

(19) 日本国特許庁(JP)

(12) 特 許 公 報(B2)

(11) 特許番号

特許第3718552号

(P3718552)

(45) 発行日 平成17年11月24日(2005.11.24)

(24) 登録日 平成17年9月9日(2005.9.9)

(51) Int.Cl.⁷

B60K 20/06

B62D 49/00

F I

B60K 20/06

B62D 49/00

F

請求項の数 3 (全 14 頁)

(21) 出願番号 特願平8-31057
 (22) 出願日 平成8年2月19日(1996.2.19)
 (65) 公開番号 特開平9-220945
 (43) 公開日 平成9年8月26日(1997.8.26)
 審査請求日 平成14年7月23日(2002.7.23)

(73) 特許権者 000006781
 ヤンマー株式会社
 大阪府大阪市北区茶屋町1番32号
 (74) 代理人 100080621
 弁理士 矢野 寿一郎
 (72) 発明者 綾部 広顕
 大阪府大阪市北区茶屋町1番32号 ヤン
 マーディーゼル株式会社内
 (72) 発明者 吉川 清英
 大阪府大阪市北区茶屋町1番32号 ヤン
 マーディーゼル株式会社内

審査官 鈴木 充

最終頁に続く

(54) 【発明の名称】 トラクタの変速機構

(57) 【特許請求の範囲】

【請求項1】

ミッションケースMの上方に防振ゴムHを介してキャビンCを搭載し、該キャビンCの内部に、キャビンCと一体化したステアリングコラム5により、変速レバー1の操作で上下動しかつ回動を行なう変速シャフト4を枢支し、前記ミッションケースMの内部に、変速摺動ギヤを摺動させる変速シフター係合部13・14を上下に配置し、前記変速シャフト4に連動したシフター回動アーム15が、該変速シフター係合部13・14のどちらかに係合し回動されて変速を行う構成において、

該変速シャフト4とステアリングコラム5との間にデテント機構を構成し、該デテント機構は、該変速シャフト4の円周上に周溝状に穿設されたデテント溝22と、該デテント溝22から上方へ分岐穿設された縦溝18とに、前記ステアリングコラム5の側のボール17が嵌入すべく構成し、

前記縦溝18は中立位置であり、該ボール17がデテント溝22に嵌入する位置と、縦溝18の他端部にボール17が至った位置が、シフター回動アーム15が変速シフター係合部13・14に係合する位置としたことを特徴とするトラクタの変速機構。

【請求項2】

請求項1記載のトラクタの変速機構において、該変速シャフト4の外周で、前記ステアリングコラム5の上端と下端に、スプリング11・12を介装したことを特徴とするトラクタの変速機構。

【請求項3】

10

20

請求項１記載のトラクタの変速機構において、変速レバー１は『コ』の字型に構成されたレバー基部アーム３と一体的に構成され、該レバー基部アーム３のステアリングハンドル５側が上下回動軸６により、キャビンＣの側に枢支され、該レバー基部アーム３にシフトブロック２を枢支ピン１０を介して枢支し、該シフトブロック２に対して変速シャフト４を枢支ピン７を介して枢支し、該枢支ピン１０と枢支ピン７の位置とをオフセットさせたことを特徴とするトラクタの変速機構。

【発明の詳細な説明】

【０００１】

【発明の属する技術分野】

本発明は、トラクタにおいて、不整地を走行する場合に発生する振動や上下動に対して、各部の部品間の連結部が抜けたり、外れたりすることの無いように、抜け止めをする機構に関する。

10

【０００２】

【従来の技術】

従来から、トラクタ及びトラクタの変速操作レバー機構において、ステアリングハンドルの部分に変速レバーを設けて、変速操作を可能とした技術は公知とされている。例えば、実公平３－１６５３号公報に記載の技術の如くである。

【０００３】

【発明が解決しようとする課題】

本発明は、２つの部品を、デテント機構ボルト、又はピン等を介装するという簡単な構成により、以下の課題を解決しようとするものである。

20

最近のトラクタは、運転席の周囲をキャビンで被覆することが多くなり、キャビンをトラクタの機体に対して、防振ゴムにより振動の少ない状態に支持するのである。

防振性能をより向上する為に、またキャビン内の騒音を低減させる為に、防振ゴムが従来のものよりも、更に柔らかいものを使用する傾向となった。

【０００４】

その為に、トラクタが不整地を走行すると、キャビンがトラクタのミッションケースに対して大きく振動し、ミッションケース内の変速機構とリジッドに連結されており、かつ操作支点がキャビンの側に設けられている変速レバーのリンクの部分が、キャビンの振動や揺動の巾が大きくなった分だけ、レバーの動き量が増加し、キャビンの振動や揺動に対して、バタツキを発生するのである。

30

【０００５】

これにより、変速レバーの部分が見た目も悪くなり、時にはハンドルとレバーとの間で、手を挟むこともある為に、このキャビンの揺れに対して、振動しないレバーリンクを考えることにより、快適な操作空間の改善に繋がるのである。

本発明は、この不具合を改善する為に、ミッションケース内の遊び分は、リンクシャフトをキャビンの動きに連動させて、そのレバーの揺れを低減させるものである。

【０００６】

【課題を解決するための手段】

本発明の解決しようとする課題は上記の如くであり、次に該課題を解決するための手段を説明する。

40

請求項１においては、ミッションケースＭの上方に防振ゴムＨを介してキャビンＣを搭載し、該キャビンＣの内部に、キャビンＣと一体化したステアリングコラム５により、変速レバー１の操作で上下動しかつ回動を行なう変速シャフト４を枢支し、前記ミッションケースＭの内部に、変速摺動ギヤを摺動させる変速シフター係合部１３・１４を上下に配置し、前記変速シャフト４に連動したシフター回動アーム１５が、該変速シフター係合部１３・１４のどちらかに係合し回動されて変速を行う構成において、該変速シャフト４とステアリングコラム５との間にデテント機構を構成し、該デテント機構は、該変速シャフト４の円周上に周溝状に穿設されたデテント溝２２と、該デテント溝２２から上方へ分岐穿設された縦溝１８とに、前記ステアリングコラム５の側のボール１７が嵌入すべく構成

50

し、前記縦溝 1 8 は中立位置であり、該ボール 1 7 がデテント溝 2 2 に嵌入する位置と、縦溝 1 8 の他端部にボール 1 7 が至った位置が、シフター回動アーム 1 5 が変速シフター係合部 1 3・1 4 に係合する位置としたものである。

【0007】

請求項 2 においては、請求項 1 記載のトラクタの変速機構において、該変速シャフト 4 の外周で、前記ステアリングコラム 5 の上端と下端に、スプリング 1 1・1 2 を介装したものである。

【0008】

請求項 3 においては、請求項 1 記載のトラクタの変速機構において、変速レバー 1 は『コ』の字型に構成されたレバー基部アーム 3 と一体的に構成され、該レバー基部アーム 3 のステアリングハンドル S 側が上下回動軸 6 により、キャビン C の側に枢支され、該レバー基部アーム 3 にシフトブロック 2 を枢支ピン 1 0 を介して枢支し、該シフトブロック 2 に対して変速シャフト 4 を枢支ピン 7 を介して枢支し、該枢支ピン 1 0 と枢支ピン 7 の位置とをオフセットさせたものである。

【0009】

【発明の実施の形態】

次に本発明の実施の形態を説明する。

図 1 はキャビン C を搭載したトラクタの全体側面図、図 2 はキャビン C とミッションケース M と、両者の間を連結する変速リンク機構 L の全体的な配置を示す図面、図 3 は変速リンク機構 L とステアリングハンドル S の部分の正面図である。

【0010】

図 4 は変速リンク機構 L の側面図、図 5 は変速リンク機構 L の分解状態の斜視図、図 6 は変速リンク機構 L の従来の構造を示す分解状態の斜視図、図 7 R>7 は本発明の変速レバー 1 の支持部を示す平面図である。

【0011】

図 8 は変速リンク機構 L に設けたデテント機構の拡大正面断面図、図 9 は変速シャフト 4 の拡大側面図、図 10 はミッションケース M 内の変速シフター軸 2 3・2 4 や変速シフター係合部 1 3・1 4 の部分の拡大側面図である。

【0012】

図 11 は変速レバー 1 の部分の枢支部に伸縮弾性体 1 1 を介装した実施例の側面図、図 12 は変速レバー 1 の枢支位置を偏心した構成の作用を示す図面である。

【0013】

図 1 において説明する。

図 1 はキャビン C を搭載したトラクタの全体側面図を示している。前輪 F W と後輪 R W により、クラッチハウジング C H とミッションケース M を支持している。クラッチハウジング C H の上部にボンネット B を載置し、該ボンネット B の上面をボンネットカバー B a で被覆している。

【0014】

キャビン C は、ミッションケース M と後輪 R W の上方に、防振ゴム H を介して支持している。該防振ゴム H を、騒音レベル低下の為に柔らかいものとしているので、トラクタの機体が不整地で振動すると、キャビン C が大きく振動・揺動するのである。

図 1 において、S はステアリングハンドル、D B はエアコンディショナーの吐出口である。

【0015】

図 2 はミッションケース M とキャビン C と変速リンク機構 L との関係位置を示す側面図である。ミッションケース M の内部に変速ギヤ機構が配置されており、該変速摺動ギヤを摺動させる変速シフター軸 2 3・2 4 が配置されている。該変速シフター軸 2 3・2 4 より、変速 3・4 速用の変速シフター係合部 1 3 と、変速 1・2 速の変速シフター係合部 1 4 が突設されており、このどちらかに嵌入するようにシフター回動アーム 1 5 が設けられている。該シフター回動アーム 1 5 が、変速シフター係合部 1 3・1 4 のどちらかに係合

10

20

30

40

50

して回動されて、変速シフター軸 23・24 のどちらかを摺動させて、他方はそのままの位置に保持する必要がある。

【0016】

しかし、図 10 において図示する如く、このシフター回動アーム 15 が一方の変速シフター係合部 13・14 に嵌合し、他方の変速シフター係合部 13・14 に係合しない、間隙 t1, t2 を構成し、変速リンク機構 L や変速レバー 1 が、キャビン C やステアリングコラム 5 と共に上下動した場合にも、変速 3・4 速用の変速シフター係合部 13 と変速 1・2 速の変速シフター係合部 14 の間で、変速誤操作が発生しないように構成している。

【0017】

従来の技術は、図 6 に図示する如く、変速レバー 1 から回動リンク 16 までの変速リンク機構 L が構成されていたのである。即ち、変速レバー 1 が、変速シャフト 34 にピンにより枢結されて、更に変速シャフト 34 がステアリングコラム 35 にピンにより枢結されていた。該変速シャフト 34 の下方に、回動リンク 16 が連結されていたのである。

【0018】

故に、変速レバー 1 とシフター回動アーム 15 との間は、上下動を吸収できるようなガタが設けられていなかったのである。また、変速 3・4 速用の変速シフター係合部 13 や変速 1・2 速の変速シフター係合部 14 と、シフター回動アーム 15 の間においても、本発明の間隙 t1, t2 のような、許容間隙が構成されていなかったのである。

本発明はこのように、キャビン C が大きく振動する場合に、この間隙 t1, t2 以上には、シフター回動アーム 15 が振動しないが、該間隙 t1, t2 以下の振動で、変速リンク機構 L や変速レバー 1 が、キャビン C やステアリングコラム 5 と共に共振するように、デント機構やスプリング 11 を構成したものである。該シフター回動アーム 15 は、変速リンク機構 L から下方に伸びる回動リンク 16 により上下動と回動操作をされる。

【0019】

本発明は図 5 に示す如く構成することにより、上記の不具合を解消したものである。

即ち、ボール 17 により構成したボールデント機構を、変速シャフト 4 を受けるステアリングコラム 5 の部分に設けたものである。そして、変速シャフト 4 に縦溝 18 を設けて、この位置が変速レバー 1 の中立位置であることを判り易くしている。

【0020】

また、変速レバー 1 を下方向に引っ張る際の受け部分にスプリング 11 を介装している。また、ステアリングコラム 5 の内部で変速シャフト 4 を引き上げ、引下げするのに、シフトブロック 2 を用いている。該シフトブロック 2 がオフセットした位置を、変速レバー 1 により上下させて、変速レバー 1 の動く角度を、図 12 に示す如く、減少させているのである。また、ボール 17 のデントスプリング 19 を組み付ける構造として、袋ナット 20 により簡単に組み付け可能としている。

【0021】

図 7 において、変速レバー 1 とレバー基部アーム 3 の構成を説明する。該変速レバー 1 は『コ』の字型に構成されたレバー基部アーム 3 の上面に基部板 3a の部分で溶接されて、変速レバー 1 と基部板 3a とレバー基部アーム 3 が一体的に構成されている。該レバー基部アーム 3 のステアリングハンドル 5 側が、『ハ』の字型に開いており、該部分に架設して上下回動軸 6 が固定されている。該上下回動軸 6 は摺動枢支カラー 30 の内部に前後に摺動可能に枢支されている。

【0022】

そして該摺動枢支カラー 30 が、キャビン C と一体的に構成されたステアリングハンドル 5 の部分の枢支ブラケット 33 に嵌装されて、変速レバー 1 を上下に回動して、変速 1・2 速と、変速 3・4 速の切換の際の回動中心を構成している。

さらに上下に変速レバー 1 を回動した位置で、変速レバー 1 を前後に回動することにより、変速 1 速と 2 速、又は変速 3 速と 4 速の切換を行なうのであるが、この為に変速レバー 1 を前後回動した場合の回動の中心は、ステアリングコラム 5 内に変速シャフト 4 を遊

10

20

30

40

50

嵌した部分の軸心である。

故に、変速レバー 1 の回動に際して、レバー基部アーム 3 の先端の上下回動軸 6 の部分が摺動枢支カラー 30 の内部で前後に摺動して、該変速レバー 1 の前後回動を許容している。

【0023】

そして、変速レバー 1 の上下回動により、変速シャフト 4 の上下動を行なうのであるが、従来は、図 6 に示す如く、変速シャフト 34 の上端の中心位置に、枢支ピン 10 が嵌装されていたので、前記上下回動軸 6 の中心と、枢支ピン 10 の中心の距離が、図 12 の距離 T1 の如く、短かったのである。

故に、距離 T1 が短い位置で、キャビン C の振動幅 d が発生すると、該振動幅 d が、そのまま、変速レバー 1 の先端まで拡大されて伝達され、変速レバー 1 の上下振動幅が角度 R と大きかったのである。

【0024】

本発明においては、キャビン C の振動幅 d があっても、変速レバー 1 の先端の振動幅は小にすべく、変速シャフト 4 の中心位置と枢支ピン 10 の位置とを、オフセットしたものである。その為にシフトブロック 2 の長さも長くなり、シフトブロック 2 に対して変速シャフト 4 を枢支する枢支ピン 7 と、シフトブロック 2 をレバー基部アーム 3 に枢支する枢支ピン 10 とを別に構成しているのである。そして、該枢支ピン 10 と枢支ピン 7 との距離を設けて、オフセット状態を構成している。

【0025】

即ち、オフセットの幅を付加した、枢支ピン 10 と上下回動軸 6 との距離は、距離 T2 となり、該距離 T2 の位置で、キャビン C が振動幅 d だけ振動しても、変速レバー 1 の先端における振動幅は、角度 R' と小さく押さえることが出来るのである。

【0026】

また、キャビン C が振動幅 d で振動しても、変速シャフト 4 や変速レバー 1 も同じくキャビン C やステアリングコラム 5 と共に、上下に振動すれば、変速レバー 1 がキャビン C と逆の方向に、ガタゴトと振動するという不具合を解消することが出来るのである。

本発明においては、キャビン C が振動した場合に、変速シャフト 4 や変速レバー 1 やシフトブロック 2 と共に、キャビン C の振動と共振するように、デテント機構をステアリングコラム 5 と変速シャフト 4 の間に介装したものである。

【0027】

従来は、図 6 に示す如く、変速シャフト 34 とステアリングコラム 35 の間にはデテント機構が設けられていなかったのである。故に、ステアリングコラム 5 はステアリングハンドル S は、キャビン C と共に振動するのに対して、変速シャフト 34 や変速レバー 1 やレバー基部アーム 3 やシフトブロック 2 は、ミッションケース M の側で、それほど振動しないので、故に、キャビン C の振動とは逆の方向に変速レバー 1 が振動するという不具合があったのである。

本発明は、この不具合を解消すべく、ボール 17 とデテントスプリング 19 のデテント機構をステアリングコラム 5 に設けている。

【0028】

変速シャフト 4 の円周上に、周溝状に構成されたデテント溝 22 が穿設されている。また該デテント溝 22 から上方へ、縦溝 18 が分岐穿設されている。そしてデテント機構のボール 17 が、デテント溝 22 に嵌入するのは、変速レバー 1 を上方へ回動して、シフター回動アーム 15 が、変速 3・4 速用の変速シフター係合部 13 に嵌入する場合である。

このように、変速レバー 1 が摺動枢支カラー 30 を中心に上方へ引き上げられた状態では、変速シャフト 4 がステアリングコラム 5 内で上方へ引き揚げられて、ボール 17 はデテント溝 22 の部分に位置する。

【0029】

このボール 17 がデテント溝 22 の部分に位置した状態で、変速レバー 1 を前後に回動すると、変速シャフト 4 のデテント溝 22 にボール 17 が嵌入した位置で、変速シャフト

10

20

30

40

50

4のデテント溝22の部分がボール17に対して、周囲の溝を通過させる構成となる。

そして、シフター回動アーム15を変速1・2速の変速シフター係合部14に切換える場合には、変速レバー1を中立の位置に戻すのである。該変速レバー1の前後への回動角は約25度程度であり、前後約50度の幅の中央の25度の位置まで回動し戻すと、中立溝である縦溝18に至る。

【0030】

該縦溝18の位置で、変速レバー1を下方へ回動すると、ボール17に対して、縦溝18の上下する状態が発生し、縦溝18の端部にボール17が至った位置が、変速1・2速の変速シフター係合部14にシフター回動アーム15が係合した位置である。このように、変速1・2速の変速シフター係合部14に嵌合した状態では、変速シャフト4とシフト
10 ブロック2の間に介装されたスプリング11が、押圧された状態となっている。

【0031】

該位置で、変速レバー1を前後に回動すると、縦溝18の端部に位置していたボール17が押しこまれて、変速シャフト4の溝でない部分に乗り上げる。このボール17が外周に乗り上げた状態で、ボール17が変速シャフト4を押圧することにより、変速シャフト4とステアリングコラム5との一体化が成されており、キャビンCの振動に呼応して、変速シャフト4や変速レバー1も上下に共振することとなり、変速レバー1独自の上下振動は無くなるのである。該変速1・2速の変速シフター係合部14の変速位置から、また25度回動すると中立位置に戻り、ボール17は縦溝18の中に嵌入して、変速レバー1の
20 中立位置が確認できる。このボール17が縦溝18に嵌入した状態で、変速レバー1は上下回動軸6を中心に上下に回動可能である。

【0032】

本発明においては、変速シャフト4の外周で、ステアリングコラム5の上端とシフトブロック2との間に、スプリング11を介装しており、これにより、キャビンCの上下動により、シフトブロック2が一気に下降して、キャビンCと一体化されているステアリングコラム5の状態と、シフトブロック2の下端が緩衝しあうことにより発生する、両者の破損を、スプリング11により阻止している。また、ステアリングコラム5の下端で、変速シャフト4の外周にも、スプリング12を介装して、変速シャフト4とステアリングコラム5との自由な上下動を、スプリング11と12で牽制している。

【0033】

次に図13において、フロントギヤケースKとステアリングギヤケースGの間の抜け止め構成について説明する。

図13はフロントギヤケースKに対してステアリングギヤケースGの抜け止めをボルトにより構成した実施例の正面断面図である。従来から、前輪駆動式トラクタにおいて、前輪を操向回動可能とする為に、フロントギヤケースとステアリングギヤケースとの間を回動可能に枢支し、抜け止め機構を配置した技術は公知とされているのである。例えば、特開平5-294154号公報に記載の如くである。

【0034】

トラクタの前輪駆動装置のステアリングギヤケースの回動部分において、フロントギヤケースKからステアリングギヤケースGが抜け落ちることの無いように、簡単な抜け止め
40 構成を抜け止めボルト9により構成し、ステアリングギヤケースGの内部に配置したものである。ステアリングギヤケースG内に抜け止めを行なったことにより、潤滑油の漏れ出しの危険性が無くなり、構造が簡単で、組立やメンテナンス性能の向上が図れるのである。

【0035】

本構成は、前輪駆動型のトラクタにおいて、前輪FWの操向回動を可能とすべく、フロントギヤケースKとステアリングギヤケースGの間で、キングピン29の周囲に回動可能に枢支した構成において、フロントギヤケースKに対してステアリングギヤケースGの抜け止めを行なう抜け止めボルト9を、ステアリングギヤケースGの内部で、フロントギヤ
50 ケースKの外周に嵌装したものである。該フロントギヤケースKは、フロントデフケース

の部分から、左右の前輪 F W に向けて突出されている部分である。該フロントギヤケース K の部分は、左右前輪が別々に不整地に乗り上げた場合の為に、センターピンを中心に、左右の両側が上下に回転はするが、操向回転の為に前輪 F W と共に、左右に回転することは不可能とされている。

【 0 0 3 6 】

該フロントギヤケース K の下端に、キングピン 2 9 を中心に回転可能に、ステアリングギヤケース G が枢支されている。そして、フロントギヤケース K の軸 2 8 からの回転が、前輪駆動軸 2 3 にベベルギアを介して伝達されている。即ち、軸 2 8 からベベルギア 2 7 に動力伝達され、該ベベルギア 2 7 がキングピン 2 9 のベベルギア 2 6 と噛合している。該ベベルギア 2 6 からキングピン 2 9 を介して、ベベルギア 2 5 に動力伝達される。次に該ベベルギア 2 5 が、ステアリングギヤケース G 内の変速 2 4 と噛合されており、ベベルギア 2 4 に前輪駆動軸 2 3 が固定されている。

10

【 0 0 3 7 】

そして、キングピン 2 9 は、フロントギヤケース K に対して軸受 3 9 で支持されて、ステアリングギヤケース G に対して、軸受 4 2 で枢支されている。また、ステアリングギヤケース G は、該フロントギヤケース K に対して、軸受 3 7 と 3 8 で枢支され、該フロントギヤケース K とキングピン 2 9 の中心の周囲を、ステアリングの為に回転可能としている。また前輪駆動軸 2 3 は、ステアリングギヤケース G に対して、軸受 4 0 と 4 1 で支持されている。

【 0 0 3 8 】

20

これに対して、本発明においては、ステアリングギヤケース G の内部に抜け止めボルト 9 を設けて、該抜け止めボルト 9 を軸受 3 7 の内周に当てて、該抜け止めボルト 9 は、フロントギヤケース K の外周に螺装することにより、フロントギヤケース K とステアリングギヤケース G の抜け止めとしているのである。因みに該軸受 3 7 の外周がフロントギヤケース K に嵌装されている。

【 0 0 3 9 】

前輪駆動型のトラクタにおいて、前輪 F W の操向回転を可能とすべく、フロントギヤケース K とステアリングギヤケース G の間で、キングピン 2 9 の周囲に回転可能に枢支した構成において、フロントギヤケース K に対してステアリングギヤケース G の抜け止めを行なう抜け止めボルト 9 を、ステアリングギヤケース G の内部で、フロントギヤケース K の外周に嵌装したので、フロントギヤケース K からステアリングギヤケース G が抜け落ちることの無いような抜け止めボルト 9 の構成を簡単な構成とすることが出来たのである。また、ステアリングギヤケース G の内部に抜け止めボルト 9 を設けたことにより、潤滑油の漏れ出しの危険性が無くなり、構造が簡単で、組立やメンテナンス性能の向上が図れるのである。

30

【 0 0 4 0 】

次に、油圧式ステアリング装置 U の抜け止め構成について説明する。

図 1 4 は油圧式ステアリング装置 U の油圧シリンダ部分の平面図、図 1 5 は同じく油圧式ステアリング装置 U の側面図、図 1 6 は油圧式ステアリング装置 U のシリンダ部の拡大断面図である。

40

トラクタの油圧式操向装置を構成する油圧シリンダの部分において、オイルシールやブッシュを組み付けたシリンダキャップは、油圧式操向装置の配管のオイルポートを有すると同時に、フロントアクスルへの取付ステーも兼ねる。このシリンダキャップの部分の抜け止め機構を、メンテナンス性が良好で、かつ、コストの安い構成としたものである。

従来は、特開平 5 - 2 9 4 1 5 4 号公報に記載の如く、軸受の上下に設けた止め輪により抜け止めとしていたのである。

【 0 0 4 1 】

本構成においては、油圧式ステアリング装置 U を具備したトラクタにおいて、該油圧式ステアリング装置 U の油圧シリンダを両ロッド式とし、該両ロッドの油圧シリンダ 4 4 を、フロントデフケース 5 0 に固定する構造において、油圧シリンダ 4 4 の両側に摺動油密

50

体 4 5 を設け、該摺動油密体 4 5 を油圧シリンダ 4 4 に対して、抜け止めピン 4 6 で固定し、該摺動油密体 4 5 をフロントデフケース 5 0 に固定したものである。

【 0 0 4 2 】

油圧式ステアリング装置 U の油圧シリンダを、両ロッド式とした場合においては、該油圧シリンダ 4 4 の部分を、トラクタの前輪駆動部を構成するフロントデフケース 5 0 等に固定する必要がある。従来は、該フロントデフケース 5 0 への油圧シリンダ 4 4 の固定部分は、別に固定ブラケットを構成して、これにより、油圧シリンダ 4 4 の外周を抱持して、フロントデフケース 5 0 に固定ブラケットを固定することにより、係止固定していた。

【 0 0 4 3 】

また、両ロッドの油圧シリンダの油圧シリンダ 4 4 の両端とピストン 5 5 との間の油密部を構成する摺動油密体を、油圧シリンダ 4 4 の内側に嵌入して、止め輪等により、油圧シリンダ 4 4 と摺動油密体とを固定していたのである。これに対して、本発明においては、摺動油密体 4 5 を剛体に構成して、これを、油圧シリンダ 4 4 の外周に嵌装して、抜け止めピン 4 6 により油圧シリンダ 4 4 と摺動油密体 4 5 とを一体化し、該摺動油密体 4 5 自体を、フロントデフケース 5 0 と油圧シリンダとの固定体として兼用したものである。

【 0 0 4 4 】

また、該摺動油密体 4 5 は、油圧式ステアリング装置 U のバルブからの油圧配管 5 1 を連結する配管継手孔 5 2 をも開口して、該摺動油密体 4 5 自体に配管継手体も兼用させているのである。4 7 は両ロッドの油圧シリンダの内部を仕切り仕切り壁であり、ピストン 5 5 の側に、止め輪により係止されている。

【 0 0 4 5 】

油圧式ステアリング装置 U を具備したトラクタにおいて、該油圧式ステアリング装置 U の油圧シリンダを両ロッド式とし、該両ロッドの油圧シリンダ 4 4 を、フロントデフケース 5 0 に固定する構造において、油圧シリンダ 4 4 の両側に摺動油密体 4 5 を設け、該摺動油密体 4 5 を油圧シリンダ 4 4 に対して、抜け止めピン 4 6 で固定し、該摺動油密体 4 5 をフロントデフケース 5 0 に固定したので、オイルシールやブッシュを組み付けたシリンダキャップは、油圧式操向装置の配管のオイルポートを有すると同時に、フロントアクスルへの取付ステーも兼用させることが出来たのである。このシリンダキャップの部分の抜け止め機構を、メンテナンス性が良好で、コストの安い構成とすることが出来たのである。

【 0 0 4 6 】

【発明の効果】

本発明は以上の如く構成したので、次のような効果を奏するのである。

請求項 1 の如く、ミッションケース M の上方に防振ゴム H を介してキャビン C を搭載し、該キャビン C の内部に、キャビン C と一体化したステアリングコラム 5 により、変速レバー 1 の操作で上下動しかつ回動を行なう変速シャフト 4 を枢支し、前記ミッションケース M の内部に、変速摺動ギヤを摺動させる変速シフター係合部 1 3 ・ 1 4 を上下に配置し、前記変速シャフト 4 に連動したシフター回動アーム 1 5 が、該変速シフター係合部 1 3 ・ 1 4 のどちらかに係合し回動されて変速を行う構成において、該変速シャフト 4 とステアリングコラム 5 との間にデテント機構を構成し、該デテント機構は、該変速シャフト 4 の円周上に周溝状に穿設されたデテント溝 2 2 と、該デテント溝 2 2 から上方へ分岐穿設された縦溝 1 8 とに、前記ステアリングコラム 5 の側のボール 1 7 が嵌入すべく構成し、前記縦溝 1 8 は中立位置であり、該ボール 1 7 がデテント溝 2 2 に嵌入する位置と、縦溝 1 8 の他端部にボール 1 7 が至った位置が、シフター回動アーム 1 5 が変速シフター係合部 1 3 ・ 1 4 に係合する位置としたので、防振ゴム H が柔らかい為に、キャビン C がトラクタの本機に対して、大きく振動揺動する場合において、変速レバー 1 と変速リンク機構 L がミッションケース M 側に係合され、ステアリングコラム 5 の側がキャビン C の側に固定されている為に発生する、変速レバー 1 の上下へのバタツキを、無くすことが出来るのである。

即ち、変速リンク機構 L と変速レバー 1 を、変速シフター係合部 1 3 ・ 1 4 に対して

10

20

30

40

50

、間隙 t_1 , t_2 だけ上下動を許容する構成として、デテント機構により、変速リンク機構 L や変速レバー 1 がステアリングコラム 5 やキャビン C と共に上下共振を可能としたことにより、変速レバー 1 の誤作動を無くすことが出来たのである。

【 0 0 4 7 】

請求項 2 の如く、請求項 1 記載のトラクタの変速機構において、該変速シャフト 4 の外周で、前記ステアリングコラム 5 の上端と下端に、スプリング $11 \cdot 12$ を介装したので、キャビン C の振動により、シフトブロック 2 がステアリングコラム 5 に衝撃的に干渉する状態を回避することが出来たのである。

【 0 0 4 8 】

請求項 3 の如く、請求項 1 記載のトラクタの変速機構において、変速レバー 1 は『コ』の字型に構成されたレバー基部アーム 3 と一体的に構成され、該レバー基部アーム 3 のステアリングハンドル S 側が上下回動軸 6 により、キャビン C の側に枢支され、該レバー基部アーム 3 にシフトブロック 2 を枢支ピン 10 を介して枢支し、該シフトブロック 2 に対して変速シャフト 4 を枢支ピン 7 を介して枢支し、該枢支ピン 10 と枢支ピン 7 の位置とをオフセットさせたので、該変速シャフト 4 の中心と枢支ピン 10 との間のオフセットにより、変速レバー 1 や変速リンク機構 L と、ステアリングコラム 5 やキャビン C の間に振動が発生した場合でも、該振動が変速レバー 1 の先端においては、それほど大きく拡大されないようにすることが出来たのである。

【図面の簡単な説明】

【図 1】 キャビン C を搭載したトラクタの全体側面図。

【図 2】 キャビン C とミッションケース M と、両者の間を連結する変速リンク機構 L の全体的な配置を示す図面。

【図 3】 変速リンク機構 L とステアリングハンドル S の部分の正面図。

【図 4】 変速リンク機構 L の側面図。

【図 5】 変速リンク機構 L の分解状態の斜視図。

【図 6】 変速リンク機構 L の従来の構造を示す分解状態の斜視図。

【図 7】 本発明の変速レバー 1 の支持部を示す平面図。

【図 8】 変速リンク機構 L に設けたデテント機構の拡大正面断面図。

【図 9】 変速シャフト 4 の拡大側面図。

【図 10】 ミッションケース M 内の変速シフター軸 $23 \cdot 24$ や変速シフター係合部 $13 \cdot 14$ の部分の拡大側面図。

【図 11】 変速レバー 1 の部分の枢支部に伸縮弾性体 11 を介装した実施例の側面図。

【図 12】 変速レバー 1 の枢支位置を偏心した構成の作用を示す図面。

【図 13】 フロントギヤケース K に対してステアリングギヤケース G の抜け止めをボルトにより構成した実施例の正面断面図。

【図 14】 油圧式ステアリング装置 U の油圧シリンダ部分の平面図。

【図 15】 同じく油圧式ステアリング装置 U の側面図。

【図 16】 油圧式ステアリング装置 U のシリンダ部の拡大断面図。

【符号の説明】

C キャビン

L 変速リンク機構

U 油圧式ステアリング装置

H 防振ゴム

S ステアリングハンドル

K フロントギヤケース

G ステアリングギヤケース

1 変速レバー

2 シフトブロック

3 レバー基部アーム

4 変速シャフト

10

20

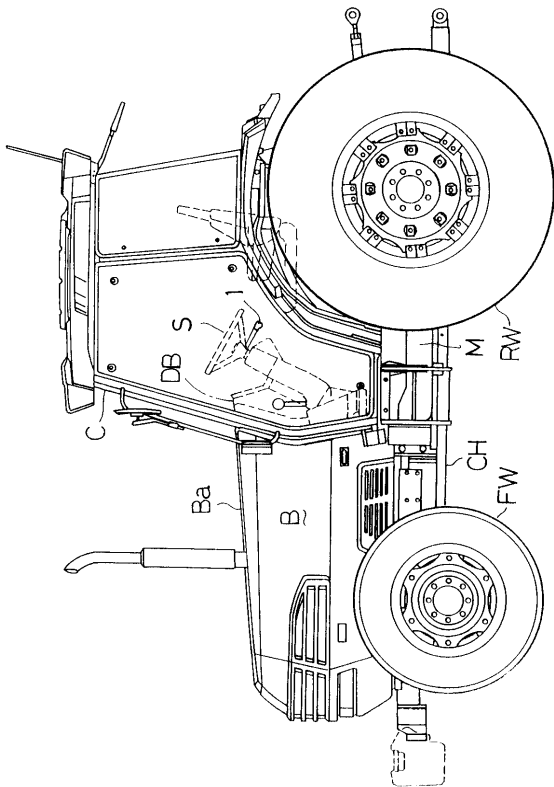
30

40

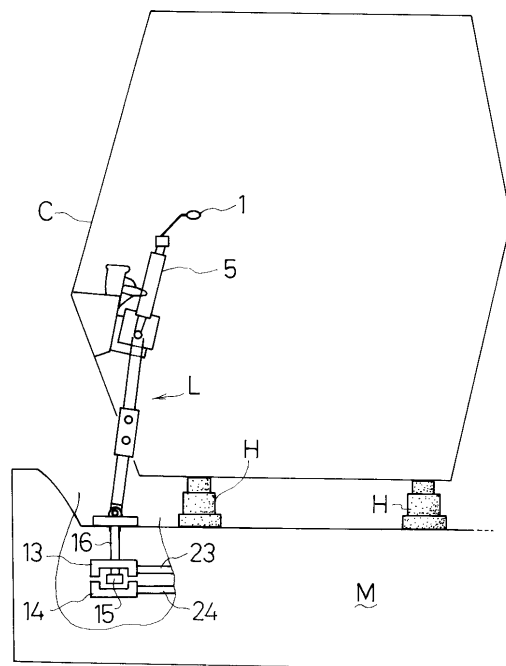
50

- 5 ステアリングコラム
- 6 上下回動軸
- 7 枢支ピン
- 9 抜け止めボルト
- 10 枢支ピン
- 11 スプリング
- 17 ボール
- 18 縦溝
- 44 油圧シリンダ
- 45 摺動油密体

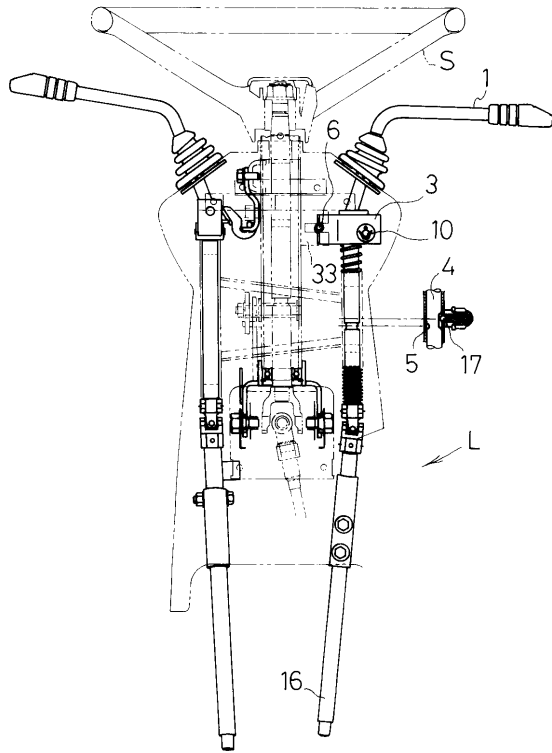
【図1】



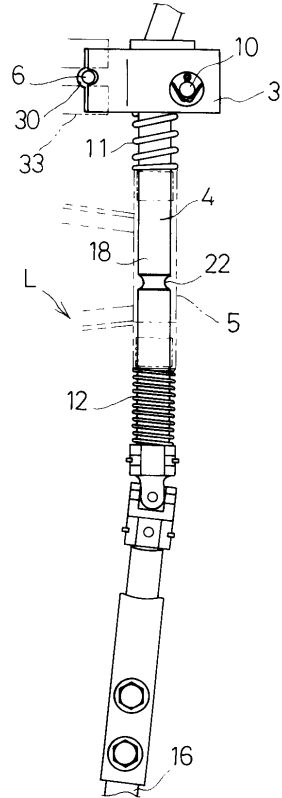
【図2】



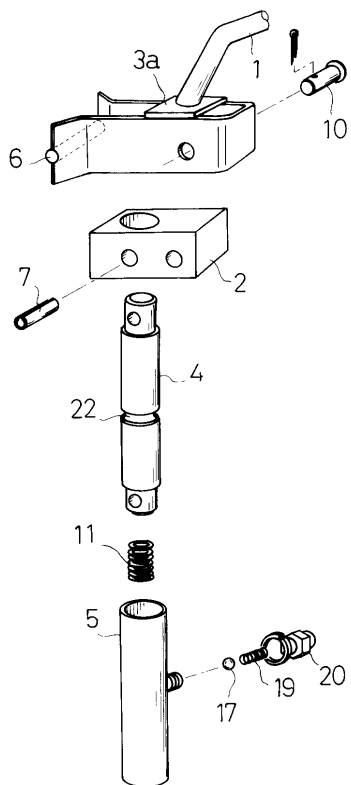
【図 3】



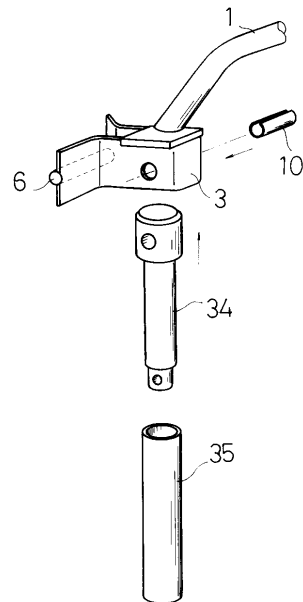
【図 4】



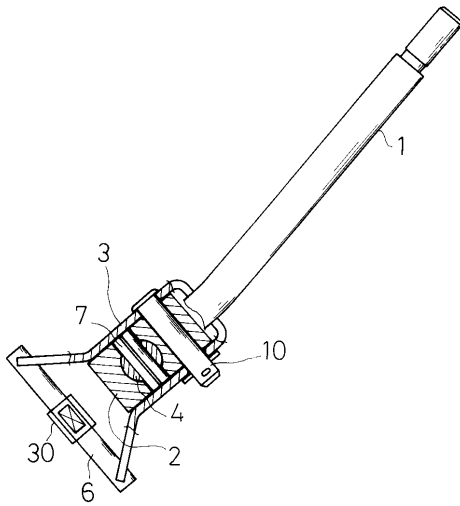
【図 5】



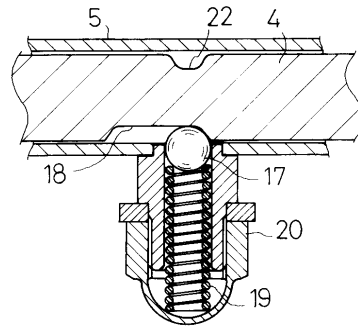
【図 6】



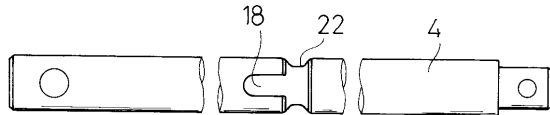
【図 7】



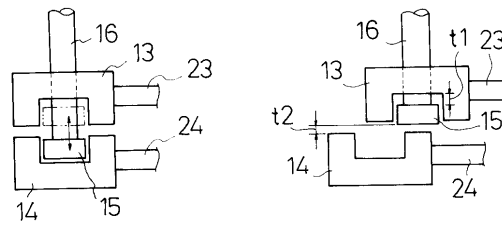
【図 8】



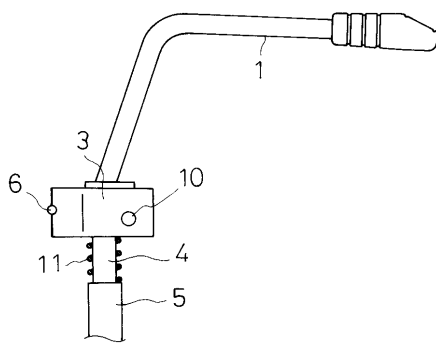
【図 9】



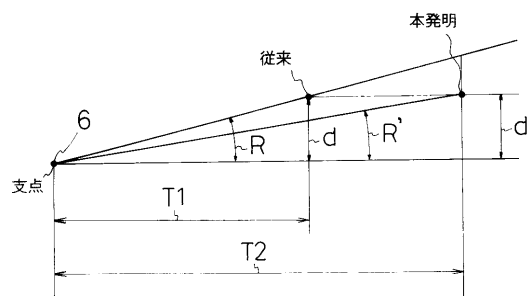
【図 10】



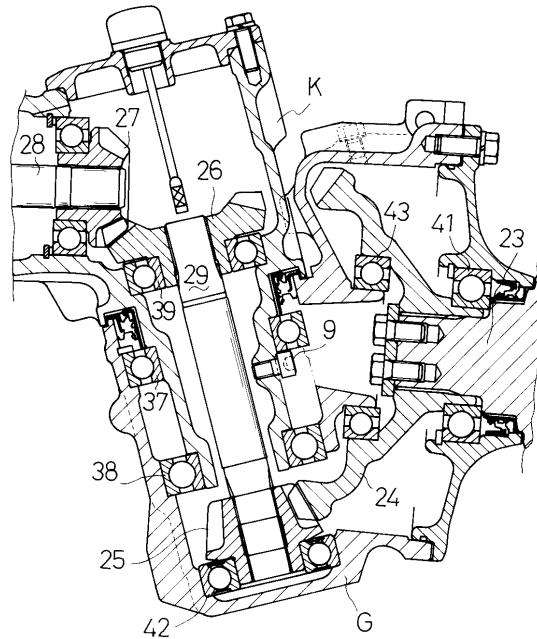
【図 11】



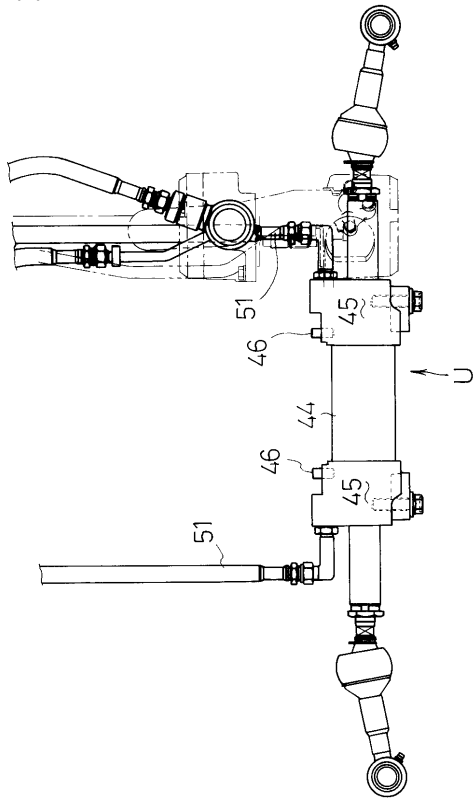
【図 12】



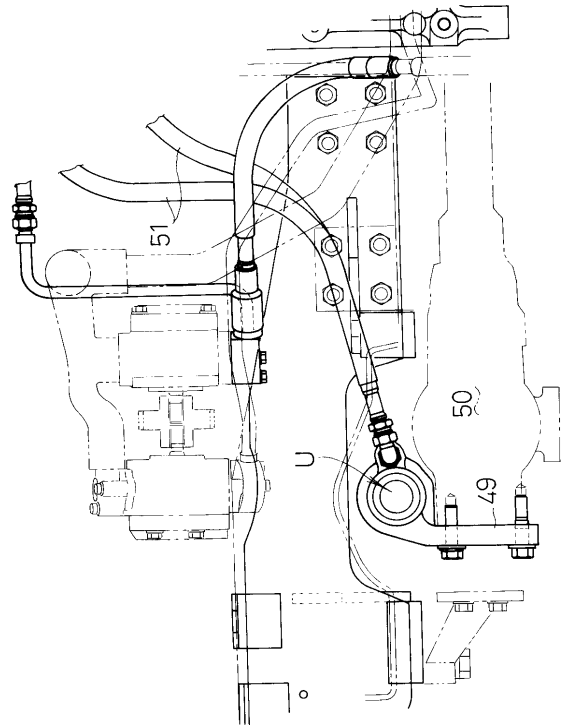
【図 13】



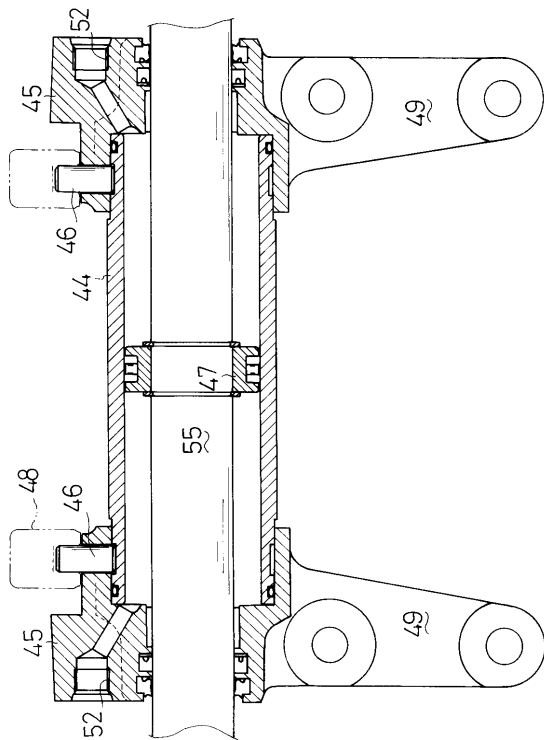
【図 14】



【図 15】



【図 16】



フロントページの続き

(56)参考文献 特開平05 - 294154 (JP, A)
特開平05 - 097037 (JP, A)
実開昭61 - 150633 (JP, U)
実開昭59 - 049537 (JP, U)
実開昭58 - 047566 (JP, U)
実開平05 - 065644 (JP, U)
実開平03 - 000276 (JP, U)

(58)調査した分野(Int.Cl.⁷, DB名)

B60K 20/00 - 20/08
B60K 17/30
B62D 49/00
F16C 35/063
F15B 15/00 - 15/28
B62D 5/00 - 5/32