

МЕХАНИКА

УДК 517:531.112

РАСЧЁТ КИНЕМАТИЧЕСКИХ ПАРАМЕТРОВ ДВУХЗВЕННОГО МЕХАНИЗМА С ТРЕМЯ СТЕПЕНЯМИ ПОДВИЖНОСТИ

*д-р техн. наук, проф. А.В. ЛОКТИОНОВ, А.В. ГУСАКОВ
(Витебский государственный технологический университет)*

Представлен расчет кинематических параметров двухзвенного исполнительного механизма матричным методом. Получены аналитические зависимости для расчёта скорости и ускорения точки. Изложенная методика применима для роботов-манипуляторов с тремя степенями подвижности.

В работах [1, 2] скорость \vec{v} и ускорение \vec{a} в сферической системе координат определяются как частный случай их расчёта в ортогональных криволинейных координатах.

Для расчёта скорости определяются частные производные от декартовых координат x, y, z точки по соответствующим криволинейным q_1, q_2, q_3 и находятся коэффициенты Ляме H_1, H_2, H_3 . Модуль скорости v точки определяется из выражения $v^2 = \dot{q}_1^2 H_1^2 + \dot{q}_2^2 H_2^2 + \dot{q}_3^2 H_3^2$.

Для расчёта ускорения также используются коэффициенты Ляме, определяются соответственно частные производные от квадрата скорости по обобщённым криволинейным скоростям $\dot{q}_1, \dot{q}_2, \dot{q}_3$ и координатам q_1, q_2, q_3 и полные производные по времени от полученных соответствующих разностей частных производных по \dot{q} и q .

Такая методика расчёта кинематических параметров достаточно трудоёмка. Искомые \vec{v} и \vec{a} определяются только в проекциях на подвижные сферические оси координат R, φ, Θ , связанные с движущейся точкой M .

В работах [3, 4] скорость \vec{v} и ускорение \vec{a} получены с использованием векторного анализа. Матричное исчисление использовано в работе [3] для преобразования от прямоугольных и цилиндрических к сферическим системам координат. Такой метод изложен также в работе [5] при расчёте кинематических параметров механизма в цилиндрических координатах.

Рассмотрим матричный метод расчёта кинематических параметров двухзвенного механизма и применим изложенную методику к роботу-манипулятору с тремя степенями подвижности [6, 7].

Аналитические исследования по расчету кинематических параметров точки M (рис. 1) матричным методом выполнены для случая, когда она совпадает с началом координат $X_5 Y_5 Z_5$. В общем случае, который здесь не рассматривается, координаты $X_5, Y_5, Z_5 \neq 0$.

Расчётная схема исполнительного механизма представлена на рис. 1. Механизм состоит из поворотного устройства с вертикальной осью вращения (на рисунке не показана, угол поворота – φ) и двух звеньев l_1, l_2 , расположенных в вертикальной плоскости $Y_1 O Z_1$ (углы поворота звеньев – θ_1 и θ_2). Координаты точки M в неподвижной системе XYZ в рассматриваемом случае выражаются через координаты этой точки в системе $X_5 Y_5 Z_5$ следующим образом. Система XYZ поворотом на угол φ переводится в подвижную систему $X_1 Y_1 Z_1$ таким образом, что механизм размещается в вертикальную плоскость $Y_1 O Z_1$. Следующим преобразованием переводим систему координат $X_1 Y_1 Z_1$ в систему $X_2 Y_2 Z_2$ поворотом вокруг оси $O X_1$ на угол θ_1 . Затем, перемещая начала координат $X_2 Y_2 Z_2$ на длину l_1 , получим систему координат $X_3 Y_3 Z_3$. Поворотом системы $X_3 Y_3 Z_3$ вокруг оси $O X_3$ на угол θ_2 получим систему координат $X_4 Y_4 Z_4$, которую перемещаем на длину l_2 , и окончательно получим систему $X_5 Y_5 Z_5$. Для каждого поворота определяются матрицы $A_{\theta_1}, A_{\theta_2}, A_{\varphi}$, с помощью которых определяются координаты точки M . Анализом установлено, что при других способах преобразования координат усложняются матрицы перехода и, следовательно, в целом весь расчёт.

Координаты точки M в неподвижной системе XYZ в рассматриваемом случае выражаются через координаты этой точки в системе $X_5 Y_5 Z_5$ следующим образом:

$$\begin{pmatrix} x \\ y \\ z \end{pmatrix} = A_{\varphi} A_{\theta_1} \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ l_1 \end{pmatrix} + A_{\varphi} A_{\theta_1} A_{\theta_2} \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ l_2 \end{pmatrix} + A_{\varphi} A_{\theta_1} A_{\theta_2} \begin{pmatrix} x_5 \\ y_5 \\ z_5 \end{pmatrix}. \quad (1)$$

Принимаем, что $x_5, y_5, z_5 = 0$ и получаем новое равенство:

$$\begin{pmatrix} x \\ y \\ z \end{pmatrix} = A_{\varphi} A_{\theta_1} \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ l_1 \end{pmatrix} + A_{\varphi} A_{\theta_1} A_{\theta_2} \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ l_2 \end{pmatrix}. \quad (2)$$

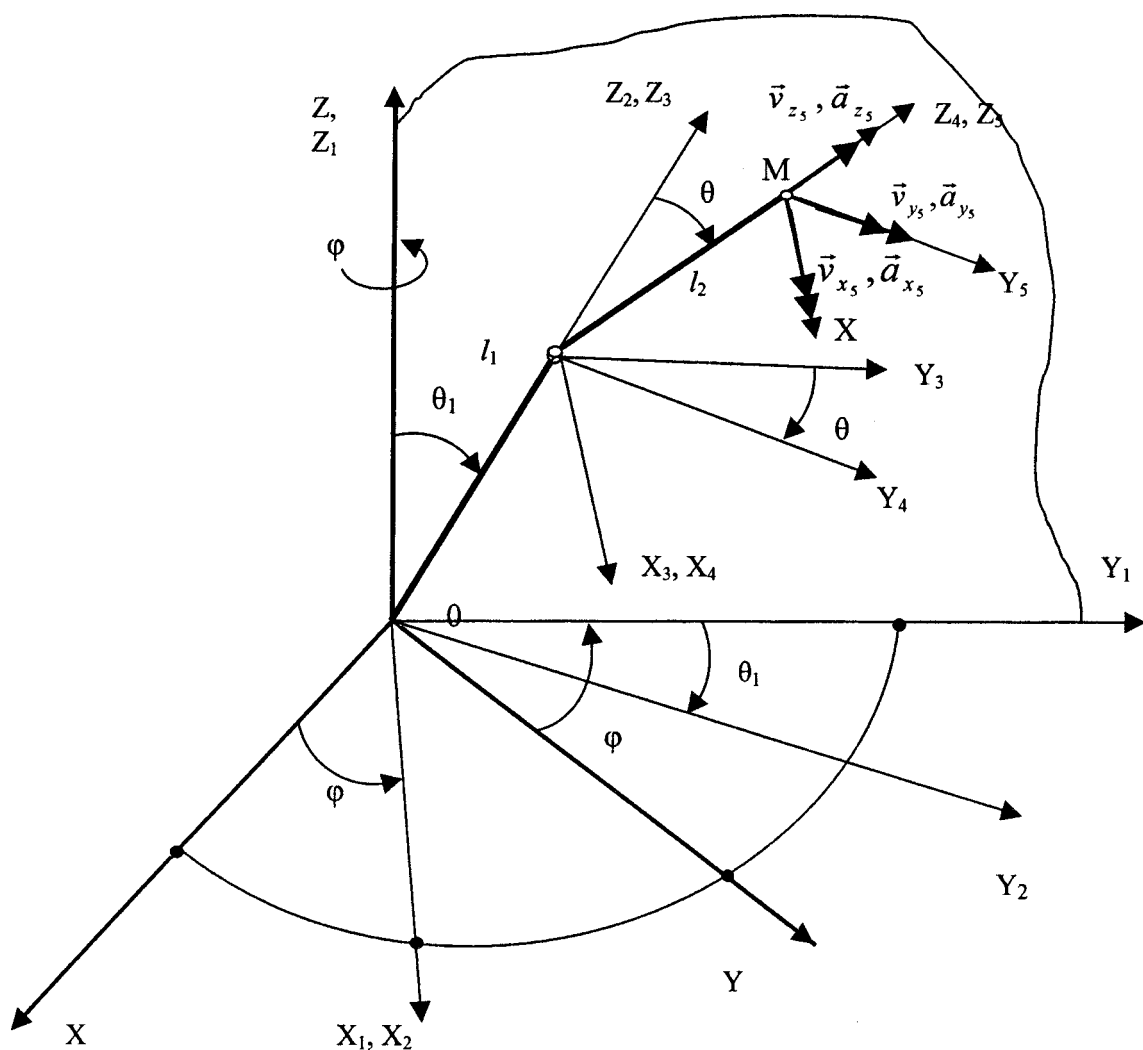


Рис. 1. Расчетная схема двухзвенного исполнительного механизма

Из формулы (2) определяются проекции вектора точки M на неподвижные оси координат XYZ , которые имеют вид

$$\begin{aligned} x_M &= -l_1 \sin \varphi \sin \theta_1 - l_2 \sin \varphi \sin(\theta_1 + \theta_2), \\ y_M &= l_1 \cos \varphi \sin \theta_1 + l_2 \cos \varphi \sin(\theta_1 + \theta_2), \\ z_M &= l_1 \cos \theta_1 + l_2 \cos(\theta_1 + \theta_2). \end{aligned} \quad (3)$$

Вектор скорости \vec{v} точки M в системе XYZ определяется дифференцированием текущих координат равенства (2) из выражения

$$\vec{v} = \begin{pmatrix} \dot{x} \\ \dot{y} \\ \dot{z} \end{pmatrix} = \dot{A}_\varphi A_{\theta_1} \dot{\varphi} \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ l_1 \end{pmatrix} + A_\varphi \dot{A}_{\theta_1} \dot{\theta}_1 \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ l_1 \end{pmatrix} + \left(A_\varphi \dot{A}_{\theta_1} A_{\theta_2} \dot{\theta}_1 + A_\varphi A_{\theta_1} \dot{A}_{\theta_2} \dot{\theta}_2 + \dot{A}_\varphi A_{\theta_1} A_{\theta_2} \dot{\varphi} \right) \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ l_2 \end{pmatrix}. \quad (4)$$

Из формулы (4) определяются проекции вектора скорости точки M на неподвижные оси координат XYZ , которые имеют вид:

$$\begin{aligned} \dot{x} = v_x &= -l_1 \left(\cos \varphi \sin \theta_1 \dot{\varphi} + \sin \varphi \cos \theta_1 \dot{\theta}_1 \right) - l_2 \left(\cos \varphi \sin(\theta_1 + \theta_2) \dot{\varphi} + \sin \varphi \cos(\theta_1 + \theta_2) (\dot{\theta}_1 + \dot{\theta}_2) \right), \\ \dot{y} = v_y &= l_1 \left(-\sin \varphi \sin \theta_1 \dot{\varphi} + \cos \varphi \cos \theta_1 \dot{\theta}_1 \right) + l_2 \left(-\sin \varphi \sin(\theta_1 + \theta_2) \dot{\varphi} + \cos \varphi \cos(\theta_1 + \theta_2) (\dot{\theta}_1 + \dot{\theta}_2) \right), \\ \dot{z} = v_z &= -l_1 \sin \theta_1 \dot{\theta}_1 + l_2 \left(-\sin(\theta_1 + \theta_2) (\dot{\theta}_1 + \dot{\theta}_2) \right). \end{aligned} \quad (5)$$

Модуль скорости точки M найдётся из равенств (5) по формуле

$$v = \sqrt{l_1^2 \dot{\theta}_1^2 + 2l_1 l_2 \dot{\theta}_1 (\dot{\theta}_1 + \dot{\theta}_2) \cos \theta_2 + l_2^2 (\dot{\theta}_1 + \dot{\theta}_2)^2 + (l_1 \dot{\varphi} \sin \theta_1 + l_2 \dot{\varphi} \sin(\theta_1 + \theta_2))^2} \quad (6)$$

В свою очередь вектор скорости \vec{v}_M точки M в системе $X_5 Y_5 Z_5$:

$$\vec{v}_M = A^T \vec{v}, \quad (7)$$

где A^T – транспонированная матрица, равная произведению транспонированных матриц-множителей, взятых в обратном порядке: $A^T = A_{\theta_2}^T A_{\theta_1}^T A_{\varphi}^T$.

Векторы \vec{v} и \vec{v}_M в равенствах (4) и (7) представляют разложение одного и того же вектора \vec{v} по разным базисам систем координат XYZ и $X_5 Y_5 Z_5$. С учётом (4) равенство (7) будет иметь вид

$$\vec{v}_M = A^T \dot{A}_{\varphi} A_{\theta_1} \dot{\varphi} \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ l_1 \end{pmatrix} + A^T A_{\varphi} \dot{A}_{\theta_1} \dot{\theta}_1 \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ l_1 \end{pmatrix} + A^T \left(A_{\varphi} \dot{A}_{\theta_2} A_{\theta_1} \dot{\theta}_2 + A_{\varphi} \dot{A}_{\theta_1} \dot{\theta}_1 + \dot{A}_{\varphi} A_{\theta_2} A_{\theta_1} \dot{\varphi} \right) \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ l_2 \end{pmatrix}. \quad (8)$$

Из формулы (8) определяются проекции вектора скорости точки M на подвижные оси координат $X_5 Y_5 Z_5$, которые имеют вид

$$\dot{x}_5 = v_{x_5} = 0, \quad \dot{y}_5 = v_{y_5} = l_1 \dot{\theta}_1 + l_2 (\dot{\theta}_1 + \dot{\theta}_2) \cos \theta_2, \quad \dot{z}_5 = v_{z_5} = l_1 \dot{\varphi} \sin \theta_1 + l_2 \dot{\varphi} \sin(\theta_1 + \theta_2). \quad (9)$$

Модуль скорости точки M определяется из равенств (9) формулой (6), а направление скорости – направляющими косинусами.

Определим ускорение точки M в системе координат XYZ матричным методом. Вектор ускорения \vec{a} точки M определится дифференцированием равенства (4):

$$\begin{aligned} \vec{a} = \begin{pmatrix} \ddot{x} \\ \ddot{y} \\ \ddot{z} \end{pmatrix} = & \begin{pmatrix} \ddot{A}_{\varphi} A_{\theta_1} \dot{\varphi}^2 + \dot{A}_{\varphi} A_{\theta_1} \ddot{\varphi} + 2\dot{A}_{\varphi} \dot{A}_{\theta_1} \dot{\theta}_1 \dot{\varphi} + A_{\varphi} \ddot{A}_{\theta_1} \dot{\theta}_1^2 + A_{\varphi} \dot{A}_{\theta_1} \ddot{\theta}_1 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ l_1 \end{pmatrix} + \\ & + \begin{pmatrix} 2\dot{A}_{\varphi} \dot{A}_{\theta_2} A_{\theta_1} \dot{\theta}_2 \dot{\varphi} + 2A_{\varphi} \ddot{A}_{\theta_2} A_{\theta_1} \dot{\theta}_2 + 2A_{\varphi} \dot{A}_{\theta_2} \dot{A}_{\theta_1} \dot{\theta}_2 + A_{\varphi} \ddot{A}_{\theta_2} A_{\theta_1} \dot{\theta}_2 + A_{\varphi} \dot{A}_{\theta_2} \ddot{\theta}_2 + \\ & + A_{\varphi} \dot{A}_{\theta_1} \ddot{\theta}_1 + \ddot{A}_{\varphi} A_{\theta_2} A_{\theta_1} \dot{\varphi}^2 + \dot{A}_{\varphi} A_{\theta_2} A_{\theta_1} \ddot{\varphi} + \dot{A}_{\varphi} A_{\theta_2} \dot{A}_{\theta_1} \dot{\theta}_1 \dot{\varphi} + \dot{A}_{\varphi} A_{\theta_2} A_{\theta_1} \ddot{\theta}_1 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ l_2 \end{pmatrix}. \end{aligned} \quad (10)$$

Из формулы (10) определяются проекции вектора ускорения точки M на неподвижные оси координат XYZ . Модуль ускорения точки M определяется из равенств (10) по формуле

$$a = \sqrt{\ddot{x}_5^2 + \ddot{y}_5^2 + \ddot{z}_5^2} = \sqrt{a_{x_5}^2 + a_{y_5}^2 + a_{z_5}^2}. \quad (11)$$

Значения $a_{x_5}, a_{y_5}, a_{z_5}$ приведены ниже в (13).

Вектор ускорения \vec{a}_M точки M в системе $X_5 Y_5 Z_5$ (см. рис. 1):

$$\vec{a}_M = A^T \vec{a}. \quad (12)$$

С учётом (10) из равенства (12) получим проекции вектора ускорения точки M на подвижные оси координат $X_5 Y_5 Z_5$, которые имеют вид

$$\begin{aligned} \ddot{x}_5 &= a_{x_5} = 0, \\ \ddot{y}_5 &= a_{y_5} = l_1 \ddot{\theta}_1 + l_2 (\ddot{\theta}_1 + \ddot{\theta}_2) \cos \theta_2 - l_2 (\dot{\theta}_1 + \dot{\theta}_2) \dot{\theta}_2 \cos \theta_2, \\ \ddot{z}_5 &= a_{z_5} = l_1 \ddot{\varphi} \sin \theta_1 + l_1 \dot{\varphi} \dot{\theta}_1 \cos \theta_1 + l_2 \ddot{\varphi} \sin(\theta_1 + \theta_2) + l_2 \dot{\varphi} (\dot{\theta}_1 + \dot{\theta}_2) \sin 2(\theta_1 + \theta_2). \end{aligned} \quad (13)$$

Искомые кинематические параметры (9) и (13) показаны на рис. 1. Модуль ускорения точки M определяется формулой (11), а направление ускорения – направляющими косинусами.

Полученные расчётные формулы позволяют определить скорость и ускорение точки M двухзвенного исполнительного механизма с тремя степенями подвижности матричным методом. Для численного расчёта можно использовать стандартные программы вычисления произведения матриц на ЭВМ.

Пример [6, № 12.40]. Вертикальная колонна, несущая руку робота-манипулятора, может поворачиваться на угол φ . Рука со схватом состоит из двух звеньев, каждое из которых может поворачиваться на свой угол, первое звено на угол θ_1 , второе – на угол θ_2 . Найти скорость и ускорение центра схвата при заданных $\varphi(t)$, $\theta_1(t)$, $\theta_2(t)$.

Кинематическая и расчётная схема робота-манипулятора с тремя степенями подвижности изображена на рис. 2. Координаты центра схвата (точка M) в неподвижной системе координат XYZ при заданных значениях $\varphi(t)$, $\theta_1(t)$, $\theta_2(t)$ выражаются формулой (2). Скорость и ускорения центра схвата определяются из (9) и (13).

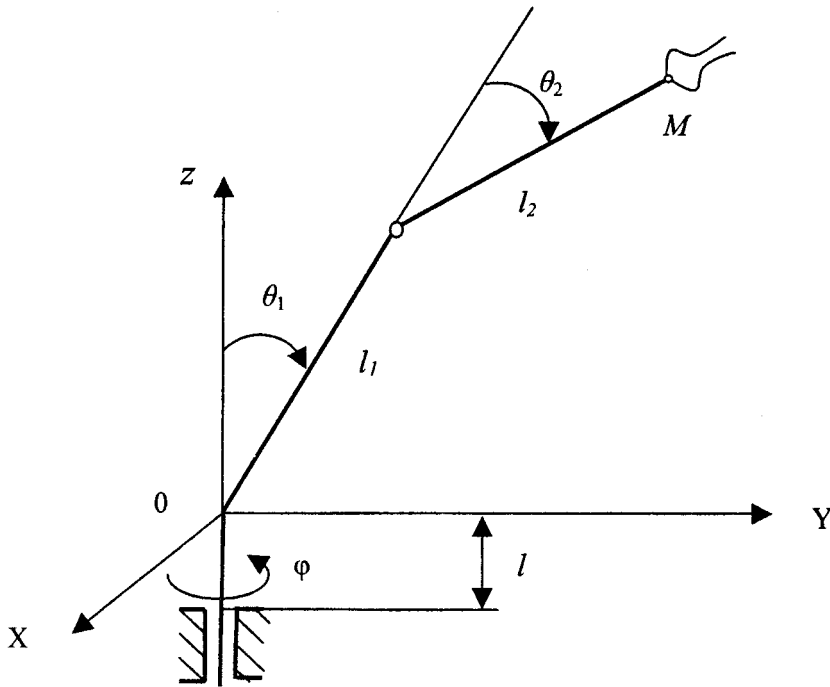


Рис. 2. Кинематическая схема робота-манипулятора с тремя степенями подвижности

При заданных $\varphi = \varphi(t)$, $\theta_1 = \theta_1(t)$, $\theta_2 = \theta_2(t)$ уравнения траектории центра схвата в параметрической форме получим из формулы [3], где роль параметра играет t . Используя транспонированную матрицу A^T , при заданных $x = x(t)$, $y = y(t)$, $z = z(t)$ получим траекторию центра схвата в подвижных координатных осях $X_5 Y_5 Z_5$.

Изложенную методику расчета скорости и ускорения можно использовать для двухзвенных и многозвенных исполнительных механизмов с тремя и более степенями подвижности, имеющих исходные расчетные кинематические и конструктивные параметры роботов-манипуляторов в виде $\varphi = \varphi(t)$, l_1 , l_2, \dots, l_k , $\theta_1 = \theta_1(t)$, $\theta_2 = \theta_2(t)$, \dots , $\theta_k = \theta_k(t)$.

ЛИТЕРАТУРА

1. Бутенин Н.В., ЛунцЯ.Л., Меркин Д.Р. Курс теоретической механики. Т. 1. - М.: Наука, 1970. - 240 с.
2. Бухгольц Н.Н. Основной курс теоретической механики. Ч. 1. - М: Наука, 1972. - 468 с.
3. Халфман Р.Л. Динамика. - М.: Наука, 1972. - 568 с.
4. Добронравов В.В., Никитин Н.Н. Курс теоретической механики. - М.: Наука, 1986. - 448 с.
5. Локтионов А.В. К вопросу расчета кинематических параметров в цилиндрических координатах. Теоретическая и прикладная механика: Сб. науч. тр. / Под ред. И.П. Филонова. - Мн.: УП «Технопринт», 2002. - С. 252.
6. Мещерский И.В. Сборник задач по теоретической механике. - М.: Наука, 1986. - 448 с.
7. Бать М.И., Джанелидзе Г.Ю., Кельзон А.С. Теоретическая механика в примерах и задачах: Учеб. пособие для вузов. - М.: Наука, 1990. - Т. 1: Статика и кинематика. - 672 с.