

УДК 534.13

© 1997 г. А.В. СТЕПАНОВ

**ОПТИМАЛЬНОЕ ГАШЕНИЕ ВЫНУЖДЕННЫХ КОЛЕБАНИЙ
В УПРУГИХ СИСТЕМАХ С НЕСКОЛЬКИМИ СТЕПЕНЯМИ СВОБОДЫ.
Ч. 2. ГАШЕНИЕ В ОБЛАСТИ,
СОДЕРЖАЩЕЙ НЕСКОЛЬКО СОБСТВЕННЫХ ЧАСТОТ**

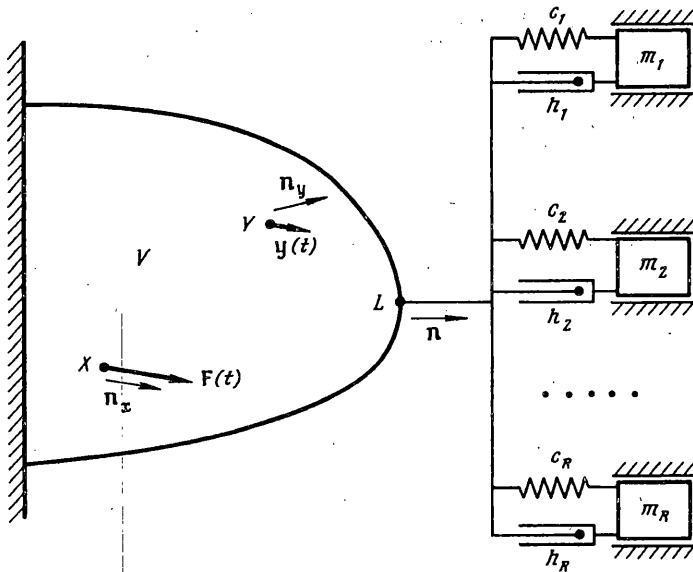
Публикуемая работа является продолжением работы автора [1], в которой речь идет об ограничении одного или нескольких (здесь и далее – обобщенных) заданных коэффициентов передачи гармонической силы для упругой системы общего вида, к которой присоединен линейный упруговязкий гаситель колебаний [2–4]. Требовалось найти параметры гасителя (массу, коэффициенты жесткости и вязкости) так, чтобы все рассматриваемые коэффициенты передачи в окрестности наименьшей собственной частоты упругой системы были не больше заданной величины, а масса гасителя была минимально возможной. Ниже показано, что, если необходимо ограничивать коэффициенты передачи в области, содержащей несколько собственных частот, то эффективность такого простейшего гасителя резко снижается (при малой его массе), и дается способ решения задачи о минимизации суммарной массы гасителя с несколькими степенями свободы, при помощи которого возможно ограничение в такой области одного или нескольких заданных коэффициентов передачи заданной величиной.

Пусть $M < \infty$ – масса упругой системы общего вида, V – занимаемый ею объем, N – число степеней свободы (возможно, $N = \infty$), $\Omega_1 < \Omega_2 < \dots < \Omega_N$ – собственные частоты, $\mathbf{u}_j(X)$ (X – произвольная точка объема V ; $j = 1, 2, \dots, N$) – нормированные на массу M собственные функции. Далее все векторы предполагаются столбцами; буквой $()$ обозначается транспозиция. Пусть к точке L упругой системы присоединены пружинами жесткостей c_1, c_2, \dots, c_R и демпферами с коэффициентами вязкого трения h_1, h_2, \dots, h_R точечных масс m_1, m_2, \dots, m_R , перемещающихся в направлении одного и того же единичного вектора \mathbf{n} . Коэффициент передачи является функцией частоты внешней силы Ω , точки ее приложения X , орта направления действия этой силы \mathbf{n}_x , точки Y , перемещение которой рассматривается, и орта \mathbf{n}_y , в проекции на которой рассматривается это перемещение (фигура). Введем по аналогии с [1] безразмерные параметры:

$$\theta_j = m_j M^{-1}, \quad \sigma_j = c_j (m_j \Omega_1^2)^{-1}$$

$$z_j = h_j (m_j \Omega_1)^{-1} \quad (j = 1, 2, \dots, R)$$

$$\nu_j = \mathbf{n}^T \mathbf{u}_j(L), \quad \omega_j = \Omega_j \Omega_1^{-1}$$



$$v_{jx} = \mathbf{n}_x^T \mathbf{u}_j(X), \quad v_{jy} = \mathbf{n}_y^T \mathbf{u}_j(Y)$$

$$w_j = v_{jx} v_{jy} \quad (j = 1, 2, \dots, N), \quad v = \Omega \Omega_1^{-1}$$

Если $X, Y, \mathbf{n}_x, \mathbf{n}_y$ и амплитуда внешней силы F_0 (вообще говоря, размерная) известным непрерывным образом зависят от v , то коэффициент передачи (умноженный на $M\Omega_1^2$), будет равен [1]:

$$\rho(v) = \left| [q(v)P_*(v) + p(v)Q_*(v)][q(v)Q(v) + p(v)P(v)]^{-1} \right|$$

$$Q(v) = \prod_{j=1}^N [1 - (\omega_j^{-1}v)^2], \quad P(v) = Q(v) \sum_{j=1}^N v_j^2 (\omega_j^2 - v^2)^{-1}$$

$$P_*(v) = F_0(v)Q(v) \sum_{j=1}^N w_j (\omega_j^2 - v^2)^{-1}, \quad q(v) = \prod_{j=1}^R (-v^2 + iz_j v + \sigma_j)$$

$$p(v) = -v^2 q(v) \sum_{j=1}^R \theta_j (iz_j + \sigma_j) (-v^2 + iz_j v + \sigma_j)^{-1}$$

$$Q_*(v) = F_0(v)Q(v)$$

$$\sum \begin{vmatrix} v_j & v_{jx} \\ v_k & v_{kx} \end{vmatrix} \begin{vmatrix} v_j & v_k \\ v_{jy} & v_{ky} \end{vmatrix} [(\omega_j^2 - v^2)(\omega_k^2 - v^2)]^{-1}$$

где суммирование распространяется на все $1 \leq j < k \leq N$; $v_j, v_k, w_j, v_{jx}, v_{jy}, v_{kx}, v_{ky}$ предполагаются известными функциями v :

Задача оптимизации параметров гасителя может быть поставлена следующим образом: в зависимости от параметра α найти количество гасителей и их параметры так, чтобы в некоторой области, содержащей R первых собственных частот упругой системы (R предполагается известным), $\rho(v) \leq \alpha$, а суммарная масса гасителей была минимальной.

Если $R = 1$, а α велико, то параметры гасителя близки к определяемым формулами (3) и (4), ρ имеет при двух значениях v , близких к 1, гладкие максимумы, равные α , а вблизи каждой из последующих безразмерных собственных частот — по одному такому максимуму, пропорциональному α^3 (коэффициент пропорциональности зависит от вида

функций $P(v)$, $Q(v)$, $P_*(v)$ и $Q_*(v)$ и от номера собственной частоты). Таким образом, при $R > 1$ одного простейшего гасителя оказывается недостаточно для гашения колебаний в области, содержащей несколько собственных частот. Можно показать, что в этом случае масса гасителя должна быть обратно пропорциональна α , а не α^2 , как это было при гашении в окрестности только первой собственной частоты.

Пусть для достаточно большого α требуется найти параметра R гасителей так, чтобы вблизи R первых собственных частот было $\rho(v) \leq \alpha$, а суммарная масса гасителей была минимально возможной. Рассматривая $\rho(v)$ в окрестности каждой из ω_j ($1 \leq j \leq R$), можно прийти к выводу, что необходимым условием минимума $\Theta = \theta_1 + \theta_2 + \dots + \theta_R$ является наличие у $\rho(v)$ $2R$ гладких максимумов, равных α , т.е. выполнение следующих условий:

$$\rho(v_{1j}) = \rho(v_{2j}) = \alpha, \quad \frac{\partial \rho}{\partial v}(v_{1j}) = \frac{\partial \rho}{\partial v}(v_{2j}) = 0 \quad (1)$$

для $2R$ частот v_{1j} и v_{2j} (j – те же). Эти равенства представляют собой систему $4R$ уравнений относительно $5R$ неизвестных (ими являются все v_{1j} , v_{2j} , θ_j , σ_j , z_j). Дополнительные условия, необходимые для минимума Θ , в этом случае сложнее, чем при $R = 1$:

$$\frac{\partial \rho}{\partial \sigma_1}(v_{11}) \frac{\partial \rho}{\partial z_1}(v_{21}) - \frac{\partial \rho}{\partial \sigma_1}(v_{21}) \frac{\partial \rho}{\partial z_1}(v_{11}) = 0 \quad (2)$$

Асимптотика оптимальных значений параметров гасителей и связанных с частотами v_{1j} и v_{2j} вспомогательных параметров ε_j и v_{0j} при $\alpha \rightarrow \infty$ будет такой

$$\begin{aligned} \theta_j &= 2(w_j^{-1} v_j \omega_j^2 \alpha)^{-2}, \quad \sigma_j = \omega_j^2 \\ z_j &= \sqrt{3} |w_j| (\omega_j \alpha)^{-1}, \quad v_{0j} = \sqrt{\frac{1}{2}(v_{1j}^2 + v_{2j}^2)} = \omega_j \\ \varepsilon_j &= (v_{2j}^2 - v_{1j}^2)(v_{1j}^2 + v_{2j}^2)^{-1} = |w_j| (\omega_j \alpha)^{-1} \end{aligned} \quad (3)$$

$$w_j = \omega_j^2 P_*(\omega_j) \prod_{\substack{k=1 \\ k \neq j}}^N [1 - (\omega_j \omega_k^{-1})^2]^{-1}, \quad (1 \leq j \leq R) \quad (4)$$

Если задаться зависимостью всех ε_j от α , то, как и в случае $R = 1$, система (1) станет замкнутой. Найденное таким образом приближенное решение задачи может быть уточнено варьированием всех ε_j [5].

Предположим, что необходимо ограничить $\rho(v)$ величиной α в окрестности двух наименьших собственных частот, то к упругой системе присоединен только один гаситель. Тогда, если его параметры таковы, что выполняются условия (1) и (2), а v_{11} и v_{21} близки к 1, то $\rho(v)$ имеет гладкий максимум при v , близком к ω_2 ; но этот максимум может быть больше α , только если α больше некоторого α_1 . Аналогичное явление имеет место, если условие (2) заменить зависимостью ε_1 от α . При $\alpha \leq \alpha_1$ для того, чтобы $\rho(v) \leq \alpha$ при v , близких к 1 и ω_2 , достаточно одного гасителя, а если $\alpha > \alpha_1$, то их необходимо два. Если их параметры таковы, что выполняются условия (1) для четырех частот v_{11} , v_{12} , v_{21} и v_{22} , а Θ минимально, то при $\alpha \rightarrow \alpha_1 + 0$ $\theta_2 \rightarrow 0$; но

$$\lim_{\alpha \rightarrow \alpha_1 + 0} \varepsilon_2 = 0 \quad (5)$$

Это необходимо иметь в виду при решении задачи, т.е. зависимость $\varepsilon_2(\alpha)$ должна задаваться так, чтобы удовлетворять условиям (3) и (5). С какой скоростью θ_2 и ε_2 стремятся к нулю при $\alpha \rightarrow \alpha_1 + 0$, неизвестно.

Если необходимо добиться того, чтобы $\rho(\nu) \leq \alpha$ в области, содержащей R безразмерных собственных частот, то также при больших α необходимо использовать R гасителей, но их количество может уменьшаться вместе с α .

Рассмотрим случай ограничения одной и той же величиной α S коэффициентов передачи $\rho_k(\nu)$ ($1 \leq k \leq S$). Для каждого из них можно взять соответствующую функцию $P_*(\nu)$ (снабдим ее индексом k) и выключить формулу

$$w_{jk} = \omega_j^2 P_{*k}(\omega_j) \prod_{\substack{l=1 \\ l \neq j}}^N [1 - (\omega_j \omega_l^{-1})^2]^{-1} \quad (1 \leq j \leq R)$$

Если для каждого j существует такое k_j , что $|w_{jk_j}|$ существенно больше, чем любое $|w_{jk}|$ при $k \neq k_j$, то вблизи ω_j наибольшим коэффициентом передачи будет $\rho_{k_j}(\nu)$. При больших α необходимые условия минимума Θ таковы: должны выполняться условия (1), если $\rho(\nu) = \max \rho_k(\nu)$ (максимум берется по всем $1 \leq k \leq S$), для $2R$ частот $\nu_{11}, \nu_{21}, \nu_{12}, \nu_{22}, \dots, \nu_{1R}, \nu_{2R}$; если ν_{1j} и ν_{2j} близки к ω_j , то $\rho(\nu) = \rho_{k_j}(\nu)$; асимптотика параметров гасителей, ν_{0j} и ϵ_j определяются формулами (3), в которых надо положить $w_j = w_{jk_j}$. Как и в случае $S = 1$, можно искать приближенное решение задачи, если задать зависимость всех ϵ_j от α , а затем уточнить его.

Могут существовать такие j_0 ($1 \leq j_0 \leq R$) и α_0 , что при этом значении $\alpha \rho(\nu)$ в окрестности ω_{j_0} имеет три гладких максимума, равных α_0 ; они не могут соответствовать одному и тому же коэффициенту передачи. Тогда при α , близких к α_0 снизу, $\rho(\nu)$ будет иметь не $2R$, а $2R + 1$ гладкий максимум, равный α , и для того, чтобы получить приближенное решение задачи, не нужно задавать зависимость ϵ_{j_0} от α . При дальнейшем уменьшении α необходимое для минимума Θ количество частот, для которых должны выполняться условия (1), и соответствующие коэффициенты передачи могут меняться; если таких частот $2R + r$ ($0 \leq r \leq R$), то надо задавать зависимость $R - r$ вспомогательных параметров ϵ_j , соответствующим тем безразмерным собственным частотам упругой системы, вблизи которых $\rho(\nu)$ имеет по два гладких максимума. Наконец, если для некоторого j_0 имеется несколько близких друг к другу и максимальных $|w_{j_0k}|$, то даже при больших α в оптимальном случае $\rho(\nu)$ может иметь вблизи ω_{j_0} либо три гладких максимума, равных α , либо два, которым соответствуют разные коэффициенты передачи.

СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

1. Степанов А.В. Оптимальное гашение вынужденных колебаний в упругих системах с несколькими степенями свободы. Ч. 1 // Изв. АН МГТ. 1997. № 1. С. 29–33.
2. Тимошенко С.П., Янг Д.Х., Уивер У. Колебания в инженерном деле. М.: Машиностроение, 1985. 472 с.
3. Корнев Б.Г., Резников Л.М. Динамические гасители колебаний: Теория и технические приложения. М.: Наука, 1988. 303 с.
4. Нагаев Р.Ф., Степанов А.В. Об оптимизации коэффициента затухания свободных колебаний двухмассовой системы // Изв. АН СССР. МГТ. 1979. № 4. С. 24–28.
5. Степанов А.В. Точное решение задачи об оптимальном гашении вынужденных колебаний // Динамика систем. Ниж. Новгород: Изд-во Нижегород. ун-та, 1995. С. 106–113.

С.-Петербург

Поступила в редакцию
26.XII.1994