

(19) 日本国特許庁(JP)

(12) 特 許 公 報(B2)

(11) 特許番号

特許第5422425号
(P5422425)

(45) 発行日 平成26年2月19日(2014.2.19)

(24) 登録日 平成25年11月29日(2013.11.29)

(51) Int.Cl.

F 1

B 2 3 F 5/16 (2006.01)

B 2 3 F 5/16

請求項の数 2 (全 14 頁)

(21) 出願番号	特願2010-23746 (P2010-23746)	(73) 特許権者	000006208
(22) 出願日	平成22年2月5日(2010.2.5)		三菱重工業株式会社
(65) 公開番号	特開2011-161525 (P2011-161525A)		東京都港区港南二丁目16番5号
(43) 公開日	平成23年8月25日(2011.8.25)	(74) 代理人	100078499
審査請求日	平成24年2月20日(2012.2.20)		弁理士 光石 俊郎
		(74) 代理人	100074480
			弁理士 光石 忠敬
		(74) 代理人	100102945
			弁理士 田中 康幸
		(74) 代理人	100120673
			弁理士 松元 洋
		(72) 発明者	丸山 和孝
			東京都港区港南二丁目16番5号 三菱重工業株式会社内

最終頁に続く

(54) 【発明の名称】 歯車形削り盤

(57) 【特許請求の範囲】

【請求項1】

ピニオンカッタを用いてワークに外歯及び内歯を創成歯切りすることにより歯車を作製する歯車形削り盤であって、

先端に前記ピニオンカッタを取り付けられる主軸と、

先端側から前記主軸の先端側を突出させるように当該主軸を回転可能及び昇降移動可能に支持すると共に、基端側を回転可能に支持されたカッタヘッドと、

前記主軸を回転駆動させる回転駆動手段と、

前記主軸を昇降移動させる昇降移動手段と、

前記主軸が下降移動するとき、前記ワークに接触する加工側位置に前記ピニオンカッタを位置させるように前記カッタヘッドの先端側を揺動移動させると共に当該ピニオンカッタを直線的に下降移動させる一方、前記主軸が上昇移動するとき、前記ワークから離れた退避側位置に前記ピニオンカッタを位置させるように前記カッタヘッドの先端側を揺動移動させると共に当該ピニオンカッタを直線的に上昇移動させるリリーピング手段と

を備え、

前記リリーピング手段が、

回転可能に設けられて所定のプロファイルのカム面を有するカムと、

一方側が揺動できると共に他方側が前記カムのカム面に常に当接するように回転可能に支持されたレバーと、

一方側が前記カッタヘッドに回転可能に連結されて回転方向一方側と他方側との二位置

10

20

に位置決め固定できると共に他方側が前記レバーの一方側に対して回動可能に連結された揺動具と

を備えることにより、

前記リリーピング手段が、前記ワークに外歯を創成歯切りするときに、前記ピニオンカッタの径方向一方側に前記加工側位置を位置させると共に当該ピニオンカッタを前記ワークの軸心に対して平行に下降移動させる一方、前記ワークに内歯を創成歯切りするときに、前記ピニオンカッタの径方向他方側に前記加工側位置を位置させると共に当該ピニオンカッタを前記ワークの軸心に対して平行に下降移動させるように、前記ピニオンカッタの昇降移動サイクル及び前記ワークの軸心に対する当該ピニオンカッタの移動軌跡の傾斜角度を切り換えるものである

10

ことを特徴とする歯車形削り盤。

【請求項 2】

請求項 1 に記載の歯車形削り盤において、

前記揺動具が、

前記カッタヘッドに一方側を回動可能に連結されて回動方向一方側と他方側との二位置に他方側を位置決め固定可能なアームと、

前記アームの他方側に一方側を回動可能に連結されると共に前記レバーの一方側に他方側を回動可能に連結されたロッドと

を備えていることを特徴とする歯車形削り盤。

【発明の詳細な説明】

20

【技術分野】

【0001】

本発明は、ピニオンカッタを用いてワークに外歯や内歯を創成歯切りすることにより歯車を作製する歯車形削り盤に関し、特に、大型のワークに対して創成歯切りすることにより大型の外歯歯車や内歯歯車を作製する機種に適用すると、極めて有効なものである。

【背景技術】

【0002】

ピニオンカッタを用いて大型のワークに外歯や内歯を創成歯切りすることにより大型の外歯歯車や内歯歯車を作成する従来の歯車形削り盤（ギアシェーパ）の一例の要部の概略構成を図 7 に示す。

30

【0003】

図 7 に示すように、ハウジング 11 の内部には、カッタヘッド 12 が配設されており、当該カッタヘッド 12 は、先端側を揺動できるように基端側が回動可能に支持されている。このカッタヘッド 12 には、主軸 13 が先端側を突出させるように内部を貫通して配設されており、当該主軸 13 は、当該カッタヘッド 12 に対して軸方向への摺動移動、すなわち、昇降移動を可能としつつ周方向へ回転可能に支持されている。この主軸 13 は、先端側が前記ハウジング 11 の内部から突出すると共に、その先端にピニオンカッタ 14 が同軸をなして取り付けられている。

【0004】

前記主軸 13 の外面には、環状をなす外歯歯車（図示省略）の内側が当該主軸 13 に対して周方向への回転を規制されつつ軸方向へ移動できるように同軸上にスプライン連結されている。この外歯歯車の外歯は、図示しない回転用駆動源の駆動軸に同軸をなして連結された駆動歯車（図示省略）に対して直接的又は間接的に噛み合っている。

40

【0005】

つまり、前記回転用駆動源の駆動軸を回転させると、前記主軸 13 は、前記駆動歯車や前記外歯歯車等を介して、周方向へ回転しながら前記カッタヘッド 12 に対して昇降移動することができるようになっているのである。

【0006】

前記主軸 13 の基端側には、ロッド 15 の先端側が自在継手（図示省略）を介して連結されている。このロッド 15 の基端側は、クランク 16 の先端側に回動可能に連結されて

50

いる。このクランク 16 の基端側は、図示しない昇降用駆動源の駆動軸へ連結されている。

【0007】

つまり、前記昇降用駆動源の駆動軸を回転させると、前記クランク 16 が基端側を中心に回転して先端側を旋回し、前記ロッド 15 及び前記自在継手を介することにより、前記主軸 13 は、前記カッタヘッド 12 に対して昇降移動しながら周方向へ回転することができるようになっているのである。

【0008】

前記カッタヘッド 12 の先端側には、ロッド 17 の先端側が当該カッタヘッド 12 の揺動軸回りと同じ方向で回動できるように連結されている。このロッド 17 の基端側は、リンク 18 の先端側に回動可能に連結されている。このリンク 18 の基端側は、回動可能に支持された支持軸 19 に対して図示しないクランプ機構を介して連結されており、当該リンク 18 は、当該クランプ機構を閉鎖することにより、当該支持軸 19 と一体的に回動できるようになる一方、当該クランプ機構を開放することにより、当該支持軸 19 に対して自由に回動することができるようになっている。

【0009】

上記支持軸 19 には、てこ 20 の基端側が一体的に連結されている。このてこ 20 の先端側には、図示しない退避用駆動源の駆動軸へ連結されたカム 21 が配設されており、当該てこ 20 は、その先端側が、当該カム 21 のカム面に常に当接するように付勢手段（図示省略）で付勢されている。

【0010】

つまり、前記クランプ機構を閉鎖すると共に前記退避用駆動源の駆動軸を回転させると、前記てこ 20 が前記カム 21 の所定のプロファイルのカム面に対応して前記支持軸 19 を回動して前記リンク 18 の先端側を揺動させ、前記ロッド 17 を介して前記カッタヘッド 12 の先端側を揺動させることにより、前記主軸 13 の先端側の位置、すなわち、ピニオンカッタ 14 の位置を、ワークに接触する加工側位置とワークから離れた退避側位置とに揺動移動させて切り換えることができるようになっているのである。

【0011】

このようにして構成されている従来の歯車形削り盤 10 の作動を図 8、9 に基づいて次に説明する。

【0012】

図 8 に示すように、円盤状のワーク 1A に対して外歯を創成する場合には、まず、前記クランプ機構を開放して、前記リンク 18 の先端側を上方側の外歯加工位置へ位置させるように当該リンク 18 を前記支持軸 19 に対して回動させた後、当該クランプ機構を閉鎖して、当該リンク 18 を当該支持軸 19 に対して一体的に固定する。

【0013】

続いて、前記回転用駆動源、前記昇降用駆動源、前記退避用駆動源をそれぞれ作動させて各駆動軸を回転させると共に、前記ワーク 1A を支持する図示しないテーブルを回転させると、前記回転用駆動源の作動に伴って、前記歯車及び前記主軸 13 を介して前記ピニオンカッタ 14 が回転すると共に、前記昇降用駆動源の作動に伴って、前記クランク 16、前記ロッド 15、前記自在継手、前記主軸 13 を介して前記ピニオンカッタ 14 が当該ワーク 1A の軸心に対して平行に下降移動することにより、当該ワーク 1A の外面の周方向の一部に外歯が創成される（図 8A - C）。

【0014】

そして、前記ピニオンカッタ 14 が最下端位置にまで下降すると、前記退避用駆動源の作動による前記カム 21 の回転に伴って、前記てこ 20 の先端側が押し下げられて前記支持軸 19 が回動して、前記リンク 18 の先端側が前記ワーク 1A の径方向外側へ向かう方向（図 8 中、反時計回り方向）へ揺動し、前記ロッド 17 を介して前記カッタヘッド 12 の先端側が前記ワーク 1A の外面から離反する方向（図 8 中、左側）へ移動することにより、前記主軸 13 を介して前記ピニオンカッタ 14 が径方向他方側（図 8 中、左側）の退

10

20

30

40

50

避側位置へ位置するように前記ワーク 1 A の外面から離反すると共に円弧的な軌跡を描きながら上昇移動する（リリーピング：図 8 D）。

【 0 0 1 5 】

そして、前記ピニオンカッタ 1 4 が最上端位置にまで上昇すると、前記カム 2 1 の回転に伴う前記付勢手段の付勢力によって、前記てこ 2 0 の先端側が当初の位置に戻り、前記支持軸 1 9 を介して前記リンク 1 8 の先端側が前記ワーク 1 A の径方向内側へ向かう方向（図 8 中、時計回り方向）へ揺動し、前記ロッド 1 7 を介して前記カッタヘッド 1 2 の先端側が前記ワーク 1 A の外面に接近する方向（図 8 中、右側）へ移動することにより、前記主軸 1 3 を介して前記ピニオンカッタ 1 4 が径方向一方側（図 8 中、右側）の加工側位置へ位置するように前記ワーク 1 A の外面に接近すると共に、当該ピニオンカッタ 1 4 が再び当該ワーク 1 A の軸心に対して平行に下降移動する。これと併せて前記テーブルが回転することにより、ワーク 1 A の外面に先に創成された外歯に隣接して外歯が引き続いて創成される（図 8 A - C）。

10

【 0 0 1 6 】

以下、上述した作動を繰り返すことにより、ワーク 1 A の外面の周方向全長にわたって外歯を創成することができる。

【 0 0 1 7 】

他方、図 9 に示すように、円環状のワーク 1 B に対して内歯を創成する場合には、まず、前記クランプ機構を開放して、前記リンク 1 8 の先端側を下方側の内歯加工位置へ位置させるように当該リンク 1 8 を前記支持軸 1 9 に対して回動させた後、当該クランプ機構を閉鎖して、当該リンク 1 8 を当該支持軸 1 9 に対して一体的に固定する。

20

【 0 0 1 8 】

続いて、外歯加工の場合と同様に、前記回転用駆動源、前記昇降用駆動源、前記退避用駆動源をそれぞれ作動させて各駆動軸を回転させると共に、前記ワーク 1 B を支持する図示しないテーブルを回転させると、前記回転用駆動源の作動に伴って、前記歯車及び前記主軸 1 3 を介して前記ピニオンカッタ 1 4 が回転すると共に、前記昇降用駆動源の作動に伴って、前記クランク 1 6、前記ロッド 1 5、前記自在継手、前記主軸 1 3 を介して前記ピニオンカッタ 1 4 が当該ワーク 1 B の軸心に対して平行に下降移動することにより、当該ワーク 1 B の内面の周方向の一部に内歯が創成される（図 9 A - C）。

【 0 0 1 9 】

30

そして、前記ピニオンカッタ 1 4 が最下端位置にまで下降すると、前記退避用駆動源の作動による前記カム 2 1 の回転に伴って、前記てこ 2 0 の先端側が押し下げられて前記支持軸 1 9 が回動して、前記リンク 1 8 の先端側が前記ワーク 1 B の径方向内側へ向かう方向（図 9 中、反時計回り方向）へ揺動し、前記ロッド 1 7 を介して前記カッタヘッド 1 2 の先端側が前記ワーク 1 B の内面から離反する方向（図 9 中、右側）へ移動することにより、前記主軸 1 3 を介して前記ピニオンカッタ 1 4 が径方向一方側（図 9 中、右側）の退避側位置へ位置するように前記ワーク 1 B の内面から離反すると共に円弧的な軌跡を描きながら上昇移動する（リリーピング：図 9 D）。

【 0 0 2 0 】

そして、前記ピニオンカッタ 1 4 が最上端位置にまで上昇すると、前記カム 2 1 の回転に伴う前記付勢手段の付勢力によって、前記てこ 2 0 の先端側が当初の位置に戻り、前記支持軸 1 9 を介して前記リンク 1 8 の先端側が前記ワーク 1 B の径方向外側へ向かう方向（図 9 中、時計回り方向）へ揺動し、前記ロッド 1 7 を介して前記カッタヘッド 1 2 の先端側が前記ワーク 1 B の内面に接近する方向（図 9 中、左側）へ移動することにより、前記主軸 1 3 を介して前記ピニオンカッタ 1 4 が径方向他方側（図 9 中、左側）の加工側位置へ位置するように前記ワーク 1 B の内面に接近すると共に、当該ピニオンカッタ 1 4 が再び当該ワーク 1 B の軸心に対して平行に下降移動する。これと併せて前記テーブルが回転することにより、ワーク 1 B の内面に先に創成された内歯に隣接して内歯が引き続いて創成される（図 9 A - C）。

40

【 0 0 2 1 】

50

以下、上述した作動を繰り返すことにより、ワーク１Ｂの内面の周方向全長にわたって内歯を創成することができる。

【００２２】

したがって、上記歯車形削り盤１０においては、円盤状のワーク１Ａに対して外歯を創成できると共に円環状のワーク１Ｂに対して内歯を創成することができるのはもちろんのこと、前記リンク１８の先端側を上方側の外歯加工位置又は下方側の内歯加工位置に位置させるように当該リンク１８を回動させることにより、前記ピニオンカッタ１４の径方向一方側と他方側との加工側位置と退避側位置とを外歯創成の場合（図８中、ピニオンカッタ１４の右側が加工側位置）と内歯創成の場合（図９中、ピニオンカッタ１４の左側が加工側位置）とで切り換えることができるので、主軸１３に対する外歯創成の場合のワーク１Ａの位置と内歯創成の場合のワーク１Ｂの位置とを大きく異ならせることがなく、大きなワーク１Ａ，１Ｂ（例えば、直径数ｍ）であっても、主軸１３等を大きくオーバーハングさせておかなくても外歯創成と内歯創成との両者を同一の機種で行うことができる。

10

【先行技術文献】

【特許文献】

【００２３】

【特許文献１】実開昭５０－０１５８８８号公報

【特許文献２】特開２００４－１５４９２１号公報

【発明の概要】

【発明が解決しようとする課題】

20

【００２４】

ところで、前述したような従来の歯車形削り盤１０においては、先に説明したように、前記リンク１８の先端側を上方側の外歯加工位置と下方側の内歯加工位置とに切り換えるように当該リンク１８を回動させることにより、ピニオンカッタ１４の径方向一方側と他方側との加工側位置と退避側位置とを外歯創成の場合と内歯創成の場合とで切り換えるようにしていることから、図１０に示すように、その切り換え途中において、前記カッタヘッド１２の先端側が大きく揺動してしまう。

【００２５】

このため、上記切り換えの際の前記カッタヘッド１２の揺動を許容できるようにするためだけの空間を前記ハウジング１１の内部に確保しておかなければならず、ハウジング１１が大きくなってしまっていた。

30

【００２６】

さらに、前記ハウジング１１の内部から突出する前記主軸１３も大きく揺動してしまうため、図１１に示すように、前記切り換えの際の当該主軸１３の揺動を可能にするための大きな開口部１１ａを前記ハウジング１１に形成しなければならないことから、切削油や切粉等の異物の侵入を防止する各種手段を設けなければならず、コストアップの要因の一つとなっていた。

【００２７】

このようなことから、本発明は、外歯創成と内歯創成とを切り換えるときのカッタヘッドの揺動幅を小さく抑えることができる歯車形削り盤を提供することを目的とする。

40

【課題を解決するための手段】

【００２８】

前述した課題を解決するための、第一番目の発明に係る歯車形削り盤は、ピニオンカッタを用いてワークに外歯及び内歯を創成歯切りすることにより歯車を作製する歯車形削り盤であって、先端に前記ピニオンカッタを取り付けられる主軸と、先端側から前記主軸の先端側を突出させるように当該主軸を回転可能及び昇降移動可能に支持すると共に、基端側を回転可能に支持されたカッタヘッドと、前記主軸を回転駆動させる回転駆動手段と、前記主軸を昇降移動させる昇降移動手段と、前記主軸が下降移動するときに、前記ワークに接触する加工側位置に前記ピニオンカッタを位置させるように前記カッタヘッドの先端側を揺動移動させると共に当該ピニオンカッタを直線的に下降移動させる一方、前記主軸

50

が上昇移動するときに、前記ワークから離れた退避側位置に前記ピニオンカッタを位置させるように前記カッタヘッドの先端側を揺動移動させると共に当該ピニオンカッタを直線的に上昇移動させるリリーピング手段とを備え、前記リリーピング手段が、回転可能に設けられて所定のプロファイルのカム面を有するカムと、一方側が揺動できると共に他方側が前記カムのカム面に常に当接するように回動可能に支持されたレバーと、一方側が前記カッタヘッドに回動可能に連結されて回動方向一方側と他方側との二位置に位置決め固定できると共に他方側が前記レバーの一方側に対して回動可能に連結された揺動具とを備えることにより、前記リリーピング手段が、前記ワークに外歯を創成歯切りするときに、前記ピニオンカッタの径方向一方側に前記加工側位置を位置させると共に当該ピニオンカッタを前記ワークの軸心に対して平行に下降移動させる一方、前記ワークに内歯を創成歯切りするときに、前記ピニオンカッタの径方向他方側に前記加工側位置を位置させると共に当該ピニオンカッタを前記ワークの軸心に対して平行に下降移動させるように、前記ピニオンカッタの昇降移動サイクル及び前記ワークの軸心に対する当該ピニオンカッタの移動軌跡の傾斜角度を切り換えるものであることを特徴とする。

10

【0030】

第二番目の発明に係る歯車形削り盤は、第一番目の発明において、前記揺動具が、前記カッタヘッドに一方側を回動可能に連結されて回動方向一方側と他方側との二位置に他方側を位置決め固定可能なアームと、前記アームの他方側に一方側を回動可能に連結されると共に前記レバーの一方側に他方側を回動可能に連結されたロッドとを備えていることを特徴とする。

20

【発明の効果】

【0031】

本発明に係る歯車形削り盤によれば、ピニオンカッタの加工側位置及び退避側位置に対応させて、ピニオンカッタをワークの軸心に対して平行に下降移動させると共にワークに干渉させることなく上昇移動させるように、ピニオンカッタの昇降移動サイクル及びワークの軸心に対する当該ピニオンカッタの移動軌跡の傾斜角度を切り換えることができるので、外歯創成と内歯創成とを切り換えるときのカッタヘッドの揺動幅を小さく抑えることができる。

【図面の簡単な説明】

【0032】

30

【図1】本発明に係る歯車形削り盤の主な実施形態の要部の概略構成図である。

【図2】図1の歯車形削り盤の外歯創成の際の作動説明図である。

【図3】図1の歯車形削り盤の内歯創成の際の作動説明図である。

【図4】図1の歯車形削り盤のピニオンカッタの加工位置の切り換えの際の作動説明図である。

【図5】図4のV-V線矢視図である。

【図6】A Iが、図1の歯車形削り盤の外歯創成時のピニオンカッタ移動軌跡説明図、A IIが、図1の歯車形削り盤の内歯創成時のピニオンカッタ移動軌跡説明図、B Iが、従来の歯車形削り盤の一例の外歯創成時のピニオンカッタ移動軌跡説明図、B IIが、従来の歯車形削り盤の一例の内歯創成時のピニオンカッタ移動軌跡説明図である。

40

【図7】従来の歯車形削り盤の一例の要部の概略構成図である。

【図8】図7の歯車形削り盤の外歯創成の際の作動説明図である。

【図9】図7の歯車形削り盤の内歯創成の際の作動説明図である。

【図10】図7の歯車形削り盤のピニオンカッタの加工位置の切り換えの際の作動説明図である。

【図11】図10のXI-XI線矢視図である。

【発明を実施するための形態】

【0033】

本発明に係る歯車形削り盤の実施形態を図面に基づいて以下に説明するが、本発明は図面に基づいて説明する以下の実施形態のみに限定されるものではない。

50

【 0 0 3 4 】

[主な実施形態]

本発明に係る歯車形削り盤の主な実施形態を図 1 ~ 6 に基づいて説明する。

【 0 0 3 5 】

図 1 に示すように、ハウジング 1 1 1 の内部には、カッタヘッド 1 1 2 が配設されており、当該カッタヘッド 1 1 2 は、先端側を揺動できるように基端側が回転可能に支持されている。このカッタヘッド 1 1 2 には、主軸 1 1 3 が先端側を突出させるように内部を貫通して配設されており、当該主軸 1 1 3 は、当該カッタヘッド 1 1 2 に対して軸方向への摺動移動、すなわち、昇降移動を可能としつつ周方向へ回転可能に支持されている。この主軸 1 1 3 は、先端側が前記ハウジング 1 1 1 の内部から突出すると共に、その先端にピニオンカッタ 1 1 4 が同軸をなして取り付けられている。

10

【 0 0 3 6 】

前記主軸 1 1 3 の外面には、環状をなす外歯歯車（図示省略）の内側が当該主軸 1 1 3 に対して周方向への回転を規制されつつ軸方向へ移動できるように同軸上にスプライン連結されている。この外歯歯車の外歯は、図示しない回転用駆動源の駆動軸に同軸をなして連結された駆動歯車（図示省略）に対して直接的又は間接的に噛み合っている。

【 0 0 3 7 】

つまり、前記回転用駆動源の駆動軸を回転させると、前記主軸 1 1 3 は、前記駆動歯車や前記外歯歯車等を介して、周方向へ回転しながら前記カッタヘッド 1 1 2 に対して昇降移動することができるようになっているのである。このような前記外歯歯車、前記駆動歯車、前記回転用駆動源等により、本実施形態においては回転駆動手段を構成している。

20

【 0 0 3 8 】

前記主軸 1 1 3 の基端側には、ロッド 1 1 5 の先端側が自在継手（図示省略）を介して連結されている。このロッド 1 1 5 の基端側は、クランク 1 1 6 の先端側に回転可能に連結されている。このクランク 1 1 6 の基端側は、図示しない昇降用駆動源の駆動軸へ連結されている。

【 0 0 3 9 】

つまり、前記昇降用駆動源の駆動軸を回転させると、前記クランク 1 1 6 が基端側を中心に回転して先端側を旋回し、前記ロッド 1 1 5 及び前記自在継手を介することにより、前記主軸 1 1 3 は、前記カッタヘッド 1 1 2 に対して昇降移動しながら周方向へ回転することができるようになっているのである。このような前記自在継手、前記ロッド 1 1 5、前記クランク 1 1 6、前記昇降用駆動源等により、本実施形態においては昇降移動手段を構成している。

30

【 0 0 4 0 】

前記カッタヘッド 1 1 2 の先端側には、アーム 1 1 8 の基端側（一方側）が当該カッタヘッド 1 1 2 の揺動軸回りと同じ方向で回転できるように連結されており、当該アーム 1 1 8 は、その先端側（他方側）を回転方向一方側（図 1 中、右側）の外歯加工位置と他方側（図 1 中、左側）の内歯加工位置との二位置のみに切り換え固定できるように、その基端側（一方側）が当該カッタヘッド 1 1 2 に対して位置決め固定可能となっている。このアーム 1 1 8 の先端側（他方側）には、ロッド 1 1 7 の先端側（一方側）が回転可能に連結されている。

40

【 0 0 4 1 】

前記ロッド 1 1 7 の基端側（他方側）は、L 字形をなすように曲折する曲折部分を回転可能に支持されたレバー 1 2 0 の先端側（一方側）に回転可能に連結されている。このレバー 1 2 0 の基端側（他方側）には、図示しない退避用駆動源の駆動軸へ連結されたカム 1 2 1 が配設されており、当該レバー 1 2 0 は、その基端側（他方側）が、当該カム 1 2 1 のカム面に常に当接するように付勢手段（図示省略）で付勢されている。

【 0 0 4 2 】

つまり、前記退避用駆動源の駆動軸を回転させると、前記レバー 1 2 0 が前記カム 1 2 1 の所定のプロファイルのカム面に対応して揺動し、前記ロッド 1 1 7 及び前記アーム 1

50

18を介して、前記カッタヘッド112の先端側を揺動させて、前記主軸113の先端側の位置、すなわち、ピニオンカッタ114の位置を、ワークに接触する加工側位置とワークから離れた退避側位置とに揺動移動させて切り換えることができるようになっているのである。

【0043】

このような本実施形態においては、前記ロッド117、前記アーム118等により揺動具を構成し、当該揺動具、前記レバー120、前記カム121、前記付勢手段、前記退避用駆動源等によりリリーピング手段を構成している。

【0044】

このようにして構成された本実施形態に係る歯車形削り盤100の作動を図2, 3に基づいて次に説明する。

【0045】

図2に示すように、円盤状のワーク1Aに対して外歯を創成する場合には、まず、前記アーム118の先端側を外歯加工位置(図2中、右側)へ位置させるように当該アーム118を図2中、時計回り方向へ揺動させて位置決め固定すると共に、前記カム121を外歯加工用の昇降移動サイクルで回転させるように当該カム121の回転位相を設定する。

【0046】

続いて、前記回転用駆動源、前記昇降用駆動源、前記退避用駆動源をそれぞれ作動させて各駆動軸を回転させると共に、前記ワーク1Aを支持する図示しないテーブルを回転させると、前記回転用駆動源の作動に伴って、前記歯車及び前記主軸113を介して前記ピニオンカッタ114が回転すると共に、前記昇降用駆動源の作動に伴って、前記クランク116、前記ロッド115、前記自在継手、前記主軸113を介して前記ピニオンカッタ114が当該ワーク1Aの軸心に対して平行に下降移動することにより、当該ワーク1Aの外面の周方向の一部に外歯が創成される(図2A, B)。

【0047】

そして、前記ピニオンカッタ114が最下端位置にまで下降すると、前記退避用駆動源の作動による前記カム121の回転に伴って、前記レバー120の基端側が押し下げられて先端側が前記ワーク1Aの径方向外側へ向かう方向(図2中、反時計回り方向)へ揺動し、前記ロッド117及び前記アーム118を介して前記カッタヘッド112の先端側が前記ワーク1Aの外面から離反する方向(図2中、左側)へ移動することにより、前記主軸113を介して前記ピニオンカッタ114が径方向他方側(図2中、左側)の退避側位置へ位置するように前記ワーク1Aの外面から離反すると共に直線的な軌跡を描きながら上昇移動する(リリーピング:図2C, D)。

【0048】

そして、前記ピニオンカッタ114が最上端位置にまで上昇すると、前記カム121の回転に伴う前記付勢手段の付勢力によって、前記レバー120の基端側が当初の位置に戻り、当該レバー120の先端側が前記ワーク1Aの径方向内側へ向かう方向(図2中、時計回り方向)へ揺動し、前記ロッド117及び前記アーム118を介して前記カッタヘッド112の先端側が前記ワーク1Aの外面に接近する方向(図2中、右側)へ移動することにより、前記主軸113を介して前記ピニオンカッタ114が径方向一方側(図2中、右側)の加工側位置へ位置するように前記ワーク1Aの外面に接近すると共に、当該ピニオンカッタ114が再び当該ワーク1Aの軸心に対して平行に下降移動する。これと併せて前記テーブルが回転することにより、ワーク1Aの外面に先に創成された外歯に隣接して外歯が引き続いて創成される(図2A, B)。

【0049】

以下、上述した作動を繰り返すことにより、ワーク1Aの外面の周方向全長にわたって外歯を創成することができる。

【0050】

他方、図3に示すように、円環状のワーク1Bに対して内歯を創成する場合には、まず、前記アーム118の先端側を内歯加工位置(図2中、左側)へ位置させるように当該ア

10

20

30

40

50

ーム 1 1 8 を図 2 中、反時計回り方向へ揺動させて位置決め固定すると共に、前記カム 1 2 1 を内歯加工用の昇降移動サイクル、すなわち、外歯加工用の回転位相と 1 8 0 度ずらして回転させるように当該カム 1 2 1 の回転位相を設定する。

【 0 0 5 1 】

続いて、外歯加工の場合と同様に、前記回転用駆動源、前記昇降用駆動源、前記退避用駆動源をそれぞれ作動させて各駆動軸を回転させると共に、前記ワーク 1 B を支持する図示しないテーブルを回転させると、前記回転用駆動源の作動に伴って、前記歯車及び前記主軸 1 1 3 を介して前記ピニオンカッタ 1 1 4 が回転すると共に、前記昇降用駆動源の作動に伴って、前記クランク 1 1 6、前記ロッド 1 1 5、前記自在継手、前記主軸 1 1 3 を介して前記ピニオンカッタ 1 1 4 が当該ワーク 1 B の軸心に対して平行に下降移動することにより、当該ワーク 1 B の内面の周方向の一部に内歯が創成される（図 3 A , B ）。

10

【 0 0 5 2 】

そして、前記ピニオンカッタ 1 1 4 が最下端位置にまで下降すると、前記カム 1 2 1 の回転に伴う前記付勢手段の付勢力によって、前記レバー 1 2 0 の基端側が持ち上げられて先端側が前記ワーク 1 B の径方向内側へ向かう方向（図 3 中、時計回り方向）へ揺動し、前記ロッド 1 1 7 及び前記アーム 1 1 8 を介して前記カッタヘッド 1 1 2 の先端側が前記ワーク 1 B の内面から離反する方向（図 3 中、右側）へ移動することにより、前記主軸 1 1 3 を介して前記ピニオンカッタ 1 1 4 が径方向一方側（図 3 中、右側）の退避側位置へ位置するように前記ワーク 1 B の内面から離反すると共に直線的な軌跡を描きながら上昇移動する（リリーピング：図 3 C , D ）。

20

【 0 0 5 3 】

そして、前記ピニオンカッタ 1 1 4 が最上端位置にまで上昇すると、前記退避用駆動源の作動による前記カム 1 2 1 の回転に伴って、前記レバー 1 2 0 の基端側が押し下げられて当初の位置に戻り、当該レバー 1 2 0 の先端側が前記ワーク 1 B の径方向外側へ向かう方向（図 3 中、反時計回り方向）へ揺動し、前記ロッド 1 1 7 及び前記アーム 1 1 8 を介して前記カッタヘッド 1 1 2 の先端側が前記ワーク 1 B の内面に接近する方向（図 3 中、左側）へ移動することにより、前記主軸 1 1 3 を介して前記ピニオンカッタ 1 1 4 が径方向他方側（図 3 中、左側）の加工側位置へ位置するように前記ワーク 1 B の内面に接近すると共に、当該ピニオンカッタ 1 1 4 が再び当該ワーク 1 B の軸心に対して平行に下降移動する。これと併せて前記テーブルが回転することにより、ワーク 1 B の内面に先に創成された内歯に隣接して内歯が引き続いて創成される（図 3 A , B ）。

30

【 0 0 5 4 】

以下、上述した作動を繰り返すことにより、ワーク 1 B の内面の周方向全長にわたって内歯を創成することができる。

【 0 0 5 5 】

つまり、従来の歯車形削り盤 1 0 においては、図 6 B I 及び図 6 B II に示すように、ピニオンカッタ 1 4 の前記加工側位置（図 6 B I 中、右側 / 図 6 B II 中、左側）及び前記退避側位置（図 6 B I 中、左側 / 図 6 B II 中、右側）に対応させて、当該ピニオンカッタ 1 4 をワーク 1 A , 1 B の軸心に対して平行に下降移動させると共に当該ワーク 1 A , 1 B に干渉させることなく上昇移動させるように、下降移動用の直線プロファイルと上昇移動用の円弧プロファイルとを組み合わせた前記カム 2 1 のカム面の所定のプロファイルによる当該ピニオンカッタ 1 4 の移動軌跡を反転させることにより切り換えるようにしていたが、本実施形態に係る歯車形削り盤 1 0 においては、図 6 A I 及び図 6 A II に示すように、ピニオンカッタ 1 1 4 の前記加工側位置（図 6 A I 中、右側 / 図 6 A II 中、左側）及び前記退避側位置（図 6 A I 中、左側 / 図 6 A II 中、右側）に対応させて、当該ピニオンカッタ 1 1 4 をワーク 1 A , 1 B の軸心に対して平行に下降移動させると共に当該ワーク 1 A , 1 B に干渉させることなく上昇移動させるように、下降移動及び上昇移動の両方に利用できる直線プロファイルを 2 つ組み合わせた前記カム 1 2 1 のカム面の所定のプロファイルによる当該ワーク 1 A , 1 B の軸心に対する当該ピニオンカッタ 1 1 4 の移動軌跡の傾斜角度を変更すると共に、当該カム 1 2 1 の回転位相を 1 8 0 度ずらして当該ピニオ

40

50

ンカッタ 1 1 4 の昇降移動サイクルを逆転させることにより切り換えるようにしたのである。

【 0 0 5 6 】

このため、従来の歯車形削り盤 1 0 において、ピニオンカッタ 1 4 の移動軌跡を反転させるように、前記リンク 1 8 を上下方向に大きく回転させることから、外歯創成と内歯創成とを切り換えるときのカタヘッド 1 2 の揺動幅が大きくなってしまふものの、本実施形態に係る歯車形削り盤 1 0 0 においては、ピニオンカッタ 1 1 4 の昇降移動サイクルを切り換えるように、前記カム 1 2 1 を 1 8 0 度回転させると共に、前記ワーク 1 A , 1 B の軸心に対するピニオンカッタ 1 1 4 の移動軌跡の傾斜角度を切り換えるように、前記アーム 1 1 8 の先端側を左右方向にわずかに揺動移動させる、すなわち、ピニオンカッタ 1 1 4 の加工側位置と退避側位置との間の移動量（リリーピング量）と同等のカタヘッド 1 1 2 の揺動移動量だけで済むことから、図 4 に示すように、外歯創成と内歯創成とを切り換えるときのカタヘッド 1 1 2 の揺動幅を非常に小さくすることができる。

10

【 0 0 5 7 】

したがって、本実施形態に係る歯車形削り盤 1 0 0 によれば、上記切り換えの際の前記カタヘッド 1 1 2 の揺動を許容できるようにするためだけのハウジング 1 1 1 内の空間を非常に小さくすることができるので、ハウジング 1 1 1 の小型化を図ることができると共に、主軸 1 1 3 の揺動幅も非常に小さくすることができ、図 5 に示すように、ハウジング 1 1 1 の内部から主軸 1 1 3 を突出させるための開口部 1 1 1 a を必要最小限の大きさに済ますことができるので、切削油や切粉等の異物の侵入を防止する各種手段を非常に簡単にすることができ、コストダウンを図ることができる。

20

【産業上の利用可能性】

【 0 0 5 8 】

本発明に係る歯車形削り盤は、外歯創成と内歯創成とを切り換えるときのカタヘッドの揺動幅を小さく抑えることができるため、ハウジングの小型化を図ることができると共に、ハウジングの内部から主軸を突出させるための開口部を必要最小限の大きさに済ますことができ、切削油や切粉等の異物の侵入を防止する各種手段を非常に簡単にして、コストダウンを図ることができることから、産業上、極めて有益に利用することができる。

【符号の説明】

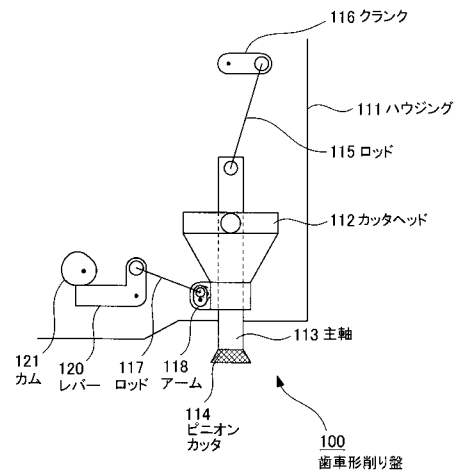
【 0 0 5 9 】

30

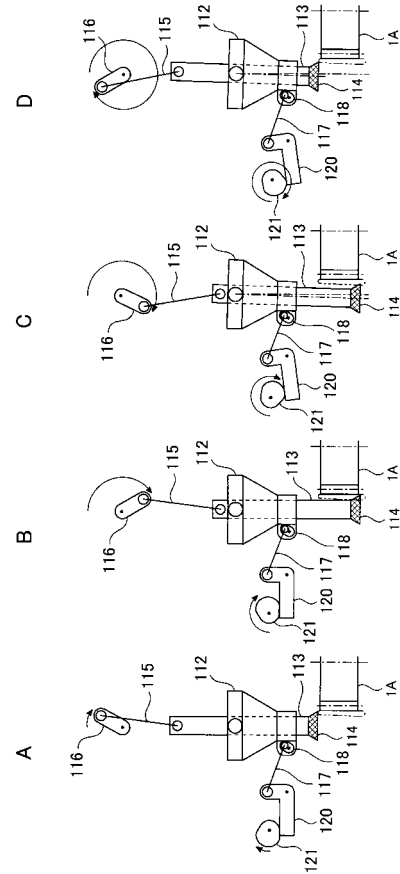
- 1 A ワーク（円盤状）
- 1 B ワーク（円環状）
- 1 0 0 歯車形削り盤
- 1 1 1 ハウジング
- 1 1 1 a 開口部
- 1 1 2 カッタヘッド
- 1 1 3 主軸
- 1 1 4 ピニオンカッタ
- 1 1 5 ロッド
- 1 1 6 クランク
- 1 1 7 ロッド
- 1 1 8 アーム
- 1 2 0 レバー
- 1 2 1 カム

40

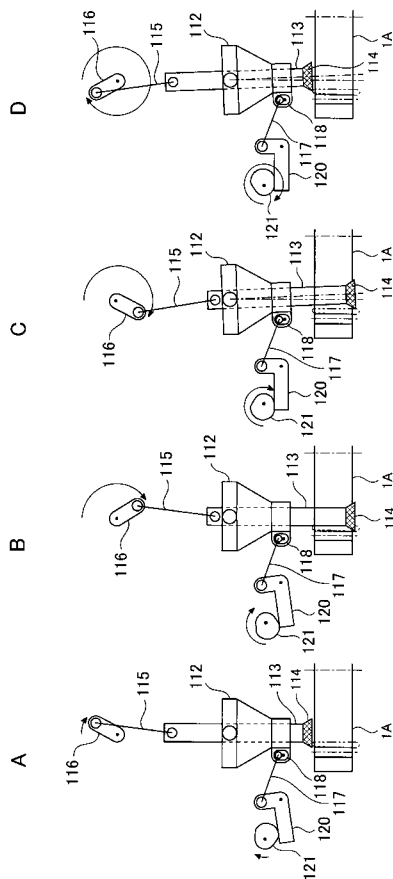
【図 1】



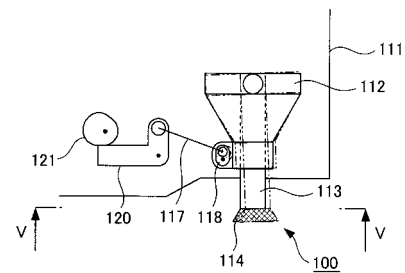
【図 2】



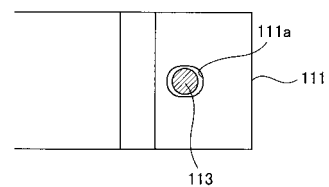
【図 3】



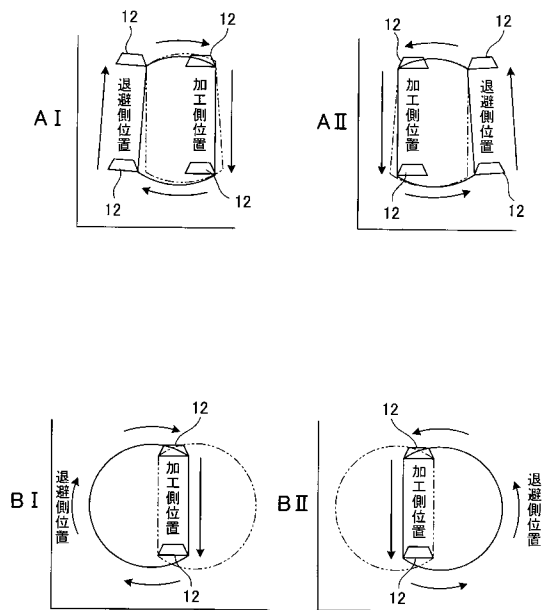
【図 4】



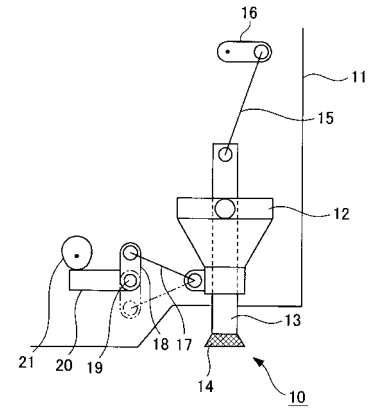
【図 5】



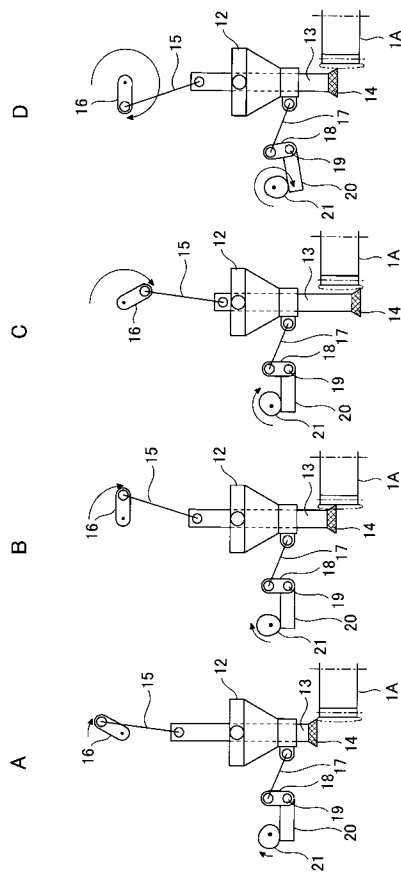
【図 6】



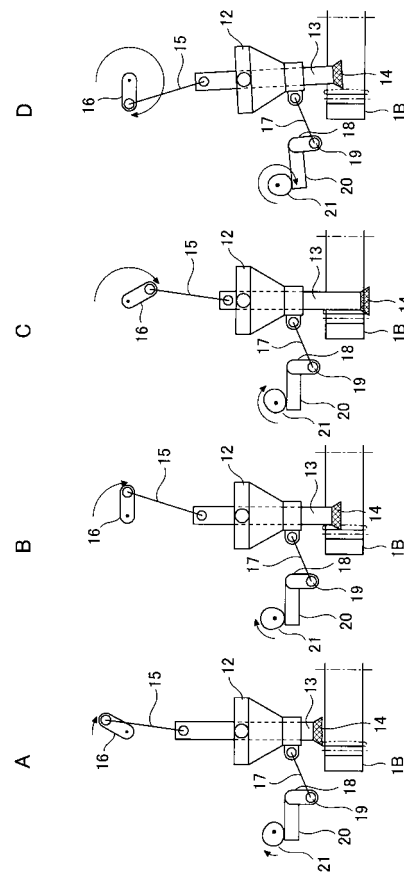
【図 7】



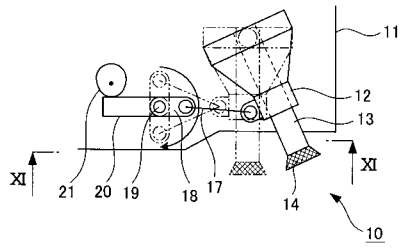
【図 8】



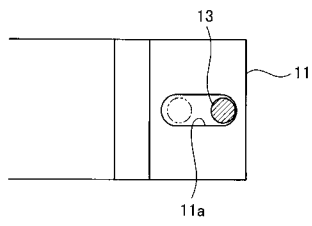
【図 9】



【図 10】



【図 11】



フロントページの続き

審査官 中村 泰二郎

(56)参考文献 特開 2 0 0 8 - 1 1 9 8 2 5 (J P , A)

(58)調査した分野(Int.Cl. , D B 名)

B 2 3 F 5 / 1 2 - 5 / 1 6