

УДК 621.873:531.391

Е.Т. Ким (асп., каф. ПТСМ), А.Н. Орлов, д.т.н., проф.

МАТЕМАТИЧЕСКАЯ МОДЕЛЬ СТРЕЛОВЫХ КРАНОВ ПРИ РАБОТЕ МЕХАНИЗМОВ ПОДЪЕМА И ИЗМЕНЕНИЯ ВЫЛЕТА

Особенности современного экономического положения требуют создания конкурентоспособных машин в кратчайшие сроки, когда зачастую нет ни времени, ни средств на создание и испытания опытного образца в реальных условиях эксплуатации. Конструктор должен быть уверен, что произведенные им расчеты учитывают процессы, реально протекающие при работе крана. При этом надо иметь в виду, что процесс формирования модели для сложной динамической системы является трудной задачей, которую каждый раз приходится решать заново, как только исследователь сталкивается с новой конструкцией. В связи с этим создание обобщенных моделей и алгоритмов на их основе, пригодных для широкого класса кранов и их элементов, увеличивает возможность решения больших и практически важных задач.

Предлагаемая работа посвящена разработке математической модели стреловых кранов в виде механизмов с упругими звеньями при работе систем изменения вылета (СИБ) и подъема (СПД) на основе концепции, изложенной в работе [1].

При выводе дифференциальных уравнений, описывающих движение элементов СИБ и СПД крана с грузом, применен метод линеаризации уравнений движения механизмов с нелинейными функциями положения (каким является СИБ), основанный на предположении близости законов движения механизма с упругими звеньями к закону движения жесткого механизма. Закон движения СИБ в соответствии с жесткой динамической моделью принят за программный. Отклонения программного движения, вызванные податливостью звеньев элементов системы, рассматриваются как динамические ошибки и полагаются малыми величинами; в уравнениях движения членами, содержащими их второй порядок, пренебрегаем.

Для описания программного движения СИБ крана используются кинематические передаточные функции первого порядка, связывающие скорости звеньев крана с угловой скоростью стрелы. Выражения для кинематических передаточных функций получены для различных конструктивных исполнений стреловых систем, уравнивающих устройств и механизмов изменения вылета, включая уравнивающие устройства, расположенные под поворотной платформой. В процессе построения модели кинематические передаточные функции для гибкой модели линеаризируются в окрестности программного движения.

Используя уравнения Лагранжа второго рода, получим систему дифференциальных уравнений в матричном виде, описывающую движение элементов крана и груза при работе механизмов вылета и подъема:

$$[A]\{\ddot{q}\} + [B]\{\dot{q}\} + [C]\{q\} = \{F\} \quad (1)$$

где $\{q\}$ вектор обобщенных координат. Структура полученных матриц $[A]$, $[B]$ и $[C]$ представляется в виде:

$$\begin{aligned}
[A] &= \begin{bmatrix} [a]_{\Gamma} & [A]_{12} \\ [A]_{21} & [A]_{22} \end{bmatrix}, [A]_{22} = [A]_{22_{\text{ИВ}}} + [A]_{22_{\Gamma}}, [A]_{12} = [A]_{21}^T; \\
[B] &= [B]_1 + \dot{\phi}_C [B]_2 \\
[B]_1 &= \begin{bmatrix} [b]_{\Gamma} & [0] \\ [0] & [B]_{1-22} \end{bmatrix}, [B]_2 = \begin{bmatrix} [0] & [B]_{2-12} \\ [0] & [B]_{2-22} \end{bmatrix}, \\
[B]_{2-22} &= [B]_{2-\text{ИВ}} + [B]_{2-\Gamma}, \\
[C] &= [C]_1 + \ddot{\phi}_C [C]_2 + \dot{\phi}_C^2 [C]_3, \\
[C]_1 &= \begin{bmatrix} [C]_{\Gamma} & [0] \\ [0] & [C]_{1-22} \end{bmatrix}, [C]_2 = \begin{bmatrix} [0] & [C]_{2-12} \\ [0] & [C]_{2-22} \end{bmatrix}, \\
[C]_3 &= \begin{bmatrix} [0] & [C]_{3-12} \\ [0] & [C]_{3-22} \end{bmatrix}, [C]_{2-22} = [C]_{2-\text{ИВ}} + [C]_{2-\Gamma}, \\
[C]_{3-22} &= [C]_{3-\text{ИВ}} + [C]_{3-\Gamma}, \{F\} = \begin{Bmatrix} \{F\}_{\Gamma} \\ \{F\}_{\text{ИВ}} \end{Bmatrix}.
\end{aligned}$$

Все матрицы разбиты на блоки в соответствии с разбиением вектора обобщенных координат $\{q\}$; порядок каждого из блоков (6X6). $[a]_{\Gamma}$ и $[c]_{\Gamma}$ представляют собой инерционную и квазиупругую матрицу груза на пространственном канатном подвесе. Элементы матрицы $[c]_{\Gamma}$ для грейферных схем подвесов приведены в работе [2], для траверсной – в работе [3]. $[b]_{\Gamma}$ - диссипативная матрица груза. Модель позволяет проводить исследования при любых схемах подвесов груза, в том числе и при возможных ослаблениях подъемных канатов.

Матрицы $[A]$, $[B]_1$ и $[C]_1$ - соответственно инерционная, диссипативная и квазиупругая - симметричные матрицы, элементы которых зависят от угла наклона стрелы и при фиксированном вылете постоянны. Это обстоятельство дает возможность использовать модальные методы исследования [4]. При изменении конструктивных исполнений СИВ в формулах для определения элементов матриц изменяются выражения для кинематических передаточных функций.

ЛИТЕРАТУРА:

1. Орлов А.Н. Общая динамическая модель грузоподъемных кранов // В сб. "Оптимизация параметров строительных и дорожных машин". – Ярославль, изд-во Яросл. полит. ин-та, 1992. С.13–20
2. Орлов А.Н., Сеницын В.Ю. К расчету частот собственных колебаний грейфера на канатном подвесе // Исследование оптимальных металлоконструкций и деталей подъемно-транспортных машин. Вып. 6. Саратов, 1992. С.28–32.
3. Орлов А.Н., Тахаладзе Г.С. Автоматизированный выбор оптимальных размеров крановых канатных подвесов груза // В сб. "Автоматизация проектирования в машиностроении". – Л., изд-во ЛПИ им. М.И. Калинина, 1987. С. 17–24.
4. Орлов А.Н. Поперечные колебания грейфера с учетом ослабления подъемных канатов // В сб. "Динамика, прочность и надежность технологических машин". – Труды СПбГТУ, № 478. – 1998. – С. 48-51.
5. Бортыков Д.Е., Орлов А.Н., Шевелев А.Б. Расчет и анализ частотного спектра порталных кранов // В сб. "Подъемно-транспортные машины и оборудование". Вып. 2. Тула, 1999. С. 27–33.