Збірник праць Інституту математики НАН України 2014, т. 11, № 5, 8–17

УДК 531/534

## И.В. Балабанов, Т.В. Балабанова

Национальный технический ун-т Украины "КПИ", Киев E-mail: balabanova@gmail.com

## Разработка упругого подвеса заданной жесткости

В окремих випадках пружних систем, зокрема, в системах пасивного віброзахисту, потрібні строго регламентовані жорсткістні характеристики їх просторових пружних підвісів.

В дослідженні, що пропонується представлена методика визначення характеристик нових додаткових зв'язків, що забезпечують необхідні жорсткістні характеристики всьому пружному підвісу. Отримано аналітичні формули, що встановлюють однозначну залежність між матрицями жорсткості всього пружного підвісу і його окремими елементами. Розглянуто приклад аналітичного розрахунку пружного підвісу із заданими характеристиками.

Введение. В качестве объекта исследования рассматривается упругая пространственная конструкция, в соответствие которой ставится упорядоченная система из *n* узлов с упругими связями между ними. Причем 1-ый узел жестко связан с полюсом, а *n*-ый узел — с основанием. К тому же в рассматриваемой конструкции, с помощью дополнительно вводимой между узлами *i* и *j* новой упругой связи, существует возможность изменения жесткости между полюсом и основанием.

© И.В. Балабанов, Т.В. Балабанова, 2014

Целью представленных исследований является определение жесткостных характеристик новой упругой связи  $\begin{pmatrix} C_{[i,j]}^{(H)} \end{pmatrix}$ , дополнительно вводимой в рассматриваемую конструкцию для получения заданной жесткости  $\begin{pmatrix} C_{[1,n](\forall k, \ k=\overline{2,n-1})}^{(H)} \end{pmatrix}$ . Решение задачи. Поставленная задача будет решаться с по-

Решение задачи. Поставленная задача будет решаться с помощью метода узловой конденсации (МУК) [1]. Абсолютно очевидно, что в результате соответствующих эквивалентных преобразований МУК, которые состоят в последовательном исключении узлов ( $\forall k, \ k = \overline{2, n-1}, k \neq i, j$ ) исходной системы, в общем случае получается система стандартного вида (рис.1), содержащая четыре узла (1, i, j, n) и шесть межузловых упругих связей, характеризуемых соответствующими матрицами жесткости,

$$C_{[1,i]} = C_{[i,1]}^T; \ C_{[1,j]} = C_{[j,1]}^T; \ C_{[1,n]} = C_{[n,1]}^T;$$
  

$$C_{[i,j]} = C_{[j,i]}^T; \ C_{[i,n]} = C_{[n,i]}^T; \ C_{[j,n]} = C_{[n,j]}^T.$$
(1)

Причем жесткость  $C_{[1,n](i,j)}$  преобразованной согласно МУК эквивалентной системы в точности соответствует жесткости  $C_{[1,n]\forall k, \ k=\overline{2,n-1}}^{(0)}$  исходной системы:

$$C_{[1,n](i,j)} \equiv C_{[1,n]\forall k, \ k=\overline{2,n-1}}^{(0)}.$$
(2)

Определим зависимость жесткостных характеристик результирующей матрицы жесткости  $C_{[1,n](i,j)}^{(H)}$  упругой системы от новой (дополнительной) упругой связи  $C_{(i,j)}^{(H)}$ .

Расчет методом узловой конденсации результирующей матрицы жесткости  $C_{[1,n](i,j)}^{(H)}$  исследуемой упругой системы, при существовании между узлами *i* и *j* новой (дополнительной) упругой связи  $C_{(i,j)}^{(H)}$ , позволяет получить следующие матрицы жесткости при последовательном исключении узлов *i* и *j* в преобразованных системах (рис.2):



Рис. 1: Преобразование исходной системы в систему стандартного вида.

— исключенный *i*-ый узел,

$$\begin{split} C_{[1,n](i)}^{(H)} &= C_{[1,n]} + C_{[1,i]} \left( C_{[i,1]} + C_{[i,n]} + C_{[i,j]} + C_{[i,j]}^{(H)} \right)^{-1} C_{[i,n]}; \\ C_{[n,1](i)}^{(H)} &= \left( C_{[1,n](i)}^{(H)} \right)^{T}; \\ C_{[1,j](i)}^{(H)} &= C_{[1,j]} + C_{[1,i]} \left( C_{[i,1]} + C_{[i,n]} + C_{[i,j]} + C_{[i,j]}^{(H)} \right)^{-1} \times \\ &\times \left( C_{[i,j]} + C_{[i,j]}^{(H)} \right); \quad C_{[j,1](i)}^{(H)} = (C_{[1,j](i)}^{(H)})^{T}; \end{split}$$

$$C_{[j,n](i)}^{(H)} = C_{[j,n]} + \left(C_{[j,i]} + C_{[j,i]}^{(H)}\right) \times \left(C_{[i,1]} + C_{[i,n]} + C_{[i,j]} + C_{[i,j]}^{(H)}\right)^{-1} C_{[i,n]}; C_{[n,j](i)}^{(H)} = \left(C_{[j,n](i)}^{(H)}\right)^{T},$$
(3)

— исключенные *i*-ый и *j*-ый узлы,

$$C_{[1,n](i,j)}^{(H)} = C_{[1,n](i)}^{(H)} + C_{[1,j](i)}^{(H)} \left( C_{[j,1](i)}^{(H)} + C_{[j,n](i)}^{(H)} \right)^{-1} C_{[j,n](i)}^{(H)};$$

$$C_{[n,1](i,j)}^{(H)} = \left( C_{[1,n](i,j)}^{(H)} \right)^{T}.$$
(4)



Рис. 2: Преобразование методом узловой конденсации системы стандартного вида.

В соответствии с выражениями (3) и (4) результирующая матрица жесткости  $C_{[1,n](i,j)}^{(H)}$ , при введении между узлами i и j новой упругой связи  $C_{[i,j]}^{(H)}$ , будет описываться следующим выражением:

$$C_{[1,n](i,j)}^{(H)} = C_{[1,n]} + (C_{[1,i]} + C_{[1,j]}) C_{\Sigma}^{-1} (C_{[i,n]} + C_{[j,n]}) - \\ - [C_{[1,i]}C_{\Sigma}^{-1} (C_{[1,j]} + C_{[n,j]}) - C_{[1,j]}C_{\Sigma}^{-1} (C_{[1,i]} + C_{[n,i]})] \times \\ \times C_{H}^{-1} [(C_{[i,1]} + C_{[i,n]}) C_{\Sigma}^{-1}C_{[j,n]} - (C_{[j,1]} + C_{[j,n]}) C_{\Sigma}^{-1}C_{[i,n]}],$$
(5)

12

$$C_{\Sigma} = C_{[i,1]} + C_{[i,n]} + C_{[j,1]} + C_{[j,n]},$$

$$C_{H} = C_{[i,j]}^{(H)} + C_{[i,j]} + (C_{[i,1]} + C_{[i,n]}) C_{\Sigma}^{-1} (C_{[1,j]} + C_{[n,j]}).$$
(6)

При наличии абсолютно жесткой новой связи между узлами i и j, получаем следующую формулу для результирующей жесткости  $C^{(\mathcal{M})}_{[1,n](i,j)}$ :

$$C_{[1,n](i,j)}^{(\mathcal{H})} = C_{[1,n]} + \left(C_{[1,i]} + C_{[1,j]}\right)C_{\Sigma}^{-1}\left(C_{[i,n]} + C_{[j,n]}\right).$$
(7)

Если новая упругая связь между узлами i и j отсутствует, то получим результирующую матрицу жесткости  $C^{(0)}_{[1,n](i,j)}$  следующего вида:

$$C_{[1,n](i,j)}^{(0)} = C_{[1,n]} + (C_{[1,i]} + C_{[1,j]}) C_{\Sigma}^{-1} (C_{[i,n]} + C_{[j,n]}) - \\ -[C_{[1,i]}C_{\Sigma}^{-1} (C_{[1,j]} + C_{[n,j]}) - \\ -C_{[1,j]}C_{\Sigma}^{-1} (C_{[1,i]} + C_{[n,i]})]C_{0}^{-1}[(C_{[i,1]} + C_{[i,n]}) C_{\Sigma}^{-1}C_{[j,n]} - \\ - (C_{[j,1]} + C_{[j,n]}) C_{\Sigma}^{-1}C_{[i,n]},$$

$$(8)$$

где

$$C_0 = C_{[i,j]} + \left(C_{[i,1]} + C_{[i,n]}\right) C_{\Sigma}^{-1} \left(C_{[1,j]} + C_{[n,j]}\right).$$
(9)

Несложно доказать [2], что все три результирующие матрицы  $C_{[1,n](i,j)}^{(M)}$ ,  $C_{[1,n](i,j)}^{(H)}$  и  $C_{[1,n](i,j)}^{(0)}$  являются положительно определенными. При этом матрицы жесткости  $C_{\Sigma}$  и  $C_0$  также будут положительно определенными, являясь результирующими матрицами определенным образом видоизмененной исходной схемы. В свою очередь матрица жесткости  $C_{[i,j]}^{(H)}$ , описывающая новую упругую связь между узлами *i* и *j*, будет положительно определенной, как отдельный упругий элемент, не подвергаемый соответствующим МУК преобразованиям. Проведем исследование формул (8) и (5), описывающих результирующие матрицы жесткости  $C^{(0)}_{[1,n](i,j)}$  и  $C^{(H)}_{[1,nj](i,j)}$ ,

$$C_{[1,n](i,j)}^{(0)} = C_{[1,n](i,j)}^{(\mathbf{X})} - C_L^T C_0^{-1} C_L; \ C_{[1,n](i,j)}^{(H)} = C_{[1,n](i,j)}^{(\mathbf{X})} - C_L^T C_H^{-1} C_L,$$
(10)

где

$$C_{H} = C_{[i,j]}^{(H)} + C_{0};$$

$$C_{L} = (C_{[i,1]} + C_{[i,n]})C_{\Sigma}^{-1}C_{[j,n]} - (C_{[j,1]} + C_{[j,n]})C_{\Sigma}^{-1}C_{[i,n]}.$$
(11)

На основании формул (10) получим

$$C_{[1,n](i,j)}^{(H)} - C_{[1,n](i,j)}^{(0)} = C_L^T (C_0^{-1} - C_H^{-1}) C_L.$$
(12)

С целью упорядочивания проведем сравнение положительно определенных матриц жесткости  $C_{[1,n](i,j)}^{(0)}$ ,  $C_{[1,n](i,j)}^{(H)}$  и  $C_{[1,n](i,j)}^{(X)}$ .

Из формул (11) следует

$$C_H \ge C_0, \quad C_H^{-1} \le C_0^{-1}.$$
 (13)

Значит, на основании выражений (10), а также (12) и (13) можем записать

$$C_{[1,n](i,j)}^{(\mathbf{K})} \ge C_{[1,n](i,j)}^{(H)}; \quad C_{[1,n](i,j)}^{(H)} \ge C_{[1,n](i,j)}^{(0)}.$$
 (14)

Полученные выражения (14) подтверждают тот факт, что включение в состав исследуемой системы новой (дополнительной) упругой связи не может снизить результирующую жесткость этой упругой системы.

Отметим, что неравенства (14) эквивалентны следующим условиям [2]:

$$\rho[C_{[1,n](i,j)}^{(H)} \left(C_{[1,n](i,j)}^{(\mathcal{K})}\right)^{-1}] \le 1; \quad \rho[C_{[1,n](i,j)}^{(0)} \left(C_{[1,n](i,j)}^{(H)}\right)^{-1}] \le 1,$$
(15)

где  $\rho[\cdot]$  — спектральный радиус соответствующей матрицы.

Рассматривая выражения (9), (10) и (11), видим однозначную зависимость результирующей матрицы жесткости  $C_{[1,n](i,j)}^{(H)}$  от матрицы жесткости  $C_{[i,n]}^{(H)}$ , описывающей дополнительную упругую связь между узлами *i* и *j*,

$$C_{[1,n](i,j)}^{(H)} = C_{[1,n](i,j)}^{(\mathsf{X})} - C_L^T \left( C_0 + C_{[i,j]}^{(H)} \right)^{-1} C_L.$$
(16)

Решая задачу, обратную выражению (16), получим формулу для определения матрицы жесткости  $C_{[i,n]}^{(H)}$  новой упругой связи, расположенной между узлами *i* и *j*, обусловливающей величину  $C_{[1,n](i,j)}^{(H)}$  результирующей матрицы жесткости:

$$C_{[i,j]}^{(H)} = -C_0 + C_L \left( C_{[1,n](i,j)}^{(\mathcal{H})} - C_{[1,n](i,j)}^{(H)} \right)^{-1} C_L^T.$$
(17)

На основании проведенных исследований можем представить методику определения характеристик новых (дополнительных) связей, требуемых для получения в упругом подвесе необходимых жесткостных характеристик.

Методика определения характеристик новых (дополнительных) упругих связей. Определение жесткостных характеристик новых (дополнительных) связей осуществляется в следующем порядке.

1. Задается желаемая величина результирующей матрицы жесткости исходной упругой системы:

— выбирается численное значение положительно определенной матрицы жесткости  $C^{(H)}_{[1,n](\forall k, \ k=2,n-1)}$ .

2. Посредством исключения узлов осуществляется (согласно МУК) приведение к стандартному виду (рис.2) исходной упругой системы: — определяются численные значения матриц жесткости упругих межузловых связей  $C_{[1,n]}$ ;  $C_{[1,j]}$ ;  $C_{[1,j]}$ ;  $C_{[i,n]}$ ;  $C_{[j,n]}$ ;  $C_{[i,j]}$ , а также  $C_{[n,1]} = C_{[1,n]}^T$ ;

3. Производится проверка принципиальной возможности достижения (посредством введения новой дополнительной связи) требуемой величины результирующей матрицы жесткости исходной упругой системы:

— по формулам (5)–(9) рассчитываются численные значения положительно определенных матриц жесткости  $C^{(XK)}_{[1,n](i,j)}$  и  $C^{(0)}_{[1,n](i,j)}$ , а также  $C^{(H)}_{[1,n](i,j)} = C^{(H)}_{[1,n](\forall k, \ k=\overline{2,n-1})};$ 

 $C_{[1,n](i,j)}(C^{H}(1,n](i,j))^{-1},$ — проверяется выполнение неравенств  $\rho[C^{(H)}(1,n](i,j))^{-1}] \leq 1$  и  $\rho[C^{(0)}(C^{H}(1,n](i,j))^{-1}] \leq 1$ , где  $\rho[\cdot] \equiv \max\{|\lambda_k|\}; \lambda_k, (k = \overline{1,6})$  — спектральный радиус соответствующей матрицы.

4. Определяется величина матрицы жесткости новой дополнительной связи:

— по формулам (6), (7), (9), (11) и (17) выполняется расчет численного значения положительно определенной матрицы жесткости  $C_{i,j}^{(H)}$ .

**Пример расчета.** Рассмотрим, для примера, наиболее простой случай упругого подвеса (рис.3).

В рассматриваемом упругом подвесе, по сравнению с общим случаем упругого подвеса (рис.2), отсутствуют некоторые упругие связи:

$$C_{[1,j]} = C_{[j,1]}^T = 0; \ C_{[n,i]} = C_{[i,n]}^T = 0;$$
  

$$C_{[1,n]} = C_{[n,1]}^T = 0; \ C_{[i,j]} = C_{[j,i]}^T = 0.$$
(18)



Рис. 3: Схема упругого подвеса, рассматриваемого в качестве примера.

При этом является очевидным, что присутствующие упругие связи в силу ... будут описываться положительно определенными матрицами жесткости, для которых, из-за их симметричности, справедливы следующие равенства:

$$C_{[i,j]} = C_{[j,i]}, \ C_{[i,1]} = C_{[1,i]}, \ C_{[n,j]} = C_{[j,n]}.$$
 (19)

Тогда, в соответствии с выражениями (6)–(11) и (19), имеем

$$C_{\Sigma} = C_{[i,1]} + C_{[j,n]}, \quad C_{[1,n](i,j)}^{(0)} = 0,$$

$$C_{H} = C_{0} = C_{L} = C^{\mathcal{H}}_{[1,n](i,j)} = \left(C_{[i,1]}^{-1} + C_{[n,j]}^{-1}\right)^{-1}.$$
(20)

Согласно формулам (14) и (20), если выполняется выражение

$$0 \le C_{[1,n](i,j)}^{(H)} \le \left(C_{[i,1]}^{-1} + C_{[n,j]}^{-1}\right)^{-1},$$

то, в соответствии с выражениями (17) и (20), матрица жесткости  ${C^{(H)}}_{[i,j]}$ новой упругой связи, расположенной между узлами

i и j, обусловливающая величину  $C^{(H)}_{[1,n](i,j)}$  результирующей матрицы жесткости, будет описываться следующей формулой:

$$C^{(H)}_{[i,j]} = \left[ \left( C^{(H)}_{[1,n](i,j)} \right)^{-1} - C^{-1}_{[i,1]} - C^{-1}_{[n,j]} \right]^{-1}$$

Заключение. Таким образом, приведенная методика позволяет разрабатывать конструкцию упругого подвеса с заданными жесткостными характеристиками, предназначенную, например, для системы пассивной виброзащиты.

## Литература

- Балабанов И.В., Балабанова Т.В. Метод узловой конденсации для расчета упругих пространственных систем //Аналітична механіка та її застосування: Збірник праць інституту математики НАН України, — К.:Ін-т математики НАН України, 2012. — Т.9. — №1. — С.11–37.
- [2] *Хорн Р., Джонсон Ч.* Матричный анализ: Пер.с англ. М.: Мир, 1989. 655 с.