Управление в технических системах

© 2023 г. А.В. АНТОНОВ, канд. техн. наук (antonov.av@imash.ru), А.С. ФОМИН, канд. техн. наук (alexey-nvkz@mail.ru) (Институт машиноведения им. А.А. Благонравова РАН, Москва)

РЕШЕНИЕ ОБРАТНОЙ КИНЕМАТИЧЕСКОЙ ЗАДАЧИ ДЛЯ ПЯТИПОДВИЖНОГО МАНИПУЛЯТОРА ГИБРИДНОЙ СТРУКТУРЫ¹

Управление любой робототехнической системой невозможно реализовать без предварительного решения обратной кинематической задачи, состоящей в определении законов управления приводами, требуемых для реализации заданной траектории движения и закладываемых в систему управления. Настоящая статья посвящена решению обратной кинематической задачи для пятиподвижного манипулятора гибридной (параллельно-последовательной) структуры. После краткого описания структуры манипулятора, включающей трехподвижную параллельную и двухподвижную последовательную части и обеспечивающей выходному звену три вращательные и две поступательные степени свободы, в статье подробно изложен алгоритм решения обратной задачи. Алгоритм основан на представлении манипулятора в виде эквивалентной системы последовательной структуры и последующем использовании формулы произведения матричных экспонент. Предлагаемый алгоритм позволяет получить решение в аналитическом виде без каких-либо допущений на геометрию манипулятора; рассмотренный пример подтверждает работоспособность алгоритма. Методика решения обратной задачи может быть также адаптирована к анализу других манипуляторов гибридной структуры.

Ключевые слова: манипулятор, параллельно-последовательная (гибридная) структура, кинематический анализ, обратная кинематическая задача, кинематический винт, формула произведения матричных экспонент.

DOI: 10.31857/S0005231023030054, **EDN:** ZZBRNY

1. Введение

Манипуляторы гибридной структуры — это механические устройства, включающие одновременно несколько кинематических цепей параллельной и/или последовательной структуры, которые служат основой для множества многоподвижных робототехнических систем [1]. Такие манипуляторы обладают рядом важных функциональных свойств, в том числе расширенными

 $^{^1}$ Исследование выполнено за счет гранта Российского научного фонда № 22-79-10304, https://rscf.ru/project/22-79-10304/.

габаритами рабочего пространства [2], а также возможностью обходить или исключать особые положения [3].

Настоящая статья посвящена классу манипуляторов гибридной структуры, обладающих пятью степенями свободы, в которых на параллельную кинематическую цепь наслаивается последовательная. Известен ряд манипуляторов такого типа, среди которых: CaHyMan — манипулятор, образованный трехподвижным модулем параллельной структуры и двухподвижным модулем последовательной структуры [4]; обрабатывающий станок, состоящий из параллельной части с двумя степенями свободы и последовательной части с тремя степенями свободы [5]; полировальный станок, включающий трехподвижный модуль параллельной структуры для вертикального движения и вращения относительно горизонтальных осей и двухподвижный модуль последовательной структуры для позиционирования вдоль данных осей [6].

В рамках решения задачи управления робототехническими системами, в частности манипуляторами гибридной структуры, необходимо получить решение обратной кинематической задачи (обратной задачи о положениях), заключающейся в определении законов управления приводами при заданной траектории движения выходного звена. Важность данной задачи обусловлена тем, что ее решение закладывается непосредственно в систему управления манипулятора.

Методы решения обратной кинематической задачи для разнообразных манипуляторов гибридной структуры можно найти в ряде исследований. Одним из первых исследований в данном направлении является [7], в котором решение обратной задачи о положениях удалось свести к определению решения системы трех алгебраических уравнений шестой степени; решение было найдено численными методами. В [8] автор сопоставил исходному манипулятору гибридной структуры эквивалентный манипулятор последовательной структуры; используя классический метод Денавита–Хартенберга [9, с. 506] и составляя соответствующие матрицы однородных преобразований, были получены кинематические соотношения, на основе которых были найдены выражения для искомых приводных координат в аналитическом виде. Аналогичный метод Денавита-Хартенберга был применен при анализе других манипуляторов гибридной структуры в [10] (совместно с геометрическим подходом) и [5, 11]. Представление исходного манипулятора гибридной структуры в виде эквивалентного манипулятора последовательной структуры было также использовано в [12], но вместо метода Денавита-Хартенберга авторы применили формулу произведения матричных экспонент [9, с. 119]. Данная формула была также использована в [13, 14]. В указанных выше исследованиях [12–14] структурно-геометрические особенности рассматриваемых манипуляторов дали возможность получить решение обратной кинематической задачи в аналитическом виде. Особенности структуры манипулятора и наличие кинематической развязки между поступательными и вращательными движениями выходного звена позволили авторам [15] рассматривать по отдельности параллельную и последовательную части манипулятора и получить решение

обратной задачи о положениях в упрощенном виде. Также в [3, 16–19] можно найти кинематический анализ других манипуляторов: большинство алгоритмов решения основано на использовании алгебраических или геометрических подходов, каждый из которых индивидуален и зависит от структуры рассматриваемого манипулятора.

Ранее в [1] был представлен ряд новых манипуляторов гибридной структуры, однако решение обратной задачи о положениях, непосредственно связанное с практической задачей управления данными устройствами, было рассмотрено лишь для одного из манипуляторов [20]. Настоящее исследование продолжает упомянутые выше статьи и рассматривает решение обратной задачи о положениях для другого манипулятора гибридной структуры, описание которого представлено в следующем разделе.

Статья имеет следующую структуру. В разделе 2 приведено описание исследуемого манипулятора. Раздел 3 посвящен алгоритму решения обратной задачи о положениях, а в разделе 4 приведен численный пример решения данной задачи согласно предложенному алгоритму. Раздел 5 содержит обсуждение особенностей алгоритма и краткий сравнительный анализ с другими исследованиями. Заключение обобщает результаты проведенного исследования и указывает направления его дальнейшего развития. Статья также имеет два приложения: Приложение 1 приводит краткие теоретические основы используемого метода решения, а Приложение 2 содержит выражения коэффициентов, используемых в уравнениях.

2. Описание манипулятора

Кинематическая схема исследуемого манипулятора представлена на рис. 1, где использованы следующие обозначения: 1 -основание; $2, \ldots, 5 -$ промежуточные звенья; 6 — платформа; 7 — каретка; 8 — выходное звено. Манипулятор состоит из параллельной части, образованной звеньями 1,..., 6, и последовательной части, образованной звеньями 7 и 8. Промежуточные звенья $2, \ldots, 5$ соединены с основанием 1 и платформой 6 вращательными (B) шарнирами, при этом звенья 2 и 3 соединены друг с другом вращательным шарниром, а звенья 4 и 5 — поступательным (Π): таким образом, платформа 6 соединена с основанием 1 двумя кинематическими цепями типа ВВВ и двумя цепями типа $B\Pi B$. Оси всех упомянутых выше вращательных шарниров параллельны друг другу, что обеспечивает платформе 6 плоское движение с тремя степенями свободы. Каретка 7 образует в платформой 6 поступательную пару, а с выходным звеном 8 — вращательную, что обеспечивает выходному звену 8 две степени свободы относительно платформы 6 и пять степеней свободы относительно основания 1. Единственная степень свободы, отсутствующая у выходного звена 8, — это вращение относительно оси, перпендикулярной осям всех прочих вращательных шарниров манипулятора, поэтому можно считать, что выходное звено 8 обладает тремя поступательными и двумя вращательными степенями свободы.



Рис. 1. Кинематическая схема исследуемого манипулятора.

В данном манипуляторе приводными (управляемыми) шарнирами являются шарниры, обозначенные на рис. 1 параметрами q_1, \ldots, q_6 , где:

- q₁ и q₂ соответствуют вращениям в приводах цепей *BBB*;
- q₃ и q₄ соответствуют поступательным перемещениям в приводах цепей *ВПВ*;
- q₅ соответствует поступательному перемещению в приводе каретки 7;
- q_6 соответствует вращению в приводе выходного звена 8.

Можно видеть, что манипулятор обладает приводной избыточностью: движение платформы 6 относительно основания 1 осуществляется за счет работы четырех приводов, в то время как она обладает тремя степенями свободы. И хотя такое решение требует согласованной работы данных приводов, наличие избыточного привода позволяет повысить жесткость манипулятора и исключить ряд особых положений, присущих манипуляторам параллельной структуры [21]. Кроме того, наличие четвертой кинематической цепи позволяет сделать манипулятор симметричным и увеличить его габариты таким образом, чтобы можно было выполнять операции над объектами протяженной формы, что и является одним из назначений данного манипулятора [1].

3. Решение обратной задачи о положениях

Фактически обратная задача о положениях заключается в определении относительного положения звеньев манипулятора в приводных шарнирах при известной конфигурации выходного звена. В связи с этим сперва необходимо рассмотреть, как описать эти относительные положения и конфигурацию. Первые можно представить в виде вектора приводных координат $\mathbf{q} = \begin{bmatrix} q_1 & \dots & q_6 \end{bmatrix}^T \in \mathbb{R}^6$, соответствующих предыдущему разделу. Конфигурацию выходного звена можно описать при помощи вектора $\mathbf{p}_S \in \mathbb{R}^3$, определяющего положение некой точки S выходного звена, и единичного вектора $\hat{\mathbf{n}} \in \mathbb{R}^3$, $\|\hat{\mathbf{n}}\|_2 = 1$, определяющего его ориентацию (рис. 2, *a*). Параметры \mathbf{p}_S



Рис. 2. Кинематический анализ: *a* — расположение систем координат и приводных координат; *б* — эквивалентная кинематическая цепь с последовательной структурой.

и $\hat{\mathbf{n}}$ задаются относительно неподвижной системы координат OXYZ, расположенной на основании манипулятора известным (заданным) образом. Поскольку в рассматриваемом манипуляторе вращательных степеней свободы у выходного звена всего две, вектора $\hat{\mathbf{n}}$ достаточно для описания его ориентации (нет необходимости использовать матрицу поворота).

Таким образом, решение обратной задачи о положениях сводится к нахождению вектор-функции $\mathbf{f}: \mathbb{R}^3 \times \mathbb{R}^3 \to \mathbb{R}^6$:

(1)
$$\mathbf{q} = \mathbf{f}(\mathbf{p}_S, \hat{\mathbf{n}}), \quad \|\hat{\mathbf{n}}\|_2 = 1.$$

Методику решения обратной задачи о положениях можно представить следующим образом.

Согласно структуре манипулятора, платформа совершает плоское движение и обладает тремя степенями свободы. В связи с этим мы можем представить, что платформа соединена с основанием некой «виртуальной» кинематической цепью типа $\Pi\Pi B$, у которой оси поступательных пар параллельны плоскости движения, а ось вращательной пары перпендикулярна ей (рис. 2, δ). Таким образом, мы можем рассматривать соединение выходного звена как эквивалентную кинематическую цепь с последовательной структурой $\Pi\Pi B\Pi B$. Как будет показано далее, такое представление дает возможность применить известные методы исследования манипуляторов последовательной структуры к манипулятору гибридного типа.

Пусть $SX_SY_SZ_S$ — система координат выходного звена, конфигурация которой относительно системы координат основания OXYZ определяется матрицей $\mathbf{T}_S \in SE(3)$, так, что:

(2)
$$\mathbf{T}_{S} = \begin{bmatrix} \hat{\mathbf{u}} & \hat{\mathbf{v}} & \hat{\mathbf{n}} & \mathbf{p}_{S} \\ 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix},$$

где $\hat{\mathbf{u}}$ и $\hat{\mathbf{v}}$ — единичные векторы, образующие вместе с вектором $\hat{\mathbf{n}}$ правую тройку ортонормированных векторов; как будет показано далее, направление данных векторов не влияет на решение обратной задачи и потому может быть выбрано произвольным образом.

Рассматривая упомянутую выше кинематическую цепь с последовательной структурой $\Pi\Pi B\Pi B$, можно записать матрицу \mathbf{T}_S через произведение матричных экспонент следующим образом (см. Приложение 1 и выражение (П.2)):

(3)
$$\mathbf{T}_{S} = \left(\prod_{i=1}^{5} e^{[\boldsymbol{\xi}_{i}]\boldsymbol{\theta}_{i}}\right) \mathbf{M}_{S},$$

где $\mathbf{M}_{S} \in SE(3)$ — матрица, определяющая положение и ориентацию выходного звена в некоторой начальной конфигурации манипулятора; i — порядковый номер шарнира цепи, считая от основания, $i = 1, \ldots, 5$; $\boldsymbol{\xi}_{i} \in \mathbb{R}^{6}$ — (единичный) кинематический винт, соответствующий оси i-го шарнира в начальной конфигурации манипулятора; $[\boldsymbol{\xi}_{i}]$ — матричное представление винта $\boldsymbol{\xi}_{i}$ согласно выражениям (П.1) и (П.3); $\boldsymbol{\theta}_{i}$ — перемещение в i-м шарнире.

Для рассматриваемой цепи $\Pi\Pi B\Pi B$ кинематические винты ξ_i и перемещения θ_i будут иметь следующий вид согласно выражению (П.1) и рис. 2,6:

(4)
$$\boldsymbol{\xi}_1 = \begin{bmatrix} \boldsymbol{0}_{3\times 1} \\ \hat{\mathbf{s}}_1 \end{bmatrix}$$
, $\boldsymbol{\xi}_2 = \begin{bmatrix} \boldsymbol{0}_{3\times 1} \\ \hat{\mathbf{s}}_2 \end{bmatrix}$, $\boldsymbol{\xi}_3 = \begin{bmatrix} \hat{\mathbf{s}}_3 \\ \mathbf{r}_3 \times \hat{\mathbf{s}}_3 \end{bmatrix}$, $\boldsymbol{\xi}_4 = \begin{bmatrix} \boldsymbol{0}_{3\times 1} \\ \hat{\mathbf{s}}_4 \end{bmatrix}$, $\boldsymbol{\xi}_5 = \begin{bmatrix} \hat{\mathbf{s}}_5 \\ \mathbf{r}_5 \times \hat{\mathbf{s}}_5 \end{bmatrix}$,
(5) $\boldsymbol{\theta}_1 = y$, $\boldsymbol{\theta}_2 = z$, $\boldsymbol{\theta}_3 = \boldsymbol{\varphi}$, $\boldsymbol{\theta}_4 = q_5$, $\boldsymbol{\theta}_5 = q_6$,

где $\hat{\mathbf{s}}_1, \ldots, \hat{\mathbf{s}}_5$ — единичные векторы, параллельные осям соответствующих шарниров; \mathbf{r}_3 и \mathbf{r}_5 — векторы, определяющие координаты произвольных точек на осях соответствующих шарниров; y и z — линейные перемещения платформы в направлении векторов $\hat{\mathbf{s}}_1$ и $\hat{\mathbf{s}}_2$ (выбор таких обозначений станет понятен далее); φ — поворот платформы вокруг оси, определяемой вектором $\hat{\mathbf{s}}_3$.

Параметры \mathbf{M}_S , $\hat{\mathbf{s}}_1, \ldots, \hat{\mathbf{s}}_5$, \mathbf{r}_3 и \mathbf{r}_5 определяются конструктивными особенностями манипулятора и выбранным расположением систем координат OXYZ и $SX_SY_SZ_S$, и потому их можно считать известными. Таким образом, при заданной матрице \mathbf{T}_S выражение (3) представляет собой систему уравнений относительно неизвестных θ_i , $i = 1, \ldots, 5$, приведенных в (5). Для упрощения решения данной системы уравнений можно без потери общности расположить систему координат OXYZ таким образом, чтобы ось OX была перпендикулярна плоскости, параллельной осям обоих шарниров Π «виртуальной» кинематической цепи $\Pi\Pi B$ (рис. 2, δ). При этом оси данных шарниров можно направить параллельно осям OY и OZ, так, что

(6)
$$\hat{\mathbf{s}}_1 = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \end{bmatrix}^{\mathrm{T}}, \quad \hat{\mathbf{s}}_2 = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}^{\mathrm{T}}, \quad \hat{\mathbf{s}}_3 = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \end{bmatrix}^{\mathrm{T}}$$

Подставим (2) и (4)–(6) в (3) и рассмотрим уравнение, соответствующее первой строке и третьему столбцу выражения (3). Данное уравнение содер-

жит всего одну неизвестную q_6 и имеет вид:

(7)
$$a_1 \cos q_6 + b_1 \sin q_6 + c_1 = 0,$$

где a_1 , b_1 и c_1 — коэффициенты, известные при решении обратной задачи о положениях и приведенные в Приложении 2.

Решение уравнения (7) можно найти следующим образом [22, с. 29]:

(8)
$$q_6 = 2 \arctan \frac{b_1 \pm \sqrt{a_1^2 + b_1^2 - c_1^2}}{a_1 - c_1}.$$

Для того чтобы уравнение выше имело действительное решение, подкоренное выражение должно быть неотрицательным. Согласно Приложению 2, при известных геометрических параметрах манипулятора данное выражение будет зависеть лишь от одной переменной n^x , являющейся проекцией вектора $\hat{\mathbf{n}}$ на ось OX. Поэтому перед расчетом переменной q_6 нужно сперва убедиться в неотрицательности подкоренного выражения для всех значений n^x или как минимум для тех значений n^x , для которых решается обратная задача о положениях. Позже в разделе 4 будет приведен пример такого анализа.

В числителе выражения (8) знак перед корнем соответствует различным решениям q_6 . Функция arctg в общем случае также определяет два различных решения, но, поскольку в правой части (8) перед данной функцией стоит множитель 2, два данных решения будут соответствовать одному и тому же значению q_6 . В итоге получим два различных решения q_6 , зависящие от знака перед корнем в числителе (8).

Далее рассмотрим уравнения, соответствующие второй и третьей строкам и третьему столбцу выражения (3). Их можно привести к виду, аналогичному (7):

(9)
$$a_2 \cos \varphi + b_2 \sin \varphi + c_2 = 0,$$
$$a_3 \cos \varphi + b_3 \sin \varphi + c_3 = 0,$$

где a_2, \ldots, c_3 — коэффициенты, зависящие от найденной выше переменной q_6 и приведенные в Приложении 2.

Уравнения (9) можно рассматривать как систему линейных уравнений относительно двух неизвестных $\cos \varphi$ и $\sin \varphi$, причем, согласно Приложению 2, $a_2 = b_3$ и $b_2 = -a_3$. При таком соотношении коэффициентов данная система уравнений в общем случае (при $a_2b_3 - a_3b_2 \neq 0$) будет иметь единственное решение [22, с. 30], из которого далее можно найти угол φ , используя функцию atan2 [9, с. 188]. При этом каждое из двух решений (8) определит свое решение для угла φ .

Далее рассмотрим уравнение, соответствующее первой строке и четвертому столбцу выражения (3). Данное уравнение является линейным относительно переменной q_5 :

(10)
$$a_4q_5 + b_4 = 0,$$

где a_4 и b_4 — коэффициенты, зависящие от найденной выше переменной q_6 и приведенные в Приложении 2.

При $a_4 \neq 0$ уравнение (10) дает одно решение для каждого значения q_6 . Согласно Приложению 2, $a_4 = s_4^x$, где s_4^x — проекция вектора $\hat{\mathbf{s}}_4$ на ось OX, определяемая геометрией манипулятора. Если геометрия такова, что данная проекция равна нулю, вектор $\hat{\mathbf{s}}_4$ будет параллелен плоскости OYZ, как и векторы $\hat{\mathbf{s}}_1$ и $\hat{\mathbf{s}}_2$. Поскольку три указанных вектора соответствуют осям поступательных пар эквивалентной кинематической цепи (рис. $2, \delta$), мы получим структуру манипулятора, в которой оси трех поступательных пар параллельны одной плоскости. В такой структуре при заданной конфигурации выходного звена существует бесконечное число комбинаций параметров q_5 , y и z, определяющих перемещения в поступательных парах, что также соответствует бесконечному числу решений уравнения (10). Однако данный случай имеет исключительно теоретический интерес, поскольку в реальном манипуляторе можно всегда обеспечить геометрию, при которой $s_4^x \neq 0$.

Наконец, можно рассмотреть уравнения соответствующие второй и третьей строкам и четвертому столбцу выражения (3). Данные уравнения являются линейными относительно переменных y и z и имеют вид, аналогичный (10):

(11)
$$a_5y + b_5 = 0, \\ a_6z + b_6 = 0,$$

где a_5, \ldots, b_6 — коэффициенты, зависящие от найденных ранее переменных q_6, φ и q_5 и приведенные в Приложении 2.

Согласно данному Приложению, $a_5 = a_6 = 1$, и уравнения (11) также дают по одному решению для каждого значения переменной q_6 .

Таким образом, при заданной конфигурации выходного звена, определяемой матрицей \mathbf{T}_S , были найдены все неизвестные θ_i , $i = 1, \ldots, 5$, в том числе включающие две переменные q_5 и q_6 . Для того чтобы найти оставшиеся неизвестные q_1, \ldots, q_4 , можно снова воспользоваться формулой произведения матричных экспонент (П.2), записанной для i = 1, 2 и 3. Пусть $PX_PY_PZ_P$ система координат платформы, конфигурация которой относительно системы координат основания OXYZ определяется матрицей \mathbf{T}_P , так, что начальной конфигурации платформы соответствует известная матрица \mathbf{M}_P . Тогда согласно (П.2) можно записать:

(12)
$$\mathbf{T}_P = \left(\prod_{i=1}^3 e^{[\boldsymbol{\xi}_i]\boldsymbol{\theta}_i}\right) \mathbf{M}_P,$$

где $\boldsymbol{\xi}_i$ и $\boldsymbol{\theta}_i$ соответствуют выражениям (4) и (5).

Поскольку параметры θ_1 , θ_2 и θ_3 соответствуют параметрам y, z и φ , найденным ранее, выражение (12) позволяет рассчитать матрицу \mathbf{T}_P . Далее можно определить координаты \mathbf{p}_{Aj} , $j = 1, \ldots, 4$, точек A_j , соответствующих вращательным шарнирам платформы (рис. 2,*a*), из следующего выражения:

(13)
$$\begin{bmatrix} \mathbf{p}_{Aj} \\ 1 \end{bmatrix} = \mathbf{T}_P \begin{bmatrix} \mathbf{r}_{Aj} \\ 1 \end{bmatrix}, \quad j = 1, \dots, 4,$$

где \mathbf{r}_{Aj} — координаты точек A_j в системе координат платформы $PX_PY_PZ_P$; данные координаты определяются конструкцией манипулятора и считаются известными.

Зная координаты \mathbf{p}_{Aj} , приводные координаты q_3 и q_4 можно определить как длину отрезка между точками A_j и B_j , j = 3, 4, где B_j соответствуют вращательным шарнирам основания (рис. 2,a):

(14)
$$q_j = \sqrt{(\mathbf{p}_{Aj} - \mathbf{p}_{Bj})^2}, \quad j = 3, 4,$$

где \mathbf{p}_{Bj} — координаты точек B_j в системе координат основания OXYZ; данные координаты определяются конструкцией манипулятора и считаются известными (мы полагаем без потери общности, что для каждого $j = 1, \ldots, 4$ обе точки A_j и B_j лежат в плоскости, перпендикулярной осям вращательных шарниров *j*-й кинематической цепи).

Чтобы найти оставшиеся приводные координаты q_1 и q_2 , сперва определим координаты \mathbf{p}_{Cj} точек C_j , j = 1, 2, соответствующих промежуточным вращательным шарнирам цепей *ВПВ* (рис. 2,*a*). С учетом принятого ранее направления оси *OX* можно записать следующие соотношения:

(15)
$$\begin{pmatrix} p_{Aj}^y - p_{Cj}^y \end{pmatrix}^2 + \left(p_{Aj}^z - p_{Cj}^z \right)^2 = l_{AjCj}^2, \\ \left(p_{Bj}^y - p_{Cj}^y \right)^2 + \left(p_{Bj}^z - p_{Cj}^z \right)^2 = l_{BjCj}^2, \qquad j = 1, 2,$$

где $p_{Aj}^y, \ldots, p_{Cj}^z$ — соответствующие компоненты векторов $\mathbf{p}_{Aj}, \mathbf{p}_{Bj}$ и $\mathbf{p}_{Cj};$ l_{AjCj} и l_{BjCj} — длины звеньев A_jC_j и B_jC_j соответственно.

Для каждого j = 1,2 соотношения (15) представляют собой систему двух квадратных уравнений относительно двух неизвестных p_{Cj}^y и p_{Cj}^z . Вычитая одно уравнение из другого, можно выразить p_{Cj}^z через p_{Cj}^y :

(16)
$$p_{Cj}^z = a_7 p_{Cj}^y + b_7, \quad j = 1, 2,$$

где *a*₇ и *b*₇ — известные коэффициенты, приведенные в Приложении 2.

Подставляя (16) в любое из двух уравнений (15), получим квадратное уравнение относительно неизвестной $p_{C_i}^y$:

(17)
$$a_8(p_{Cj}^y)^2 + b_8 p_{Cj}^y + c_8 = 0, \quad j = 1, 2,$$

где a_8, b_8 и c_8 — известные коэффициенты, приведенные в Приложении 2.

Соотношение выше позволяет в общем случае получить два решения для переменной p_{Cj}^y , после чего из выражения (16) можно найти p_{Cj}^z (квадратное уравнение (17) будет иметь действительное решение тогда и только тогда, когда при известной конфигурации платформы манипулятора возможна сборка его кинематической цепи, т.е. при $\|\mathbf{p}_{Aj} - \mathbf{p}_{Bj}\|_2 \leq l_{AjCj} + l_{BjCj}$). Наконец, зная данные величины и полагая без потери общности, что приводная координата q_j , j = 1, 2, отсчитывается от положительного направления оси Oy, данную координату можно определить следующим образом:

(18)
$$q_j = \operatorname{atan2}\left(p_{Cj}^z - p_{Bj}^z, p_{Cj}^y - p_{Bj}^y\right), \quad j = 1, 2.$$

Выражения (8), (10), (14) и (18) позволяют определить приводные координаты **q** при заданных координатах выходного звена \mathbf{p}_{S} и $\hat{\mathbf{n}}$, т.е. представляют собой искомую вектор-функцию (1), определяющую решение обратной задачи о положениях для рассматриваемого манипулятора. Согласно проведенному анализу видно, что данная задача может иметь несколько различных решений (в общем случае возможно получить восемь различных комбинаций значений приводных координат), и выбор конкретного решения зависит от конструктивных особенностей манипулятора и выполняемой им операции. Так, например, различные решения уравнения (17) соответствуют различным сборкам кинематических цепей ВВВ (рис. 1): в случае, когда промежуточный вращательный шарнир цепи выходит за пределы платформы, рабочая зона манипулятора возрастает, что может быть важно при выполнении операций над объектами протяженной формы; при этом, однако, также возрастают габаритные размеры манипулятора. Кроме того, в зависимости от сборки кинематической цепи меняются области близости к особым положениям [23], в которых снижается жесткость манипулятора и возможна потеря управляемости. Наконец, некоторые сборки могут быть заранее недостижимы в связи с существующими ограничениями на допустимые перемещения в шарнирах.

4. Численный пример

Рассмотрим пример решения обратной задачи о положениях для манипулятора со следующими параметрами (линейные параметры указаны в мм):

$$\hat{\mathbf{s}}_{4} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \end{bmatrix}^{\mathrm{T}}, \quad \hat{\mathbf{s}}_{5} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \end{bmatrix}^{\mathrm{T}}, \qquad \mathbf{r}_{3} = \mathbf{r}_{5} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 250 \end{bmatrix}^{\mathrm{T}}, \\ \mathbf{r}_{A1} = \mathbf{p}_{B1} = \begin{bmatrix} 300 & 150 & 0 \end{bmatrix}^{\mathrm{T}}, \qquad \mathbf{r}_{A2} = \mathbf{p}_{B2} = \begin{bmatrix} 300 & -150 & 0 \end{bmatrix}^{\mathrm{T}}, \\ \mathbf{r}_{A3} = \mathbf{p}_{B3} = \begin{bmatrix} -300 & 150 & 0 \end{bmatrix}^{\mathrm{T}}, \qquad \mathbf{r}_{A4} = \mathbf{p}_{B4} = \begin{bmatrix} -300 & -150 & 0 \end{bmatrix}^{\mathrm{T}}, \\ \mathbf{M}_{S} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 150 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}, \qquad \mathbf{M}_{P} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 250 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}, \\ l_{AjCj} = l_{BjCj} = 100, \quad j = 1, 2.$$

При указанных выше геометрических параметрах платформа и основание манипулятора имеют одинаковые размеры: прямоугольники $A_1A_2A_4A_3$ и $B_1B_2B_4B_3$ равны друг другу, причем одна из сторон в два раза длиннее



Рис. 3. Манипулятор в начальной конфигурации и заданная траектория движения.

другой (600 и 300 мм соответственно). В указанной начальной конфигурации, определяемой матрицами \mathbf{M}_S и \mathbf{M}_P , плоскость $A_1A_2A_4A_3$ платформы параллельна плоскости OXY основания и находится на высоте 250 мм над ней. При этом точка S выходного звена расположена на высоте 150 мм над плоскостью основания (выходное звено представляется в виде стержня длиной 100 мм). На рис. 3 приведено схематичное изображение манипулятора в данной конфигурации.

Согласно Приложению 2, при указанных геометрических параметрах в выражении (8) получим $\sqrt{a_1^2 + b_1^2 - c_1^2} = \sqrt{1 - (n^x)^2}$. Поскольку $|n^x| \leq 1$, подкоренное выражение будет всегда неотрицательным и уравнение (8) будет иметь решение. Кроме того, в системе уравнений (9) получим $a_2b_3 - a_3b_2 = (\cos q_6)^2$. Данное выражение будет равно нулю при $q_6 = \pm \pi/2$: в этом случае вектор $\hat{\mathbf{n}}$ параллелен оси OX. Очевидно, что при такой ориентации выходного звена платформа манипулятора может быть наклонена к плоскости основания под любым углом φ , так что обратная задача о положениях будет иметь бесконечное количество решений. В связи с этим при планировании траектории движения выходного звена рассматриваемого манипулятора необходимо избегать конфигураций, для которых $q_6 = \pm \pi/2$.

В качестве заданной траектории движения выходного звена рассмотрим кусочно-заданную кривую (рис. 3), которая может соответствовать обработке или анализу поверхности некого протяженного объекта. Данная траектория симметрична относительно плоскостей OXZ и OYZ и состоит из двух прямолинейных участков (1–2 и 3–4) протяженностью 400 мм, расположенных над плоскостью OXY на высоте 156,6 мм и отстоящих друг от друга на 100 мм, и двух дугообразных участков (2–3 и 4–1), середина которых расположена над плоскостью OXY на высоте 170 мм. На всей траектории движения выходное



Рис. 4. Результат решения обратной задачи о положениях.

звено лежит в плоскости, параллельной плоскости OYZ, причем на участках 1–2 и 3–4 оно сохраняет свою ориентацию, образуя с осью OZ угол $\pm 20^{\circ}$, а на участках 2–3 и 4–1 оно меняет ориентацию от одного предельного значения угла до другого (на рис. 3 стрелки обозначают ориентацию инструмента и соответствуют направлению вектора $-\hat{\mathbf{n}}$). Движение начинается из точки 0, находящейся в середине участка 4–1. Временные интервалы движения вдоль участков 0–1, 1–2, 2–3, 3–4 и 4–0 составляют 1, 4, 2, 4 и 1 с соответственно.

Результаты решения обратной задачи о положениях для указанной геометрии манипулятора и траектории движения приведены на рис. 4 в виде графиков $\mathbf{q}(t)$, где t — время. Можно видеть, что результаты решения также имеют кусочный вид:

- 1) При $t \leq 1$ с (движение вдоль участка 0–1) платформа манипулятора опускается и смещается в отрицательном направлении OY, о чем свидетельствует увеличение значений q_1 и q_2 и уменьшение значений q_3 и q_4 . При этом угол отклонения выходного звена меняется от 0 до -20° , что соответствует изменению значения q_6 . Координата q_5 также незначительно изменяется, чтобы скомпенсировать наклон выходного звена и сохранить положение точки S вдоль оси OX неизменным.
- 2) При $1 < t \leq 5$ с (движение вдоль участка 1–2) платформа манипулятора неподвижна, ориентация выходного звена неизменна, и его линейное перемещение осуществляется только за счет привода каретки платформы. Значения q_1, \ldots, q_4 и q_6 остаются постоянными, а координата q_5 изменяется соответствующим образом.

- 3) При 5 < t \leq 7 с (движение вдоль участка 2–3) платформа манипулятора смещается в положительном направлении оси OY, что соответствует уменьшению значений q_1 и q_2 . Кроме того, платформа сперва поднимается, а затем опускается, о чем свидетельствуют рост и последующее уменьшение значений q_3 и q_4 . При этом выходное звено меняет свой угол наклона от -20° до $+20^{\circ}$, что соответствует изменению значения q_6 . Координата q_5 незначительно изменяется для компенсации данного наклона и сохранения неизменного положения точки S вдоль оси OX.
- 4) При 7 < $t \leq 11$ с (движение вдоль участка 4–5) характер изменения приводных координат аналогичен движению вдоль участка 1–2: значение q_5 уменьшается, а остальные координаты остаются неизменными.
- 5) При 11 < $t \leq 12$ с (движение вдоль участка 5–0) платформа манипулятора поднимается и смещается в отрицательном направлении OY, о чем свидетельствует увеличение значений q_1, \ldots, q_4 . Угол отклонения выходного звена уменьшается от $+20^\circ$ до 0, что соответствует изменению значения q_6 . Изменение координаты q_5 направлено на компенсацию отклонения выходного звена и сохранение неизменным положения точки S вдоль оси OX. По окончании движения манипулятор возвращается в исходную точку траектории, что также подтверждается из рис. 4: $\mathbf{q}(0) = \mathbf{q}(12)$.

Рассчитанные значения и характер изменения приводных координат соответствуют геометрическим параметрам манипулятора и заданной траектории движения выходного звена, что подтверждает корректность предложенного алгоритма решения обратной задачи о положениях.

5. Обсуждение результатов

Приведенный алгоритм решения обратной задачи о положениях основан на использовании формул произведения матричных экспонент (3) и (12), которые позволили установить взаимосвязь между заданными координатами выходного звена и искомыми приводными координатами. Данный подход требует лишь значения ряда параметров (ξ_i , $i = 1, \ldots, 5$, \mathbf{M}_S и \mathbf{M}_P), соответствующих некоторой начальной конфигурации манипулятора, за которую может быть принята любая желаемая конфигурация, и определяемых исключительно геометрией манипулятора и выбранным расположением систем координат. При этом используемый метод позволяет легко учесть геометрические неточности расположения осей шарниров: например, если оси шарниров, соответствующих приводным координатам q_5 и q_6 , имеют какие-либо отклонения, достаточно изменить соответствующим образом кинематические винты ξ_4 и ξ_5 — алгоритм в целом сохранит свою работоспособность. Также согласно Приложению 2 можно видеть, что коэффициенты решаемых уравнений не зависят от векторов $\hat{\mathbf{u}}, \hat{\mathbf{v}}$ и их выражений в начальной конфигурации манипулятора (соответствующей матрице \mathbf{M}_{S}): таким образом, как было сказано ранее, направление данных векторов может быть выбрано произвольным образом.

Проводя сравнительный анализ с другими исследованиями, посвященными решению обратной задачи о положениях прочих манипуляторов гибридной структуры, отметим, что формула произведения матричных экспонент была использована в ограниченном количестве исследований. Так, например, в [13] авторы использовали данную формулу, но только для последовательной части рассматриваемого манипулятора; авторы также сделали ряд допущений на геометрию манипулятора, что позволило получить уравнения довольно простого вида. В [14] структурно-геометрические особенности исследуемого манипулятора также привели к простым соотношениям, из которых решение обратной задачи удалось найти методом обратных преобразований (используя обратные матрицы вида $e^{-[\xi_i]\theta_i}$). Кроме того, стоит отметить исследование [12], в котором был применен схожий метод, а также представление исходного манипулятора гибридной структуры в виде эквивалентного манипулятора последовательной структуры аналогично текущей статье. Решение обратной задачи о положениях было найдено путем решения подзадач Падена–Кахана [24, с. 99], но, как отмечают сами авторы, такой подход можно использовать лишь для определенных структур манипуляторов. Что касается прочих исследований, в том числе упомянутых во введении, большинство из них либо основаны на составлении кинематических соотношений путем введения дополнительных систем координат (используя метод Денавита-Хартенберга), либо опираются на структурные особенности конкретного рассматриваемого манипулятора и учитывают различные геометрические допущения. Используемый в данной статье алгоритм не требует построения дополнительных систем координат или введения допущений, и потому его применение также представляет интерес для других манипуляторов гибридной структуры.

6. Заключение

Настоящая статья была посвящена разработке алгоритма решения обратной задачи о положениях для пятиподвижного манипулятора гибридной структуры, состоящего из параллельной части с тремя степенями свободы и последовательной части с двумя степенями свободы, а также имеющего приводную избыточность. Предложенный алгоритм основан на использовании формулы произведения матричных экспонент и позволяет получить решение в аналитическом виде, не предъявляя при этом никаких допущений к геометрическим параметрам манипулятора. Согласно алгоритму сперва определяются координаты, характеризующие ориентацию выходного звена, далее находятся оставшаяся координата последовательной части и координаты, описывающие расположение платформы параллельной части манипулятора, и, наконец, определяются неизвестные координаты в кинематических цепях параллельной части. Рассмотренный пример подтвердил работоспособность предложенного алгоритма. Полученные кинематические соотношения могут быть использованы при решении прямой задачи о положениях, состоящей в определении конфигурации выходного звена при заданных значениях приводных координат, что имеет важное практическое значение и применяется для оценки реального положения выходного звена путем анализа данных с датчиков, установленных в приводах манипулятора. Рассмотренные соотношения также лежат в основе последующего анализа скоростей, особых положений манипулятора и определения его рабочих зон, что является направлением дальнейшего развития текущей работы. Кроме того, предложенные в данном исследовании методики могут быть адаптированы для изучения других манипуляторов гибридной структуры.

Дополнительные материалы

Файлы MATLAB с текстами программ, соответствующих представленным в данной статье алгоритмам, находятся в свободном доступе онлайн по ссылке: http://dx.doi.org/10.17632/tp8nx5jhyv.1.

ПРИЛОЖЕНИЕ 1

Данное Приложение содержит краткие сведения об использовании формулы произведения матричных экспонент (product of exponentials formula [9]) при анализе кинематики манипуляторов.

Пусть выходное звено манипулятора соединено с основанием разомкнутой кинематической цепью, состоящей из n одноподвижных шарниров (любой многоподвижный шарнир можно представить в виде комбинации одноподвижных). При этом *i*-му шарниру, i = 1, ..., n, можно сопоставить (единичный) кинематический винт $\xi_i \in \mathbb{R}^6$:

(П.1)
$$\boldsymbol{\xi}_{i} = \begin{bmatrix} \boldsymbol{\omega}_{i} \\ \boldsymbol{\upsilon}_{i} \end{bmatrix} = \begin{cases} \begin{bmatrix} \hat{\mathbf{s}}_{i} \\ \mathbf{r}_{i} \times \hat{\mathbf{s}}_{i} + h_{i} \hat{\mathbf{s}}_{i} \end{bmatrix}, & \text{если } h_{i} \neq \infty, \\ \begin{bmatrix} \mathbf{0}_{3 \times 1} \\ \hat{\mathbf{s}}_{i} \end{bmatrix}, & \text{если } h_{i} = \infty, \end{cases}$$

где $\mathbf{\omega}_i \in \mathbb{R}^3$ — векторная часть винта; $\mathbf{v}_i \in \mathbb{R}^3$ — моментная часть винта; $\hat{\mathbf{s}}_i$ — единичный вектор, параллельный оси винта; \mathbf{r}_i — вектор, определяющий координаты произвольной точки на оси винта; h_i — шаг винта.

Пусть с выходным звеном связана некоторая система координат $SX_SY_SZ_S$, конфигурацию которой относительно неподвижной системы координат основания OXYZ можно описать при помощи матрицы $\mathbf{T}_S \in SE(3)$. Пусть матрица \mathbf{M}_S описывает некую начальную конфигурацию манипулятора, в которой шарнирам цепи можно сопоставить кинематические винты $\boldsymbol{\xi}_i$, $i = 1, \ldots, n$, согласно выражению (П.1). Тогда матрицы \mathbf{T}_S и \mathbf{M}_S связаны друг с другом следующим образом [9, с. 120]:

(II.2)
$$\mathbf{T}_{S} = \left(\prod_{i=1}^{n} e^{[\boldsymbol{\xi}_{i}]\boldsymbol{\theta}_{i}}\right) \mathbf{M}_{S},$$

где θ_i — перемещение в *i*-м шарнире; $[\xi_i]$ — матричное представление винта ξ_i :

$$[\boldsymbol{\xi}_{i}] = \begin{bmatrix} \Lambda(\boldsymbol{\omega}_{i}) & \boldsymbol{\upsilon}_{i} \\ \boldsymbol{0}_{1\times3} & \boldsymbol{0} \end{bmatrix} \in se(3),$$
(II.3)

$$\Lambda(\boldsymbol{\omega}_{i}) = \Lambda \left(\begin{bmatrix} \boldsymbol{\omega}_{i}^{x} \\ \boldsymbol{\omega}_{i}^{y} \\ \boldsymbol{\omega}_{i}^{z} \end{bmatrix} \right) = \begin{bmatrix} \boldsymbol{0} & -\boldsymbol{\omega}_{i}^{z} & \boldsymbol{\omega}_{i}^{y} \\ \boldsymbol{\omega}_{i}^{z} & \boldsymbol{0} & -\boldsymbol{\omega}_{i}^{x} \\ -\boldsymbol{\omega}_{i}^{y} & \boldsymbol{\omega}_{i}^{x} & \boldsymbol{0} \end{bmatrix} \in so(3).$$

Выражение (П.2) представляет собой формулу произведения матричных экспонент $e^{[\xi_i]\theta_i}$, которые также можно представить следующим образом:

$$e^{[\boldsymbol{\xi}_i]\boldsymbol{\theta}_i} = \begin{bmatrix} e^{\Lambda(\boldsymbol{\omega}_i)\boldsymbol{\theta}_i} & \left(\mathbf{I}_{3\times 3}\boldsymbol{\theta}_i + (1-\cos\boldsymbol{\theta}_i)\Lambda(\boldsymbol{\omega}_i) + (\boldsymbol{\theta}_i - \sin\boldsymbol{\theta}_i)\Lambda(\boldsymbol{\omega}_i)^2\right)\boldsymbol{\upsilon}_i \\ \mathbf{0}_{1\times 3} & 1 \end{bmatrix},$$

где $e^{\Lambda(\boldsymbol{\omega}_i)\boldsymbol{\theta}_i}$ соответствует матрице поворота вокруг оси, определяемой вектором $\boldsymbol{\omega}_i$, на угол $\boldsymbol{\theta}_i$:

$$e^{\Lambda(\boldsymbol{\omega}_i)\boldsymbol{\theta}_i} = \mathbf{I}_{3\times 3} + \sin \boldsymbol{\theta}_i \Lambda(\boldsymbol{\omega}_i) + (1 - \cos \boldsymbol{\theta}_i) \Lambda(\boldsymbol{\omega}_i)^2.$$

Начальная конфигурация манипулятора \mathbf{M}_S и соответствующие ей кинематические винты $\boldsymbol{\xi}_i$, i = 1, ..., n, определяются конструктивными особенностями рассматриваемого манипулятора и выбором расположения систем координат $SX_SY_SZ_S$ и OXYZ, и потому при анализе кинематики данные параметры считаются заранее известными. Таким образом, соотношение (П.2) устанавливает связь между перемещениями $\boldsymbol{\theta}_i$ в шарнирах и конфигурацией выходного звена, описываемой матрицей \mathbf{T}_S . Данное соотношение может быть использовано не только для решения прямой задачи о положениях (для чего оно и применяется в большинстве случаев [9]), но также при решении обратной задачи, что демонстрируется в настоящей статье на примере манипулятора гибридной структуры.

ПРИЛОЖЕНИЕ 2

Данное Приложение содержит коэффициенты уравнений, используемых при решении обратной задачи о положениях:

$$a_{1} = n_{0}^{x} ((s_{5}^{y})^{2} + (s_{5}^{z})^{2}) - n_{0}^{y} s_{5}^{x} s_{5}^{y} - n_{0}^{z} s_{5}^{x} s_{5}^{z},$$

$$b_{1} = -n_{0}^{y} s_{5}^{z} + n_{0}^{z} s_{5}^{y},$$

$$c_{1} = n_{0}^{x} (s_{5}^{x})^{2} + n_{0}^{y} s_{5}^{x} s_{5}^{y} + n_{0}^{z} s_{5}^{x} s_{5}^{z} - n^{x},$$

$$\begin{split} a_2 &= n_0^x (s_5^z s_5^y (1 - \cos q_6) + s_5^z \sin q_6) + n_0^y ((s_5^y)^2 (1 - \cos q_6) + \cos q_6) - \\ &- n_0^z (s_5^z \sin q_6 - s_5^y s_5^z (1 - \cos q_6)), \\ b_2 &= n_0^x (s_5^z s_5^z (\cos q_6 - 1) + s_5^y \sin q_6) - n_0^y (s_5^z \sin q_6 + s_5^y s_5^z (1 - \cos q_6)) + \\ &+ n_0^z ((s_5^z)^2 (\cos q_6 - 1) - \cos q_6), \\ c_2 &= -n^y, \\ a_3 &= n_0^x (s_5^z s_5^z (1 - \cos q_6) - s_5^y \sin q_6) + n_0^y (s_5^x \sin q_6 + s_5^y s_5^z (1 - \cos q_6)) + \\ &+ n_0^z ((s_5^z)^2 (1 - \cos q_6) + \cos q_6), \\ b_3 &= n_0^x (s_5^z s_5^y (1 - \cos q_6) + s_5^z \sin q_6) + n_0^y ((s_5^y)^2 (1 - \cos q_6) + \cos q_6) - \\ &- n_0^z (s_5^x \sin q_6 - s_5^y s_5^z (1 - \cos q_6)), \\ c_3 &= -n^z, \\ a_4 &= s_4^x, \\ b_4 &= p_{50}^z (((s_5^y)^2 + (s_5^z)^2) (\cos q_6 - 1) + 1) + p_{50}^y (s_5^z s_5^y (1 - \cos q_6) - s_5^z \sin q_6) + \\ &+ p_{50}^z (s_5^z s_5^z (1 - \cos q_6) + s_5^y \sin q_6) + r_5^z ((s_5^y)^2 + (s_5^z)^2) (1 - \cos q_6) + \\ &+ r_5^y (s_5^x s_5^z (1 - \cos q_6) \cos \varphi + s_5^x s_5^z (\cos q_6 - 1) \sin \varphi + s_5^y \sin q_6) - p_5^x, \\ a_5 &= 1, \\ b_5 &= p_{50}^y (s_5^x s_5^y (1 - \cos q_6) \cos \varphi + s_5^x s_5^z (\cos q_6 - 1) \sin \varphi + s_5^y \sin q_6 \sin \varphi + \\ &+ s_5^z \sin q_6 \cos \varphi) + \\ &+ p_{50}^z (-s_5^x \sin q_6 \sin \varphi + (s_5^y)^2 (1 - \cos q_6) \cos \varphi + s_5^y s_5^z (\cos q_6 - 1) \sin \varphi + \\ &+ c \cos q_6 \cos \varphi) + \\ &+ r_5^z (s_5^x (\cos q_6 - 1) (s_5^y \cos \varphi - s_5^z \sin \varphi) - s_5^y \sin q_6 \sin \varphi - s_5^z \sin q_6 \cos \varphi + \\ &+ r_5^z (s_5^x (\cos q_6 - 1) (s_5^y \cos \varphi - s_5^z \sin \varphi) - s_5^y \sin q_6 \sin \varphi - s_5^z \sin q_6 \cos \varphi + \\ &+ r_5^z (s_5^x (\cos q_6 - 1) (s_5^y \cos \varphi - s_5^z s_5 \sin \varphi) - s_5^y \sin q_6 \sin \varphi - s_5^z \sin q_6 \cos \varphi + \\ &+ r_5^z (s_5^x \sin q_6 \cos \varphi + (s_5^y)^2 (1 - \cos q_6) \cos \varphi - s_5^y \sin q_6 \sin \varphi - s_5^z \sin q_6 \cos \varphi + \\ &+ r_5^z (s_5^x \sin q_6 \sin \varphi + ((s_5^y)^2 (\cos \varphi - s_5^y s_5^z \sin \varphi - \cos \varphi) (\cos q_6 - 1)) + \\ &+ r_5^y (s_5^x \sin q_6 \cos \varphi + (s_5^y)^2 (1 - \cos q_6) \sin \varphi + s_5^y s_5^z (1 - \cos q_6) \cos \varphi + \\ &+ s_5^z \sin q_6 \sin \varphi + (s_5^y)^2 (1 - \cos q_6) \sin \varphi + s_5^y s_5^z (1 - \cos q_6) \cos \varphi + \\ &+ c s_6 q_6 \sin \varphi) + \\ &+ p_{50}^y (s_5^x \sin q_6 \cos \varphi + (s_5^y)^2 (1 - \cos q_6) \sin \varphi + (s_5^y)^2 (1 - \cos q_6) \cos \varphi + \\ &+ c s_6 q_6 \sin \varphi) + \\ &+ r_{50}^y (s_5^x \sin q_6 \sin \varphi + s_5^y s_5^z (1 - \cos q_6) \sin \varphi + (s_5^y)^2 (1 - \cos q_6) \cos \varphi$$

$$+ r_5^y (-s_5^x \sin q_6 \cos \varphi + ((s_5^y)^2 \sin \varphi + s_5^y s_5^z \cos \varphi - \sin \varphi)(\cos q_6 - 1)) + r_5^z (s_5^x \sin q_6 \sin \varphi + (s_5^y s_5^z \sin \varphi + (s_5^z)^2 \cos \varphi - \cos \varphi)(\cos q_6 - 1)) - p_S^z,$$

$$\begin{aligned} a_7 &= -\frac{p_{Aj}^y - p_{Bj}^y}{p_{Aj}^z - p_{Bj}^z}, \\ b_7 &= \frac{(p_{Aj}^y)^2 + (p_{Aj}^z)^2 - (p_{Bj}^y)^2 - (p_{Bj}^z)^2 - l_{AjCj}^2 + l_{BjCj}^2}{2(p_{Aj}^z - p_{Bj}^z)}, \end{aligned}$$

$$a_8 = 1 + a_7^2,$$

$$b_8 = -2p_{Aj}^y - 2a_7(p_{Aj}^z - b_7),$$

$$c_8 = (p_{Aj}^z - b_7)^2 - l_{AjCj}^2,$$

где p_S^x , p_S^y , p_S^z и n^x , n^y , n^z — соответствующие компоненты векторов \mathbf{p}_S и $\hat{\mathbf{n}}$; p_{S0}^x , p_{S0}^y , p_{S0}^z , n_0^x , n_0^y , n_0^z — те же компоненты, соответствующие начальной конфигурации манипулятора (матрице \mathbf{M}_S в выражении (3)); s_4^x ,..., s_5^z — соответствующие компоненты векторов $\hat{\mathbf{s}}_4$ и $\hat{\mathbf{s}}_5$.

СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

- Ganiev R.F., Glazunov V.A., Filippov G.S. Urgent problems of machine science and ways of solving them: Wave and additive technologies, the machine tool industry, and robot surgery // J. Mach. Manuf. Reliab. 2018. Vol. 47. P. 399–406. https://doi.org/10.3103/S1052618818050059
- Wen K., Harton D., Laliberté T., Gosselin C. Kinematically redundant (6+3)-dof hybrid parallel robot with large orientational workspace and remotely operated gripper // Proc. 2019 IEEE Inter. Conf. Robotics and Automation. Montreal, QC, Canada, 20-24 May 2019. P. 1672-1678. https://doi.org/10.1109/ICRA.2019.8793772
- Liu Q., Huang T. Inverse kinematics of a 5-axis hybrid robot with non-singular tool path generation // Robot. Comp. Integ. Manuf. 2019. Vol. 56. P. 140–148. https://doi.org/10.1016/j.rcim.2018.06.003
- Carbone G., Ceccarelli M. A stiffness analysis for a hybrid parallel-serial manipulator // Robotica. 2004. Vol. 22. No. 5. P. 567–576. https://doi.org/10.1017/S0263574704000323
- Lai Y.-L., Liao C.-C., Chao Z.-G. Inverse kinematics for a novel hybrid parallel– serial five-axis machine tool // Robot. Comp. Integ. Manuf. 2018. Vol. 50. P. 63–79. https://doi.org/10.1016/j.rcim.2017.09.002
- Oba Y., Kakinuma Y. Simultaneous tool posture and polishing force control of unknown curved surface using serial-parallel mechanism polishing machine // Prec. Eng. 2017. Vol. 49. P. 24–32. https://doi.org/10.1016/j.precisioneng.2017.01.006
- Waldron K.J., Raghavan M., Roth B. Kinematics of a hybrid series-parallel manipulation system // J. Dyn. Sys., Meas., Control. 1989. Vol. 111. No. 2. P. 211–221. https://doi.org/10.1115/1.3153039
- Cheng H.H. Real-time manipulation of a hybrid serial-and-parallel-driven redundant industrial manipulator // J. Dyn. Sys., Meas., Control. 1994. Vol. 116. No. 4. P. 687–701. https://doi.org/10.1115/1.2899268

- Lynch K.M., Park F.C. Modern robotics: Mechanics, planning, and control. Cambridge: Cambridge University Press, 2017. https://doi.org/10.1017/9781316661239
- Tang Z., Payandeh S. Design and modeling of a novel 6 degree of freedom haptic device // Proc. 3rd Joint EuroHaptics Conf. and Symp. on Haptic Interfaces for Virtual Environment and Teleoperator Systems. Guilin, China, 19–23 December 2009. P. 1941–1946. https://doi.org/10.1109/WHC.2009.4810891
- Yan C., Gao F., Zhang Y. Kinematic modeling of a serial-parallel forging manipulator with application to heavy-duty manipulations // Mech. Based Des. Struct. Mach. 2010. Vol. 38. No. 1. P. 105–129. https://doi.org/10.1080/15397730903455344
- Sun P., Li Y.B., Wang Z.S., Chen K., Chen B., Zeng X., Zhao J., Yue Y. Inverse displacement analysis of a novel hybrid humanoid robotic arm // Mech. Mach. Theory. 2020. Vol. 147. P. 103743. https://doi.org/10.1016/j.mechmachtheory.2019.103743
- Yang G., Chen W., Ho E.H.L. Design and kinematic analysis of a modular hybrid parallel-serial manipulator // Proc. 7th Inter. Conf. on Control, Automation, Robotics and Vision. Singapore, 2–5 December 2002. Vol. 1. P. 45–50. https://doi.org/10.1109/ICARCV.2002.1234788
- Tang C., Zhang J., Cheng S. Kinematics analysis for a hybrid robot in minimally invasive surgery // Proc. 2009 IEEE Inter. Conf. on Robotics and Biomimetics. Guilin, China, 19–23 December 2009. P. 1941–1946. https://doi.org/10.1109/ROBIO.2009.5420534
- Lee M.K., Park K.W., Choi B.O. Kinematic and dynamic models of hybrid robot manipulator for propeller grinding // J. Robot. Sys. 1999. Vol. 16. No. 3. P. 137–150. https://doi.org/10.1002/(SICI)1097-4563(199903)16:3<137::AID-ROB1>3.0.CO;2-V
- Pisla D., Gherman B., Vaida C., Suciu M., Plitea N. An active hybrid parallel robot for minimally invasive surgery // Robot. Comp. Integ. Manuf. 2013. Vol. 29. No. 4. P. 203–221. https://doi.org/10.1016/j.rcim.2012.12.004
- 17. Hu B., Shi Y., Xu L., Bai P. Reconsideration of terminal constraint/mobility and kinematics of 5-DOF hybrid manipulators formed by one 2R1T PM and one RR SM // Mech. Mach. Theory. 2020. Vol. 149. P. 103837. https://doi.org/10.1016/j.mechmachtheory.2020.103837
- Ye H., Wang D., Wu J., Yue Y., Zhou Y. Forward and inverse kinematics of a 5-DOF hybrid robot for composite material machining // Robot. Comp. Integ. Manuf. 2020. Vol. 65. P. 101961. https://doi.org/10.1016/j.rcim.2020.101961
- López-Custodio P.C., Fu R., Dai J.S., Jin Y. Compliance model of Exection manipulators with an offset wrist // Mech. Mach. Theory. 2022. Vol. 167. P. 104558. https://doi.org/10.1016/j.mechmachtheory.2021.104558
- Antonov A., Fomin A., Glazunov V., Kiselev S., Carbone G. Inverse and forward kinematics and workspace analysis of a novel 5-DOF (3T2R) parallel-serial (hybrid) manipulator // Int. J. Adv. Robot. Sys. 2021. Vol. 18. No. 2. P. 2963. https://doi.org/10.1177/1729881421992963
- Gosselin C., Schreiber L.-T. Redundancy in parallel mechanisms: A review // Appl. Mech. Rev. 2018. Vol. 70. No. 1. P. 010802. https://doi.org/10.1115/1.4038931
- 22. Waldron K.J., Schmiedeler J. Kinematics // Springer Handbook of Robotics. Cham: Springer, 2016. P. 11–36. https://doi.org/10.1007/978-3-319-32552-1_2

- Liu S., Qiu Z., Zhang X. Singularity and path-planning with the working mode conversion of a 3-DOF 3-RRR planar parallel manipulator // Mech. Mach. Theory. 2017. Vol. 107. P. 166–182. https://doi.org/10.1016/j.mechmachtheory.2016.09.004
- Murray R.M., Li Z., Sastry S.S. A mathematical introduction to robotic manipulation. Boca Raton: CRC Press, 1994. https://doi.org/10.1201/9781315136370

Статья представлена к публикации членом редколлегии П.В. Пакшиным.

Поступила в редакцию 22.08.2022 После доработки 23.10.2022 Принята к публикации 26.10.2022