

Математическая модель древовидного исполнительного механизма шагающего робота с учётом наложенных связей

к.т.н. доц. Ковальчук А.К., к.т.н. доц. Яроц В.В.

МГТУ им. Н.Э. Баумана

8 (499) 263-65-18, aleksandr.alexkov@yandex.ru, vyaroz@yandex.ru

Аннотация. Блочно-матричная модель древовидного исполнительного механизма шагающего робота разработана с учётом внешних наложенных связей. Предложен алгоритм формирования данной математической модели, основанный на использовании матриц (4x4) и теории графов. Показана эффективность его использования для шагающих роботов (на примере двуногого шагающего робота).

Ключевые слова: шагающий робот, математическая модель, исполнительный механизм.

Введение

При движении исполнительный механизм робота контактирует с окружающими предметами. Роботы могут взаимодействовать с опорной поверхностью через неподвижную стойку (манипуляторы, закреплённые на неподвижном основании), через элементы шасси (манипуляторы, установленные на колёсно-гусеничных машинах), через опорные элементы, установленные на определённых звеньях исполнительного механизма (шагающие роботы). Кроме этого, необходимо рассматривать ситуации, когда робот взаимодействует с предметами окружающего пространства, неподвижными относительно этого пространства (например, взаимодействие манипулятора с обрабатываемой деталью при механосборочных операциях). В любом из перечисленных случаев движение исполнительного механизма в окружающем пространстве определяется как динамикой самого исполнительного механизма, так и силами реакций связей, наложенных на исполнительный механизм [1].

Научная новизна данной статьи заключается в использовании предложенного нового подхода для математического описания роботов с древовидными кинематическими структурами, при котором кинематическая структура представляется в виде древовидного направленного графа, описанного в [2]. Используемые при этом условные обозначения описаны в [3, 7].

Дифференциальные уравнения движения шагающего робота

Уравнение динамики роботов, имеющих древовидную кинематическую структуру, записывается в виде [3]:

$$A(q)\ddot{q} + B(q, \dot{q}) - C(q)^0 f_B - H(q)^0 n_g = \tau, \quad (1)$$

где:

$$A(q) = \sigma({}^0z^d)^T \{ -[\Lambda({}^0c_{f_D})]^T m^d [D^0 z^d (E - \sigma) + \Lambda^T({}^0c_{f_D})^0 z^d \sigma] + D^T \cdot {}^0 J_c^d \cdot D \cdot y \cdot \dot{q}^d \cdot \sigma \} + (E - \sigma) \cdot ({}^0z^d)^T \cdot D^T \cdot m^d \cdot [D \cdot {}^0 z^d \cdot (E - \sigma) + \Lambda^T({}^0c_{f_D}) \cdot {}^0 z^d \cdot \sigma]; \quad (2)$$

$$B(q, \dot{q}) = \sigma({}^0z^d)^T \cdot \{ -[\Lambda({}^0c_{f_D})]^T m^d [\Lambda^T({}^0c_{f_D}) \cdot \Lambda^T({}^0z^d \cdot \sigma \cdot \dot{q}^d) \cdot (D - E) + \Lambda^T(\Lambda^T({}^0c_{f_D}) \cdot y \cdot \dot{q}^d \cdot {}^0z^d \cdot D + \Lambda^T({}^0c_{f_D}) \cdot ((D - E) \cdot y \cdot {}^0z^d \cdot \dot{q}^d) + 2 \cdot D \cdot \Lambda^T({}^0z^d (E - \sigma) \cdot \dot{q}^d) \cdot (D - E)] + D^T \cdot {}^0 J_c^d \cdot D \cdot y \cdot \dot{q}^d \cdot \Lambda^T({}^0z^d) (D - E) + D^T \cdot \Lambda(D \cdot {}^0z^d \cdot y \cdot \dot{q}^d)^d \cdot {}^0 J_c^d \cdot D \} \times \quad (3)$$

$$\times {}^0z^d \cdot y \cdot \dot{q}^d + (E - \sigma)({}^0z^d)^T \cdot D^T \cdot m^d [\Lambda^T({}^0c_{f_D}) \cdot \Lambda^T({}^0z^d \cdot \sigma \cdot \dot{q}^d) (D - E) + 2 \cdot D \cdot \Lambda^T({}^0z^d \cdot (E - \sigma) \cdot \dot{q}^d) (D - E) + \quad (4)$$

$$+ \Lambda^T(\Lambda^T({}^0c_{f_D}) \cdot y \cdot \dot{q}^d \cdot {}^0z^d \cdot D + \Lambda^T({}^0c_{f_D}) \cdot ((D - E) \cdot y \cdot {}^0z^d \cdot \dot{q}^d))] {}^0z^d \cdot y \cdot \dot{q}^d; \quad (4)$$

$$C(q) = y({}^0z^d)^T \cdot [(D^T - E)\Lambda({}^0s^d)D^T + D^T \cdot \Lambda({}^0t^d)] + (E - y)({}^0z^d)^T \cdot D^T; \quad (5)$$

$$H(q) = y({}^0z^d)^T \cdot D^T.$$

здесь: $q = (q_1, q_2, \dots, q_N)^T$ – обобщённые координаты исполнительного механизма, запи-

санные в виде вектора-столбца;

$q^d = \text{diag}(q_1, q_2, \dots, q_N)$ – обобщённые координаты исполнительного механизма, записанные в виде элементов диагональной матрицы;

$\Lambda(\bar{a})\bar{b} = \bar{a} \times \bar{b} = -\Lambda(\bar{b})\bar{a} = \Lambda^T(\bar{b})\bar{a}$ – выражение для векторного произведения;

D – матрица достижимости звеньев исполнительного механизма;

0z – блочный вектор-столбец, определяющий последовательность осей ${}^0\bar{z}_{ik}$, связанных систем координат звеньев исполнительного механизма;

y – диагональная матрица, определяющая типы сочленений звеньев исполнительного механизма;

0l_D – блочная матрица, объединяющая векторы $\bar{l}_{i,j}$, соединяющие начала систем координат $f(j), ns(j)$ с началами основных систем координат звеньев i , в соответствии с взаимной достижимостью звеньев, описываемой матрицей достижимости $D(d_{i,j}$ – соответствующие элементы матрицы достижимости):

$${}^0l_D = \begin{bmatrix} d_{1,1} \cdot {}^0\bar{l}_1 & \dots & d_{1,N} \cdot {}^0\bar{l}_{1,N} \\ \vdots & \ddots & \vdots \\ d_{N,1} \cdot {}^0\bar{l}_{N,1} & \dots & d_{N,N} \cdot {}^0\bar{l}_N \end{bmatrix};$$

${}^0s = (0 \cdot {}^0\bar{s}_2^T, \dots, {}^0\bar{s}_N^T)^T$ – блочный вектор, объединяющий векторы \bar{s}_i , которые соединяют начала систем координат $f(f(j)), ns(f(i))$ с началами систем координат $f(i), ns(i)$ (первый элемент блочного вектора s нулевой, поскольку для первого звена вектор \bar{s}_i не существует);

${}^0c = ({}^0\bar{c}_1^T, \dots, {}^0\bar{c}_N^T)^T$ – блочный вектор, определяющий положения центров масс звеньев относительно начал их основных систем координат;

${}^0c_{f_D}$ – матрица, объединяющая векторы $\bar{c}_{f_{i,j}}$, соединяющие начала систем координат звеньев $f(j), ns(j)$ с центрами масс звеньев i , в соответствии со взаимной достижимостью звеньев, описываемой матрицей достижимости $D(d_{i,j}$ – соответствующие элементы матрицы достижимости):

$${}^0c_{f_D} = \begin{bmatrix} d_{1,1} \cdot {}^0\bar{c}_{f_1} & \dots & d_{1,N} \cdot {}^0\bar{c}_{f_{1,N}} \\ \vdots & \ddots & \vdots \\ d_{N,1} \cdot {}^0\bar{c}_{f_{N,1}} & \dots & d_{N,N} \cdot {}^0\bar{c}_{f_N} \end{bmatrix} = {}^0l_D + {}^0c^d \cdot D;$$

${}^0\bar{f}_\varepsilon = ({}^0\bar{f}_{\varepsilon 1}^T, \dots, {}^0\bar{f}_{\varepsilon N}^T)^T$ – блочная матрица внешних сил, приложенных к звеньям исполнительного механизма со стороны окружающей среды;

${}^0t = ({}^0\bar{t}_1^T, \dots, {}^0\bar{t}_N^T)^T$ – блочный вектор, объединяющий векторы \bar{t}_i , которые соединяют начала систем координат звеньев $f(i), ns(i)$ с точками, через которые проходят равнодействующие внешних сил, приложенных к звеньям i ;

${}^0\bar{n}_f = ({}^0\bar{n}_{f 1}^T, \dots, {}^0\bar{n}_{f N}^T)^T$ – блочная матрица моментов, от приведения внешних сил, приложенных к звеньям со стороны окружающей среды, к началам систем координат их звеньев-отцов, определяется в соответствии с выражением ${}^0\bar{n}_f = {}^0\bar{t}^d \times {}^0\bar{f}_\varepsilon$;

${}^0\bar{n}_\varepsilon = ({}^0\bar{n}_{\varepsilon 1}^T, \dots, {}^0\bar{n}_{\varepsilon N}^T)^T$ – блочная матрица внешних моментов, действующих на звенья исполнительного механизма со стороны окружающей среды;

${}^0\bar{n}'_\varepsilon = {}^0\bar{n}_\varepsilon + {}^0\bar{n}_f$ – блочная матрица суммарных внешних моментов, действующих на звенья i относительно начал систем координат $f(i), ns(i)$ их звеньев-отцов;

$m = (m_1, \dots, m_N)^T$ – матрица масс звеньев;

$J_c = (J_{c_1}, \dots, J_{c_N})^T$ – блочная матрица тензоров инерции звеньев.

В выражении (1) третье слагаемое $C(q) \cdot {}^0f_\varepsilon$ определяется внешними силами, действующими на звенья исполнительного механизма, и моментами от приведения этих сил к началам соответствующих систем координат их звеньев-отцов.

При наложенных на исполнительный механизм связях в уравнении (1) к внешним силам моментам добавятся силы моменты реакций этих связей. Тогда уравнение (1) запишется в виде [4, 8]:

$$A(q)\ddot{q} + B(q, \dot{q}) - C(q)^0 f_b - C_R(q)^0 R_f - H(q)(^0 n_b + ^0 R_n) = \tau, \quad (8)$$

где: $^0 R_f = (^0 R_{f1}, \dots, ^0 R_{fN})^T$ – блочный вектор сил-реакций связей, приложенных к звеньям исполнительного механизма;

$^0 R_n = (^0 R_{n1}, \dots, ^0 R_{nN})^T$ – блочный вектор моментов-реакций связей, приложенных к звеньям исполнительного механизма;

N – число звеньев исполнительного механизма;

$C(q) = J_f^T$ – транспонированная якобиева матрица для линейных перемещений точек приложения равнодействующих внешних сил, действующих на звенья исполнительного механизма, определяется в соответствии с выражением:

$$C(q) = y(^0 z^d)^T \cdot [(D^T - E)\Lambda(^0 s^d)D^T + D^T \cdot \Lambda(^0 t^d)] + (E - y)(^0 z^d)^T \cdot D^T. \quad (9)$$

здесь: $C_R(q) = J_{VR}^T$ – транспонированная якобиева матрица для линейных перемещений точек приложения реакций связей, определяется в соответствии с выражением:

$$C_R(q) = y(^0 z^d)^T \cdot [(D^T - E)\Lambda(^0 s^d)D^T + D^T \cdot \Lambda(^0 t_R^d)] + (E - y)(^0 z^d)^T \cdot D^T; \quad (10)$$

\bar{t}_{Ri} – вектор, соединяющий начало системы координат звена $f(i)$, $ns(i)$ с точкой, через которую проходит сила реакции связи, наложенной на звено i ;

$^0 t = (^0 \bar{t}_{R1}^T, \dots, ^0 \bar{t}_{RN}^T)^T$ – блочный вектор, объединяющий векторы \bar{t}_{Ri} для всех звеньев исполнительного механизма;

$H(q) = J_\omega^T$ – транспонированная якобиева матрица для угловых перемещений звеньев, которая определяется в соответствии с выражением

$$H(q) = y \cdot (^0 z^d)^T \cdot D^T. \quad (11)$$

Введём следующие обозначения:

$^0 F_s = (^0 f_s^T, ^0 n_s^T)^T$ – блочный вектор внешних сил, моментов, приложенных к звеньям исполнительного механизма;

$R = (R_f^T, R_n^T)^T$ – блочный вектор усилий реакций связей, наложенных на исполнительный механизм;

$L(q) = (C(q)H(q))$ – якобиева матрица размерностью $N \times (2N)$, объединяющая матричные коэффициенты внешних сил и внешних моментов, которые действуют на звенья исполнительного механизма;

$L_R(q) = (C_R(q)H(q))$ – якобиева матрица размерностью $N \times (2N)$, которая объединяет матричные коэффициенты сил и моментов реакций связей, наложенных на звенья исполнительного механизма.

С учётом введённых коэффициентов, уравнение (8) можем записать в виде:

$$A(q)\ddot{q} + B(q, \dot{q}) - L(q) \cdot ^0 F_b - L_R(q) \cdot ^0 R = \tau. \quad (12)$$

В процессе движения исполнительного механизма могут изменяться, как количество наложенных связей, так и вид уравнений, описывающих эти связи [5, 6]. Связи можно разделить на кинематические и геометрические. Кинематические связи задаются уравнениями кривых, которые описывают движение характерных точек исполнительного механизма. Геометрические связи определяются зависимостями внешних усилий, приложенных к роботу, как функций координат характерных точек исполнительного механизма и их производных. В общем случае эти функции могут быть существенно нелинейные.

Изложенный выше метод был использован при создании двуногого шагающего робота (ДШР). Была разработана математическая модель исполнительного механизма, оснащённого электрогидравлическими следящими приводами. В данной модели порядок рекурсивных вычислений формируется автоматически по заданной структуре механизма. Это позволяет использовать её для шагающих машин с различными кинематическими схемами. Разработаны программы, управляющие статической и динамической ходьбой робота, стабилизирующие

его движение.

На рисунках 1 и 2 показаны задаваемые и обрабатываемые угловые положения корпуса двуногого шагающего робота при его динамической ходьбе по горизонтальной поверхности полученные, соответственно, при эксперименте и математическом моделировании.

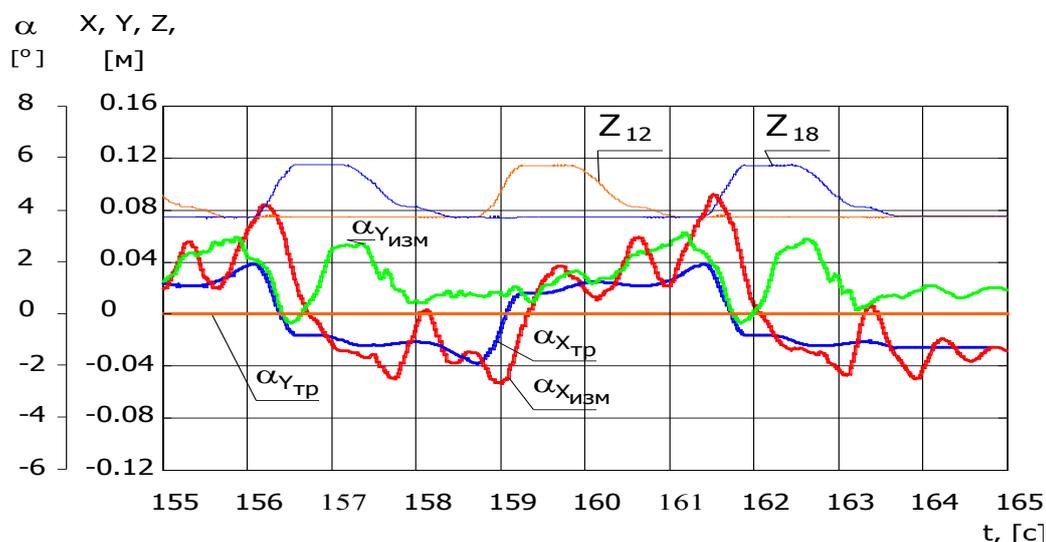


Рисунок 1. Задаваемые и обрабатываемые угловые положения корпуса ДШР при динамической ходьбе (эксперимент)

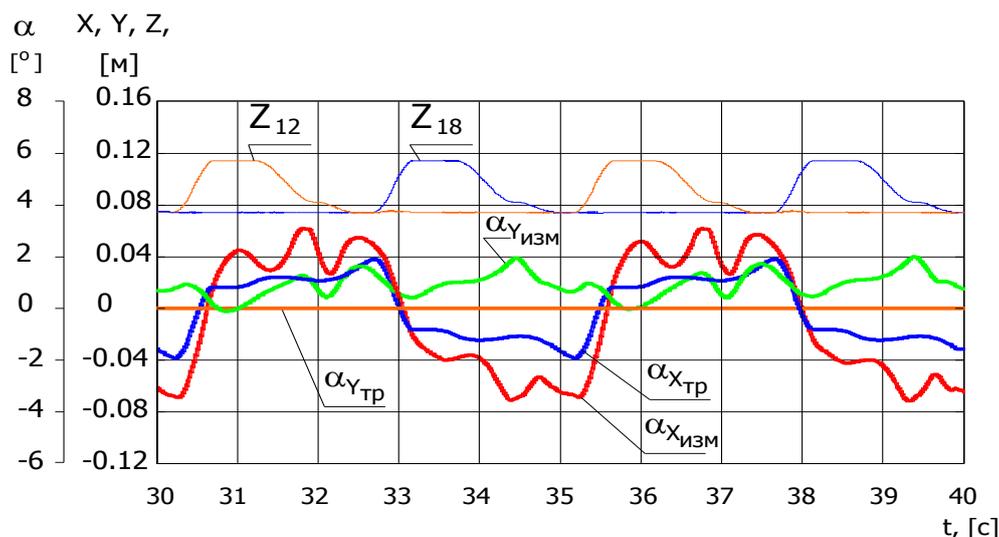


Рисунок 2. Задаваемые и обрабатываемые угловые положения корпуса ДШР при динамической ходьбе (моделирование)

Условные обозначения, приведённые на этих рисунках:

Z_{12}, Z_{18} – программные значения подъема стоп робота,

$\alpha_{xтр}, \alpha_{yтр}$ – программные значения углов наклона корпуса вокруг осей X и Y (X – поперечная, Y – продольная ось по отношению к направлению движения);

α_{mx}, α_{my} – измеренные значения углов наклона корпуса вокруг осей X и Y.

Выводы

Предложена методика записи математической модели древовидного исполнительного механизма двуногого шагающего робота с учётом внешних наложенных связей, основанная на использовании матриц (4×4) и теории графов. Данная методика позволяет получать уравнения динамики в форме, традиционной для моделей роботов с линейной (разомкнутой) кинематической цепью. Разработанная с применением данной методики математическая мо-

дель является эффективным средством для исследования шагающих роботов.

Литература

1. Попов Е.П., Верещагин А.Ф., Зенкевич С.Л. Манипуляционные роботы: динамика и алгоритмы. М.: Наука, 1978. 398 с.
2. Ковальчук А.К., Кулаков Д.Б., Семенов С.Е. Математическое описание кинематики и динамики исполнительных механизмов роботов с древовидной кинематической структурой // Известия вузов. Машиностроение. М.: МГТУ им. Н.Э.Баумана, 2008. № 11. С. 13-25.
3. Ковальчук А.К., Кулаков Д.Б., Семенов С.Е. Блочнo-матричные уравнения движения исполнительных механизмов роботов с древовидной кинематической структурой // Известия вузов. Машиностроение. М.: МГТУ им. Н.Э.Баумана, 2008. № 12. С. 5-21.
4. Лесков А.Г. Теоретические основы моделирования и анализа динамики манипуляционных роботов, их приложение к задачам проектирования и подготовки операторов / 05.02.05, 05.13.01: дис. д-ра техн. наук. М.: МГТУ им. Н.Э. Баумана, 2002. 329 с.
5. Зенкевич С.Л., Ющенко А. С. Основы управления манипуляционными роботами: учебник для вузов / 2-е изд., испр. и доп. М.: Изд-во МГТУ им. Н.Э. Баумана, 2004. 478 с.
6. Основы теории исполнительных механизмов шагающих роботов // Ковальчук А.К., Кулаков Б.Б., Кулаков Д.Б., Семенов С.Е., Яроц В.В. М.: Изд-во Рудомино, 2010. 170 с.
7. Моделирование древовидных исполнительных механизмов шагающих роботов с учётом внешних наложенных связей / А.К. Ковальчук, Л.А. Каргинов, Б.Б. Кулаков, Д.Б. Кулаков, С.Е. Семенов, В.В. Яроц, А.А. Верейкин. Свидетельство о гос. регистрации программ для ЭВМ № 2014612547 от 28.02.2014.
8. Программа моделирования древовидных исполнительных механизмов шагающих роботов / А.К. Ковальчук, Л.А. Каргинов, Б.Б. Кулаков, Д.Б. Кулаков, С.Е. Семенов, В.В. Яроц. Свидетельство о гос. регистрации программ для ЭВМ № 2012610398. 10.01.2012.