

(19) 日本国特許庁(JP)

(12) 特許公報(B2)

(11) 特許番号

特許第5520319号
(P5520319)

(45) 発行日 平成26年6月11日(2014.6.11)

(24) 登録日 平成26年4月11日(2014.4.11)

(51) Int.Cl.

F 1

G03B 9/10 (2006.01)

G03B 9/10

A

G03B 9/22 (2006.01)

G03B 9/10

D

G03B 9/22

請求項の数 8 (全 11 頁)

(21) 出願番号 特願2011-548586 (P2011-548586)
 (86) (22) 出願日 平成22年2月2日 (2010.2.2)
 (65) 公表番号 特表2012-517032 (P2012-517032A)
 (43) 公表日 平成24年7月26日 (2012.7.26)
 (86) 國際出願番号 PCT/EP2010/000605
 (87) 國際公開番号 WO2010/089075
 (87) 國際公開日 平成22年8月12日 (2010.8.12)
 審査請求日 平成25年1月31日 (2013.1.31)
 (31) 優先権主張番号 202009009522.3
 (32) 優先日 平成21年2月5日 (2009.2.5)
 (33) 優先権主張国 ドイツ(DE)
 (31) 優先権主張番号 102009025320.3
 (32) 優先日 平成21年6月15日 (2009.6.15)
 (33) 優先権主張国 ドイツ(DE)

(73) 特許権者 597114889
 ライカ カメラ アクチエンゲゼルシャフト
 ドイツ連邦共和国 テー・35606 ゾルムス オスカル・バルナック・シュトラーゼ 11
 (74) 代理人 100080816
 弁理士 加藤 朝道
 (74) 代理人 100098648
 弁理士 内田 深人
 (74) 代理人 100119415
 弁理士 青木 充

最終頁に続く

(54) 【発明の名称】 カメラ対物レンズのセントラルシャッタ

(57) 【特許請求の範囲】

【請求項 1】

カメラ対物レンズのためのセントラルシャッタであって、
 シャッタ開口を包囲するリング状のシャッタ羽根支持体、

該シャッタ羽根支持体に配された少なくとも 2 つの突起、該少なくとも 2 つの突起は互いに対し回転対称的に配置され、

前記少なくとも 2 つの突起に旋回可能に支承された複数の鎌状のシャッタ羽根、

前記シャッタ羽根を前記シャッタ開口上で旋回するよう構成された電動駆動機構を含み、

前記電動駆動機構は、

フラットなリング状ディスクを含み、シャッタ羽根支持体に配設された、動力により回転可能な回転リング、及び

フラットなリング状ディスクを含み、前記回転リングに回転可能に支承された、カムリング、該カムリングは当該カムリングの一方のリング面に複数のカムを有する、を含み、

前記回転リングと前記カムリングは、該回転リングの回転方向に付勢可能な少なくとも 1 つの引張バネを介して互いに連結され、

前記カムリングは前記複数のシャッタ羽根の旋回運動を制御するよう構成され、及び前記シャッタ羽根は、バネ付勢された旋回レバーに、

前記カムリングが回転されると、該旋回レバーが、少なくも 1 つの前記カムの前部フ

10

20

ランクによって、前記シャッタ羽根を開放位置に旋回させ、及び

前記少なくとも1つのカムが乗り越えて通過されると、該旋回レバーが前記シャッタ羽根を閉鎖位置に旋回させる

よう結合される

セントラルシャッタ。

【請求項2】

前記回転リングは、当該回転リングの外周に歯列を有し、該歯列は動力伝動機構と噛合するよう構成されること

を特徴とする請求項1に記載のセントラルシャッタ。

【請求項3】

前記カムの前部フランクは、カムリングの回転方向に見て、該カムの後部フランクより急勾配に構成されていること

を特徴とする請求項1に記載のセントラルシャッタ。

【請求項4】

前記カムリングの回転は、前記シャッタ羽根支持体に対して係止可能に構成されることを特徴とする請求項1に記載のセントラルシャッタ。

【請求項5】

前記シャッタ羽根支持体に旋回可能に支承され、かつ、回転方向に見て、少なくとも1つの前記カムの前部フランクに係合することにより前記カムリングを係止するよう構成される少なくとも1つの爪部材を更に含むこと

を特徴とする請求項1に記載のセントラルシャッタ。

【請求項6】

前記少なくとも1つの爪部材は、該少なくとも1つの爪部材が前記カムの少なくとも1つの前部フランクに係合する際、該少なくとも1つの爪部材が、前記カムリングに連結されている前記シャッタ羽根を、(i)前記シャッタ開口を閉鎖する位置及び(ii)前記シャッタ開口から外側に旋回された位置の少なくとも1つに保持するよう、配設されること

を特徴とする請求項5に記載のセントラルシャッタ。

【請求項7】

前記シャッタ羽根を閉鎖位置に保持するよう構成された解放爪及び前記シャッタ羽根を開放位置に保持するよう構成された係止爪を更に含むこと

を特徴とする請求項6に記載のセントラルシャッタ。

【請求項8】

前記少なくとも1つの爪部材の旋回運動は更なるモータにより制御可能であること

を特徴とする請求項5に記載のセントラルシャッタ。

【発明の詳細な説明】

【技術分野】

【0001】

本発明は、シャッタ開口を包囲する（取り囲む）リング状のシャッタ羽根支持体であって、その上に互いに対し回転対称的（円対称的）に配置された少なくとも2つの位置固定の突起が配され、該突起に鎌状のシャッタ羽根が旋回可能に支承（枢支）されたリング状のシャッタ羽根支持体と、シャッタ羽根支持体をシャッタ開口上で旋回する動力（電動）駆動機構とを有するカメラ対物レンズのためのセントラルシャッタに関する。

【背景技術】

【0002】

ベースプレートが中央部の光通過開口を有する撮影目的のための自己付勢セントラルシャッタはAT254689から既知である。ベースプレートには、2つのシャッタ羽根が直径上において相対して配置された位置固定の（定置的な）突起（複数）の周りでそれぞれ旋回可能に支承（枢支）されている。シャッタ羽根の閉鎖位置から開放位置への旋回及びその反対の旋回のために、駆動リングとして形成されたシャッタ羽根操作部材が設けら

10

20

30

40

50

れている。この駆動リングは光通過開口を包囲するベースプレートのフランジの周りで旋回（回転）可能に支承されている。駆動リングは直径上において対向配置されたアーム（複数）を有し、これらのアームはそれらに固定的に設けられたボルトによって（対応する）シャッタ羽根のスリットに係合（嵌合）する。これらのスリットは突起に向って半径方向に延在するが、該突起の周りでシャッタ羽根は旋回することができる。これらのボルトはベースプレートの円弧状のスリット内で案内される。

【0003】

駆動リングの旋回のために、駆動レバーを有するレバー伝動機構（リンク伝動機構）が利用される。駆動レバーはベースプレートに設けられた回転軸の周りで旋回可能に支承（枢支）されかつ引張バネによって付勢されている。駆動レバーは旋回レバーと共にトグルレバーペアを形成する。旋回レバーは駆動レバーに旋回可能に操作される。駆動レバーには、手動で操作可能な付勢・作動レバーが連結されている。10

【0004】

付勢操作を行うと、駆動レバーに結合された引張バネは付勢され、駆動リングに結合された旋回レバーはシャッタ羽根を引き動かして開放位置にもたらす。作動操作を行うと、駆動レバーはバネ付勢力によって引き戻され、旋回レバーは駆動リングを回転して閉鎖位置に戻す。

【0005】

（上記の装置では）複数の部品についての機械的コストは大であり（機械的構造が大掛かりであり）、更に、多数の支承及び案内要素を有するため加速されるパーツの磨耗及び振動の危険が大きい。達成可能な短い開放時間も十分ではない。20

【0006】

シャッタ羽根支持リング上に回転対称的（円対称的）に配置された複数のボルトがシャッタ羽根のための回転支承体（枢軸）として設けられた写真機のセントラルシャッタはD E 2 2 5 1 7 5 8 から既知である。シャッタ羽根（複数）は夫々半径方向において回転支承体から離隔した位置に孔を有し、該孔には駆動リングに固定されたボルトが係合（嵌合）する。動力により駆動されるレバー（リンク）機構によって駆動リングが進み及び戻り運動されることにより、シャッタ羽根はシャッタ開口の内方又は外方へ移動されることができる。

【0007】

（上記の装置では）セントラルシャッタの開放及び閉鎖のために、駆動モータの回転方向は反転されなければならない。その際不可避的に生じる死（むだ）時間により、達成可能な短い開放時間は制限される。駆動リングの急速に加速される回転のために、相応のエネルギーを必要とする強力なモータ（複数）が不可欠である。モータと電流生成のためのバッテリがカメラケーシングの内部に設けられかつセントラルシャッタと連動可能に結合されている。シャッタ羽根の加速の際に駆動孔（複数）に作用する力は大であり、早期の磨耗及び比較的大きな騒音発生を引き起こす。30

【先行技術文献】

【特許文献】

【0008】

【特許文献1】A T 2 5 4 6 8 9

【特許文献2】D E 2 2 5 1 7 5 8

【発明の概要】

【発明が解決しようとする課題】

【0009】

それゆえ、本発明の課題は、構成部材の必要（ないしコスト：Bauteilaufwand）を低減し以って構造空間を縮小し、駆動モータの電流消費（使用量）を減少しつつ同時に短い開放時間を更に短縮することである。更に、シャッタ羽根（シャッタ薄板）の旋回の際の力伝達が小さい磨耗、低騒音及び低振動で行われることが望ましい。更に、セントラルシャッタの動力（電動）駆動機構がコンパクトな構造群として写真カメラのための交換対物レンズ4050

ンズに使用可能にされることが望ましい。

【課題を解決するための手段】

【0010】

上記の課題を解決するために、本発明の第1の視点により、カメラ対物レンズのためのセントラルシャッタであって、

シャッタ開口を包囲するリング状のシャッタ羽根支持体、

該シャッタ羽根支持体に配された少なくとも2つの突起、該少なくとも2つの突起は互いに対し回転対称的に配置され、

前記少なくとも2つの突起に旋回可能に支承された複数の鎌状のシャッタ羽根、

前記シャッタ羽根を前記シャッタ開口上で旋回するよう構成された電動駆動機構

を含み、

前記電動駆動機構は、

フラットなリング状ディスクを含み、シャッタ羽根支持体に配設された、動力により回転可能な回転リング、及び

フラットなリング状ディスクを含み、前記回転リングに回転可能に支承された、カムリング、該カムリングは当該カムリングの一方のリング面に複数のカムを有する、

を含み、

前記回転リングと前記カムリングは、該回転リングの回転方向に付勢可能な少なくとも1つの引張バネを介して互いに連結され、

前記カムリングは前記複数のシャッタ羽根の旋回運動を制御するよう構成され、及び

前記シャッタ羽根は、バネ付勢された旋回レバーに、

前記カムリングが回転されると、該旋回レバーが、少なくも1つの前記カムの前部フランクによって、前記シャッタ羽根を開放位置に旋回させ、及び

前記少なくとも1つのカムが乗り越えて通過されると、該旋回レバーが前記シャッタ羽根を閉鎖位置に旋回させるよう結合されるセントラルシャッタが提供される（態様1・第1基本構成）。

更に、上記のセントラルシャッタにおいて、前記回転リングは、当該回転リングの外周に歯列を有し、該歯列は動力伝動機構と噛合するよう構成されることが好ましい（態様2）。

更に、上記のセントラルシャッタにおいて、前記カムの前部フランクは、カムリングの回転方向に見て、該カムの後部フランクより急勾配に構成されていることが好ましい（態様3）。

更に、上記のセントラルシャッタにおいて、前記カムリングの回転は、前記シャッタ羽根支持体に対して係止可能に構成されることが好ましい（態様4）。

更に、上記のセントラルシャッタにおいて、前記シャッタ羽根支持体に旋回可能に支承され、かつ、回転方向に見て、少なくとも1つの前記カムの前部フランクに係合することにより前記カムリングを係止するよう構成される少なくとも1つの爪部材を更に含むことが好ましい（態様5）。

更に、上記のセントラルシャッタにおいて、前記少なくとも1つの爪部材は、該少なくとも1つの爪部材が前記カムの少なくとも1つの前部フランクに係合する際、該少なくとも1つの爪部材が、前記カムリングに連結されている前記シャッタ羽根を、（i）前記シャッタ開口を閉鎖する位置及び（ii）前記シャッタ開口から外側に旋回された位置の少なくとも1つに保持するよう、配設されることが好ましい（態様6）。

更に、上記のセントラルシャッタにおいて、前記シャッタ羽根を閉鎖位置に保持するよう構成された解放爪及び前記シャッタ羽根を開放位置に保持するよう構成された係止爪を更に含むことが好ましい（態様7）。

更に、上記のセントラルシャッタにおいて、前記少なくとも1つの爪部材の旋回運動は更なるモータにより制御可能であることが好ましい（態様8）。

更に、以下の形態も好ましい。

カメラ対物レンズのためのセントラルシャッタであって、シャッタ開口を包囲するリン

10

20

30

40

50

グ状のシャッタ羽根支持体と、シャッタ羽根支持体をシャッタ開口上で旋回する電動駆動機構とを有し、該シャッタ羽根支持体に互いに対し回転対称的に配置された少なくとも2つの突起が配され、該突起に鎌状のシャッタ羽根が旋回可能に支承された、セントラルシャッタが提供される。このセントラルシャッタにおいて、

前記電動駆動機構は、

- a) フラットなリング状ディスクとして構成され、シャッタ羽根支持体に配設された、動力により回転可能な回転リングを有し、
- b) 前記回転リングには、フラットなリング状ディスクとして構成されたカムリングが回転可能に支承され、該カムリングの一方のリング面に複数の鋸歯状カムが設けられ、
- c) 前記回転リングと前記カムリングは、該回転リングの回転方向に付勢可能な少なくとも1つの引張バネを介して互いに連結され、
- d) 前記シャッタ羽根の旋回運動は前記カムリングとの連結によって制御可能であることを特徴とする（形態1・第2基本構成）。

（形態2）上記形態1のセントラルシャッタにおいて、前記回転リングは外周に歯列が設けられた歯車として構成され、該歯列は動力伝動機構と噛合することが好ましい。

（形態3）上記形態1のセントラルシャッタにおいて、前記カムリングの回転方向に見て前方に位置するカムの前部フランクは急勾配に構成されていることが好ましい。

（形態4）上記形態1のセントラルシャッタにおいて、前記カムリングは前記シャッタ羽根支持体に対して係止可能に構成されることが好ましい。

（形態5）上記形態4のセントラルシャッタにおいて、前記シャッタ羽根支持体には、回転方向に見て前方に位置するカムの前部フランクに係合することにより前記カムリングを係止する少なくとも1つの爪部材が旋回可能に支承されることが好ましい。

（形態6）上記形態5のセントラルシャッタにおいて、前記爪部材は、該爪部材がカムの前部フランクに係合する際前記カムリングに連結されている前記シャッタ羽根を前記シャッタ開口を閉鎖する位置及び／又は前記シャッタ開口から外側に旋回された位置に保持するよう、配設されることが好ましい。

（形態7）上記形態6のセントラルシャッタにおいて、シャッタ羽根の閉鎖位置のための第1の爪部材（解放爪）及びシャッタ羽根の開放位置のための第2の爪部材（係止爪）が設けられることが好ましい。

（形態8）上記形態5のセントラルシャッタにおいて、前記爪部材の旋回運動は動力により制御可能であることが好ましい。

（形態9）上記形態1～8の何れかのセントラルシャッタにおいて、前記シャッタ羽根は、旋回レバーが、前記カムリングの回転の際に、カムの前部フランクによってバネ付勢力に抗して前記シャッタ羽根を開放位置に旋回させ、そして、カムヘッドを乗り越えて通過した後、そのバネ付勢力によって前記シャッタ羽根を閉鎖位置に旋回させるよう、バネ付勢された旋回レバーと結合されることが好ましい。

（形態10）上記形態9のセントラルシャッタにおいて、前記第1の爪部材（解放爪）は、該第1の爪部材（解放爪）が内側に旋回された状態において前記シャッタ羽根を前記閉鎖位置に保持するよう、配設されることが好ましい。

（形態11）上記形態9のセントラルシャッタにおいて、前記第2の爪部材（係止爪）は、該第2の爪部材（係止爪）が内側に旋回された状態において前記旋回レバーをカムヘッドに当接させ、かくして、前記シャッタ羽根を前記開放位置に保持するよう、配設されることが好ましい。

【発明の効果】

【0011】

本発明の独立請求項1に係る発明により上記課題に対応する効果が達成される。即ち、本発明のセントラルシャッタは、構成部材の必要（ないしコスト：Bauteilaufwand）を低減し以って構造空間を縮小し、駆動モータの電流消費（使用量）を減少しつつ同時に短い開放時間を更に短縮することができる。

10

20

30

40

50

更に、各従属請求項に係る発明により夫々付加的な効果が達成される。

【発明を実施するための形態】

【0012】

本発明の中心思想はシャッタ羽根（シャッタ薄板）を旋回するための駆動機構を2分割する（2部分から構成する）ことにある。動力により（電動的に）回転可能な回転リング（バネ引張巻上げリング：Aufzugsring）は、エネルギー消費量（ないし駆動能力）（Leistungsaufnahme）の小さいモータによって常時かつシャッタ羽根の運動から独立に駆動することができる。カムリングがブロック（係止）されている間に、回転リングが回転されることよって、これら2つの構成要素の間に架設された引張バネが付勢されることができる。そして、このとき引張バネに蓄積されたエネルギーは、カムリングの解放後、カムリングに結合されたシャッタ羽根の旋回運動に利用される。10

【0013】

モータの駆動に必要な小さな電流がカメラケーシングに収容されたバッテリから交換対物レンズのマウント結合部（結合面）の接点を介して何等危険を伴うことなく伝達されることがある。これに対し、起動時間が短い強力なモータでは必要な電流はより大きくなり、この場合、接触部位に欠陥があると、接点が加熱されて損傷が生じ得るという危険性がある。

【0014】

回転リングはその外周にリング状歯列（歯冠：Zahnkranz）が設けられた歯車として構成されると好都合である。このリング状歯列が適切な伝動機構を介してモータと連結することができる。20

【0015】

カムリング（の一方の面上）の鋸歯状カムは、引張バネの付勢方向によって予め定められる回転方向に見て前方に位置する（前部）フランク（斜面）がより急勾配なものとなるように構成される。シャッタ羽根支持体に対するカムリングの回転（可能性）をブロック（阻止）するために、該シャッタ羽根支持体には、カム（複数）の間に入り込みかつカムの一方の前部フランクに係合することが可能な少なくとも1つの爪部材が旋回可能に支承（枢支）される。

【0016】

この場合、爪部材が1つのカムの前部フランクに係合する際カムリングに連結されたシャッタ羽根をシャッタ開口を閉鎖する位置及び／又は閉鎖位置から外側に旋回された位置に保持するように、爪部材は位置付けられる（配設される）ことができる。30

【0017】

有利には、閉鎖位置のための別個の（独自の）解放爪及びシャッタ羽根の開放位置のための別個の（独自の）係止爪が設けられる。1つ又は複数の爪部材の旋回運動は動力により（自動的に）制御することができる。

【0018】

1つの特別な実施形態では、シャッタ羽根とカムリングとの連結は、次のようにして生じる。即ち、シャッタ羽根と予めバネ付勢された状態にある旋回レバーとが、該旋回レバーがカムリングの回転の際に1つのカムの前部フランクによってバネ付勢力に抗してシャッタ羽根を開放位置に旋回させ、カムヘッドを乗り越えて通過（オーバーラン）した後、バネ付勢力によって再び閉鎖位置に旋回させるよう結合される。この場合、解放爪は、内側に旋回された状態において当該解放爪がシャッタ羽根を閉鎖位置に保持するように位置付けられる（配設される）。他方、係止爪は、内側に旋回された状態において当該係止爪が旋回レバーをカムヘッドに当接（載置）された状態に保持し、かくして、シャッタ羽根を開放位置に保持するように位置付けられる（配設される）。

【0019】

本発明のセントラルシャッタの一実施例が図面に模式的に記載されているが、以下に、図面を用いて詳細に説明される。なお、特許請求の範囲に付した図面参照符号は専ら発明の理解を助けるためのものであり、本発明を図示の態様に限定することを意図していない40

【図面の簡単な説明】

【0020】

【図1】シャッタ羽根支持体の駆動機構側を示す図。

【図2】シャッタ羽根がシャッタ開口（の領域）内に入るよう内側に旋回された状態にあるシャッタ羽根支持体のシャッタ羽根側を示す図。

【図3】シャッタ羽根が部分的に（シャッタ開口の）外側に旋回された状態にある（シャッタ羽根支持体の）シャッタ羽根側を示す図。

【図4】シャッタ羽根がシャッタ開口の外側に旋回された状態にある（シャッタ羽根支持体の）シャッタ羽根側を示す図。 10

【実施例】

【0021】

図1に示したリング状シャッタ羽根支持体1はシャッタ開口2を取り囲む（包囲する）。シャッタ開口2に隣接する部分には、回転リング（ないしバネ引張巻上げリング：Aufzugsring）3がシャッタ羽根支持体1に嵌め込まれている。回転リング3は、その外周にリング状歯列（歯冠：Zahnkranz）4を備えたフラットなリング状ディスクとして構成されている。リング状歯列4は電動モータ6によって駆動される動力伝動機構5と噛合状態にある。

【0022】

回転リング3には、同様にフラットなリング状ディスクとして構成されるカムリング7が回転可能に支承されている。カムリング7については、この図示の状態では、専ら、引張（コイル）バネ9（の一方の端部）が引っ掛けられたウェブ状の（stegfoermig）リング8を見ることができる。引張バネ9の他方の端部は回転リング3（の係止孔）に引っ掛けられている。カムリング7の回転（可能性）をロック（阻止）したのち、引張バネ9の付勢状態において、ウェブ状リング8は回転リング3の円弧状切欠部10において矢印で示した方向に運動することが可能になる。 20

【0023】

図1に示したシャッタ羽根支持体1の駆動機構側には、更に、カムリング7と協働する爪部材を操作するためのサーボモータ（Stellmotoren）11、12も配設されている。

【0024】

図2は、駆動機構側の裏側に位置するシャッタ羽根支持体1のシャッタ羽根側を示すが、駆動機構側を透視して見た様子（シャッタ羽根側の透視像ないし鏡像）を示す。例えば部分的に示された動力伝動機構5及びリング状歯列（歯車）4から理解できるように、シャッタ羽根側に示された構成要素の位置ないし状態は、駆動機構側の平面（紙面）上にある対応する部分と直接的に対応する。 30

【0025】

シャッタ羽根支持体1には、それぞれ鎌状のシャッタ羽根14が旋回可能に支承（枢支）されている4つの突起13が互いに対し回転対称的（円対称的）に配設されている。シャッタ羽根14は、夫々、突起（短軸）13に（外側から）嵌められたトーションバネ16によって予め付勢された状態にある旋回レバー15と結合されており、この付勢力によって、旋回レバー及びこれによってシャッタ羽根14は、シャッタ開口2（の領域）内に入るよう内側へ旋回される。 40

【0026】

この図示の状態では、カムリング7（の一方の面）上に複数のカム17があるのが見える。このカム17の回転方向に見て前方に位置する（前部の）フランク（前部フランクないし斜面）18は後部のフランク（後部フランクないし斜面）19より急な勾配に構成されている。前部フランクから後部フランクへの移行部を形成するカムヘッド部20は丸く面取りされている。カムヘッド部20はシャッタ開口2の中心に対し同心的な（1つの）円環上に位置している。

【0027】

シャッタ羽根支持体1には、更に、解放爪(ないしレリース爪:Auslöseseklinke)21と係止爪(Halteklinke)22が旋回可能に支承されている。これらの爪21、22の旋回位置はサーボモータ11、12によって動力により(自動的に)変更することができる。図2に示された旋回位置では、解放爪21はカム17の前部フランク18に係合し、かくして、カムリング7の回転(可能性)をブロック(阻止)する。係止爪22はカムヘッド20に当接(載置)しているが、カムリング7の回転が許されると(回転のブロックが解除されると)、順次配されたカム17とカム17の間に形成された後続の(当接しているカムの回転方向に見て直後に位置する)空間(隙間)に入るよう内側に旋回されることがある。

【0028】

10

解放爪21の図2に示した位置ないし状態では、旋回レバー15は夫々カム17の前部フランク18に係合し、これによって、カムリング7と連結されている。解放爪21の外側への旋回によりカムリング7の回転(可能性)が許されると(回転のブロックが解除されると)、矢印の方向(反時計方向)に運動するカム17は旋回レバー15を持ち上げ、該旋回レバー15と結合したシャッタ羽根14をシャッタ開口2から外側へ向って旋回させる(図3)。

【0029】

20

図4に示したシャッタ位置では、係止爪22は2つのカム17の間(の隙間)に入り込み(嵌り込み)、一つのカム17の前部フランク18に係合する。係止爪22は、図示の位置ないし状態において同時に旋回レバー15がカムヘッド20に乗り上げる(載置する)よう配置されかつ寸法形状が定められている。この位置ないし配置状態は、シャッタ羽根14が完全にシャッタ開口2(の領域)から外側に旋回されている位置ないし配置状態である。ミラーレフレックスカメラの対物レンズ内にセントラルシャッタを組み込む場合、この位置ないし配置状態はとりわけ被写体(モチーフ)のサーチのために利用することができる。

【0030】

更に、係止爪22が外側へ旋回すると、その後、カムリング7は付勢された引張バネ9の(引張ないし復元)作用により再び矢印の方向に回転する。その際、旋回レバー15はトーションバネ16の作用によってカム17の後部フランク19に沿って閉鎖位置に戻り、他方、解放爪21は(別の)カム17の前部フランク18への係合によって再びカムリング7をブロック(係止)する。引張バネ9はシャッタ過程の間に付勢されて(引っ張られて)再び最終状態(最大引張位置)にもたらされることができ、かくして、セントラルシャッタは次のシャッタ過程のための準備が整えられる。

30

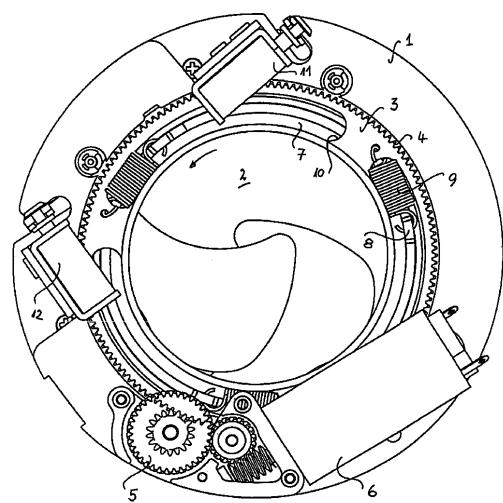
【符号の説明】

【0031】

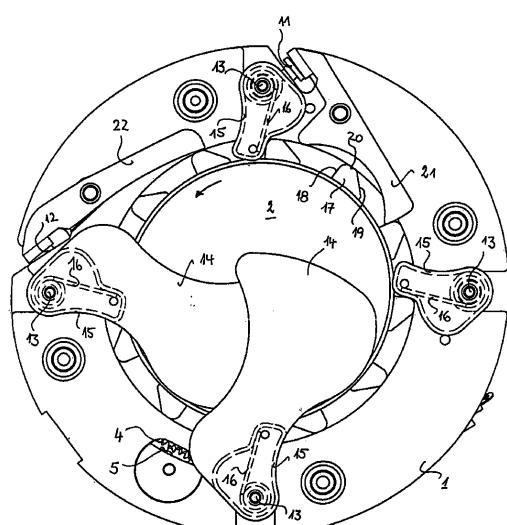
- | | | |
|-------|-------------------------------|----|
| 1 | シャッタ羽根支持体 | |
| 2 | シャッタ開口 | |
| 3 | 回転リング(バネ引張巻上げリング:Aufzugsring) | |
| 4 | リング状歯列(歯冠) | |
| 5 | 動力伝動機構 | 40 |
| 6 | 電動モータ | |
| 7 | カムリング | |
| 8 | ウェブ状リング(stegfoermiger Ring) | |
| 9 | 引張バネ(コイルバネ) | |
| 10 | 円弧状切欠部 | |
| 11、12 | サーボモータ(アクチュエータ) | |
| 13 | 突起(短軸) | |
| 14 | シャッタ羽根 | |
| 15 | 旋回レバー | |
| 16 | トーションバネ | 50 |

- 1 7 カム
- 1 8 カムの前部フランク
- 1 9 カムの後部フランク
- 2 0 カムヘッド部
- 2 1 解放爪（第1の爪部材）
- 2 2 係止爪（第2の爪部材）

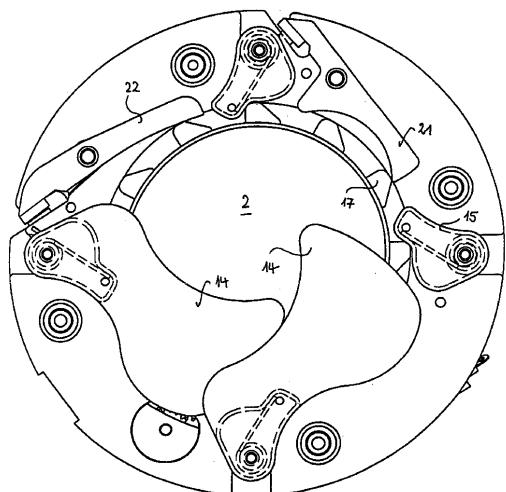
【図1】

Fig. 1

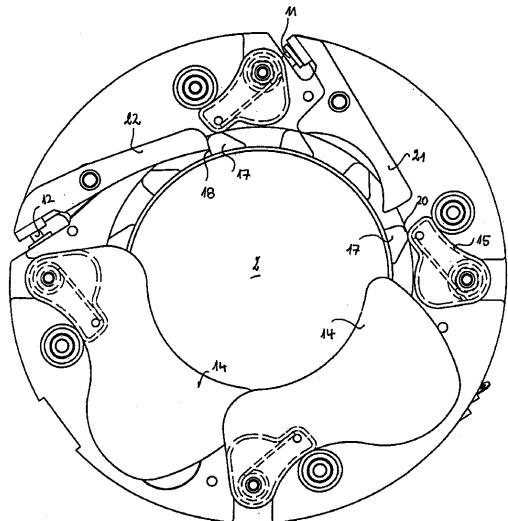
【図2】

Fig. 2

【図3】

Fig.3

【図4】

Fig.4

フロントページの続き

(72)発明者 アープ、コンスタンティン
ドイツ連邦共和国 3 4 2 9 5 エーダーミュンデ - グリフテ ヘルティングスホイザー シュト
ラーセ 4 7

審査官 山口 剛

(56)参考文献 英国特許出願公開第 0 1 0 3 6 9 7 4 (G B , A)
特開 2 0 0 6 - 2 2 0 9 4 6 (J P , A)
特公昭 3 4 - 0 1 0 2 3 6 (J P , B 1)
特公昭 3 6 - 0 2 0 8 3 2 (J P , B 1)
特開 2 0 0 7 - 2 6 4 6 4 5 (J P , A)

(58)調査した分野(Int.CI. , DB名)

G 0 3 B 9 / 1 0
G 0 3 B 9 / 2 2