

УДК 621.9.06

ОБОСНОВАНИЕ КОНСТРУКТИВНЫХ ПАРАМЕТРОВ ОРГАНОВ ЗАХВАТА И ОРИЕНТИРОВАНИЯ БУНКЕРНОГО ЗАГРУЗОЧНОГО УСТРОЙСТВА С РАДИАЛЬНЫМИ КАРМАНАМИ ПРИ АКТИВНОМ ОРИЕНТИРОВАНИИ АСИММЕТРИЧНЫХ ЗАГОТОВОК ТЕЛ ВРАЩЕНИЯ© 2026 А.Л. Бахно¹, И.В. Пузиков², Е.В. Пантюхина², С.А. Васин²¹ ПАО «Императорский Тульский оружейный завод», г. Тула, Россия² Тульский государственный университет, г. Тула, Россия

Статья поступила в редакцию 13.04.2026

В статье рассматривается этап проектирования механических дисковых бункерных загрузочных устройств, на котором осуществляется процесс разработки ограничений на параметры рабочих органов устройства. Представлены и подробно описаны критерии стабильного и надежного функционирования бункерных загрузочных устройств при реализации процессов захвата, ориентирования и выдачи асимметричных заготовок, представляющих собой тела вращения, при автоматизации процессов загрузки в массовых производствах. На примере усовершенствованного универсального бункерного загрузочного устройства с радиальными карманами, кольцевым ориентатором и копиром, реализующим процесс активного ориентирования, были подробно описаны условия, при которых карманы устройства будут захватывать заготовки в правильном положении с наиболее высокой вероятностью, удерживать неправильно запавшие заготовки до начала расположения копира, кольцевой ориентатор обеспечит захват карманом заготовки только в правильном положении, копир приведет неправильно захваченную заготовку в требуемое ориентированное положение. Представлены полученные математические выражения для описания условий правильного функционирования устройства.

Ключевые слова: ограничения на параметры при захвате, ограничения на параметры при ориентировании, бункерное загрузочное устройство, ориентирование заготовок.

DOI: 10.37313/1990-5378-2026-28-2-85-91

EDN: OIJDKF

ВВЕДЕНИЕ

Одним из основных этапов проектирования механических дисковых бункерных загрузочно-ориентирующих устройств (БЗУ) для штучных заготовок (изделий, деталей, предметов обработки и т.п.) при автоматизации процессов загрузки в массовых производствах, является разработка ограничений на параметры органов захвата и ориентирования [1, 2]. Реализация данного этапа направлена на обеспечение стабильного и надежного функционирования БЗУ, основным критерием которого является выдача из БЗУ в приемник только ориентированных в правильном положении заготовок [3]. Кроме этого при выполнении рабочими органами захвата и ориентирования в БЗУ не должно происходить заклинивание, которое может возникать, например, при попадании в карман нескольких заготовок или проникновении в зону ориентирования заготовок, которые расположились над частично или полностью запавшей в карман заготовкой. Также при работе БЗУ может возникать износ рабочих поверхностей из-за постоянного ворошения или движения заготовок в области рабочих органов БЗУ, что обуславливает необходимость разработки БЗУ, в которых имеется возможность регулировки размеров органов захвата и ориентирования без необходимости изготовления изношенных деталей БЗУ [4, 5].

В связи с вышеизложенным разработка диапазонов оптимальных значений параметров органов захвата и ориентирования при проектировании новых или усовершенствованных БЗУ является важнейшим этапом [6–10]. К параметрам БЗУ, для которых требуется разработка диапазонов конструктивных ограничений, являются геометрические размеры органов захвата и ориентирования (например, длина, ширина и высота кармана, угол начала процесса ориентирования, зона ориентирования, зона захвата, параметры разгрузочного окна и т.д.) и кинематические параметры захватывающих органов (карманов) БЗУ (окружная скорость органов захвата или, другими словами, частота вращения диска).

Бахно Александр Львович, кандидат технических наук, первый заместитель генерального директора.

E-mail: Bahno.al@tulatoz.ru

Пузиков Иван Валерьевич, аспирант. E-mail: zalesniyr@gmail.com

Пантюхина Елена Викторовна, доктор технических наук, доцент, профессор кафедры «Промышленная автоматика и робототехника». E-mail: e.v.pant@mail.ru

Васин Сергей Александрович, доктор технических наук, профессор, профессор-консультант кафедры «Технология машиностроения». E-mail: vasin_sa53@mail.ru

Ограничивать правильное функционирование БЗУ могут три значения окружной скорости. Первое из них – предельное значение окружной скорости по захвату (при которой ни одна заготовка не будет захвачена карманом в случае ее высоких значений); второе – по ориентированию, когда заготовки или не успеют выпасть из карманов в процессе пассивного ориентирования обратно в зону захвата, или не успеют переориентироваться при реализации в БЗУ активного ориентирования; третье – по выдаче, когда предварительно правильно сориентированные заготовки не успеют выдаться из БЗУ в разгрузочное окно и начнут заклиниваться в нем (выпадение под действием силы тяжести или каких-либо внешних сил) [11–13]. Третье ограничение может быть обусловлено не только высоким значением окружной скорости, но и переполнением приемника, при котором для правильно сориентированной заготовки из кармана будет некуда выдаться. Поэтому необходимо учитывать в совокупности как оптимальный размер (емкость) накопительно-передающего устройства, в который БЗУ через приемный лоток выдает заготовки, так и подбирать окружную скорость карманов, при которой из БЗУ будет выдано столько заготовок, сколько требуется для технологического оборудования, на которое осуществляется подача сориентированных заготовок [4].

Не для всех типов механических БЗУ есть необходимость определять значения всех трех скоростей, в том числе и при учете емкости накопителя. Этапы разработки ограничений на параметры БЗУ будут определяться способом захвата и ориентирования заготовок в БЗУ, положением заготовки, в котором они будут выдаваться из карманов в приемный лоток, и другими параметрами.

ОГРАНИЧЕНИЯ НА ПАРАМЕТРЫ ОРГАНОВ ЗАХВАТА И ОРИЕНТИРОВАНИЯ БУНКЕРНОГО ЗАГРУЗОЧНОГО УСТРОЙСТВА С РАДИАЛЬНЫМИ КАРМАНАМИ ПРИ АКТИВНОМ ОРИЕНТИРОВАНИИ

Рассмотрим обоснование параметров органов захвата и ориентирования заготовок, асимметричных по торцам, в универсальном БЗУ с радиальными карманами, кольцевым ориентатором и копиром, реализующим процесс активного ориентирования [14].

Для обеспечения стабильной работы усовершенствованного устройства необходимо разработать конструктивные ограничения на его органы, которые должны разрабатываться исходя из нижеследующего: карман должен захватить заготовку в правильном положении полностью и с наиболее высокой вероятностью; кольцевой ориентатор должен препятствовать захвату карманом заготовки в неправильном положении и способствовать захвату заготовок в правильном положении; копир должен иметь свободный доступ к неправильно запавшей в карман заготовке, чтобы смочь ее подхватить и переориентировать; карман должен удерживать неправильно запавшую заготовку в верхней части бункера до начала расположения копира, предотвратив выпадение из кармана [15].

Чтобы карман захватил заготовку в правильном положении полностью и с наиболее высокой вероятностью необходимо правильно подобрать размеры кармана: L (общая длина), B (ширина) и h_k (высота). Длина кармана может быть описана суммарной длиной l_k плоской части кармана (дно основания) и глубиной паза $l_{ко}$ регулируемого кольцевого ориентатора: $L = l_k + l_{ко}$.

Во-первых, длина кармана должна быть такой, чтобы в нем могла разместиться заготовка длиной l , то есть $L_{min} > l$. В этом случае длина l_k должна быть больше длины цилиндрической части заготовки $l_k > l_{ц}$ (рис. 1).

Во-вторых, в карман не должна попасть другая заготовка в положении стоя, что определяется формой и размерами ее асимметричного торца. Чем меньше диаметр асимметричного торца d_{acc}^{min} , тем короче должен быть карман, то есть $l_k^{max} < l_{ц} + d_{acc}^{min}$. Данный параметр также необходимо анализировать с учетом длины $l_{ст}$ и высоты $h_{ст}$ ступеньки на вращающемся диске, то есть $l_{ст} + \Delta < d_{acc}^{min}$.

В-третьих, длина кармана ограничена проникновением в карман неправильно запавшей заготовки на глубину, при которой копир не сможет подцепить ее для переориентирования. Для этих целей должно быть соблюдено условие $(l_k + l_{ст})^2 + h_{ст}^2 < z^2$ (рис. 2).

Таким образом, получаем совокупность ограничений на длину L кармана:

$$\begin{cases} L_{min} > l \text{ при условии, что } l_k > l_{ц} \text{ и } l_{ко} \geq l_{acc}; \\ l_k^{max} < l_{ц} + d_{acc}^{min} \text{ и } l_{ст} + \Delta < d_{acc}^{min}; \\ (l_k + l_{ст})^2 + h_{ст}^2 < z^2. \end{cases} \quad (1)$$

Принимается значение длины $l_k = l_{ц} + \Delta$, которое удовлетворяет условиям (1).

Ширина кармана $B = d_1 + \Delta_k$ принимается максимально возможной, так как в данном случае будет наиболее высокое значение вероятности захвата заготовки карманом (см. рис. 1, а). Огра-

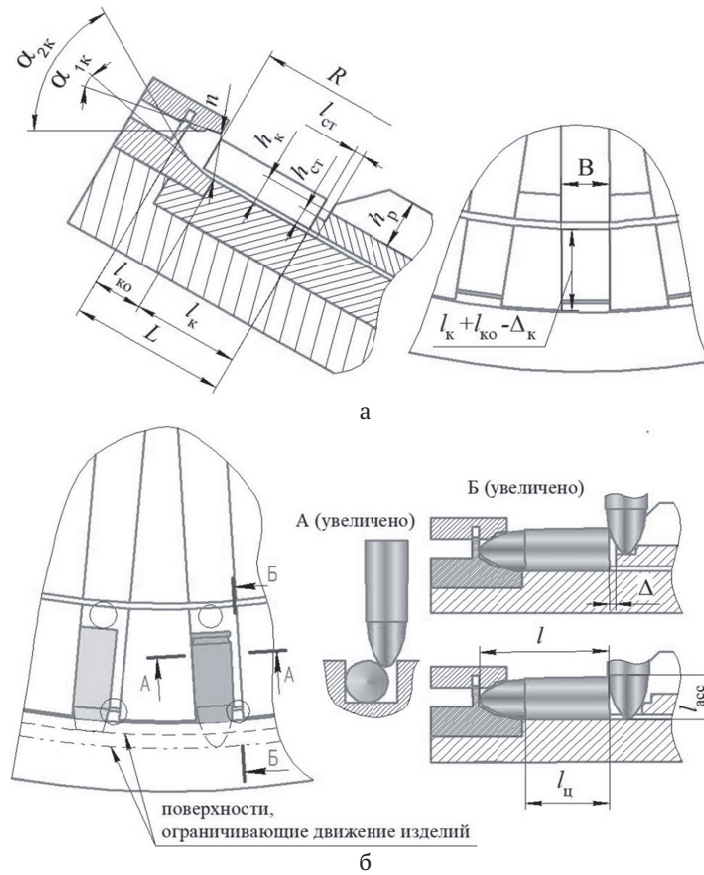


Рис. 1. Расчетные схемы для разработки конструктивных ограничений на параметры рабочих органов БЗУ (а) при исключении заклиниваний (б)

нение ширины B кармана (см. рис. 1, б, вид А) обусловлено западанием другой заготовки асимметричным торцом, то есть $B < d_1 + d_{acc}^{min}$.

Высоту кармана принимаем достаточной для захвата заготовки и не превышающей ее наибольший диаметр, то есть $d_1 \geq h_k \geq 0,5d_1$.

Чтобы регулируемый кольцевой ориентатор препятствовал захвату карманом заготовки в неправильном положении, его максимальный размер должен быть меньше максимального диаметра заготовки (в данном случае диаметра цилиндрической части) $n_{max} < d_1$ (см. рис. 2). При загрузке группы заготовок параметр p_c будет подбираться для той заготовки, у которой диаметр цилиндрического торца меньше всех остальных.

Чтобы способствовать полному захвату заготовок в правильном положении глубина паза l_{ko} регулируемого кольцевого ориентатора должна быть больше длины асимметричного торца заготовки $l_{ko} \geq l_{acc}$. Глубина паза ограничений по длине больше не имеет, так как не участвует в процессе захвата (поэтому можно принять постоянной $l_{ko} \approx l_{acc}$), поэтому наиболее значимым параметром для захвата и переориентирования является параметр l_k .

Форма и угол α_k внутри паза кольцевого ориентатора (см. рис. 1, а) регулируется в зависимости от группы загружаемых заготовок и его изначальный профиль выбирается по той заготовке, асимметричный торец которой имеет наибольший размер и форму.

Чтобы копир имел свободный доступ к неправильно запавшей в карман заготовке, для ее подхвата с целью переориентирования на периферии вращающегося диска предусмотрена ступенька с параметрами l_{ct} и h_{ct} . Выбор данных параметров осуществляется исходя из описанных выше условий. При разработке копера все параметры подбираются индивидуально для каждого случая

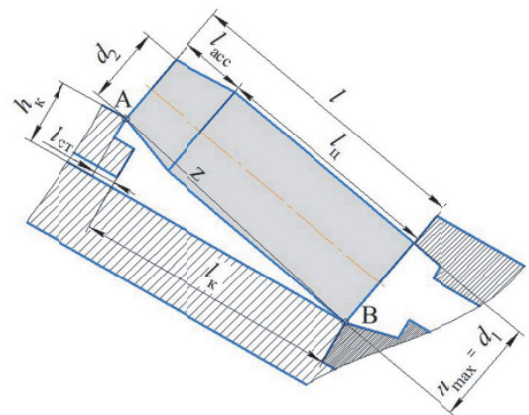


Рис. 2. Ограничение длины кармана проникновением неправильно запавшей заготовки

эмпирическим путем и дорабатываются в процессе пуско-наладки устройства, но нужно учитывать следующие факторы (рекомендации).

Высота кронштейна $h_{1\text{коп}} > l$ (рис. 3) должна обеспечивать свободное прохождение заготовки при переориентировании под ним. Первоначальная форма копира выбирается траекторий наиболее оптимального движения заготовок по копиру для переориентирования, и в дальнейшем регулируется и настраивается при пуско-наладке с учетом следующих рекомендаций. Высота плужка $h_{2\text{коп}}$ должна обеспечивать подъем ориентируемой заготовки в вертикальное положение и при этом позволять западать под плужок во время переориентирования. Вылет плужка $l_{\text{коп}}$ в верхней точке вращения диска должен обеспечивать свободное прохождение заготовки между плужком и ориентатором, а также ее опрокидывание при переориентировании.

Чтобы карман удерживал неправильно запавшую заготовку в верхней части бункера до начала расположения копира, предотвратив ее выпадение из кармана, необходимо определить минимальный от вертикальной оси угол $\alpha_{\text{коп}}$, на котором должен располагаться копир (рис. 4).

Составим систему уравнений в виде условий статического равновесия заготовки в кармане в начальный момент времени, когда сумма моментов всех сил относительно опор А и В, а также их проекций на оси ОУ и ОХ равна нулю. При этом разложим силу тяжести на составляющие в зависимости от угла наклона $\alpha_{\text{д}}$ диска $G_1 = G \cos \alpha_{\text{д}}$ и $G_2 = G \sin \alpha_{\text{д}}$. Преобразуем силы трения: F_1 по диску, F_2 по дну кармана, F_3 по боковой поверхности кармана в виде произведения коэффициентов трения μ на соответствующие реакции опор N_1 , N_2 и N_3 . Сила нормальной реакции боковой поверхности кармана располагается в другой плоскости и определяется как $N_3 = G_2 \sin \alpha_{\text{коп}}$. Тогда

$$\sum M_A = -G_1 \cdot l_{G_1}^A + G_2 (\cos \alpha_{\text{коп}} - \mu \cdot \sin \alpha_{\text{коп}}) \cdot l_{F_3}^A + N_2 \cdot [(l_{\text{к}} + l_{\text{СТ}}) + \mu \cdot h_{\text{к}}] = 0;$$

$$\sum M_B = N_1 \cdot [\mu \cdot l_{F_1}^B - l_{N_1}^B] + G_1 \cdot l_{G_1}^B + G_2 (\cos \alpha_{\text{коп}} - \mu \cdot \sin \alpha_{\text{коп}}) \cdot l_{F_3}^B = 0;$$

$$\sum F_{OY} = -G_1 + N_2 + N_1 (\cos(\alpha_1 + \beta) - \mu \cdot \sin(\alpha_1 + \beta)) = 0;$$

$$\sum F_{OX} = G_2 (\cos \alpha_{\text{коп}} - \mu \cdot \sin \alpha_{\text{коп}}) - \mu \cdot N_2 - N_1 (\mu \cdot \cos(\alpha_1 + \beta) + \sin(\alpha_1 + \beta)) = 0,$$

где $l_{G_1}^A$ – плечо силы G_1 относительно опоры А; $l_{G_1}^B = l_{\text{к}} - l_{G_1}^A$ – плечо силы G_1 относительно опоры В, м; $l_{F_3}^A$ – плечо сил G_2 и $F_3 = G_2 \cdot \mu \cdot \sin \alpha_{\text{коп}}$ относительно опоры А, м; $l_{F_3}^B = h_{\text{к}} + l_{F_3}^A$ – плечо сил G_2 и F_3 относительно опоры А, м; $l_{F_1}^B$ – плечо силы F_1 относительно опоры В, м; $l_{N_1}^B$ – плечо силы N_1 относительно опоры В, м (рис. 5).

Выразим из третьего и четвертого уравнений систем силу N_2 , перенеся в правую часть уравнений все параметры с силой N_1 , а затем, разделив правую часть уравнений на N_1 , получим

$$N_2 = \frac{A \cdot B_{\text{коп}} \cdot G_2 + G_1}{C}, \text{ в котором } A = \frac{\mu \cdot \sin(\alpha_1 + \beta) - \cos(\alpha_1 + \beta)}{\mu \cdot \cos(\alpha_1 + \beta) + \sin(\alpha_1 + \beta)}; B_{\text{коп}} = \cos \alpha_{\text{коп}} - \mu \cdot \sin \alpha_{\text{коп}};$$

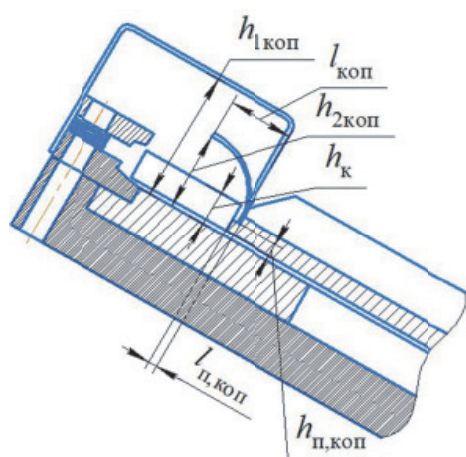


Рис. 3. Выбор параметров копира

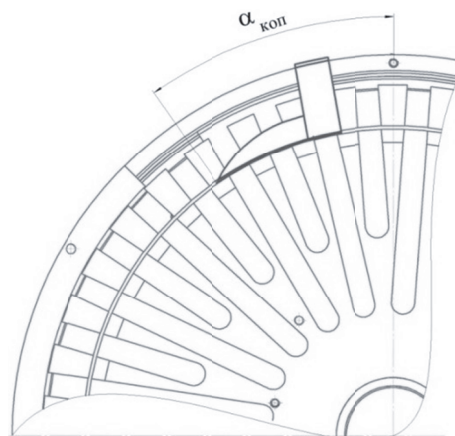


Рис. 4. Схема минимального расположения копира

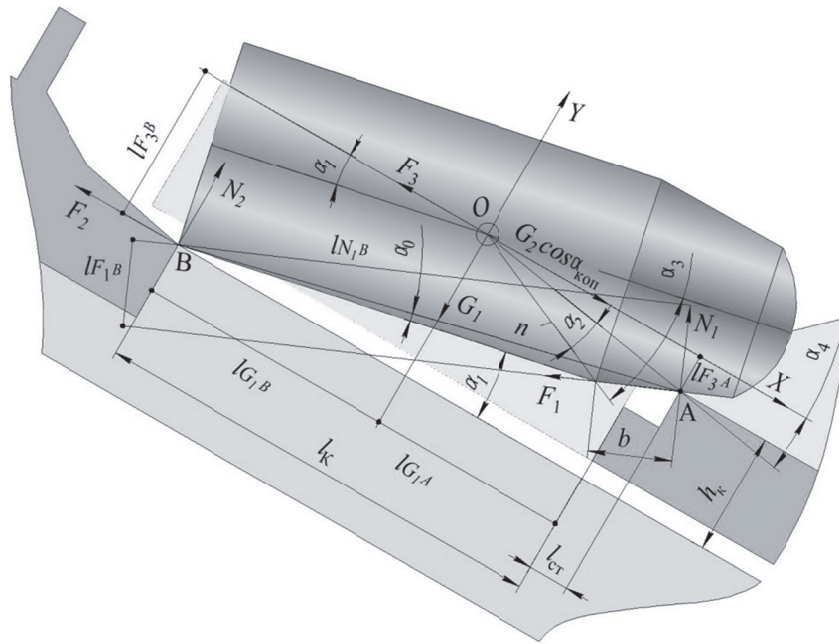


Рис. 5. Схема расположения заготовки в кармане перед выпадением

$C = 1 + A \cdot \mu$. Полученные для силы N_2 выражения подставим в первое уравнение систем. Тогда после преобразований имеем: $-\cos \alpha_d \cdot l_{G_1}^A + \sin \alpha_d \cdot l_{F_3}^A \cdot B_{\text{коп}} + \frac{A \cdot \sin \alpha_d \cdot B_{\text{коп}} + \cos \alpha_d \cdot D}{C} \cdot D = 0$, где $D = (l_k + l_{\text{CT}}) + \mu \cdot h_c$. Выделим все коэффициенты, относящиеся к показателю $B_{\text{коп}}$, получим

$$B_{\text{коп}} = \frac{\cos \alpha_d \cdot l_{G_1}^A - \frac{\cos \alpha_d \cdot D}{C}}{\sin \alpha_d \cdot l_{F_3}^A + \frac{A \cdot \sin \alpha_d \cdot D}{C}} = Z. \text{ Тогда } \cos \alpha_{\text{коп}} - \mu \cdot \sin \alpha_{\text{коп}} = Z. \text{ Обозначив } \cos \alpha_{\text{коп}} = x \text{ и}$$

$$\sin \alpha_{\text{коп}} = \sqrt{1 - x^2}, \text{ получим квадратное уравнение, корнем которого будут значения}$$

$$x_{1,2} = \frac{2Z \pm 2\sqrt{Z^2 - (1 + \mu^2)(Z^2 - \mu^2)}}{2(1 + \mu^2)}. \text{ Тогда } \alpha_{\text{коп}} = \arccos(x_{1,2}).$$

Решение полученных уравнений, в том числе определения плеч сил и всех других параметров расчетной схемы, реализовано в среде *MathCAD*.

В качестве примера на рис. 6 приведены результаты моделирования значений угла $\alpha_{\text{коп}}$ в зависимости от коэффициента трения. Графики позволяют выбрать граничное значение угла расположения копера. Для универсального устройства, когда предполагается использовать его для нескольких видов изделий, отличающихся различными коэффициентами трения, нужно выбрать максимально возможный по значению угол $\alpha_{\text{коп}}$. Как показано на графике, копер должен располагаться не позднее, чем $\alpha_{\text{коп}} = 50^\circ \dots 7^\circ$ в зависимости от коэффициента трения при его увеличении.

Таким образом, начальная часть копера в верхней части бункера должна располагаться раньше этого угла. В противном случае заготовки начнут выпадать из кармана до процесса их переориентирования.

ЗАКЛЮЧЕНИЕ

Проектирование размеров захватывающих и ориентирующих органов усовершенствованного устройства в соответствии с полученными

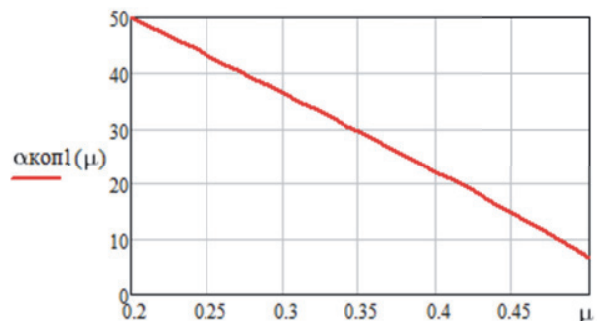


Рис. 6. Результаты моделирования значений угла $\alpha_{\text{коп}}$ (град.)

конструктивными ограничениями позволит гарантированно обеспечить стабильное функционирование устройства при загрузке различных заготовок.

Конструктивные ограничения на геометрические параметры органов захвата и ориентирования позволят обеспечить захват заготовки в правильном положении полностью и с наиболее высокой вероятностью; заготовки в неправильном положении благодаря разработанной конструкции регулируемого кольцевого ориентатора не будут полностью западать в карман, а будут переориентироваться в верхней части бункера устройства; копир будет иметь свободный доступ к неправильно запавшей в карман заготовке для ее подхвата и переориентирования, а его расположение будет находиться там, где заготовка будет еще находиться в кармане, не выпав из него.

СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

1. Васин, С.А. Основные направления проектирования механических дисковых бункерных загрузочных устройств для асимметричных деталей формы тел вращения / С.А. Васин, Е.В. Пантюхина // Вестник Ростовского государственного университета путей сообщения. – 2023. – № 1. – С. 8–15.
2. Лукин, С.А. Методика проектирования универсального механического дискового бункерного загрузочного устройства с зубьями и регулируемым ориентатором для заготовок тел вращения в форме колпачка / С.А. Лукин, С.А. Васин, Е.В. Пантюхина // Вестник Ростовского государственного университета путей сообщения. – 2024. – № 3. – С. 36–43.
3. Васин, С.А. Обеспечение надежности при автоматизации процессов загрузки штучных деталей формы тел вращения с неявной асимметрией в автоматическое оборудование / С.А. Васин, Е.В. Пантюхина // Вестник Тульского государственного университета «Проблемы и перспективы развития автоматизации технологических процессов»: сб. науч. тр. Всероссийской научно-технической конференции с международным участием, посвященной 90-летию со дня рождения лауреата Государственной премии СССР, д.т.н., проф. Дмитриева Л.Б., 23 июня 2023 года. Тула: Изд-во ТулГУ, 2023. – С. 203–207.
4. Усенко, Н.А. Системы автоматической загрузки штучных предметов обработки в технологические машины-автоматы: учебное пособие / Н.А. Усенко, В.В. Прейс, Е.В. Давыдова, Е.С. Бочарова; Под научной редакцией В.В. Прейса. – Тула: Тульский государственный университет, 2013. – 312 с.
5. Прейс, В.В. Надежность роторных систем автоматической загрузки приборостроении / В.В. Прейс. – Тула: Изд-во ТулГУ, 2012. – 110 с.
6. Васин, С.А. Разработка конструктивных ограничений на параметры усовершенствованных дисковых бункерных загрузочных устройств для деталей с неявной асимметрией / С.А. Васин, Е.В. Пантюхина // Вестник Ростовского государственного университета путей сообщения. – 2023. – № 2. – С. 146–154.
7. Пантюхина, Е.В. Математическое моделирование геометрических параметров органов захвата и ориентирования дискового бункерного загрузочного устройства с радиальными карманами и кольцевым ориентатором / Е.В. Пантюхина // Известия Тульского государственного университета. Технические науки. – 2023. – № 7. – С. 135–140.
8. Пантюхина, Е.В. Математическое моделирование геометрических параметров органов захвата и ориентирования дискового бункерного загрузочного устройства с зубьями и кольцевым ориентатором / Е.В. Пантюхина // Известия Тульского государственного университета. Технические науки. – 2023. – № 7. – С. 141–144.
9. Лукин, С.А. Особенности разработки конструктивных ограничений на органы захвата и ориентирования универсальных механических дисковых бункерных загрузочных устройств / С.А. Лукин, А.А. Борисов // Известия Тульского государственного университета. Технические науки. – 2024. – № 10. – С. 19–24.
10. Лукин, С.А. Разработка и математическое моделирование конструктивных ограничений на органы захвата и ориентирования бункерного загрузочного устройства с зубьями и регулируемым ориентатором / С.А. Лукин, Е.В. Пантюхина // Известия Тульского государственного университета. Технические науки. – 2024. – № 7. – С. 98–103.
11. Пантюхина, Е.В. Динамика процесса пассивного ориентирования деталей в механическом зубчатом бункерном загрузочном устройстве / Е.В. Пантюхина, В.В. Прейс, А.В. Хачатурян // Известия Тульского государственного университета. Технические науки. – 2019. – № 3. – С. 394–401.
12. Пантюхина, Е.В. Обеспечение надежного ориентирования асимметричных деталей формы тел вращения в дисковых бункерных загрузочно-ориентирующих устройствах / Е.В. Пантюхина, С.А. Васин, О.В. Пантюхин // Вестник Магнитогорского государственного технического университета им. Г.И. Носова. – 2024. – Т. 22. – № 1. – С. 132–142.
13. Pantyukhina, E.V. Passive orientation of the parts in the mechanical disk hopper feeding device with an annular orientator and radial grooves / E.V. Pantyukhina, V.V. Preis, O.V. Pantyukhin // IOP Conf. Series: Journal of Physics: Conference Series 1791 (2021) 012105.
14. Пат. RU 220505 U1 Российская Федерация. МПК В23Q 7/02. Бункерное загрузочное устройство для цилиндрических заготовок с цилиндрической формой одного из торцов и конической формой другого / В.В. Прейс, Е.В. Пантюхина, И.В. Пузиков – № 2023108055; заявл. 30.03.2023; опубл. 18.09.2023. – Бюл. № 26.
15. Пузиков, И.В. Этапы проектирования дискового бункерного загрузочного устройства с радиальными карманами, копиром и регулируемым кольцевым ориентатором для многокомпонентных асимметричных изделий тел вращения / И.В. Пузиков, Е.В. Пантюхина, С.А. Васин [и др.] // Вестник Ростовского государственного университета путей сообщения. – 2025. – № 3(99). – С. 222–230.

**SUBSTANTIATION OF STRUCTURAL PARAMETERS OF GRIPPING AND ORIENTING DEVICES
OF HOPPER FEEDING DEVICE WITH RADIAL POCKETS AT ACTIVE ORIENTING
OF ASYMMETRIC WORKPIECES OF ROTATION BODIES**

© 2026 A.L. Bakhno¹, I.V. Puzikov², E.V. Pantyukhina², S.A. Vasin²

¹ PJSC “Imperial Tula Arms Plant”, Tula, Russia

² Tula State University, Tula, Russia

The article discusses the design stage of mechanical disk hopper feeding devices, at which the process of developing restrictions on the parameters of the working elements of the device is carried out. Criteria for stable and reliable functioning of hopper feeding devices in the process of gripping, orienting and dispensing asymmetric workpieces representing solids of revolution are presented and described in detail during automation of loading processes in mass production. Using the example of an improved universal hopper feeder with radial pockets, the ring orientator and the cam implementing the active orienting process, the conditions have been described in detail, at which the pockets of the device will grip the workpieces in the correct position with the highest probability, hold improperly sunk workpieces before the location of the cam, the circular orientator will ensure that the pocket grips the workpiece only in the correct position, the cam will bring the improperly gripped workpiece to the required oriented position. The obtained mathematical expressions are presented to describe conditions for correct functioning of the device.

Keywords: restrictions on parameters during gripping, restrictions on parameters during orientation, hopper feeder, orientation of blanks.

DOI: 10.37313/1990-5378-2026-28-2-85-91

EDN: OLJDKF

REFERENCES

1. Vasin, S.A. Osnovnye napravleniya proektirovaniya mexanicheskix diskovykh bunkernyx zagruzochnyx ustrojstv dlya asimmetrichnykh detalej formy tel vrashheniya / S.A. Vasin, E.V. Pantyukhina // Vestnik Rostovskogo gosudarstvennogo universiteta putej soobshheniya. – 2023. – № 1. – pp. 8–15.
2. Lukin, S.A. Metodika proektirovaniya universalnogo mexanicheskogo diskovogo bunkernogo zagruzochnogo ustrojstva s zubyami i reguliruемым orientatorom dlya zagotovok tel vrashheniya v forme kolpachka / S.A. Lukin, S.A. Vasin, E.V. Pantyukhina // Vestnik Rostovskogo gosudarstvennogo universiteta putej soobshheniya. – 2024. – № 5. – pp. 36–43.
3. Vasin, S.A. Obespechenie nadezhnosti pri avtomatizacii processov zagruzki shtuchnykh detalej formy tel vrashheniya s neyavnoj asimmetriей v avtomaticheskoe oborudovanie / S.A. Vasin, E.V. Pantyukhina // Vestnik Tulsckogo gosudarstvennogo universiteta «Problemy i perspektivy razvitiya avtomatizacii texnologicheskix processov»: sb. nauch. tr. Vserossijskoj nauchno-texnicheskoy konferencii s mezhdunarodnym uchastiem, posvyashhennoj 90-letiyu so dnya rozhdeniya laureata Gosudarstvennoj premii SSSR, d.t.n., prof. Dmitrieva L.B., 23 iyunya 2023 goda. Tula: Izd-vo TulGU, 2023. – pp. 203–207.
4. Usenko, N.A. Sistemy avtomaticheskoy zagruzki shtuchnykh predmetov obrabotki v texnologicheskie mashiny-avtomaty: uchebnoe posobie / N.A. Usenko, V.V. Preis, E.V. Davydova, E.S. Bocharova; Pod nauchnoj redakciej V.V. Preisa. – Tula: Tulsckij gosudarstvennyj universitet, 2013. – 312 p.
5. Preis, V.V. Nadezhnost rotornykh sistem avtomaticheskoy zagruzki priborostroenii / V.V. Preis. – Tula: Izd-vo TulGU, 2012. – 110 p.
6. Vasin, S.A. Razrabotka konstruktivnykh ogranichenij na parametry usovershenstvovannykh diskovykh bunkernyx zagruzochnyx ustrojstv dlya detalej s neyavnoj asimmetriей / S.A. Vasin, E.V. Pantyukhina // Vestnik Rostovskogo gosudarstvennogo universiteta putej soobshheniya. – 2023. – № 2. – pp. 146–154.
7. Pantyukhina, E.V. Matematicheskoe modelirovanie geometricheskix parametrov organov zavzata i orientirovaniya diskovogo bunkernogo zagruzochnogo ustrojstva s radialnymi karmanami i kolcevym orientatorom / E.V. Pantyukhina // Izvestiya Tulsckogo gosudarstvennogo universiteta. Texnicheskie nauki. – 2023. – № 7. – pp. 135–140.
8. Pantyukhina, E.V. Matematicheskoe modelirovanie geometricheskix parametrov organov zavzata i orientirovaniya diskovogo bunkernogo zagruzochnogo ustrojstva s zubyami i kolcevym orientatorom / E.V. Pantyukhina // Izvestiya Tulsckogo gosudarstvennogo universiteta. Texnicheskie nauki. – 2023. – № 7. – pp. 141–144.
9. Lukin, S.A. Osobennosti razrabotki konstruktivnykh ogranichenij na organy zavzata i orientirovaniya universalnykh mexanicheskix diskovykh bunkernyx zagruzochnyx ustrojstv / S.A. Lukin, A.A. Borisov // Izvestiya Tulsckogo gosudarstvennogo universiteta. Texnicheskie nauki. – 2024. – № 10. – pp. 19–24.
10. Lukin, S.A. Razrabotka i matematicheskoe modelirovanie konstruktivnykh ogranichenij na organy zavzata i orientirovaniya bunkernogo zagruzochnogo ustrojstva s zubyami i reguliruемым orientatorom / S.A. Lukin, E.V. Pantyukhina // Izvestiya Tulsckogo gosudarstvennogo universiteta. Texnicheskie nauki. – 2024. – № 7. – pp. 98–103.
11. Pantyukhina, E.V. Dinamika processa passivnogo orientirovaniya detalej v mexanicheskom zubchatom bunkernom zagruzochnom ustrojstve / E.V. Pantyukhina, V.V. Preis, A.V. Xachaturyan // Izvestiya Tulsckogo gosudarstvennogo universiteta. Texnicheskie nauki. – 2019. – № 3. – pp. 394–401.
12. Pantyukhina, E.V. Obespechenie nadezhnogo orientirovaniya asimmetrichnykh detalej formy tel vrashheniya v diskovykh bunkernyx zagruzochno-orientiruyushhix ustrojstvax / E.V. Pantyukhina, S.A. Vasin, O.V. Pantyuxin // Vestnik Magnitogorskogo gosudarstvennogo texnicheskogo universiteta im. G.I. Nosova. – 2024. – T. 22. – № 1. – pp. 132–142.
13. Pantyukhina, E.V. Passive orientation of the parts in the mechanical disk hopper feeding device with an annular orientator and radial grooves / E.V. Pantyukhina, V.V. Preis, O.V. Pantyukhin // IOP Conf. Series: Journal of Physics: Conference Series 1791 (2021) 012105.
14. Pat. RU 220505 U1 Rossijskaya Federaciya. MPK B23Q 7/02. Bunkernoe zagruzochnoe ustrojstvo dlya cilindricheskix zagotovok s cilindricheskoy formoj odnogo iz torczov i konicheskoy formoj drugogo / V.V. Preis, E.V. Pantyukhina, I.V. Puzikov – № 2023108055; zayavl. 30.03.2023; opubl. 18.09.2023. – Byul. № 26.
15. Puzikov, I.V. Etapy proektirovaniya diskovogo bunkernogo zagruzochnogo ustrojstva s radialnymi karmanami, kopirom i reguliruемым kolcevym orientatorom dlya mnogokomponentnykh asimmetrichnykh izdelij tel vrashheniya / I.V. Puzikov, E.V. Pantyukhina, S.A. Vasin [i dr.] // Vestnik Rostovskogo gosudarstvennogo universiteta putej soobshheniya. – 2025. – № 3(99). – pp. 222–230.

Alexander Bakhno, Candidate of Technical Sciences, First Deputy General Director. E-mail: Bahno.al@tulatoz.ru

Ivan Puzikov, Graduate Student. E-mail: zalesniyr@gmail.com

Elena Pantyukhina, Doctor of Technical, Associate Professor, Professor of the Department of Industrial Automation and Robotics. E-mail: e.v.pant@mail.ru

Sergey Vasin, Doctor of Technical, Professor, Professor-Consultant of the Department of Engineering Technology.

E-mail: vasin_sa53@mail.ru