

300192

(由本局填寫)

承辦人代碼：
大 類：
I P C 分類：

A6
B6

本案已向：

日 本 國 (地 區) 申 請 專 利 , 申 請 日 期 : 案 號 : , ☐ 有 ☐ 無 主 張 優 先 權

1995 年 10 月 30 日 7 - 303376

有 關 微 生 物 已 寄 存 於 : , 寄 存 日 期 : , 寄 存 號 碼 :

(請先閱讀背面之注意事項再填寫本頁各欄)

裝

訂

線

經濟部中央標準局員工消費合作社印製

本紙張尺度適用中國國家標準 (CNS) A4規格 (210×297公釐)

五、發明說明(3)

發明背景

發明領域

本發明係關於一種衝壓機，其中移動桿件，如一滑動件及一動態錘件(dynamic weight)係藉由一曲軸之旋轉運動而往覆運作。

先存技術之說明

眾所習知之衝壓機中，一滑動件之位移速度係於下死點附近降低。這些習知之衝壓機，例如一種衝壓機(如見於日本專利申請案公開第63-10099號)，其中係藉由一運動轉換機構，如一鏈合機構使一曲軸之均一旋轉運動換成一非均一往覆運動並使該非均一往覆運動傳送至一滑動件，而一種衝壓機(如見於日本專利申請案公開第6-114599號)，其中係藉由一運動轉換機構，如一旋轉移轉機構使一飛輪之均一旋轉運動轉換成一非均一旋轉運動並使該非均一旋轉運動傳送至一曲軸。

然而，於此種傳統式衝壓機之類型中，該運動轉換機構需要很多零件，因此導致結構複雜化之問題並增加成本。

發明之概述

本發明之一目的係減少於運動轉換機構中所需零件之數量。

於具有至少一個藉由一機架支撐之曲軸的旋轉運動而往覆運作之移動桿件的一種衝壓機中，本發明之特徵在於：其包含一可旋轉地架設於曲軸的偏心部份上之第一連接

(請先閱讀背面之注意事項再填寫本頁)

裝

訂

五、發明說明(4)

構件及一用以連接第一連接構件至移動桿件之第二連接構件，該第二連接構件包含有一個或一個以上各設有一主軸部份及一偏心軸部份之偏心軸而該偏心軸部份各具有一於曲軸的軸向延伸之軸，各個偏心軸於其主軸部份可旋轉地連接於移動桿件，且復於其偏心軸部份可旋轉地連接於第一連接構件。

當曲軸旋轉時，該第一連接構件執行一與該曲軸的偏心部份之偏心量及每個偏心軸的偏心部份之偏心量兩者成比例之偏心運動，而該第二連接構件係於與曲軸及偏心軸的偏心量成比例之移動桿件的往覆方向往覆運作，藉此使移動桿件，如一滑動件或一動態錘件(dynamic weight)，往覆運作。該移動桿件的往覆移動範圍視曲軸的偏心量而定，且在下死點附近滑動的位移速度之改變量係與相對於偏心軸的主軸部份該偏心軸之偏心量及相對於曲軸的主要部份該偏心部份之偏心量兩者相關連。

依據本發明，因為係藉由第一連接構件及第二連接構件之偏心軸使該曲軸之旋轉運動轉換成一往覆運動並使該往覆運動傳送至移動桿件，故運動轉換機構所需零件之數量少，並因此使得結構簡化且使成本降低。

移動桿件最好包含有相對於曲軸之旋轉軸互相設置於相對端之一滑動件及一動態錘件(dynamic weight)，該曲軸具有互相於相反方向偏心之第一及第二偏心部份；該第一連接構件設有一可旋轉地連接於曲軸的第一偏心部份之第一連接器及一可旋轉地連接於曲軸的第二偏心部份之第

(請先閱讀背面之注意事項再填寫本頁)

裝

訂

訂

五、發明說明(5)

二連接器；該第一連接器係經由至少一偏心軸連接於滑動件，而該第二連接器係經由至少另一偏心軸連接於動態錘件。依據此構造，由在第一連接構件及滑動件間之運動所引起之振動係藉由在第二連接構件及動態錘件間之運動所引起之振動所抵補。

於一較佳實施例中，將第一連接構件及移動桿件於兩個間距位置經由偏心軸交互連接；每個偏心軸的偏心軸部份之直徑係較大於該同軸的主軸部份之直徑；相對於該偏心軸的主軸部份該偏心軸部份之偏心量係較大於相對於該曲軸的主要部份該偏心部份之偏心量。再者，其包含有用以限定該主軸部份的軸之移動方向於該移動桿件的往覆方向之限定構件。

衝壓機最好包含有一用以限定該主軸部份的軸之移動方向於該移動桿件的往覆方向之限定構件，藉此使該主軸部份之移動方向確實地限定於該移動本體的往覆方向，並因此使該運動轉換機構之操作變得穩定。

衝壓機最好更包含有一副軸，該副軸係由一機架可旋轉地支撐，俾可與曲軸平行延伸並與曲軸同時旋轉；該副軸具有一與曲軸的偏心部份相對應之副偏心部份；且該第一連接構件係以該副偏心部份可旋轉地支撐。依據此構造，其可防止如因對於曲軸與第一連接構件之偏心運動的偏心軸之軸向弧形位移所引起之該第一連接構件之此種位移，並因此使該運動轉換機構之操作變得更穩定。

熟習該項技術者經由閱讀及知悉下列較佳實施例及修

(請先閱讀背面之注意事項再填寫本頁)

裝

訂

五、發明說明(6)

正實施例之詳細說明後，對於本發明之另外優點將臻於明瞭。

圖式簡單說明

為了繪示本發明之較佳實施例及其修正，將連同特定圖式說明本發明，而並未僅限定相同之目的，且其中：

第1圖為顯示本發明之一實施例的衝壓機之前視圖；

第2圖為沿第1圖之線2-2所取之側視圖；

第3圖為沿第1圖之線3-3所取之側視圖；

第4圖為沿第3圖之線4-4所取之側視圖；

第5圖為顯示一曲軸及第一和第二偏心軸之實施例之圖解，其中(A)，(B)，(C)分別為該曲軸，第一偏心軸及第二軸心軸之前視圖；

第6圖為說明一運動轉換機構的操作之圖解；

第7圖為說明一依循第6圖之操作而操作之運動轉換機構的操作之圖解；及

第8圖為類似於第4圖之斷面圖，其顯示依據本發明另一實施例之衝壓機。

元件符號說明

10 衝壓機

12 下機架

14 上機架

16 曲軸

16a 主要部份

16b 第一偏心部份

(請先閱讀背面之注意事項再填寫本頁)

裝

訂

訂

五、發明說明(7)

16c 第二偏心部份

18 滑動件

20 動態錘件

22 多個軸承

24 飛輪

26 離合機構

28 多個軸承

30 滑動導件

32 連桿部份

34 錘導件

36 連接器

38 連接器

40 第一偏心軸

40a 主軸部份

40b 偏心軸部份

42 第二偏心軸

44 第一滑塊

46 第二滑塊

48 滑塊導件

50a 軸

50b 軸

52a 軸

52b 軸

60 衝壓機

(請先閱讀背面之注意事項再填寫本頁)

裝

訂

訂

五、發明說明(8)

62 副軸

較佳實施例之說明

參照第1至第4圖，一種衝壓機10包含：一用以使其上之下壓模停止之下機架12，一安裝於下機架12上之機架14，一設置於上機架14中之曲軸16，一用以安裝其上壓模之滑動件18，及一動態錘件20。

如第3圖所示，曲軸16係經由多個軸承22由上機架14所支撐，俾使可繞於在水平方向延伸之軸旋轉，且其經由一離合機構26收納一飛輪24之均一旋轉運動。飛輪24係經由多個軸承28於曲軸16上可旋轉地支撐。離合機構26係安裝於曲軸16上。

如第3圖及5(A)圖所示，曲軸16具有由機架14可旋轉地支撐之一對主要部份16a，相對於主要部份16a的軸於同側移動之一對第一偏心部份16b，一相對於主要部份16a的軸於第一偏心部份16b相對側偏心之第二偏心部16c，一支撐飛輪24之第一支撐部16d，及一支撐離合機構26之第二支撐部16e。第二偏心部份16c係形成於該等第一偏心部份16b之間。相對於主要部份16a該第一偏心部份16b之偏心量及該第二偏心部份16c之偏心量分別為以距離表示之L11及L12。第一及第二支撐部份16d,16e之軸係與主要部份16a之軸相同。

滑動件18之主要部份係藉由一對相對之滑動導件30垂直地可移動地安裝於下機架12並係安裝於曲軸16之旋轉軸下方，且其係設有於機架12及14兩者上方垂直地延伸之一

(請先閱讀背面之注意事項再填寫本頁)

裝

訂

水

五、發明說明(9)

對連桿部份32。互相平行的兩個連桿部份32自滑動件18的主要部份之兩端向上延伸並係藉由使曲軸16的旋轉運動轉換成一垂直地往覆運動之運動轉換機構而垂直地往覆運作。

動態錘件20係經由相對於曲軸16的旋轉軸於滑動件18的相對側上之一對相對之錘導件34垂直地可移動地安裝於上機架14。動態錘件20藉由運動轉換機構亦與滑動件18同時垂直地往覆運作。

藉由滑動導件30使滑動件18之移動方向被垂直地限定於其主要部份，而藉由錘導件34使動態錘件20之移動方向被垂直地限定。同樣地，藉由一適當的限定構件亦可使滑動件18的連桿部份32之可移動方向被垂直地限定。

用以使一旋轉運動轉換成一往覆運動之運動轉換機構係設有：於曲軸16上可旋轉地架設之兩個第一軛，或兩個第一連接器36；於曲軸16上可旋轉地架設之一第二軛，或一第二連接器38；用以連接該連接器36於滑動件18的連桿部份32之一對第一偏心軸40；用以連接該連接器38於錘件20之一對第二偏心軸42；可旋轉地安裝於第一偏心軸40的端部之第一滑塊44；可旋轉地安裝於第二偏心軸42的端部之第二滑塊46，及安裝於上機架14以垂直地限定滑塊44及46的移方向之一對滑塊導件48。

各個第一連接器36係經由一軸承於其上部可旋轉地連接於曲軸16之第一偏心部份16b，而第二連接器38係經由一軸承於其下部可旋轉地連接於曲軸16之第二偏心部份

(請先閱讀背面之注意事項再填寫本頁)

裝

訂

線

五、發明說明(10)

16c。

如第5(B)圖所示，各個第一偏心軸40具有個主軸部份40a及一對偏心軸部份40b。兩個第一偏心軸40之位於中心的主軸部份40a係可旋轉地安裝於滑動件18的連桿部份32之上端，且兩個第一偏心軸40的偏心軸部份40b係可旋轉地安裝於該兩個第一連接器36之下端。

如第5(C)圖所示，各個第二偏心軸42具有一對主軸部份42a及一形成在該兩主軸部份42a間之偏心軸部份42b。該兩第二偏心軸42之主軸部份42a係可旋轉地安裝於第二連接器38之上端部，而該兩第二偏心軸42之偏心軸部份42b係可旋轉地安裝於錘件20之下端部。

偏心軸部份40b及42b之直徑分別較之主軸部份40a及42a之直徑為大。對應於主軸部份40a該偏心軸部份40b之偏心量L21較之對應於曲軸16的主要部份16a該第一偏心部份16b之偏心量L11為大，且對應於主軸部份42a該偏心軸部份42b之偏心量L22較之對應於主要部份16a該第二偏心部份16c之偏心量L12為大。

各個滑塊44係分別可旋轉地安裝於在第一偏心軸40的端部之主軸部份40a，而各個滑塊46係分別可旋轉地安裝於第二偏心軸42之主軸部份42a。滑塊44及46係裝置於滑塊導件48中俾使其僅可於垂直方向移動，以使偏心軸40及42的軸(偏心部份40a及40b的軸)之移動方向僅限定於垂直方向。

運動轉換機構包含：第一及第二連接器36，38以及第

(請先閱讀背面之注意事項再填寫本頁)

裝

訂

訂

五、發明說明(11)

一及第二偏心軸40, 42, 其係安裝於衝壓機10, 俾可當滑動件18位於上死點時可使錘件20位於下死點處, 並俾可當滑動件18位於下死點時可使錘件20位於上死點處。

於衝壓機10中, 在曲軸16一旋轉, 該連接器36的曲軸16側部即於該曲軸16的偏心部份16b周圍執行一偏心運動, 而在集中於偏心部40b的軸之一預定角度範圍內, 該連接器36的偏心軸40側部即執行一樞軸運動, 即旋轉運動。對於該連接器36的此種偏心運動, 該偏心軸40係繞於主軸部份40a可樞軸地移動。

然而, 藉由滑塊44及滑塊導件18使該偏心軸40的軸(該偏心部份40a的軸)之移動方向限定於垂直方向, 且偏心量L11較之偏心量L21為小, 並因此, 對於該連接器36之偏心運動, 藉由對應於L11及L21之不同值, 使該偏心軸40僅垂直地往覆運作, 藉此使該滑動件18垂直地往覆運作。該滑動件18的往覆移動之範圍係視偏心量L11而決定之。

參照第6及第7圖說明上述過程。於這些圖形中, 參考號碼50a及50b分別代表該曲軸16的主要部份16a及偏心部份16b之軸; 號碼52a及52b分別代表該偏心軸40的主軸部份40a及偏心軸部份40b之軸; 且該符號 θ 代表該曲軸16之旋轉角度。於兩圖形中係假設該曲軸16以逆時鐘方向旋轉。

當滑件係位於上死點時, 如第6(A)圖所示, 該曲軸16之旋轉角度 θ 為零, 且相對於主要部份16a該偏心部份16b之偏心量以及相對於主軸部份40a該偏心軸部40b之偏

(請先閱讀背面之注意事項再填寫本頁)

裝

訂

線

五、發明說明(12)

心量分別為L11及L21。

當曲軸16係以30度旋轉時，如第6(B)圖所示，該連接器36係繞於該曲軸16的偏心部份16b之軸50b以30度旋轉，致使該偏心軸40承受一於其主軸部份40a的軸52a周圍之旋轉力。然而，於衝壓機10中，由於該偏心部份40a的軸之移動方面係限定於垂直方向，使得該偏心軸40係以一與偏心量L11及L21成比例之角度繞於其偏心軸部份40b旋轉。

假使L11與L21相等，該偏心軸40僅以一預定角度繞於其偏心部份40b旋轉。然而，於衝壓機10中由於L11較L21小，該主軸部份40a係以該旋轉移動繞於軸52b向下移動，藉此以該對應距離使滑動件18向下移動。

如曲軸16進一步以 $\theta = 60$ 之旋轉角度向上旋轉時，如第6(C)圖所示，該連接器36係以該對應角度繞於軸50b旋轉，且該主軸部份40a係以該對應角度繞於軸52b旋轉，而該等移動方向係限定於垂直方向。因此，該主軸部份40a進一步以該旋轉移動繞於軸52b向下移動，且該滑動件18進一步以該對應距離向下移動。

其後，與上述相同方式，該偏心軸40及滑動件18係隨著該連接器36之旋轉移動而移動，且該主軸部份40a之旋轉移動係因曲軸16之旋轉所致。在該曲軸16之旋轉角度 θ 自 0° 至 180° 範圍內，該偏心軸40及滑動件18之移動方向係向下，而在旋轉角度 θ 自 180° 至 360° 範圍內，該移動方向係向上。第7(A)，7(B)及7(C)圖分別顯示該曲軸16，連接器36及偏心軸40於 90° ， 120° 及 150° 之曲轉旋轉角

五、發明說明(13)

度 θ 時之關係。

該偏心軸 40 及該滑動件 18 之往覆運作範圍係視該曲軸 16 之偏心量 L_{11} 而定，且於下死點該滑動件 18 的位移速度之改變量，係與相對於偏心軸 40 的主軸部份 40a 該偏心軸部份 40b 之偏心量 L_{21} 及相對於曲軸 16 的主要部 16a 該偏心部份 16b 之偏心量 L_{21} 兩者相關聯。

由於第二偏心軸 42 之移動方向亦限定於垂直方向，如第一偏心軸 40 及滑動件 18，該第二偏心軸 42 及該錘件 20 亦隨著連接器 38 之旋轉移動而移動，而該主軸部份 42a 之移動係因曲軸 16 之旋轉所致。

偏心量 L_{11} 及 L_{12} 愈大，則滑動件 18 及錘件 20 之往覆移動範圍愈廣。 L_{21} 與 L_{22} 相等與否是可選擇的。於相等，不相等之兩情況下，可選定 L_{11} ， L_{12} ， L_{21} 及 L_{22} 使得該 L_{11} 與 L_{12} 之比率相等於該 L_{21} 與 L_{22} 之比率。

偏心量 L_{11} 與 L_{21} 愈接近，則於下死點附近該滑動件 18 之位移速度愈低。同樣地，偏心量 L_{12} 與 L_{22} 愈接近，則於上死點附近該錘件 20 之位移速度愈低。

依據衝壓機 10，由於該運動轉換機構可由連接器 36，38，偏心軸 40，42，滑塊 44，46 及滑塊導件 48 所構成，故該運動轉換機構所需零件之數量少，使結構簡化，並使成本降低。

於衝壓機 10 中，該曲軸 16 之旋轉係轉換成於偏心部份 16b，16c 周圍該連接器 36，38 之旋轉運動及繞於該主軸部份 40a 及 42a 的軸該連接器 36，38 之樞軸運動；又，該連接

(請先閱讀背面之注意事項再填寫本頁)

裝

訂

裝

五、發明說明(14)

器 36 及 38 之運動，在該偏心軸 40，42 的一預定角度範圍內轉換成一繞於該偏心軸部份 40b，42b 之旋轉運動，且該偏心軸 40，42 之旋轉運動係轉換成該主軸部份 40a，42a 之一往覆移動。因此，該導件 18 及錘件 20 之往覆運動成為一非均一運動，其中於該導件 18 的下死點附近之位移速度較低。

於衝壓機 10 中，該偏心軸 40 及 42 之移動方向係藉由滑塊 44 及 46 直接地限定於該滑動件 18 及錘件 20 之移動方向。因此，該運動轉換機構，特別係該連接器 36，38 及該偏心軸 40，42，準確地操作，藉此而執行一準確之運動轉換操作。於該衝壓機 10 及傳統式衝壓機中，滑動件 18 及錘件 20 之移動方向係受限定，因此用以直接地限定偏心軸 40 及 42 的移動方向之方法得予省略。

直接地限定該偏心軸 40 及 42 的移動方向之方法並非總需以如於上述實施例之滑塊 44 及 46 之直接導引構件可採用其它方法。例如，可藉由垂直地限定該連桿部份 32 之移動方向以取代滑塊 44。

繪示於第 8 圖之衝壓機 60 復包含有一與曲軸 16 平行延伸之副軸 62，該衝壓機 60 係以上機架 14 經由與該曲軸 16 可同時旋轉之軸承（未圖示）所支撐。該副軸 62 為一對應於該曲軸 16 的第一偏心部份 16b 設有副偏心部份之曲軸。相對於該副軸 62 的主要部份該副偏心部份之偏心量與相對於該曲軸的主要部份 16a 該第一偏心部份 16b 之偏心量相等。第一連接器 36 係可旋轉地連接於該副軸 62 之副偏心部份。

（請先閱讀背面之注意事項再填寫本頁）

裝

訂

線

五、發明說明(15)

對於曲軸 16 之旋轉，該副軸 62 係與該曲軸 16 以相同狀態並同時旋轉。因此，該第一連接器 36 係藉該曲軸 16 及該副軸 62 之共同作用而旋轉，且該偏心部份 40 係在一預定角度範圍內繞於該偏心軸部份 40b 而旋轉，俾使該偏心軸 40 垂直地往覆運作並因此使該滑動件 18 於相同方向往覆運作。

依據衝壓機 60，對於第一連接器 36 之偏心運動而言，其可防止因一集中於曲軸 16 的該偏軸 40 的軸之弧形位移所引起之此種該連接器 36 之位移，藉此使運動轉換機構之操作變得更穩定。

於衝壓機 60 中，可採用一構造代替副偏心部份 40b，對應於曲軸 16 之第二偏心部份 16c—第二輔助偏心部份構成部份副軸 62，且該第二連接器 38 係可旋轉地連接於該第二副偏心部份。又，對應於曲軸 16 之第二偏心部份 16c 該副偏心部份 40b 及一第二副偏心部份得構成部份副軸 62，且第二連接器 38 得可旋轉地連接於第二副偏心部份。再者，對應於曲軸 16 之第二偏心部份 16c，得設有一具有第二副偏心部份之第二副軸，且第二連接器 38 得可旋轉地連接於第二副軸之第二副偏心部份。

本發明並不侷限於上述實施例，例如，亦得應用於未使用動態錘件 20 之衝壓機。本發明復可應用於一種衝壓機，其中該滑動件 18 及該錘件 20 中之其中之一係藉依據本發明之運動轉換機構往覆運作，且該滑動件 18 及該錘件 20 中之另一個係藉另一個運動轉換機構，如一鏈合機構等，往

(請先閱讀背面之注意事項再填寫本頁)

裝

訂

線

五、發明說明(16)

覆運作。

雖然本發明已經說明其較佳實施例，但顯然可知，熟習此技術者在閱讀及知悉本發明後，可做修飾及變更。即為在依據申請專利範圍或其等效範圍內所做之所有此種修飾及變更均包含於本發明。

(請先閱讀背面之注意事項再填寫本頁)

裝

訂

封

四、中文發明摘要(發明之名稱: 衝壓機)

一種衝壓機，包括：一可旋轉地架設於曲軸的一偏心部份上之第一連接構件，一用以連接第一連接構件至一移動桿件之第二連接構件，及一用以限定第二連接構件之移動方向於移動桿件之往覆方向之限定構件。第二連接構件包含有一個或一個以上各設有一主要軸部份及一偏心軸部份之偏心軸，而該偏心軸部份各具有一於曲軸的軸向延伸之軸，各個偏心軸於其主軸部份可旋轉地連接於移動桿件，且於其偏心軸部份亦可旋轉地連接於第一連接構件。

(請先閱讀背面之注意事項再填寫本頁各欄)

裝

訂

線

英文發明摘要(發明之名稱: PRESSING MACHING)

A pressing machine includes a first connection means rotatably carried on an eccentric portion of a crankshaft, a second connection means for connecting the first connection means to a moving member, and a restriction means for restricting the moving direction of the second connection means to a reciprocating direction of the moving member. The second connection means includes one or more eccentric shafts each provided with a main shaft portion and an eccentric shaft portion each of which has an axis extending in the axial direction of the crankshaft, each of the eccentric shafts being rotatably connected at the main shaft portion thereof to the moving member and also rotatably connected at the eccentric shaft portion thereof to the first connection means.

六、申請專利範圍

1. 一種衝壓機，其具有至少一個藉由一由機架支撐之曲軸的旋轉運動而往覆運作之移動桿件，包括：一可旋轉地架設於該曲軸的一偏心部份上之第一連接構件及一用以連接該第一連接構件至該移動桿件之第二連接構件，該第二連接構件包含有一個或一個以上各設有一主軸部份及一偏心軸部份之偏心軸而該偏心軸部份各具有一於該曲軸的軸向延伸之軸，各個該等偏心軸於其主軸部份可旋轉地連接於該移動桿件且復於其偏心軸部份可旋轉地連接於該等第一連接構件。
2. 如申請專利範圍第1項之衝壓機，其中該移動桿件包含有相對於該曲軸之旋轉軸互相設於相對端之一滑動件及一動態錘件，其中該曲軸具有互相於相反方向偏心之第一及第二偏心部份，且其中該第一連接構件設有一可旋轉地連接於該第一偏心部份之第一連接器及一可旋轉地連接於該第二偏心部份之第二連接器，該第一連接器經由至少一該偏心軸連接於該滑動件，且該第二連接器經由至少另一該偏心軸連接於該動態錘件。
3. 如申請專利範圍第1項之衝壓機，其中該等第一連接構件及該移動桿件於彼此於定距離間隔之兩位置經由該等偏心軸互相連接。
4. 如申請專利範圍第1項之衝壓機，其中每個偏心軸的偏心軸部份之直徑較大於偏心軸的主軸部份之直徑。
5. 如申請專利範圍第1項之衝壓機，其中相對於每個偏

六、申請專利範圍

心軸之主軸部份該偏心軸部份之偏心量較大於相對於曲軸之主要部份該曲軸的偏心部份之偏心量。

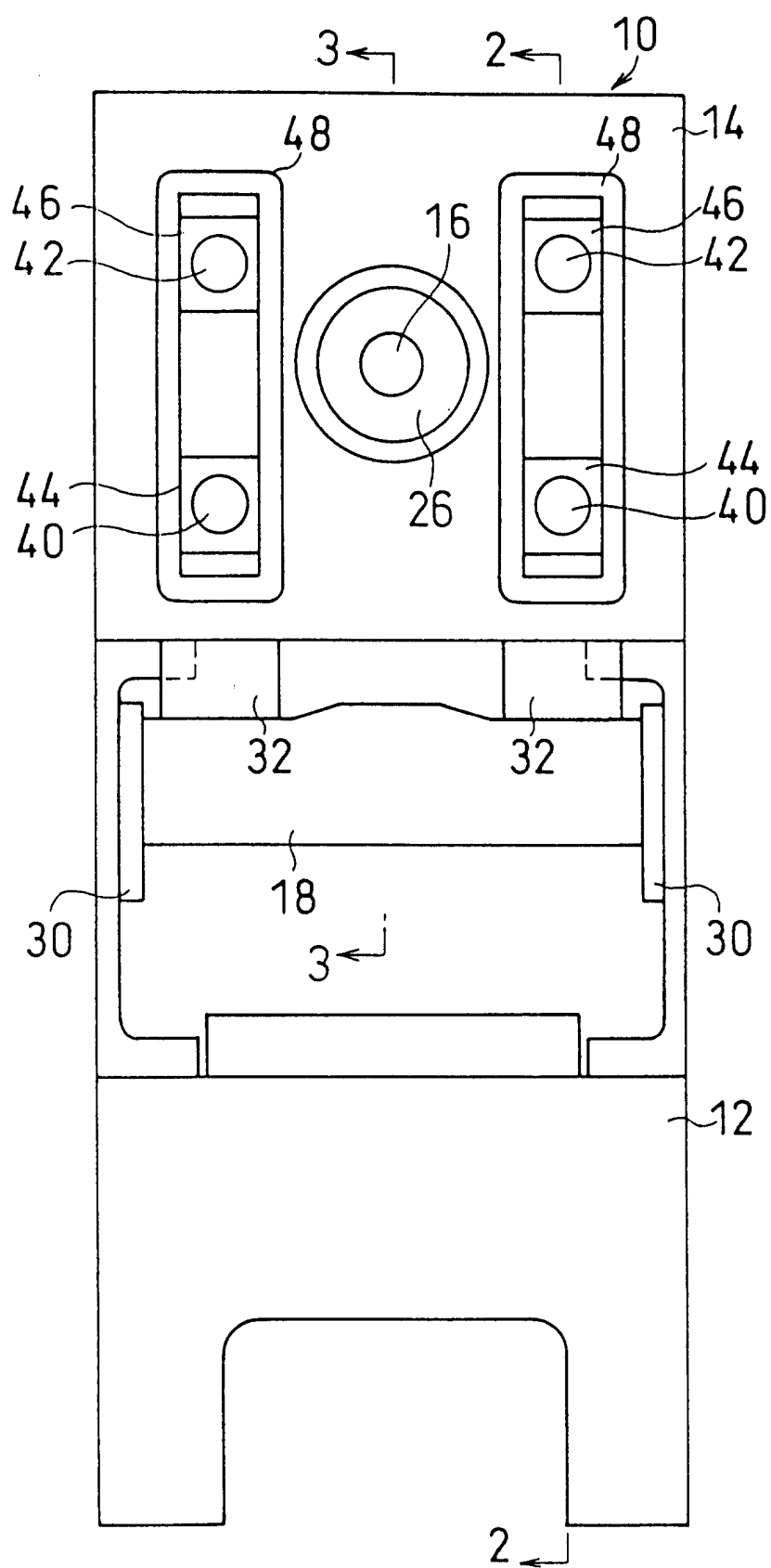
6. 如申請專利範圍第1項之衝壓機，復包含有一用以限定該主軸部份的軸之移動方向於該移動桿件的往覆方向之限定構件。
7. 如申請專利範圍第1項之衝壓機，復包含有一由一機架可旋轉地支撐俾可與該曲軸平行延伸並與曲軸同時旋轉之副軸，該副軸具有一與曲軸的偏心部份相對應之副偏心部份，該副偏心部份可旋轉地收納該等第一連接構件。

(請先閱讀背面之注意事項再填寫本頁)

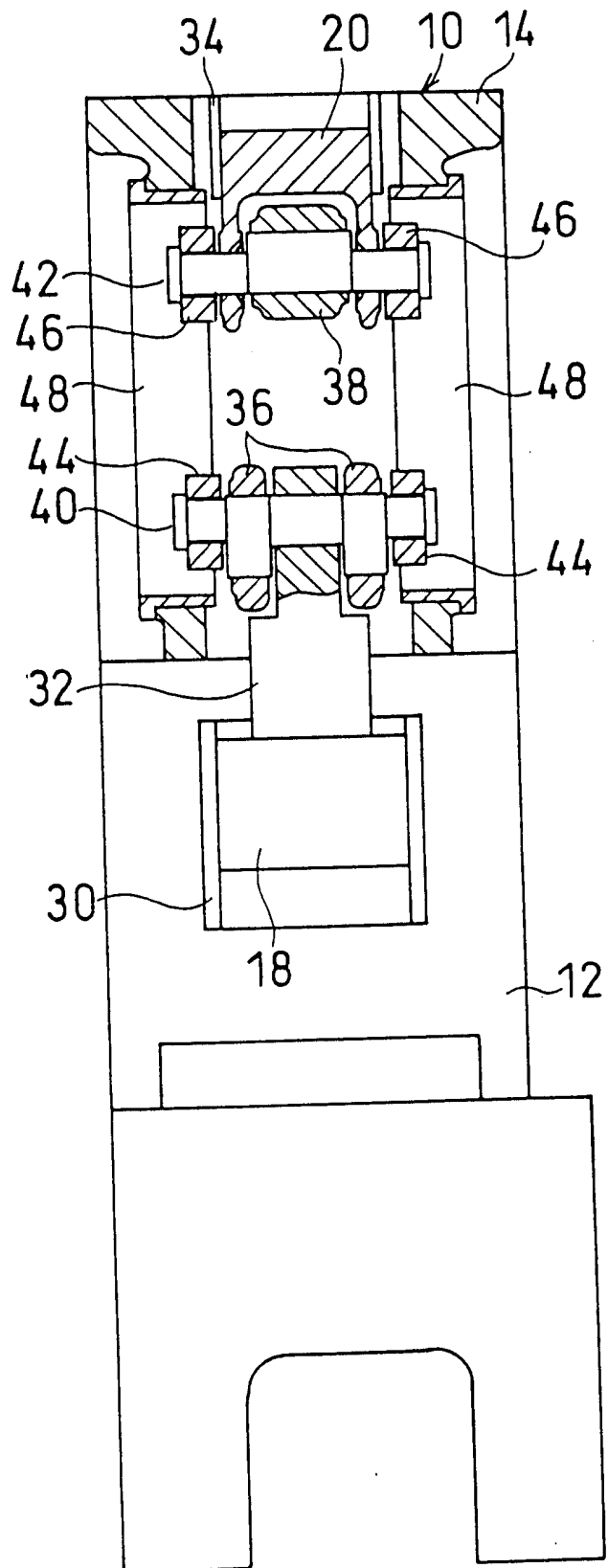
裝

訂

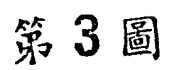
線

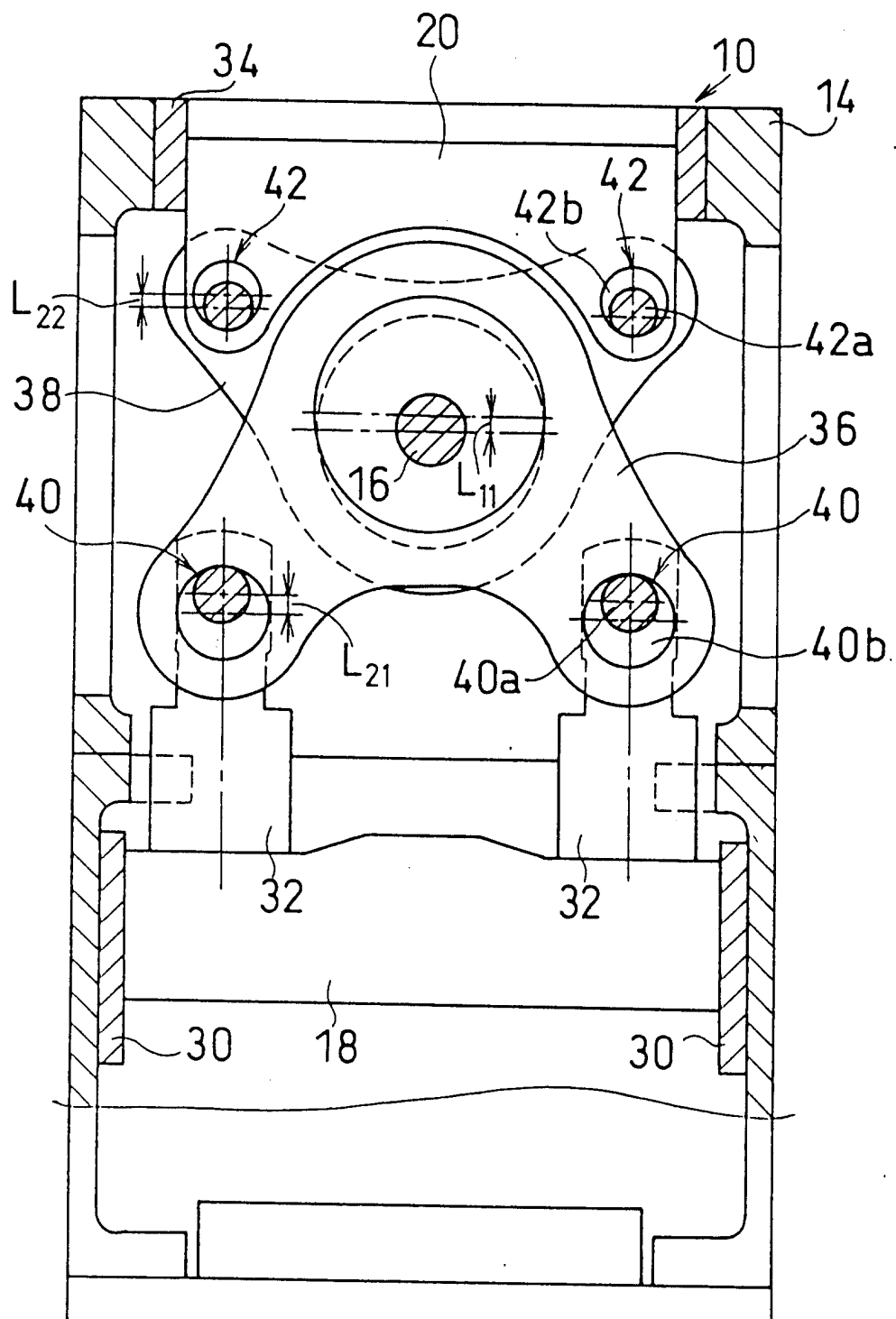


第 1 圖

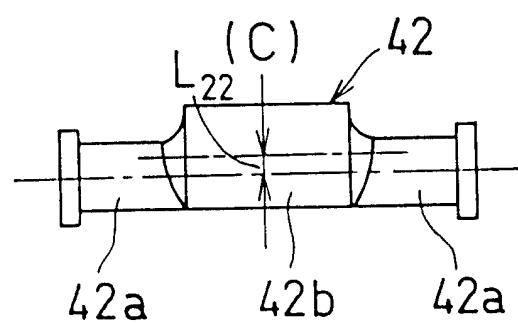
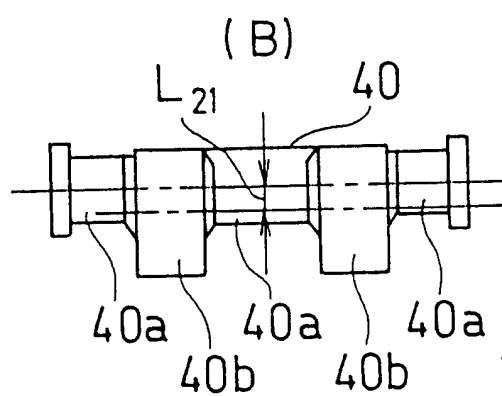
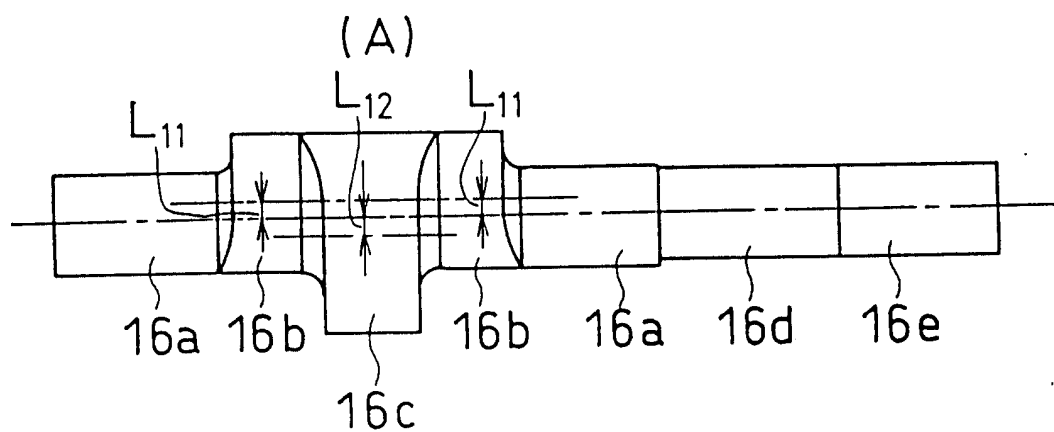


第 2 圖

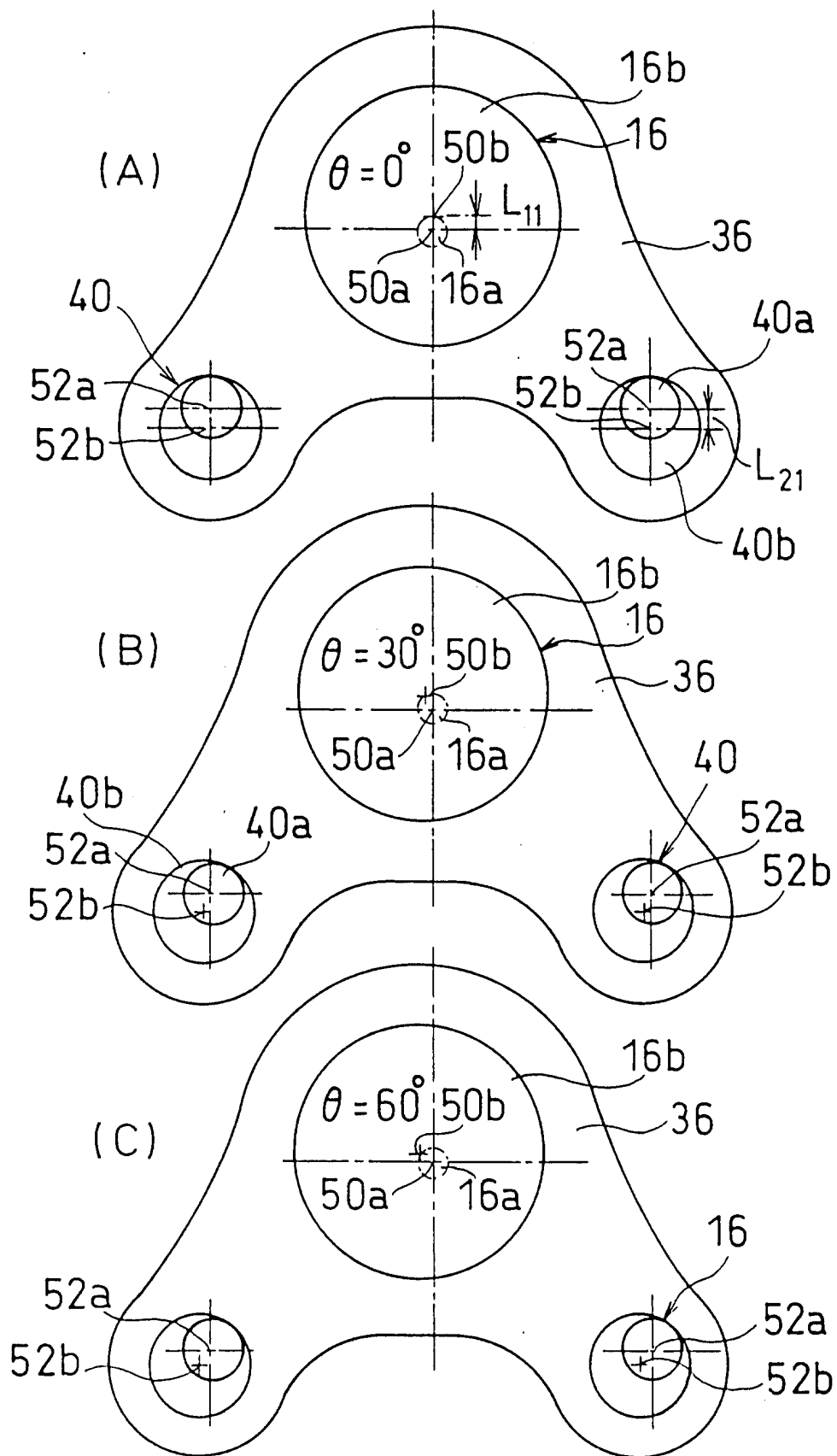




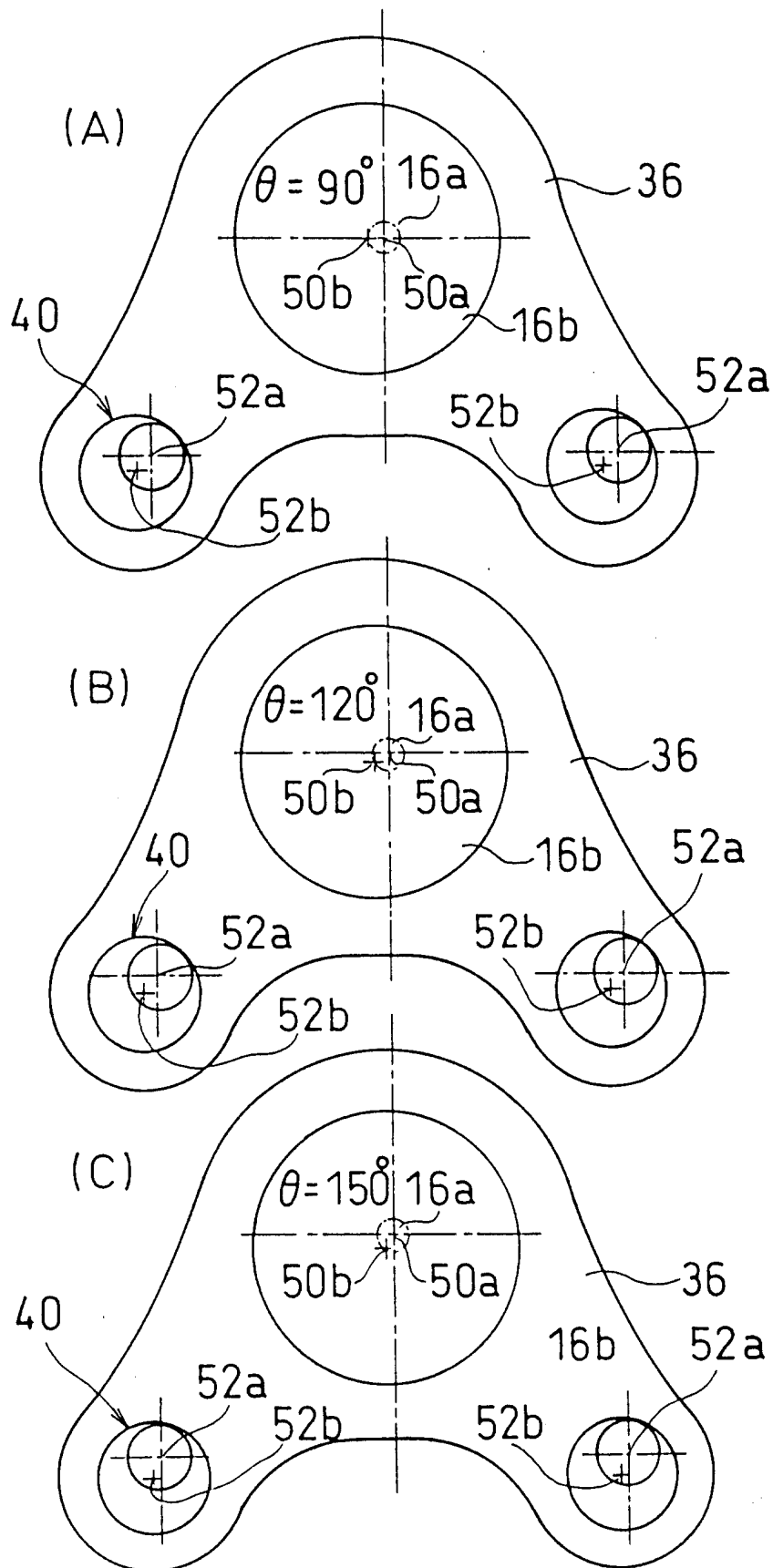
第 4 圖



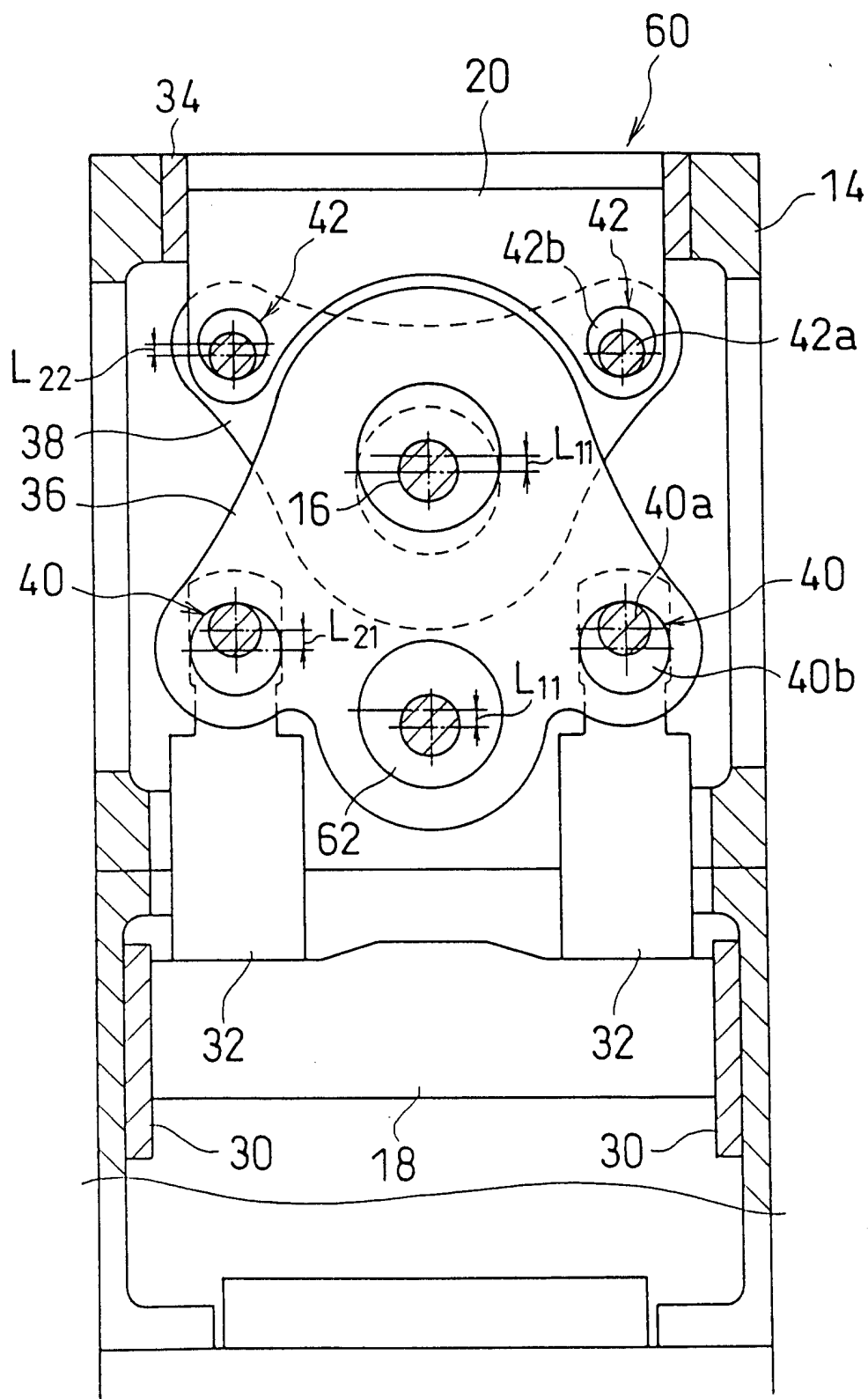
第 5 圖



第 6 圖



第 7 圖



第 8 圖

公告本

300192

附件一

申請日期	84.12.28
案 號	84114005
類 別	B3C B1/02

B-8 2

A4

C4

(以上各欄由本局填註)

300192

第84114005號

發明
新 型

專 利 說 明 書

修正本
(85年8月2日)

一、發明 新 型 名稱	中 文	衝壓機
	英 文	PRESSING MACHING
二、發明 創 作 人	姓 名	吉田晶洋
	國 籍	日本國
	住、居所	日本國岐阜縣岐阜市月丘町2-24
三、申請人	姓 名 (名稱)	日商・山田多比股份有限公司
	國 籍	日本國
	住、居所 (事務所)	日本國愛知縣尾西市玉野字下新田35番地
	代 表 人 姓 名	山田健雄

經濟部中央標準局員工消費合作社印製

裝

訂

線