

УДК 534-21

К.В. Медведев, В.М. Шульга, В.Ф. Корніenko, І.О. Ластівка

## ДИСПЕРСІЯ АКУСТИЧНИХ ХВИЛЬ КІЛОГЕРЦЕВОГО ДІАПАЗОНУ В ФІБРИЛЬНИХ НІТКАХ

Акустичні методи дослідження фізико-механічних властивостей полімерних і композитних матеріалів належать до найбільш інформативних і охоплюють широкий частотний інтервал. Ідентифікація результатів вимірювань, що спирається на фізичні моделі хвильових процесів, залежить від ступеня неоднорідності матеріалу і частот збурення. Теорія поширення акустичних хвиль кілогерцевого діапазону в фібрильних нітках ґрунтуються на принципі гомогенізації композитних матеріалів і теорії пружності анізотропного твердого тіла.

Фібрильна нітка є суцільним круговим циліндром з діаметром  $2r_2$ . В циліндричній системі координат  $or\theta z$ , вісь  $oz$  якої співпадає з віссю циліндра, рівняння осесиметричних коливань деформацій твердого тіла мають вигляд

$$\begin{aligned} \rho \frac{\partial^2 u_r}{\partial t^2} &= \frac{\partial \sigma_{rr}}{\partial r} + \frac{\sigma_{rr} - \sigma_{\theta\theta}}{r} + \frac{\partial \sigma_{rz}}{\partial z}, \\ \rho \frac{\partial^2 u_z}{\partial t^2} &= \frac{\partial \sigma_{rz}}{\partial r} + \frac{\sigma_{rz}}{r} + \frac{\partial \sigma_{zz}}{\partial z}. \end{aligned} \quad (1)$$

При довжинах хвиль, що значно перевищують розміри неоднорідності структури матеріалу, справедливий континуальний опис його деформативних властивостей [2, 3]. В такому випадку фізичні компоненти тензора напружень пов'язані з фізичними компонентами тензора деформацій матеріальними співвідношенням

$$\begin{aligned} \sigma_{rr} &= c_{11} \frac{\partial u_r}{\partial r} + c_{12} \frac{u_r}{r} + c_{13} \frac{\partial u_z}{\partial z}, \\ \sigma_{\theta\theta} &= c_{12} \frac{\partial u_r}{\partial r} + c_{11} \frac{u_r}{r} + c_{13} \frac{\partial u_z}{\partial z}, \\ \sigma_{zz} &= c_{13} \left( \frac{\partial u_r}{\partial r} + \frac{u_r}{r} \right) + c_{33} \frac{\partial u_z}{\partial z}, \\ \sigma_{rz} &= c_{55} \left( \frac{\partial u_r}{\partial z} + \frac{\partial u_z}{\partial r} \right). \end{aligned} \quad (2)$$

Рівняння (1) і (2) виконуються у всіх внутрішніх точках сущільного циліндра  $0 \leq r < r_2$ , а на його боковій поверхні мають місце однорідні граничні умови.

$$\sigma_{rr}(r_2, z, t) = 0, \quad \sigma_{rz}(r_2, z, t) = 0. \quad (3)$$

Модулі пружності  $c_{ij}$  і густина  $\rho$  конкретних матеріалів знаходяться експериментально, для композитних матеріалів макроскопічні пружні властивості і густина композиції як однорідного матеріалу визначаються теоретично по властивостям компонент і його геометричній структурі [2, 3].

Теорія хвиль, що поширяються вздовж осі циліндуру, заснована на представлених хвилі виразами

$$\begin{aligned} u_r(r, z, t) &= r_2 \operatorname{Re} u_1(r/r_2) \exp i(kz - \omega t), \\ u_z(r, z, t) &= r_2 \operatorname{Re} u_3(r/r_2) \exp i(kz - \omega t - \pi/2) \end{aligned} \quad (4)$$

для переміщень  $u_r$  і  $u_z$ . Кругова частота  $\omega$  і постійна поширення  $k$  пов'язані з фазовою швидкістю  $v_\phi$  формулою  $k v_\phi = \omega$  (при дійсному хвильовому числі  $k$ ).

Після підстановки формул (4) в співвідношення (2), (1) і (3) одержимо систему двох звичайних диференціальних рівнянь

$$\begin{aligned} c_{11} \left( u_1'' + \frac{1}{\bar{r}} u_1' - \frac{1}{\bar{r}^2} u_1 \right) + (\rho \omega^2 - c_{55} k^2) u_1 + \bar{k} (c_{13} + c_{55}) u_3' &= 0, \\ -\bar{k} (c_{13} + c_{55}) \left( u_1' + \frac{1}{\bar{r}} u_1 \right) + c_{55} \left( u_3'' + \frac{1}{\bar{r}} u_3' \right) + (\rho \omega^2 - c_{33} k^2) u_3 &= 0 \end{aligned} \quad (5)$$

відносно амплітудних функцій  $u_1(\bar{r})$  і  $u_3(\bar{r})$  і граничні умови до них

$$c_{11} u_1'(1) + c_{12} u_1(1) + \bar{k} c_{13} u_3(1) = 0, \quad c_{55} (u_3'(1) - \bar{k} u_1(1)) = 0. \quad (6)$$

В залежностях (5), (6) штрихом позначені похідні по безрозмірній радіальній координаті  $\bar{r} = r/r_2$  і використані безрозмірні частота  $\bar{\omega} = \omega r_2 \sqrt{\rho_0/c_0}$ , постійна поширення  $\bar{k} = k r_2$ , пружні сталі  $\bar{c}_{ij} = c_{ij}/c_0$  і густина  $\bar{\rho} = \rho/\rho_0$ . Параметри  $c_0$  і  $\rho_0$  мають розмірності пружної сталої і густини відповідно, риска зверху в безрозмірних величинах  $\bar{c}_{ij}$  та  $\bar{\rho}$  опущена (на використання безрозмірних  $\bar{c}_{ij}$  та  $\bar{\rho}$  вказують безрозмірні  $\bar{\omega}$  і  $\bar{k}$ ).

Розв'язок рівнянь (5) можна виразити через циліндричні функції, проте простішим і ефективнішим є безпосереднє розкладання функцій  $u_1(\bar{r})$  і  $u_3(\bar{r})$  в степеневі ряди по радіальній координаті [4, 5, 6].

У рівняннях (5) змінна координата  $\bar{r}$  змінюється в межах  $0 \leq \bar{r} < 1$  і тому їх коефіцієнти мають особливу точку типу полюс при  $\bar{r} = 0$ . Оскільки ця особлива точка є регулярною, то розв'язок системи (5) в області  $0 \leq \bar{r} < 1$  потрібно шукати у вигляді узагальнених степеневих рядів

$$u_1(\bar{r}) = \sum_{n=0}^{\infty} B_n^{(1)} \bar{r}^{n+s}, \quad u_3(\bar{r}) = \sum_{n=0}^{\infty} B_n^{(3)} \bar{r}^{n+s}. \quad (7)$$

Підставимо ряди (7) в рівняння (5), зберемо коефіцієнти при однакових степенях  $\bar{r}$  і прирівнямо їх нулеві. В результаті отримаємо алгебраїчні залежності

$$\begin{aligned} ((n+s)^2 - 1)c_{11}B_n^{(1)} + (n+s-1)(c_{13} + c_{55})\bar{k}B_{n-1}^{(3)} + (\rho\bar{\omega}^2 - c_{55}\bar{k}^2)B_{n-2}^{(1)} &= 0, \\ (n+s)^2 c_{55}B_n^{(3)} - (n+s)(c_{13} + c_{55})\bar{k}B_{n-1}^{(1)} + (\rho\bar{\omega}^2 - c_{33}\bar{k}^2)B_{n-2}^{(3)} &= 0, \\ B_{-2}^{(j)} \equiv A_{-1}^{(j)} \equiv 0, \quad j = 1, 3, \quad n = 0, 1, 2, \dots, \end{aligned} \quad (8)$$

з яких визначається характеристичний показник  $s$  і коефіцієнти рядів  $B_n^{(1)}$  і  $B_n^{(3)}$ ,  $n = 0, 1, 2, \dots$ .

З граничних умов (6) внаслідок підстановки в них рядів (7) одержимо два рівняння

$$\begin{aligned} \sum_{n=0}^{\infty} ((c_{11}(n+s) + c_{12})B_n^{(1)} + c_{13}\bar{k}B_{n-1}^{(3)}) &= 0, \\ \sum_{n=0}^{\infty} c_{55}(-\bar{k}B_{n-1}^{(1)} + (n+s)B_n^{(3)}) &= 0. \end{aligned} \quad (9)$$

Перейдемо до визначення характеристичних параметрів  $s$  і коефіцієнтів  $B_n^{(1)}$  і  $B_n^{(3)}$  рядів. Поклавши в формулах (8) індекс  $n = 0$ , отримаємо

$$c_{11}(s^2 - 1)B_0^{(1)} = 0, \quad c_{55}s^2 B_0^{(3)} = 0. \quad (10)$$

Звідси випливає, що при  $s_1 = 1$  і  $s_4 = -1$  постійна  $B_0^{(1)} \neq 0$ , а  $B_0^{(3)} = 0$ , тоді як при  $s_2 = s_3 = 0$  постійна  $B_0^{(1)} = 0$ , а  $B_0^{(3)} \neq 0$ .

При  $s = 0$  рекурентна система (8) набирає вигляду

$$\begin{aligned} c_{11}(n^2 - 1)B_n^{(1)} + (n-1)(c_{13} + c_{55})\bar{k}B_{n-1}^{(3)} - (\rho\bar{\omega}^2 - c_{55}\bar{k}^2)B_{n-2}^{(1)} &= 0, \\ c_{55}n^2 B_n^{(3)} - n(c_{13} + c_{55})\bar{k}B_{n-1}^{(1)} - (\rho\bar{\omega}^2 - c_{33}\bar{k}^2)B_{n-2}^{(3)} &= 0, \end{aligned} \quad (11)$$

а граничні умови (9) запишуться так

$$\sum_{n=0}^{\infty} [(nc_{11} + c_{12})B_n^{(1)} + c_{13}\bar{k}B_{n-1}^{(3)}] = 0, \quad \sum_{n=0}^{\infty} (nB_n^{(3)} - \bar{k}B_{n-1}^{(1)}) = 0. \quad (12)$$

З формул (11) при  $n = 0$ , як і з формул (10) при  $s = 0$ , випливає, що сталі  $B_0^{(1)} = 0$  і  $B_0^{(3)} \neq 0$ . При  $n = 1$  з (11) маємо два рівняння  $0 \cdot B_1^{(1)} + 0 \cdot B_0^{(3)} = 0$ ,  $c_{33}B_1^{(3)} - (c_{13} + c_{55})\bar{k} \cdot B_0^{(1)} = 0$ . Перше з них буде виконуватися при довільних  $B_1^{(1)} \neq 0$  і  $B_0^{(3)} \neq 0$ , тоді як з другого

рівняння маємо  $B_1^{(3)} = 0$  при  $B_0^{(1)} = 0$ . Всі наступні стали  $B_2^{(j)}, B_3^{(j)}, \dots$  визначаються з рекурентних формул (11) через  $B_0^{(3)}$  і  $B_1^{(1)}$ . Очевидно, що переміщення  $u_r$  розкладається по непарних степенях  $\bar{r}$ , а переміщення  $u_z$  – по парних степенях  $\bar{r}$ .

Алгоритм виведення дисперсійного співвідношення в загальному випадку полягає в наступному. По формулах (11) при  $n=2,3,\dots$  виражаємо коефіцієнти  $B_3^{(1)}, B_5^{(1)}, \dots, B_2^{(3)}, B_4^{(3)}, \dots$  через два перших  $B_0^{(3)}$  і  $B_1^{(1)}$ , так як  $B_0^{(1)} = B_1^{(3)} = 0$ . Підставляємо одержані вирази в граничні умови (12) з врахуванням рівностей  $B_0^{(1)} = B_2^{(1)} = \dots = 0$ ,  $B_1^{(3)} = B_3^{(3)} = \dots = 0$ . В результаті одержимо однорідну систему алгебраїчних рівнянь

$$m_{11}B_0^{(3)} + m_{12}B_1^{(1)} = 0, \quad m_{21}B_0^{(3)} + m_{22}B_1^{(1)} = 0. \quad (13)$$

Умова сумісності однорідної системи (13)

$$\det \left\{ m_{\alpha\beta} \left( c_{ij}, \rho, \varepsilon, \bar{k}, \bar{\omega} \right) \right\} = 0, \quad (14)$$

є дисперсійним співвідношенням, що дозволяє при заданих пружних постійних і густині знайти залежність постійної поширення

$\bar{k}$  від частоти  $\bar{\omega}$ , а потім фазову  $v_\phi = \frac{\bar{\omega}}{\bar{k}} \sqrt{\rho_0/c_0}$  та групову  $v_{zp} = \frac{d\bar{\omega}}{dk} \sqrt{\rho_0/c_0}$  швидкості хвиль в фібрільній нитці. Форма хвилі по радіальній координаті  $\bar{r}$  визначається по відповідному нетривіальному розв’язку однорідної системи алгебраїчних рівнянь (13), рекурентних залежностях (11), рядах (7), формулах (4) і (2).

Викладений розв’язок має таку ж загальність, точність і можливість аналізу спектральних властивостей суцільного циліндра, як і розв’язок в циліндричних функціях. Єдине ускладнення виникає при великих частотах і великих значеннях постійної поширення, коли обчислювальний процес по створеному алгоритму може стати нестійким. При кількісному аналізі поширення хвиль в фібрільних нитках така ситуація може мати місце в мегагерцевому діапазоні.

Зупинимося більш детально на аналізі дисперсійного співвідношення (14) для циліндрів з діаметрами малих хвильових розмірів (при  $\bar{k} \ll 1$ ).

Залишимо в рядах (7) члени, що містять степені  $\bar{r}$  не вище другої

$$u_1(\bar{r}) = B_1^{(1)}\bar{r}, \quad u_3(\bar{r}) = B_0^{(3)} + B_2^{(3)}\bar{r}^2 \quad (15)$$

і відповідні цьому розкладу члени в граничних умовах (12)

$$(c_{11} + c_{12})B_1^{(1)} + c_{13}\bar{k}B_0^{(3)} = 0, \quad -\bar{k}B_1^{(1)} + 2B_2^{(3)} = 0. \quad (16)$$

Дисперсійне співвідношення (14) в прийнятому наближенні набуває вигляду

$$(c_{11} + c_{12})\rho\bar{\omega}^2 - \bar{k}^2 [c_{33}(c_{11} + c_{12}) + 2c_{13}^2] = 0. \quad (17)$$

Якщо в рівнянні (17) перейти до розмірних величин, виразити пружні модулі  $c_{ij}$  через технічні модулі і замінити хвильове число через частоту і фазову швидкість, то одержимо залежність  $v = \sqrt{E_3/\rho}$ . Таким чином при низьких частотах в нитці поширюється поздовжня хвиля зі стержневою швидкістю. При більш високих частотах формула  $v = \sqrt{E_3/\rho}$  незастосовна. В такому випадку в граничних умовах (12) і рекурентних залежностях (11) необхідно утримувати більшу кількість невідомих  $B_n^{(j)}$ , що потребує застосування комп’ютерних засобів.

Для композиції, матриця якої армована однонаправленою системою волокон, відповідно теорії суміші [2, 3] макроскопічний поздовжній модуль Юнга і густина визначаються за формулами

$$E_3 = c_m E_m + c_f E_f, \quad \rho = c_m \rho_m + c_f \rho_f. \quad (18)$$

Властивості матриці позначені через  $E_m$ ,  $\nu_m$ ,  $\rho_m$ , властивості армуючих волокон – через  $E_f$ ,  $\nu_f$ ,  $\rho_f$ , а їх об’ємна концентрація відповідно через  $c_m$  і  $c_f$  ( $c_m + c_f = 1$ ).

Використовуючи вирази (18) для ефективного значення модуля Юнга і густини фібрильної нитки, формулу  $v = \sqrt{E_3/\rho}$  приведемо до остаточного вигляду

$$v = \sqrt{(E_m c_m + E_f c_f) / (\rho_m c_m + \rho_f c_f)}. \quad (19)$$

В реальних умовах акустична хвиля поширюється із затуханням внаслідок поглинання енергії, механізми якого різноманітні і важко піддаються послідовному кількісному опису. Будемо виходити з способу врахування дисипативних властивостей матеріалу при гармонічних процесах за допомогою комплексних модулів для матриці і наповнювача

$$E_m = E'_m (1 - i\delta_m), \quad 0 \leq \delta_m \ll 1; \quad E_f = E'_f (1 - i\delta_f), \quad 0 \leq \delta_f \ll 1.$$

Тоді з рівняння руху площини рівних фаз плоскої хвилі і формули (19) для швидкості хвилі  $v'$  і коефіцієнта затухання  $\alpha$  одержимо вирази

$$v' = \sqrt{\frac{E'_m c_m + E'_f c_f}{\rho_m c_m + \rho_f c_f}}, \quad \alpha = \frac{\delta_m E'_m c_m + \delta_f E'_f c_f}{E'_m c_m + E'_f c_f}. \quad (20)$$

Оскільки для швидкостей і коефіцієнтів затухання хвиль в компонентах справедливі залежності  $v'_m = \sqrt{E'_m / \rho_m}$ ,  $\alpha_m = \omega \delta_m / 2v'_m$ ,  $v'_f = \sqrt{E'_f / \rho_f}$ ,  $\alpha_f = \omega \delta_f / 2v'_f$ , то макроскопічний коефіцієнт затухання хвилі в композиції можна виразити через коефіцієнти затухання хвиль  $\alpha_m$  і  $\alpha_f$  в компонентах

$$\alpha = \frac{\alpha_m v'_m E'_m c_m + \alpha_f v'_f E'_f c_f}{E'_m c_m + E'_f c_f}. \quad (21)$$

В таблиці наведені розраховані за формулою (19) значення швидкості поширення акустичної хвилі в фібрильній нитці з полікарбонатом (індекс  $m$ ), що наповнений поліетиленом (індекс  $f$ )

Таблиця 1

$c_f$	0,05	0,10	0,15	0,20	0,25	0,30	0,35	0,40
$v$	2638	2622	2605	2588	2571	2554	2536	2517
	1144	1141	1138	1135	1132	1129	1126	1123

Верхній рядок відповідає орієнтованому випадку, коли властивості полікарбонату і поліетилену приймають значення  $E_m = 8031 \text{ MPa}$ ,  $\rho_m = 1140 \text{ kg/m}^3$ ,  $E_f = 5000 \text{ MPa}$ ,  $\rho_f = 980 \text{ kg/m}^3$ , а нижній рядок – неорієнтованому випадку, коли  $E_m = 1500 \text{ MPa}$ ,  $\rho_m = 1140 \text{ kg/m}^3$ ,  $E_f = 1140 \text{ MPa}$ ,  $\rho_f = 980 \text{ kg/m}^3$ . З таблиці видно, що при орієнтованому наповненні швидкості хвиль більш ніж в два рази більші від випадку неорієнтованого наповнення.

## ЛІТЕРАТУРА

- Медведев К.В., Шульга В.М., Корнієнко В.Ф., Ластівка І.О. Поширення акустичних хвиль кілогерцевого діапазону в фібрильних нитках // Опір матеріалів і теорія споруд. – 2006. – Вип. 80. – С. 82-88.
- Механика композитных материалов и элементов конструкций: В 3-х т. Т.1. Механика материалов. – Киев: Наукова думка, 1982. – 368 с. Т.2. Механика элементов конструкций. – Киев: Наукова думка, 1983. – 464 с.
- Механика композитов. В 12-и т. Т.9. Динамика элементов конструкций. – Киев: “А.С.К.”, 1999. – 379 с.
- Шульга Н.А. Распространение осесимметричных упругих волн в ортотропоном полом цилиндре.–Прикл. механика.–1974. – 10, № 9. – С. 14-18.

5. Шульга Н.А. Об электроупругих волнах в сплошном пьезокерамическом цилиндре с продольной поляризацией // Прикл. механика. – 1986. – 22, № 11. – С. 17-21.
6. Шульга Н.А., Григоренко А.Я., Ефимова Т.Л. Осевые симметричные волны в сплошном ортотропном цилиндре // Докл. АН УССР. Сер. А. – 1986. – № 5, С. 41-44.

Получено 03.05.2008 г.