



ДЕРЖПАТЕНТ

УКРАЇНА

(19) (UA)

(11) 23365 А

(51) 6 F16D1/06

ПАТЕНТ
на винахід

зареєстровано відповідно
до Постанови Верховної Ради України
від 23 грудня 1993 року № 3769-XII



Голова Держпатенту України

В. Петров

(21) 95010099	(31) -	(46) 31.08.98. Бюл. № 4
(22) 05.01.95	(32) -	(62) -
(24) 31.08.98	(33) -	(86) -

(72) Бондарев Сергій Григорович, Захаров Микола Володимирович

(73) Сумський державний університет

(54) ШЛІЦЬОВЕ З'ЄДНАННЯ І СПОСІБ ЙОГО СКЛАДАННЯ



УКРАЇНА

(19) UA (11) 23365

(13)

A

(51) 6 F 16 D 1/06

ДЕРЖАВНЕ
ПАТЕНТНЕ
ВІДОМСТВО

ОПИС ДО ПАТЕНТУ

НА ВИНАХІД

без проведення експертизи по суті

на підставі Постанови Верховної Ради України
№ 3769-XII від 23.XII. 1993 р.Публікується
в редакції заявника

(54) ЩІЛЬЦОВЕ З'ЄДНАННЯ І СПОСІБ ЙОГО СКЛАДАННЯ

1

- (21) 95040099
 (22) 05.01.95
 (24) 31.08.98
 (46) 31.08.98. Бюл. № 4

(72) Бондарев Сергій Григорович, Захаров
Микола Володимирович

(73) Сумський державний університет
 (57) 1. Щільцеве соединение, содержащее щільцевой вал с цилиндрическим участком, диаметр которого равен внутреннему диаметру щільцевой поверхности вала и присоединяемую деталь с внутренней щільцевой поверхностью, отличающееся тем, что щільцевой вал и присоединяемую деталь выполнены со скосами по торцам под углом большим угла трения, при этом углы скосов щільцевого вала и присоединяемой детали равны между собой, а участок щільцевого вала перед цилиндрическим участком выполнен ко-

2

2. Способ сборки щільцевого соединения, заключающийся в базировании щільцевого вала и присоединяемой детали с внутренней щільцевой поверхностью, осевом перемещении присоединяемой детали и центрированием ее на щільцевом валу внутренним диаметром щільцев по цилиндрическому участку вала, и повороте сопрягаемых деталей вокруг оси для совмещения щільцев со щільцевыми впадинами, отличаясь тем, что присоединяемую деталь перед центрированием ориентируют по конусному участку, выполненному на щільцевом валу, внутренним диаметром щільцев, затем вводят в соприкосновение торцы щільц присоединяемой детали, перемещающейся в осевом направлении с торцами щільц вала, выполненным со скосами под углом большим угла трения, а поворот сопрягаемых деталей осуществляют приложением усилий, возникающих при воздействии скосов друг на друга.

Изобретение относится к машиностроению и может быть использовано, в частности при автоматической сборке щільцевых соединений, например, в коробках передач, станков, автомобилях и другой технике.

В качестве прототипа выбрано щільцевое соединение, содержащее щільцевой вал с цилиндрическим участком, диаметр которого равен внутреннему диаметру щільцевой поверхности вала и присоединяемую

деталь с внутренней щільцевой поверхностью [Заявка ФРГ № 4019119, кл. F 16 D 1/06, 1992].

Наличие цилиндрического участка на щільцевом валу обеспечивает высокую степень точности центрирования присоединяемой детали относительно оси симметрии щільцевого вала.

Недостатком данной конструкции является то, что для сборки этого соединения

(19) UA (11) 23365 (13) A

необходим механизм синхронизации, поскольку торцы шлицев выполнены в плоскости находящейся под прямым углом к продольной оси и вероятность того, что шлицы одной детали могут не совпасть со шлицевыми впадинами другой весьма высока. Несовпадение их приведет к упору шлицев плоскими торцами и сборка ввиду заклинивания последних станет невозможной.

В качестве прототипа выбран способ сборки шлицевого соединения, заключающийся в базировании шлицевого вала и присоединяемой детали с внутренней шлицевой поверхностью, осевом перемещении и центрировании присоединяемой детали на шлицевом валу внутренним диаметром шлицев по цилиндрическому участку вала, и повороте сопрягаемых деталей вокруг оси для совмещения шлицев со шлицевыми впадинами [Заявка ФРГ № 4019119, кл. F 16 D 1/06, 1992].

Такой способ сборки шлицевого соединения обеспечивает повышенную точность центрирования присоединяемой детали относительно оси вращения шлицевого вала.

Однако, обеспечив необходимую соосность, возникает необходимость принудительного поворота для совмещения шлицев со шлицевыми впадинами сопрягаемых деталей, поскольку торцы шлицев выполнены в плоскости находящейся под прямым углом к продольной оси, что приведет к упору шлицев плоскими торцами и сборка ввиду заклинивания станет невозможной. Сборочные системы, обеспечивающие сборку шлицевых соединений традиционным способом сложны, громоздки и дороги, что увеличивает трудоемкость и понижает безотказность сборочных операций.

В основу изобретения поставлена задача создания шлицевого соединения и способа его сборки, в котором новое выполнение элементов шлицевых поверхностей присоединяемой детали и шлицевого вала и операций при сборке позволило бы обеспечить необходимый поворот одной из деталей вокруг оси симметрии при взаимодействии сопрягаемых поверхностей, за счет возникающих при этом усилий, для совмещения шлиц и шлицевых впадин, что предотвратит заклинивание при совмещении и за счет этого повысится безотказность сборки в автоматическом режиме за один прием и снизится трудоемкость процесса.

Поставленная задача решается тем, что в шлицевом соединении содержащем шлицевой вал с цилиндрическим участком, диаметр которого равен внутреннему диаметру шлицевой поверхности вала и присоединяемую деталь с внутренней шлицевой поверх-

ностью, согласно изобретению, шлицы вала и присоединяемой детали выполнены со скосами по торцам под углом большим угла трения, при этом углы скосов шлиц вала и присоединяемой детали равны между собой, а участок шлицевого вала перед цилиндрическим участком выполнен конусным.

Поставленная задача решается также тем, что в способе сборки шлицевого соединения заключающемся в базировании шлицевого вала и присоединяемой детали с внутренней шлицевой поверхностью, осевом перемещении присоединяемой детали и центрировании ее на шлицевом валу внутренним диаметром шлицев по цилиндрическому участку вала и повороте сопрягаемых деталей вокруг оси для совмещения шлицев со шлицевыми впадинами, согласно изобретению присоединяемую деталь ориентируют по конусному участку, выполненному на шлицевом валу, внутренним диаметром шлицев, затем вводят в соприкосновение торцы шлиц присоединяемой детали, перемещающейся в осевом направлении, с торцами шлиц вала, выполненным со скосами под углом большим угла трения, а поворот сопрягаемых деталей осуществляют приложением усилий, возникающих при воздействии скосов друг на друга.

Выполнение шлицевого соединения и способа его сборки с использованием предложенной совокупности признаков создает условия самоустановки двух деталей в шлицевое сопряжение, что предотвращает заклинивание, повышает безотказность сборки и снижает трудоемкость процесса.

Выполнение шлицев со скосами по торцам под углом, большим угла трения, обеспечит беспрепятственное скольжение торцев друг по другу, создавая тем самым крутящий момент, а возникающие при этом усилия, смещающие сопрягаемые детали в осевом и радиальном направлении, повернут их на определенный угол достаточный для реализации совмещения шлицев и шлицевых впадин.

При углах скосов меньших или равных углу трения торцы шлицев вала и присоединяемой детали не будут скользить друг по другу ввиду большого трения между ними, тогда крутящий момент не возникнет и детали не повернутся на нужный угол – произойдет самоторможение и детали заклинит. Скосы торцев шлицев присоединяемой детали и вала выполняют под одинаковым углом поскольку будет лучшее относительное скольжение по плоскостям, а выполнение участка вала конусным создает возможность скольжения присоединяемой детали по образующей конуса, что устраняет

возможные перекосы присоединяемой детали, обеспечивая необходимую соосность на цилиндрическом участке шлицевого вала.

Ориентирование по конусному участку за счет устранения возможных перекосов присоединяемой детали обеспечивает достаточную соосность на цилиндрическом участке вала, необходимую для сопряжения деталей. При соприкосновении скосов торцов шлиц присоединяемой детали, перемещающейся в осевом направлении со скосами торцов шлицевого вала происходит их воздействие друг на друга, и поскольку скосы выполнены под углом большим угла трения, то торцы будут скользить друг относительно друга с силой F , приложенной на расстоянии от центра шлицев до оси симметрии на расстоянии L . В результате создается крутящий момент $M_{kr} = F \cdot L$, и возникающие при этом усилия обеспечивают необходимый поворот для совмещения шлицев и впадин шлицевого соединения.

В итоге предотвращается заклинивание шлицевого соединения, что повышает безотказность сборки и снижает трудоемкость процесса.

На фиг. 1 показана схема сборки шлицевого соединения, продольный разрез; на фиг. 2 – присоединяемая деталь, продольный разрез; на фиг. 3 – шлицевой вал, продольный разрез; на фиг. 4 – шлицевой вал и присоединяемая деталь в аксонометрии.

Шлицевое соединение содержит шлицевой вал 1 и присоединяемую деталь, например, шестерню 2 с внутренней шлицевой поверхностью. На валу перед шлицами 3 выполнен цилиндрический участок 4 диаметр d_1 , которого равен внутреннему диаметру d_2 шлицевой поверхности вала, а конусный участок вала 5 перед цилиндрическим участком 4 выполнен конусным с углом образующей β . Шлицы вала 1 и присоединяемой детали 2 выполнены со скосами по торцам 6 и 7 под углом $\varphi_1 = \varphi_2$, большим угла трения.

При сборке шлицевой вал 1 сбазирован, например, в центрах 8, на одном из центров на его цилиндрической поверхности 9 сбазирована присоединяемая деталь 2 и толкатель 10 для осевого перемещения присоединяемой детали; кроме того, производить сборку возможно путем свободного падения присоединяемой детали на вертикально установленный вал, под действием своего веса.

Способ сборки шлицевого соединения осуществляется следующим образом. Присоединяемую деталь 2 с внутренней шлице-

вой поверхностью базируют на цилиндрической поверхности 9 одного из центров 8 и посредством толкателя 10 перемещают в сторону шлицевого вала 1, сбазированного в центрах 8. Перемещая, присоединительную деталь 2 ориентируют внутренним диаметром шлицевой поверхности по конусному участку 5 шлицевого вала, где происходит предварительное базирование ее на валу и устраняются малейшие перекосы и несоосность относительно шлицевого вала; после чего присоединяемую деталь 2 центрируют на цилиндрическом участке 4, где она лишается четырех степеней свободы и окончательно базируется относительно шлицевого вала 1. Поскольку диаметр цилиндрического участка 4 вала равен внутреннему диаметру шлицевой поверхности вала, присоединяемая деталь 2 частично входит в сопряжение и это происходит до тех пор пока шлицы присоединяемой детали 2 и шлицевого вала 1 не войдут в соприкосновение друг с другом скосами 6 и 7. Так как углы скосов по торцам шлиц $\varphi_1 = \varphi_2$ выполнены больше угла трения, т.е. больше $6-7^\circ$, то торцы будут скользить друг по другу, создавая крутящий момент, и возникающие при этом усилия, смещающие сопрягаемые детали в осевом и радиальном направлении, повернут их на угол достаточный для совмещения шлицев и впадин шлицевого соединения.

Таким образом, в результате использования изобретения предотвращается заклинивание шлицевого соединения при сборке, что повышает безотказность сборки и снижает трудоемкость процесса.

Пример. Производили сборку шлицевого соединения со следующими конструктивными параметрами:

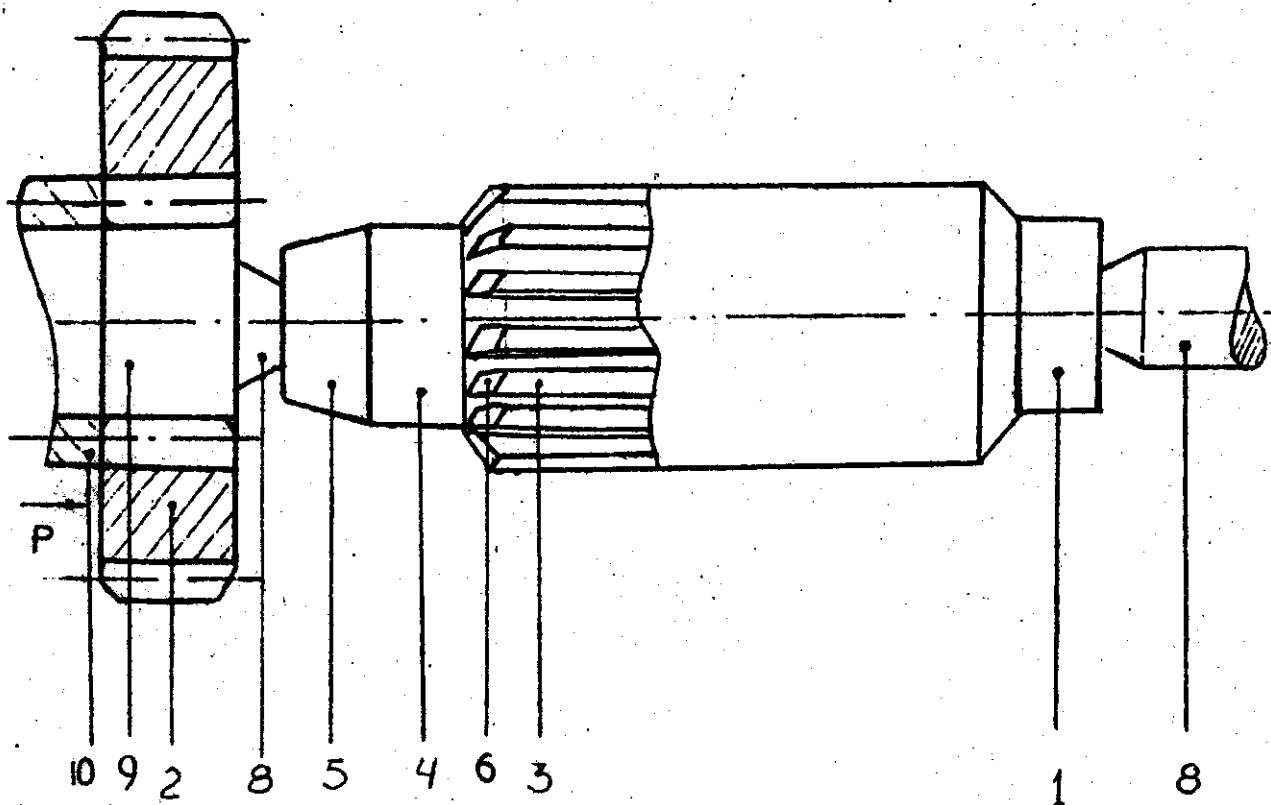
Шлицевой вал – длина 350 мм, легкой серии; количество шлицев 8; наружный диаметр шлицевого вала 58 мм; внутренний диаметр шлицевого вала 52 мм; диаметр цилиндрического участка вала 52 мм; длина цилиндрического участка вала 45 мм; конусный участок вала с углом образующей $\beta = 20^\circ$ и длиной 30 мм.

Присоединяемая деталь – наружный диаметр 58 мм; количество шлицев 8; внутренний диаметр шлицевой поверхности 52 мм, высота (ширина) 50 мм.

Шлицы по ГОСТ 1139-58; присоединяемую деталь перемещают в сторону шлицевого вала посредством трубчатого толкателя с пневмоприводом, с усилием 50 кгс; каждый

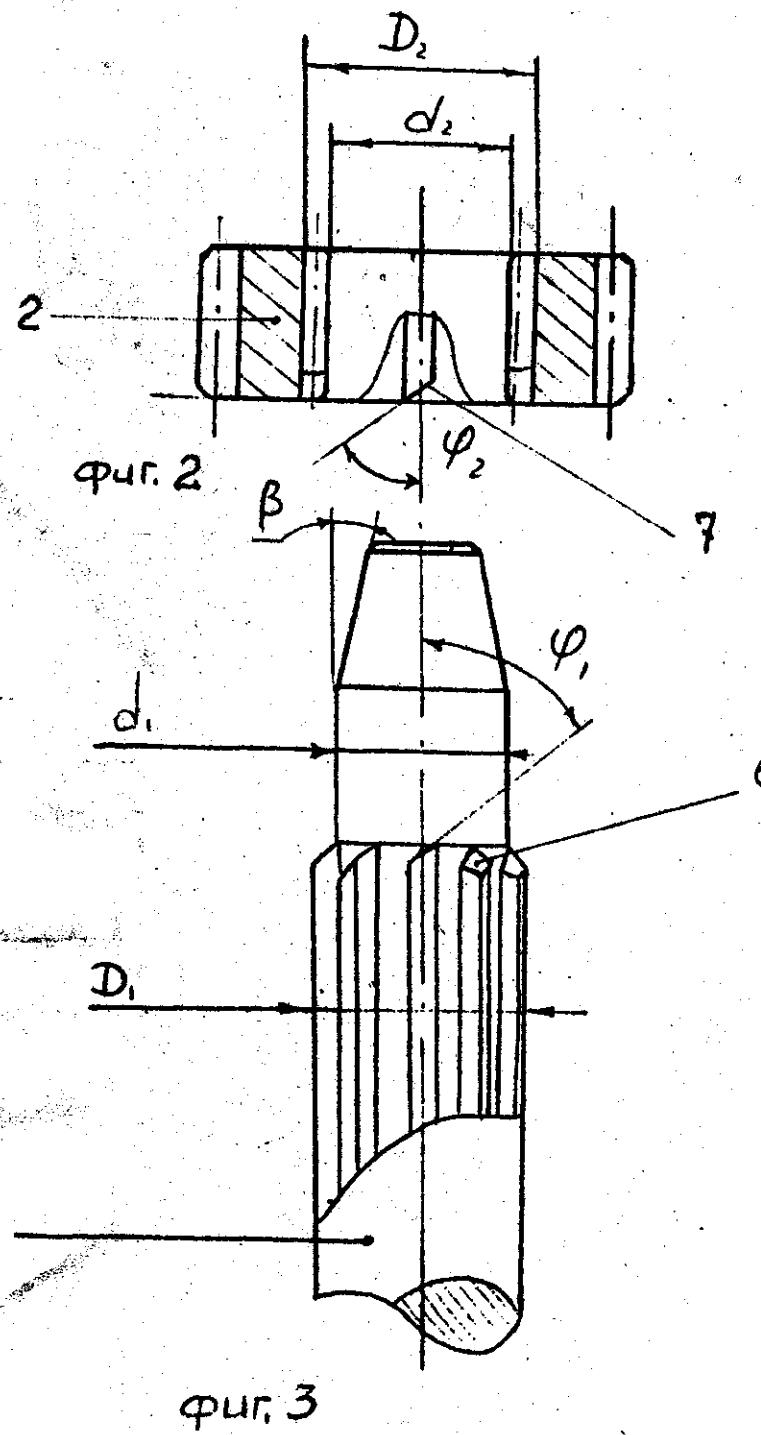
шилиц присоединяемой детали и шлицевого вала выполнен со скосом по торцу под углом $\varphi_1 = \varphi_2 = 10^\circ$.

Значение этих параметров обеспечивает безотказность сборки шлицевого соединения предложенным способом.

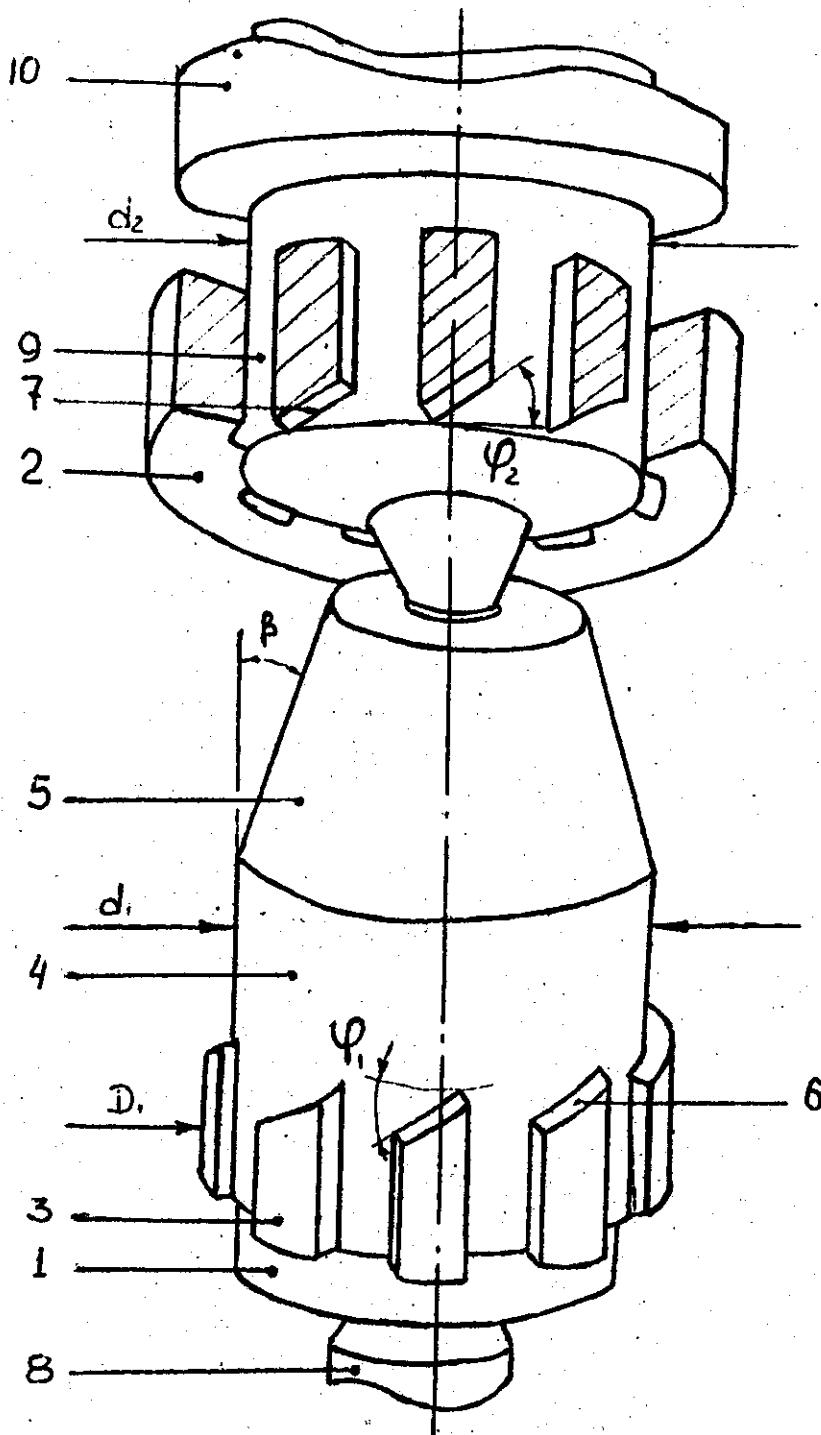


Фиг. 1

23365



23365



ФІГ. 4

Упорядник

Техред М.Келемеш

Коректор М.Самборська

Замовлення 4537

Тираж

Підписне

Державне патентне відомство України,
254655, ГСП, Київ-53, Львівська пл., 8

ПАТЕНТ УКРАЇНИ

№ 23365A

«31» 08 1998 р.

/21/ 95010099

/54/ /57/

Дата прийняття

рішення

, 23 03 1998 р.

1. Шлицевое соединение, содержащее шлицевой вал с цилиндрическим участком, диаметр которого равен внутреннему диаметру шлицевой поверхности вала и присоединяемую деталь с внутренней шлицевой поверхностью, отличающееся тем, что шлицы вала и присоединяемой детали выполнены со скосами по торцам под углом большим угла трения, при этом углы скосов шлиц вала и присоединяемой детали равны между собой, а участок шлицевого вала перед цилиндрическим участком выполнен конусным.

2. Способ сборки шлицевого соединения, заключающийся в базировании шлицевого вала и присоединяемой детали с внутренней шлицевой поверхностью, осевом перемещении присоединяемой детали и центрировании ее на шлицевом валу внутренним диаметром шлицев по цилиндрическому участку вала, и повороте сопрягаемых деталей вокруг оси для совмещения шлицев со шлицевыми впадинами, отличающийся тем, что присоединяемую деталь перед центрированием ориентируют по конусному участку, выполненному на шлицевом валу, внутренним диаметром шлицев, затем вводят в соприкосновение торцы шлиц присоединяемой детали, перемещающейся в осевом направлении с торцами шлиц вала, выполненными со скосами под углом большим угла трения, а поворот сопрягаемых деталей осуществляют приложением усилий, возникающих при воздействии скосов друг на друга.