Здійснюється аналіз та вивчається природа пружної взаємодії тришарової пластини з плоскою монохроматичною хвилею надлишкового тиску звукової частоти. В рамках одновимірної задачі, визначається закон згинного руху перешкоди

Ключові слова: тришарова пластина, згинний рух, проміжний шар

D-

Проводится анализ и изучается природа упругого взаимодействия трехслойной пластины с плоской монохроматической волной избыточного давления звуковой частоты. В рамках одномерной задачи определяется закон изгибного движения преграды

Ключевые слова: трехслойная пластина, изгибное движение, промежуточный слой

The analysis is conducted and the nature of resilient interaction of the three-layered plate with a flat monochromatic wave of superfluous pressure of sound frequency is studied. Within the limits of one-dimensional problem the law of flexural motion of barrier is determined

Keywords: three-layered plate, flexural motion, intermediate layer

1. Введение

Исследования относятся к области прикладной механики и посвящены изучению динамики линейноупругой трехслойной пластины. К такой расчетной модели, в той или иной степени, могут быть отнесены многие комплектующие, а также элементы подвеса приборов инерциальной навигации. В предполагаемой постановке, изучение динамики плоских элементов подвеса не проводилось.

Вместе с тем, как показывают стендовые испытания, гироскопические приборы в акустических полях выше 150 дБ имеют дополнительные погрешности, по структуре содержащие не только периодические, но и систематические составляющие. Именно последние наиболее нежелательны.

2. Анализ состояния проблемы и постановка задачи исследований

При акустическом давлении выше 140-150 дБ, как показывают экспериментальные исследования, приборы инерциальной навигации имеют дополнительные погрешности измерений [1]. Именно такие уровни наблюдаются в подобтекательном пространстве ракетносителей. Причиной этих изменений служат упругие колебания подвеса гироскопа, которые в условиях имеющегося углового движения фюзеляжа порождают возмущающие моменты и, естественно, погрешности измерений [2]. Причем, наблюдается дрейф оси фиУДК 629.7.054

ЛИНЕЙНО-УПРУГАЯ ТРЕХСЛОЙНАЯ ПЛАСТИНА В АКУСТИЧЕСКОЙ СРЕДЕ

О.Я. Ковалец

Ассистент

Кафедра биотехники и инженерии Национальный технический университет Украины «Киевский политехнический институт» пр-т Победы, 37, г. Киев, Украина, 03056 Контактный тел.: (044) 454-94-51 E-mail: karachun1@gala.net

гуры не только в некорректируемых системах, но и в корректируемых [3].

Целью проводимых исследований является построение расчетных моделей и их аналитическое описание для условий интенсивных аналитических полей. Причем, предложенные модели позволяют анализировать не только динамические свойства плоских элементов, но и попутно решать задачи звукоизоляции пассивными методами.

3. Динамика трехслойной пластины в акустической среде

Рассмотрим трехслойную пластину, в которой жесткость скелета упругого слоя приблизительно равна жесткости воздуха. Это наблюдается, например, в стекловолокнистых материалах, пористость которых приближается к единице, а структурный фактор $\varepsilon = 1...2$. Воздушное сопротивление таких конструкций изменяется в широких пределах и определяется по эмпирической формуле

$$\mu \approx 1, 4 \left(D_0 D^{-1} \rho_0 \rho_c \right)^{\frac{3}{2}},$$

где $D_0 = 1.10^{-6}$ м; D – диаметр волокна; $\rho_0 = 10$ Hм⁻³; ρ_c – плотность материала при заданной нагрузке.

Если при жестком скелете волна распространяется, в основном, по скелету, то в рассматриваемом варианте пластины, она транслируется как по скелету, так и по воздуху в порах. Предполагая, что деформации в промежуточном слое происходят только в направлении, перпендикулярном плоскостям пластин (по оси z), математические модели изгибного движения скелета и воздуха в порах соответственно можно представить в виде:

$$-\frac{\partial P_{CK}}{\partial z} = \rho_{CK} \frac{\partial^2 W_{CK}}{\partial t^2} + S \frac{\partial}{\partial t} (W_{CK} - W_B);$$

$$-\frac{\partial P_B}{\partial z} = \rho_B \frac{\partial^2 W_B}{\partial t^2} - S \frac{\partial}{\partial t} (W_{CK} - W_B),$$
 (1)

где W_{CK} и W_B – смещения скелета и воздуха в порах; P_{CK} и P_B – давление в скелете и в воздухе пор; ρ_{CK} и ρ_B – плотность скелета и воздуха; $S=i\omega\rho_B(\epsilon-1)+\mu$ – сила взаимодействия между скелетом и воздухом в порах, отнесенная к единице объема материала, при разности колебательных скоростей скелета и воздуха, равной единице.

Записав уравнение непрерывности для скелета и воздуха

$$-E_{CK}\frac{\partial^2 W_{CK}}{dzdt} = \frac{\partial P_{CK}}{dt}; \quad -E_{B}\frac{\partial^2 W_{B}}{dzdt} = \frac{\partial P_{B}}{dt}, \quad (2)$$

где E_{CK} и E_{B} – модули упругости скелета и воздуха, в случае гармонических колебаний имеем:

$$\frac{\partial^4 W_{CK}}{dz^4} + A_0 \frac{\partial^2 W_{CK}}{dz^2} + B_0 = 0.$$
(3)

Здесь введены обозначения:

$$\begin{split} A_{0} &= E_{CK}^{-1} \left(\omega^{2} \rho_{CK} - i \omega S \right) + E_{B}^{-1} \left(\omega^{2} \rho_{B} - i \omega S \right); \\ B_{0} &= \left(E_{CK} E_{B} \right)^{-1} \left(\omega^{2} \rho_{CK} - i \omega S \right) \left(\omega^{2} \rho_{B} - i \omega S \right) + \left(E_{CK} E_{B} \right)^{-1} \omega^{2} S^{2} \end{split}$$

Закон изгибных колебаний скелета и воздуха в упругом промежуточном слое, определяемый как решение уравнения четвертого порядка, имеет вид:

$$W_{CK} = C_1 \cos \gamma_1 z + C_2 \sin \gamma_1 z + C_3 \cos \gamma_2 z + C_4 \sin \gamma_2 z;$$

$$W_B = a_1 (C_1 \cos \gamma_1 z + C_2 \sin \gamma_1 z) + a_2 (C_3 \cos \gamma_2 z + C_4 \sin \gamma_2 z),$$
(4)
rge

$$\begin{split} \gamma_{1,2} &= i \bigg[2^{-1} A_0 \pm \left(4^{-1} A_0^2 - B_0 \right)^{\frac{1}{2}} \bigg]^{\frac{1}{2}}; \\ a_{1,2} &= 1 - \left(i \omega S \right)^{-1} \left(\gamma_{1,2}^2 E_{CK} + \omega^2 \rho_C \right). \end{split}$$

Таким образом, в пористом промежуточном слое и воздухе возникают два вида волн – с частотами γ_1 и γ_2 .

Если S = $\mu = \infty$, то скелет упругого слоя и находящийся в нем воздух колеблются совместно, а в упругом материале распространяется только одна волна со скоростью с = $\left[(E_{\rm B} + E_{\rm CK}) (\rho_{\rm B} + \rho_{\rm C})^{-1} \right]^{\frac{1}{2}}$.

Наоборот, если $\mu = 0$ и $\epsilon = 1$ (в этом случае S = 0), то связь между скелетом и воздухом в порах отсутствует и в упругом слое распространяются две независимые волны – в скелете со скоростью $c_{\rm CK} = \left(E_{\rm CK} \rho_{\rm C}^{-1}\right)^{\!\!\frac{1}{2}}$, а в воздухе со скоростью $c_{\rm B} = \left(E_{\rm B} \rho_{\rm B}^{-1}\right)^{\!\!\frac{1}{2}}$.

Слоистые среды — частный случай неоднородных сред, свойства которых существенно изменяются вдоль одной координаты — перпендикулярно плоскостям слоев. Структура многослойных конструкций определяется количеством, размерами и физико-механическими свойствами слоев, а также общей толщиной, которая либо фиксирована, либо устанавливается с помощью методов оптимизации по выбранному критерию качества.

Задачи оптимального проектирования конструкций из конечного набора материалов обладают особенностями, не позволяющими эффективно использовать для их решения, например, методы математического программирования и некоторые другие. Если анализировать плоские панели с числом слоев не более s , которые можно составить из т материалов, то количество вариантов будет равно s^m. Вместе с тем, с помощью ПЭВМ, за ограниченное время можно рассмотреть множество вариантов оптимального сочетания слоев и решить задачу в общем виде. Сузим задачу исследований и выберем самый простой из всех возможных вариантов, а именно, плоскую трехслойную конструкцию.

Рассмотрим прохождение звука через бесконечную по протяженности пластину, что дает возможность для определенных условий решать плоскую задачу и использовать одномерные уравнения при построении математической модели трехслойной конструкции с жестким заполнителем.

Механическая модель прохождения звуковой волны через трехслойную преграду представлена на рис. 1.



Рис. 1. Механическая модель прохождения звука через трехслойную плоскую панель: 1— падающая волна; 2— отраженная; 3 - прошедшая

Пусть звуковое давление в падающей, отраженной и прошедшей волнах изменяется по законам:

 $P_{1} = P_{10} \exp \left[\omega t - k_{0} y \sin \theta - k_{0} (z + h + \delta) \cos \theta \right];$

$$P_{2} = P_{20} \exp i \left[\omega t - k_{0} y \sin \theta + k_{0} (z + h + \delta) \cos \theta \right];$$

 $P_{3} = P_{30} \exp i \left[\omega t - k_{0} y \sin \theta - k_{0} (z - y - \delta) \cos \theta \right].$

Тогда, пренебрегая нелинейными членами, одномерную математическую модель антисимметричных W_a и симметричных W_c колебаний можно записать в виде:

$$\begin{split} b_1 W_a^{III} + b_2 \ddot{W}_a^{II} + b_3 W_a^{I} + b_4 \phi^{II} + b_5 \ddot{\phi} - b_3 \phi &= 0; \\ c_1 W_a^{''''} + c_2 \ddot{W}_a^{II} - b_3 W_a^{II} + c_3 \ddot{W}_a + b_1 \phi^{'''} + b_2 \ddot{\phi}^{I} + b_3 \phi^{I} &= (5) \\ &= - (P_{10} + P_{20} - P_{30}) \exp i (\omega t - k_0 y \sin \theta); \\ a_1 W_c^{III} + a_2 \ddot{W}_c^{I} + a_4 W_c^{I} + a_4 U^{II} + c_3 \ddot{U} &= 0; \end{split}$$

$$c_{1}W_{c}^{\prime\prime\prime\prime} + c_{2}\tilde{W}_{c}^{II} + a_{5}W_{c}^{II} + a_{6}\tilde{W}_{c} + a_{7}W_{c} - a_{1}U^{III} - a_{2}\tilde{U}^{\prime} - (6)$$
$$a_{3}U^{I} = -(P_{10} + P_{20} + P_{30})\exp i(\omega t - k_{0}y\sin\theta),$$

где $W_a = 2^{-1} (W_1 + W_2)$, $W_c = 2^{-1} (W_1 - W_2)$ соответственно антисимметричная и симметрич- $\phi = arctg \Big\{ \Big[z_{a2} \Delta_1^{-1} (1 + \Delta_1^{-1} z_{a2}) - \Delta_1^{-1} (1 + \Delta_1^{-1} z_{a2}) - \Delta_1^{-1} (1 + \Delta_1^{-1} z_{a2}) \Big\} \Big\}$

ная составляющие прогиба трехслойной пластины; W₁, W₂ – прогибы срединных плоскостей верхней и нижней пластины; φ – угол поворота плоских сечений заполнителя; U – тангенциальные составляющие перемещений срединной плоскости заполнителя; штрихами и точками обозначены соответственно производные по координате и по времени;

$$\begin{split} a_{1} &= E_{1}\delta^{2}; \ a_{2} = -\rho_{1}\delta^{3}; \ a_{3} = -2\overline{E}\sigma(1-\sigma)^{-1}; \\ a_{4} &= 2\left(E_{1}\delta + \overline{E}h\right); \ a_{5} = \frac{2}{3}\overline{G}h; \ a_{6} = -2\left(\rho_{1}\delta + 3^{-1}\rho h\right); \\ a_{7} &= -2Eh^{-1}; \ b_{1} = -a_{1}h; \ b_{2} = -a_{2}h; \ b_{3} = -2\overline{G}h; \\ b_{4} &= -2h^{2}\left(E_{1}\delta + 3^{-1}\overline{E}h\right); \ b_{5} = -a_{6}h^{2}; \ c_{1} = -\frac{2}{3}\overline{E}_{1}\delta^{3}; \\ c_{2} &= \frac{2}{3}r_{1}d^{3}; \ c_{3} = -2\left(\rho h + \rho_{1}\delta\right); \ E_{1} = E_{1}\left(1-\sigma_{1}^{2}\right)^{-1}; \end{split}$$

 $E'_{1}, \sigma_{1}, \rho_{1}$ и $\overline{E}', \sigma, \rho$ – модули упругости, коэффициент Пуассона и плотность материала соответственно несущих слоев и заполнителя; G – модуль сдвига заполнителя; $E = \overline{E}'(1-\sigma) [(1+\sigma)(1-2\sigma)]^{-1}$.

С учетом равенства колебательных скоростей обеих пластин нормальным составляющим колебательных скоростей воздуха, граничные условия можно записать в виде:

$$\begin{split} & \frac{\partial W_1}{\partial t} = \left[-\left(i\omega\rho_0\right)^{-1} \frac{\partial \left(P_1 + P_2\right)}{\partial z} \right]_{z=-h-\delta}; \\ & \frac{\partial W_2}{\partial t} = \left[-\left(i\omega\rho_0\right)^{-1} \frac{\partial P_3}{\partial z} \right]_{z=h+\delta}, \end{split}$$

где $\rho_{\scriptscriptstyle 0}$ — плотность воздуха.

Учитывая, например, только потери энергии в заполнителе и пренебрегая затуханием в пластинах, можно записать закон изгибных колебаний нижней пластины, как представляющей больший практический интерес, в виде:

$$W = W_{a} - W_{c} = \rho^{-1} \rho_{1} \mu_{1} P_{10} \exp i(\omega t - k_{0} y \sin \theta - \phi + \phi_{1}) \times \\ \times \left[1 + \rho_{1}^{-1} \mu_{1}^{-1} \rho_{2} \mu_{2} P_{10} \exp i(\phi_{2} - \phi_{1})\right],$$
rge
(7)

$$\rho = \left\{ \left[z_{a2}^2 \Delta_1^{-2} + \left(1 + z_{a1} \Delta_1^{-1} \right)^2 \right] \left[z_{c2}^2 \Delta_1^{-2} + \left(1 + z_{c1} \Delta_1^{-1} \right)^2 \right] \right\}^{\frac{1}{2}};$$

$$\begin{split} \rho_{2} &= \left[z_{c2}^{2} \Delta_{1}^{-2} + \left(1 + 2^{-1} z_{c1} \Delta_{1}^{-1} \right)^{2} \right]^{\frac{1}{2}}; \\ \phi_{1} &= x_{c2} \Delta_{1}^{-1} \left(1 + z_{a1} \Delta_{1}^{-1} \right) \right] \left[\left(1 + \Delta_{1}^{-1} z_{a1} \right) \left(1 + \Delta_{1}^{-1} z_{c1} \right) - \Delta_{1}^{-2} z_{a2} z_{c2} \right]^{-1} \right]; \\ \phi_{1} &= \arctan\left[\Delta_{1}^{-1} z_{a2} \left(1 + 2^{-1} \Delta_{1}^{-1} z_{a1} \right)^{-1} \right]; \\ \phi_{2} &= \arctan\left[z_{c2} \Delta_{1}^{-1} \left(1 + 2^{-1} \Delta_{1}^{-1} z_{c1} \right)^{-1} \right]; \\ \phi_{2} &= \arctan\left[z_{c2} \Delta_{1}^{-1} \left(1 + 2^{-1} \Delta_{1}^{-1} z_{c1} \right)^{-1} \right]; \\ z_{a1} &= -2^{-1} \omega k^{2} \left(B_{2} B_{3} - B_{1} B_{4} \right) \left(B_{3}^{2} + B_{4}^{2} \right)^{-1} ; \\ z_{a2} &= 2^{-1} i \left[-c_{3} \omega + \omega^{-1} k^{2} \left(B_{1} B_{3} + B_{2} B_{4} \right) \left(B_{3}^{2} + B_{4}^{2} \right)^{-1} \right]; \\ z_{c1} &= -2^{-1} \omega^{-1} \left[\eta_{1} a_{71} + k^{2} \left(A_{2} A_{3} - A_{1} A_{4} \right) \left(A_{3}^{2} + A_{4}^{2} \right)^{-1} \right]; \\ z_{c2} &= 2^{-1} i \left[-a_{6} \omega + a_{71} \omega^{-1} + k^{2} \omega^{-1} \left(A_{1} A_{3} + A_{2} A_{4} \right) \left(A_{3}^{2} + A_{4}^{2} \right)^{-1} \right]; \\ B_{1} &= B_{1} \left(k, c_{1}, b_{1j}, \omega, \eta_{1} \right); \quad A_{1} = A_{1} \left(k, c_{1}, \eta_{1}, a_{1j} \right); \\ k &= v_{0} \sin \theta; \quad a_{1j} = a_{1j} \left(\rho, \delta, E, h, \sigma \right). \end{split}$$

 $\rho_{1} = \left[z_{a2}^{2} \Delta_{1}^{-2} + \left(1 + 2^{-1} z_{a1} \Delta_{1}^{-1} \right)^{2} \right]^{\frac{1}{2}};$

В силу того, что граница раздела двух сред с разными физико-механическими свойствами служит генератором отраженных и прошедших волн, можно с помощью слоистых (а в общем случае неоднородных) конструкций существенно влиять на волновую картину процесса, изменяя параметры слоев. При этом определяющими могут оказаться свойства дисперсии, диссипации и многолучевой интерференции составных элементов.

Задача оптимального проектирования слоистых систем, таким образом, будет сводиться к обеспечению наилучших значений этих параметров.

Помимо прочего, становится возможным получение неотражающих переходных слоев между средами, а также оптимизации геометрических и массовых характеристик конструкции в целом и др.

4. Выводы

Построенные расчетные модели создают необходимую теоретическую базу для глубокого изучения поведения приборов инерциальной навигации.

Открываются возможности эффективной борьбы пассивными или автокомпенсационными методами с нежелательным влиянием проникающего акустического излучения высокой интенствности.

Литература

- 1. Карачун В.В. Волновые задачи поплавкового гироскопа [Текст]: монография / В.В. Карачун, Я.Ф. Каюк, В.Н. Мельник; под общ. ред. В.В. Карачуна; К.: «Корнейчук», 2007. 228с.
- Мельник В.Н., Карачун В.В. О влиянии проникающего акустического излучения на чувствительные элементы гиростабилизированной платформы // Прикл. механика. – 2004. – Т.40, №10. – С. 122-130.
- 3. Карачун В.В., Потапова Е.Р., Мельник В.Н. О погрешности построения вертикали при старте носителей // Космічна наука і технологія, 1999. Т.5, №4. С.70-74.