beta} \right)_{,e} = 0, \\ \int_{-h}^h \frac{1}{a_{1j}} N_{\alpha\beta} \sigma^{ij} dx^3 n_{\alpha} n_{\beta} = 0 \end{array} \right.$$

$$\left\{ \begin{array}{l} \int_{-h}^h \bar{a}_{ij}^{\alpha\beta} \mathcal{J}^{ij}{}_{,\beta} dx^3 n_{\alpha} + \left(\int_{-h}^h \bar{a}_{ij}^{\alpha\beta} \mathcal{J}^{ij} dx^3 g_{\alpha} n_{\beta} \right)_{,s} = 0, \\ \int_{-h}^h \bar{a}_{ij}^{\alpha\beta} \mathcal{J}^{ij} dx^3 n_{\alpha} n_{\beta} = 0, \end{array} \right. \quad (6.7)$$

oraz

$$\mathcal{J}_{ij} = 0 \quad \text{dla } \{i, j\} \in Z-V. \quad (6.8)$$

Rozłóżmy \mathcal{J}_{ij} i \mathcal{E}_{ij} na sumę funkcji symetrycznych i antysymetrycznych względem płaszczyzny $x^3 = 0$, tak by składowe \mathcal{J}_{ij} i \mathcal{E}_{ij} miały te same cechy symetrii, co odpowiadające im składowe $w_{(i,j)}$.

Otrzymamy wtedy:

$$\mathcal{J}'_{ij} + \mathcal{J}''_{ij} = (w'_{(i,j)} + w''_{(i,j)}) - (\mathcal{E}'_{ij} + \mathcal{E}''_{ij}). \quad (6.9)$$

Interesuje nas pytanie, kiedy (6.9) rozprzega się na dwa równania:

$$\left\{ \begin{array}{l} \mathcal{J}'_{ij} = w'_{(i,j)} - \mathcal{E}'_{ij}, \\ \mathcal{J}''_{ij} = w''_{(i,j)} - \mathcal{E}''_{ij}. \end{array} \right. \quad (6.10)$$

Krótką analizą, której tu nie przytoczymy, prowadzi do wniosku, że (6.9) jest równoważne (6.10) przy założeniu, że w każdym punkcie ciała istnieje płaszczyzna symetrii sprężystej równoległa do płaszczyzny $x^3 = 0$ oraz że pole tensora sztywności sprężystej C_{ij}^{kl} jest symetryczne względem płaszczyzny $x^3 = 0$.

Wzór (6.10) oznacza, że warunki zgodności odkształceń rozprzegają się. Mamy więc w Ω :

$$\left\{ \begin{array}{l} \int_{-h}^h (\bar{a}_{ij}^{\alpha\beta} \mathcal{J}^{ij}{}_{,\alpha\beta} + \bar{b}_{ij}^{\alpha\beta} \mathcal{J}^{ij}) dx^3 = 0, \\ \int_{-h}^h (\bar{a}_{ij}^{\alpha\beta} \mathcal{J}^{ij}{}_{,\alpha\beta} + \bar{b}_{ij}^{\alpha\beta} \mathcal{J}^{ij}) dx^3 = 0, \end{array} \right. \quad (6.11)$$

i warunki brzegowe na $\partial\Omega \times L$:

$$\left\{ \begin{array}{l} \int_{-h}^h \frac{1}{a_{1j}} N_{\alpha\beta} j^{ij}{}_{,\beta} dx^3 n_{\alpha} + \left(\int_{-h}^h \frac{1}{a_{1j}} N_{\alpha\beta} j^{ij} dx^3 g_{\alpha} n_{\beta} \right)_{,a} = 0, \\ \int_{-h}^h \frac{1}{a_{1j}} N_{\alpha\beta} j^{ij} dx^3 n_{\alpha} n_{\beta} = 0, \end{array} \right. \quad (6.12)$$

$$\left\{ \begin{array}{l} \int_{-h}^h \frac{1}{a_{1j}} M_{\alpha\beta} j^{ij}{}_{,\beta} dx^3 n_{\alpha} + \left(\int_{-h}^h \frac{1}{a_{1j}} M_{\alpha\beta} j^{ij} dx^3 g_{\alpha} n_{\beta} \right)_{,a} = 0, \\ \int_{-h}^h \frac{1}{a_{1j}} M_{\alpha\beta} j^{ij} dx^3 n_{\alpha} n_{\beta} = 0, \end{array} \right.$$

oraz

$$\left\{ \begin{array}{l} j'_{ij} = 0 \\ j''_{ij} = 0 \end{array} \right. \quad \text{dla } \{i-j\} \in Z-V. \quad (6.13)$$

Powyższe równania we współrzędnych uogólnionych przyjmą postać:
Dla stanu płytowego:

1) równania ruchu w Π :

$$\begin{aligned} & G''^{KL\alpha\beta} U''_{L,\alpha\beta} + 2G''^{[KL]} \dot{U}''_{L,\alpha} + G''^{KL} U''_L + \tilde{g}''^K + \\ & + B''^{KN\alpha\beta} \dot{f}''_{N,\alpha\beta} + B''^{KN\alpha\beta} f''_{N,\alpha\beta} + B''^{KN\alpha} f''_{N,\alpha} + B''^{KN} \dot{f}''_N + B''^K = \\ & = q''^{KL} j''_{ij}. \end{aligned} \quad (6.14)$$

2) kinetyczne warunki brzegowe na $\partial\Pi$:

$$\begin{aligned} & (G''^{KL\alpha\beta} U''_{L,\beta} + G''^{KL\alpha} U''_L + \\ & + B''^{KN\alpha\beta} \dot{f}''_{N,\beta} + B''^{KN\alpha} f''_N + B''^{K\alpha}) n_{\alpha} = q''^K, \end{aligned} \quad (6.15)$$

3) warunki zgodności odkształceń w Π :

$$\begin{aligned} & D''^{MN\alpha\beta} \dot{f}''_{N,\alpha\beta} + 2D''^{(MN)} \alpha\beta f''_{N,\alpha\beta} + D''^{MN} \dot{f}''_N + D''^M = \\ & = B''^{ML\alpha\beta} U''_{L,\alpha\beta} - B''^{ML\alpha} U''_{L,\alpha} - B''^{ML\alpha} U''_{L,\alpha} - B''^{ML} U''_L. \end{aligned} \quad (6.16)$$

4) warunki brzegowe na $\partial\Omega$:

$$\begin{aligned} & (B^{\alpha\beta\gamma\delta} U_{L,\beta\gamma}^{\alpha} - B^{\alpha\beta\gamma\delta} U_{L,\beta\gamma}^{\alpha} - D^{\alpha\beta\gamma\delta} f_{N,\beta\gamma}^{\alpha} - D^{\alpha\beta\gamma\delta} f_{N,\beta\gamma}^{\alpha}) n_{\alpha} + \\ & + [(B^{\alpha\beta\gamma\delta} U_{L,\beta\gamma}^{\alpha} - B^{\alpha\beta\gamma\delta} U_{L,\beta\gamma}^{\alpha} - D^{\alpha\beta\gamma\delta} f_{N,\beta\gamma}^{\alpha} - D^{\alpha\beta\gamma\delta} f_{N,\beta\gamma}^{\alpha}) a_{\alpha} n_{\beta}]_{,e} = 0, \\ & (B^{\alpha\beta\gamma\delta} U_{L,\beta\gamma}^{\alpha} - B^{\alpha\beta\gamma\delta} U_{L,\beta\gamma}^{\alpha} - D^{\alpha\beta\gamma\delta} f_{N,\beta\gamma}^{\alpha} - D^{\alpha\beta\gamma\delta} f_{N,\beta\gamma}^{\alpha}) n_{\alpha} b_{\beta} = 0. \end{aligned} \quad (6.17)$$

5) warunki zgodności odkształceń w Ω :

$$w_{(i,j)}^* = \varepsilon_{ij}^* \quad \text{dla } \{i,j\} \in Z-V. \quad (6.18)$$

Oznaczenia w równaniach (6.14)-(6.17) mają tę samą postać jak w (4.5) i (4.8) z tym, że do ich określenia używamy współczynników "płytkowych" A_1^K , $a_{ij}^{M\alpha\beta}$ itd. Wyjątkiem od tej zasady jest:

$$\tilde{g}^{*K} = \int_{-h}^h b^3 A_3^K dx^3 + [p^{*1} A_1^K]_{-h}^h.$$

Analogicznie do równań dla stanu płytkowego (6.14)±(6.18) otrzymuje się równania dla stanu tarczowego, z tym że:

$$\tilde{g}^{*K} = \int_{-h}^h b^3 A_3^K dx^3 + [p^{*1} A_1^K]_{-h}^h.$$

Reasumując, przy założeniu, że więzy dane są w postaci (6.2) oraz przy założeniu istnienia w każdym punkcie płaszczyzny symetrii sprężystej równoległej do płaszczyzny $x^3 = 0$ i symetrii tensora C_{ij}^{kl} względem płaszczyzny $x^3 = 0$, otrzymuje się dwa kompletne, niezależne układy równań dla funkcji U_K' , f_N' oraz U_L'' , f_N'' . Równania te wraz z równaniami więzów (6.2) pozwalają wyznaczyć wszystkie składowe przemieszczenia, odkształcenia i naprężenia oddzielnie dla stanu tarczowego i płytkowego.

Literatura cytowana w tekście podana została w części pierwszej.

О ФОРМИРОВАНИИ ПЛОСКИХ КРАЕВЫХ ЗАДАЧ ДЛЯ НЕКОТОРЫХ
ПРОСТРАНСТВЕННЫХ ПРОБЛЕМ ЛИНЕЙНОЙ ТЕОРИИ УПРУГОСТИ

II ЧАСТЬ

Резюме

В статье в I части рассматриваются детально вопросы теории представлений и обсуждаются функции напряжений и перемещений. Доказывается, что можно так принять форму связей, чтобы каждую пространственную задачу линейной теории упругости можно было привести к плоским краевым задачам - плитовой и дисковой.

ON THE FORMULATION OF PLANE BOUNDARY PROBLEM
SOLUTIONS OF SOME SPATIAL PROBLEMS OF THE LINEAR THEORY OF ELASTICITY

Summary

Special cases of the theory given in Part I have been considered including stress and displacement functions. It has been shown that if the form of the constraints is appropriately chosen the solution of a spatial problem can be resolved into a solution of two independent plane problems.