P-442

Gigentum des Taiserlichen Patentamts. Gingefügt dez Sammlung für Untezhlasse Gruppe 96r.

KAISERLICHES



PATENTAMT.

PATENTSCHRIFT

- **№** 209009 -

KLASSE 42 m. GRUPPE 11.

ALOIS SALCHER JUN. IN INNSBRUCK.

Rechenmaschine mit Schieberantrieb, bei der die Zahlenräder zwecks Ausführung einer Addition oder Subtraktion in eine rechts bzw. links von ihnen liegende Antriebzahnstange eingerückt werden.

Zusatz zum Patente 204333 vom 5. Dezember 1905.

Patentiert im Deutschen Reiche vom 7. August 1906 ab. Längste Dauer: 4. Dezember 1920.

Die Erfindung betrifft eine Zehnerschalt-vorrichtung für die Rechenmaschine nach Die Zehnerschaltung erfolgt Patent 204333. in bekannter Weise dadurch, daß beim Über-5 gange eines Zahlenrades von 9 auf o (oder umgekehrt von o auf 9 bei der Subtraktion) durch Vermittlung eines Hebelwerkes eine die Antriebzahnstange der nächsthöheren Stelle sperrende Nase ausgerückt wird, so daß sich 10 die Zahnstange unter der Einwirkung einer Feder noch um einen Schritt weiterbewegt und das Zahlenrad höherer Ordnung um eine Zahl weiterschaltet. Die Erfindung besteht in der besonderen, der Maschine nach Patent 204333 15 angepaßten Ausbildung der Zehnerschaltteile, die zum Teil von dem Schaltschieber gesteuert

Auf den beiliegenden Zeichnungen ist

Fig. 1 die Aufsicht auf die mittels Deckplatte 20 geschlossene Rechenmaschine.

Fig. 2 ist eine Oberansicht, welche die inneren Teile in freigelegtem Zustande (ohne die Deck-

platte) zeigt.

Fig. 3 stellt die Hinteransicht zu Fig. 2 dar, wobei die zugehörigen Vorrichtungen der Übersicht wegen nur für die den drei letzten Stellen entsprechenden Zahnstangenschieber mehr oder weniger vollständig gezeichnet sind.

Fig. 4 zeigt eine Einzelheit.

Fig. 5 ist eine Seitenansicht in vergrößertem 30 Maßstabe.

Fig. 6 und 7 sind Einzeldarstellungen der Zehnerübertragungsvorrichtung (für die Aushäng- bzw. Einhänglage der Hebelklinken).

Fig. 8 ist eine Teildarstellung für das obere 35 Stück der Werkplatte, woraus die Zehnerübertragungshebel und die zugehörige Verriegelungsschiene ersichtlich sind; außerdem ist in Fig. 8a ein Gesperre für den Kulissenhebel in ausgelöster Lage gezeichnet.

Fig. 9 stellt eine der Zahnradwellen mit Zahntrieb, Nullstellungsherz und Zahlenscheibe sowie letztere in Vorderansicht und Rückansicht dar.

Fig. 10 ist eine Seitenansicht (von links in 45 bezug auf Fig. 2 gesehen) zur Darstellung des Schaltschiebers mit Flügelknopfgriff.

Fig. 11 ist eine aus Fig. 2 (rechte Ecke oben) herausgezeichnete vergrößerte Darstellung, aus welcher die Zehnerschalthebel und ihre Betätigungsmittel deutlicher ersichtlich sind.

Fig. 12 ist ein zu Fig. 11 zugehöriger Schnitt. Fig. 13 zeigt die Stellungsänderung der Zehnerschaltteile beim Zehnerschaltvorgange.

Obwohl die allgemeine Einrichtung der 55 jenigen der Rechenmaschine nach dem Hauptpatent entspricht, sind zum Verständnis ihrer Verbindung mit den neuen Zehnerschaltmitteln die Einzelheiten der dargestellten Ausführungsform in folgendem vorweg zu beschreiben.

Einrichtung der Zahnstangenschieber und Handhabung der Rechenmaschine.

Die Werkoberplatte P verdeckt in Fig. 1 die Innenteile und ist zur Freilegung von zweien der Doppelzahnstangenschieber ruv, die unterhalb parallel zueinander verschieblich gelagert 10 sind, stückweise fortgebrochen gezeichnet. Die Fortbrechung läßt dabei auch die unterhalb P gelegene eigentliche Werkplatte Q (Fig. 2 und 3) außer Betracht, an welcher unten die Antriebschieber ruv ihre Führung haben. Der Ad-15 ditions- bzw. Subtraktionsgriff A, welcher den Doppelgriff A A1 in der Anordnung gemäß dem Hauptpatent vertritt und durch die beim Fingerangriff ermöglichte Drehung eine Weichenzungenverstellung in derselben Weise wie dort 20 einzurichten gestattet, ist das äußere Betätigungsmittel für den auf und nieder schiebbaren, die Weichenzunge H tragenden Schaltschieber G (in Fig. 4 rückseitig gesehen) und befindet sich auf der linken Seite der Werkplatte. Je ein vollständiger Aufwärts- und Niederschub des Griffes A — mit Rückkehr in die gezeichnete Stellung der Fig. 1, 2 und 3 - entspricht der Vollendung einer Rechnungsoperation, und zwar einer Addition oder Subtraktion, je nachdem 30 der Griff A ohne oder mit Rechtswendung beim Anfassen bewegt wurde. Das Resultat der Summierung oder Subtraktion erscheint an der Schaulochreihe x, unterhalb deren sich die mit den Antriebschiebern ruv jeweils in Eingriff 35 gerückten Zahlenräder a drehen. Für gewöhnlich nehmen die Zahntriebe e der letzteren, wie aus Fig. I ersichtlich, eine Zwischenstellung derart ein, daß sie weder in die rechtsseitige noch die linksseitige Zahnstange u bzw. v jedes Antriebschiebers kämmend eingreifen. Achsen c sämtlicher Zahlenräder a bzw. Zahlentriebe e (Fig. 9) sind an einem quer über die Reihe der Schieber reichenden gehäuscartigen Schlitten EF gelagert, dessen Rechts- bzw.
45 Linksverschiebung somit den Eingriff der Zahlentriebe e in die Zahnstangen u oder v gestattet. Von dem Querschlitten EF ist der über der Werkplatte Q befindliche Teil mit E, der untere mit F bezeichnet; beide sind durch Pfeiler I, II, 50 III, IV in gegenseitigem Abstande gehalten, an welchen Pfeilern zugleich mittels kurzer Führungsschlitze der Werkplatte Q (Fig. 2, 3 und 8) der Quergleitspielraum für den Schlitten

gegeben ist.

55 Mit s sind (in Fig. 1, 2 und 5) die Stellknöpfe bezeichnet, mittels deren man die Antriebschieber ruv einstellt. Dieselben sind mit Zeigern z verbunden, und die auf der Zeigerskala rechts und links ersichtlichen Ziffern 60 o bis 9 ermöglichen die Einstellung der Antriebschieber durch Abwärtszug derart, daß sich

die Hubstufen entsprechend den Ziffern der zu addierenden oder zu subtrahierenden Zahl markieren. Zugleich wird durch Zahnstangenglieder z¹ in Eingriff mit Zahntrieben z² (Fig. 2) 65 eine übereinstimmende Zifferneinstellung von Zifferrädern bewirkt, die an Schaulöchern y die betreffende Zahl sichtbar werden lassen.

Damit die Antriebschieber, an welchen rückseitig Federn f (Fig. 5) angreifen, und die daher 70 das Bestreben haben, zur äußersten Hublage emporzuschnellen, in der Einstellungslage vorläufig gehalten bleiben, sind gemeinschaftlich auslösbare Klinken w (Fig. 3) vorhanden, welche in die Sperrzahnung r an den Schaftstücken der 75 Antriebschieber einklinken.

Die Zehnerschaltvorrichtung.

Die Zehnerübertragung erfordert bei der vorliegenden Rechenmaschine eine besondere, von 80 dem Schaltschieber G gesteuerte Einrichtung (Fig. 5 bis 9 und 11 bis 13). Zu jedem Zahlenrad a gehört ein stulpförmiger Flansch b (Fig. 9 und 12), der mit einer Lücke i an der Zehnerübertragungsstelle — beim Übergang 85 von Ziffer 9 zur Ziffer 0 - verschen ist. Zum Unterhakungseingriff an diesen Zahlenradflanschen b sind die mit Stiften h2 ausgestatteten Hebelglieder h^1 der Zehnerübertragungshebel hangeordnet. Letztere von Federn h4 beeinflußte 90 und am Schlitten EF bei h^x gelagerte Hebel besitzen Schulteransätze p1, die für gewöhnlich (beim Eingriff von h^2 unterhalb b, Fig. 7 und II) die obere Anschlaggrenze für den Hub der Doppelzahnstangenschieber rs (uv) derart 95 bestimmen, daß ein letzter sonst frei bleibender Schritt in die äußerste Endlage unmöglich wird. Die äußerste Endlage zu erreichen, wie es der Fortschaltung im Zehnerübertragungssinne entspricht, ist dem einzelnen Zahnstangenschieber 100 nur möglich, wenn der vom Zahlenrade niedrigeren Stellenwerts getragene Flansch b seine Lücke i für den Durchtritt des betreffenden Hebels h h1 darbietet, diesem also die Emporschwingung zu einer Freigabestellung (hinsicht- 105 lich der Schulter p) ermöglicht ist, wie aus Fig. 13 ersichtlich. Ein dreieckförmiges Weichenstück i (Fig. 9), welches zum Anschluß an die Lücke i des Flansches b nach der einen oder anderen Richtung umlegbar angeordnet ist, bildet eine 110 zweckmäßige Leitsläche für den Hebelgliedstift h2 beim Herausgleiten aus der Lücke und verhindert das etwaige Überspringen. Im übrigen dient dieses Weichenstück nur zur Sicherung der Stiftherausgleitung, ist aber sonst ent- 115

Für das Zustandekommen der Zehnerübertragung ist zunächst wesentlich, daß sämtliche Stifte h^2 vorerst an den Zahlenradflanschen b »eingehängt« werden, wie es Fig. 7 und 12 dar- 120 stellen. Hierzu dient ein um eine obere horizontale Achse bzw. zwischen Zapfenlagern $k^1 k^2$

schwingbarer Kipprahmen K mit Stange L (Fig. 2 und 8), welche längsweise unter hakenförmigen Ansätzen h5 der Hebelglieder h1 so in Eingriff liegt, daß sich zufolge einer Auf-5 kippung des Rahmens K für alle diese Hebelglieder eine Einstellung aus der Lage nach Fig. 6 in diejenige nach Fig. 7 und 12 - und umgekehrt beim Zurückschwingen eine Niederkippbewegung — vollzieht. Die Hebelglieder h1 10 sind entsprechend lose an den in der gegebenen Schwingebene verbleibenden Hebeln h angehängt, und die Stifte h2 crhalten ihre Führung (gleichgültig, ob sie in der Einhänglage sind oder nicht) durch Einschnitte einer mit dem Schlitten É F verbundenen Schiene g (Fig. 11). Die erforderliche Bewegung erfährt der Kipprahmen K durch einen schwingbar angeordneten Tcil M (Fig. 10), der seinerseits von einem Vorsprung N in Verbindung mit dem Schaltschieber G unter Keilwirkung bewegt wird

Die Schwingbewegung der in Bereitschaft für Zehnerüberträgung befindlichen Hebel h h1 darf auch nicht unrechtzeitig sein; deshalb ist eine Verriegelungsschiene R (Fig. 8 und 11), deren Bewegung von dem Schaltschieber gesteuert wird, angeordnet. Dieselbe besitzt am Unterrande Spielraumlücken \mathbb{R}^1 für Anschlagstifte h^3 an den Unterenden der Hebel h. Für die Stel-30 lung gemäß Fig. 2, 8 und II ist die Hebelbewegung ausgeschlossen. Die Verstellung der Schiene R zur Ermöglichung der Hebelbewegung (Fig. 13) erfolgt aus Anlaß der Schwingung eines mit R bei S1 angelenkten, bei O seinen 35 festen Drehpunkt besitzenden Kulissenhebels S (Fig. 8). Beim Hochschube des Schaltgriffes führt der Schaft m desselben zunächst innerhalb des freien Ausschnittes d^{κ} des Kulissenhebels S eine Leergangsbewegung aus, bis er 40 an die Keilschräge S2 anstößt und folglich im Weiterschube den Hebel S nach rechts bewegt, wodurch sich die Schiene R in die andere Stellung — für Freigabe der Hebel h (Fig. 13)

Es ist eine Vorkehrung getroffen, daß sich der Kulissenhebel S nicht vorzeitig von selbst aus seiner Anfangslage (Fig. 8) bewegt und vielmehr eine Verriegelung für den erst eintretenden Leergangshub erfährt; die hierzu dienende Vorkehrung besteht nach Fig. 8 und 8a aus einer federnden Abschnappklinke T, die sich in der Anfangslage gegen einen festen Anschlagstift T^1 Unmittelbar vor dem Antreffen der Keilschräge S2 drückt der Schaft des Schalt-55 griffes die Klinke T (unter Anspannung der zugehörigen Feder) aus dem Wege, so daß die Klinke T nunmehr hinter den Stift T^1 gleitet (Fig. 8a) und der Kulissenhebel S für seine seitliche Bewegung frei wird. Indem der Schaft 60 an der inwendigen geraden Kulissenflanke dnach rechts fortschreitet, bleibt der Kulissenhebel S in der Rechtsschwinglage gehalten. Die zwangsweise Zurückbewegung des Hebels S erfolgt als letzter Vorgang erst dann, wenn der Schaltgriff zum Anfangspunkt zurückgeschoben 65 wird, indem bei Vollendung dieses Hubes der Griffschaft an eine die Endbegrenzung des Kulissenausschnitts bildende Keilfläche bzw. Anschlagschulter S³ anstößt. Nach der Linksumlegung schnappt die Klinke T hinter dem 70 Stift T1 wieder ein und sperrt die Vorrichtung, wie vorher beschrieben.

Der Zehnerschaltvorgang vollzieht sich mit den beschriebenen Hilfsmitteln, zu denen noch die nachher erläuterte »Senkschiene« q (Fig. 3) 75 als Hilfsmittel für die Herabsenkung der Zahnstangenschieber hinzukommt, folgendermaßen. Die Einhängnasen h² seien gemäß Fig. 7 und 12 als bereits eingehängt angenommen.

Nachdem beim Vorschub des Schaltgriffes 80 an der Schulter S2 vorbei mittels Kulissenhebels S die Verriegelungsschiene R zeitweilig zur Seite bewegt ist, sind die Zehnerschalthebel h sämtlich zur Bewegung frei, und da alle unter der Wirkung von Federn h4 stehen, haben sie das Bestreben, aus der Lage gemäß Fig. 11 in diejenige gemäß Fig. 13 zu schwingen. Vermöge des Unterhakungseingriffs der den Einhängegliedern h1 zugehörigen Nasen h2 werden sie indessen für gewöhnlich in der ersten 90 Lage gehalten, und zwar jeder Hebel abhängig von der Drehungslage des zunächst benach-barten Zahlenrades a. Inzwischen findet die Einkämmung und Drehung der Zahntriebe e nebst Zahlenräder a statt; wenn nun an einem 95 der letzteren die die Zehnerschaltung erforderlich machende Stellung (im Übergang zur Ziffer o) erreicht oder überschritten wird, so bietet sich die Lücke i (Fig. 9) des Zahlenradflansches b zum Hindurchschlüpfen der Nase h2 des Ein- 100 hängegliedes h1 dar. Infolgedessen kann der zugehörige Hebel h in die Lage nach Fig. 13 herumschwingen, und dadurch kommt der an einer oberen Schulter gebildete Anschlag bei p1, der bis dahin den Hub des Zahnstangen- 105 schiebers nächsthöherer Stellenordnung be-grenzte, außer Wirkung. Der betreffende Zahnstangenschieber erreicht deshalb, indem er in der Pfeilrichtung (Fig. 13) emporschnellt, mit seinem Anschlage p eine um eine Stufe höher 110 gerückte Endlage. Dem so erzeugten Hubüberschuß entspricht die Fortdrehung des von dem Zahnstangenschieber angetriebenen Zahlenrades um eine Stelle weiter, so daß hiermit die Zehnerschaltung erfolgt, und zwar 115 gleichgültig, ob die Drehung in Additionsoder Subtraktionsrichtung stattfindet. beschriebene Zehnerschaltung vollzieht sich an allen jeweils beteiligten Zehnerschalthebeln im Augenblicke des Freiwerdens der Flansch- 120 lücken i gleichmäßig, und es ist, weil die Widerstände nicht progressiv bei zusammenfallenden Zehnerschaltvorgängen anwachsen, keine ungleiche Kraft für die Betätigung aufzuwenden, was ev. Störungen im Betriebe

verursachen könnte.

Die Anordnung der "Senkschiene" q (Fig. 3) hat folgenden Zweck. Sobald die Zehnerschaltung bei einem oder mehreren der Zahnstangenschieber während des Addierens oder Subtrahierens stattgefunden hat und durch Zurück-10 schieben des Schaltgriffes A schließlich die Rechenoperation vollendet wird, müssen diejenigen Zahnstangenschieber, welche wegen der Zehnerschaltung um eine Stufe zu hoch geschnellt waren, wieder auf ihre normale Null-15 lage zurückgebracht werden. Die Senkschiene q ist deshalb mit Querstreckung unterhalb der Führungsschlitze t^1 beweglich angebracht, und zwar, wie aus Fig. 3 und 4 ersichtlich, in Zapfenaufhängung mittels zweier Parallellenkerstücke 20 n n1, die je einen festen Drehpunkt bei l haben und von denen das eine Lenkerstück n mit einem nach unten reichenden Hakenarm q^1 zugleich dem Schwingungsangriff dient, der von dem Schaltschieber G ausgeht. Die Unter-25 kante der Senkschiene q begrenzt in der Stellung nach Fig. 3, wo der Schaltschieber G den Hakenarm q1 zur Seite geschwungen hat, sämtliche Zahnstangenschieber in ihrer normalen Höchstlage. Außerdem besitzt das Len-30 kerstück n entgegengesetzt zum Arm q noch eine Daumenschulter q^2 (Fig. 3), und beim Hochschube des Schaltschiebers G findet durch Anstreifen dieser Daumenschulter q^2 eine Aufwärtsschwingung der beiden Parallelogramm-35 lenker n n1 so statt, daß mit solcher Hubschwingung die Anschlagkante der Senkschiene q höher (Fig. 4) als anfangs zu liegen kommt, d. h. nach oben um eine Stufe zurückgestellt wird. Infolgedessen wird dann sämtlichen Zahn-40 stangenschiebern der Weg für den Zehnerschaltsprung freigemacht. Andererseits werden bei Rückkehr des Schaltschiebers zur Anfangslage durch die Abwärtsbewegung der Senkschiene q diejenigen Zahnstangenschieber, 45 welche den Zehnerschaltsprung ausgeführt haben, niedergeholt und in gleiche Linie mit den auf Null gebliebenen Zahnstangenschiebern eingerichtet. Es bewirkt nämlich, wie beschrieben, bei Erreichung der in Fig. 3 gezeichneten 50 Endlage der Anstoß am Hakenarm q^1 diejenige Umlegung, welche der Senkbewegung der Senkschiene q entspricht. Die bogenförmigen Schlitze in der Senkschiene q dienen lediglich zur Führung der daran hindurchgehenden, als 55 feste Drehpunkte dienenden Lenkerzapfen l. Beide Bewegungen — Senkung und Hubverstellung der Schiene q — fallen übrigens zeitlich in den Bereich des Leergangshubes, der zwischen der Anfangsstellung des Schaltgriffs A bis zum

60 Zusammenwirken desselben mit der Schräg-

schulter S2 liegt.

Reihenfolge der Vorgänge.

Bei der Hochschiebung des Schaltschiebers G (sei es mit Rechtswendung oder Linkswendung 65 der Weichenzunge H) finden folgende Vorgänge

1. Einhängen der Zehnerübertragungsstifte h2 (Fig. 6 und 7), Kipprahmen K (mit Stange L) wird durch Anlauf N und Hebel M gehoben; 70

2. die Hebel h werden durch Bewegung der Schiene R zur Bewegung freigemacht unter Angriff des Hebels S bei S2;

3. die Senkschiene q erfährt die Vorgabeaufwärtsverschiebung zur Ermöglichung des 75 Überschußhubes der Zahnstangenschieber rs;

4. das Einkämmen der Zahlenscheibentriebe e an der rechten oder linken Zahnstange u bzw. v (für Addition oder Subtraktion), das Entriegeln der Triebe e und das Außerwirkungsetzen der 80 Sperrklinken w wie beim Hauptpatent.

Infolge des letztgenannten Vorganges schnellen die Zahnstangenschieber r s empor und bewirken mit Plus- oder Minusdrehung an den Zahlenrädern a die Addition oder Subtraktion 85

der an y eingestellten Zahl.

Wenn der Schaltschieber zur Anfangsstellung niedergezogen wird, wiederholen sich im allgemeinen die obigen Vorgänge in umgekehrter Reihenfolge und in rückgängigem Sinne; nur 90 in einer Hinsicht findet eine Abweichung statt, die durch die Anordnung der Abschnappklinke T bedingt ist. Diese hält nämlich, wie vorher bemerkt, den Kulissenhebel S (Fig. 2) anfänglich gegen Rechtsschwingung fest, und 95 zwar im Bereiche des dem Schaltschieber beim Hochschube bei du frei dargebotenen Weges bis zur Erreichung der Schrägschulter S2. Wie aus Fig. 8a ersichtlich, wird die Klinke T bevor der Rechtsschwingungsangriff bei S2 100 erfolgt, vom Griffschaft m so umgelegt, daß ihr außenseitiges Ende an dem festen Stift T1 vorbeirückt, womit nun erst der Rechtsschwingungsweg für den Kulissenhebel S frei wird. Nachdem letzterer aber einmal nach rechts 105 geschwungen ist und durch Seitwärtsstellung der Schiene R die Zehnerübertragungshebel h sämtlich zur Bewegung frei geworden sind, bleibt diese Lage genannter Teile auch für den ganzen Rückwärtsschub des Schaltschiebers G 110 bestehen, ausgenommen für den allerletzten Teil desselben, wo die Schräge S3 im Sinne der Linksschwingung des Kulissenhebels S zur Wirkung kommt und die Verriegelungslage (Fig. 8) herbeiführt. Dieser Vorgang erfolgt 115 aber erst nach der durch die Teile GNM bewerkstelligten Niederkippung des Kipprahmens K nebst Stange L — also nach stattgehabter Aushängung der Hebelglicdstifte h2 -; im Anfangsteile der Aufwärtsbewegung des 120 Schaltschiebers hatte sich umgekehrt zuerst die Kippbewegung des Kipprahmens K (für

Einhängung der Zehnerschalthebel) vollzogen und war dann nachträglich, unter Auslösung der Klinke T, die Rechtsschwingung des Kulissenhebels S und Freimachung der Zchnersschalthebel eingetreten. Indem somit zum Schlusse des Rückwärtshubes die Zehnerübertragungshebel hzuletzt gegen Bewegung (mittels Schiene R) gesperrt werden, finden demgemäß die bezeichneten Vorgänge in verwechselter Folge statt.

PATENT-ANSPRÜCHE:

15

25

30

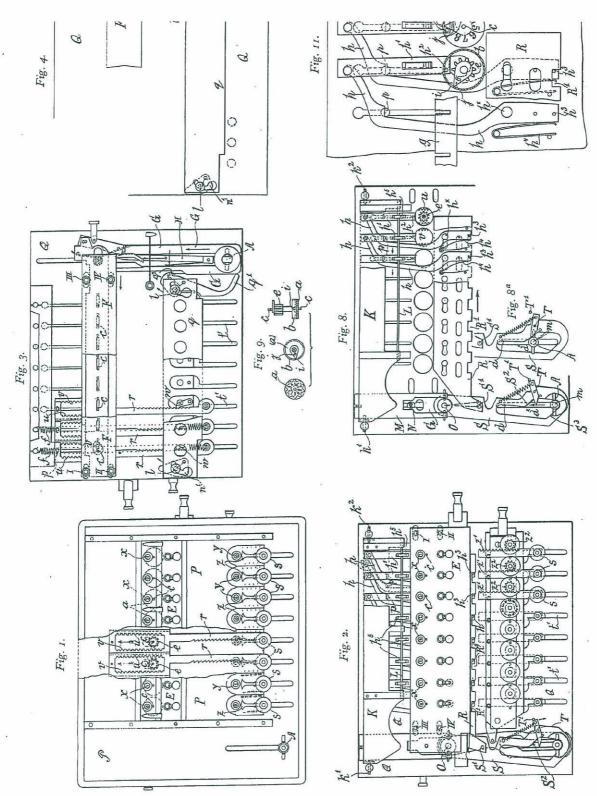
1. Rechenmaschine mit Schieberantrieb, bei der die Zahlenräder zwecks Ausführung einer Addition oder Subtraktion in eine rechts bzw. links von ihnen liegende Antriebzahnstange eingerückt werden und die Zehnerschaltung durch Ermöglichung eines Überschußhubes der Antriebzahnstangen stattfindet, nach Patent 204333, dadurch gekennzeichnet, daß die Zahlenräder (a) mit Ringflanschen (b) versehen sind, deren Lücken (i) beim Übergang von 9 auf o (bzw. von o auf 9) den Stift (h2) eines Hebels (h1) durchtreten lassen, der vorher beim Hochgang des Schaltschiebers (G) mittels einer von letzterem gesteuerten schwingenden Platte (K) von unten in den Ringflansch (b) eingerückt wurde, so daß sich ein mit dem Hebel (h1) verbundener Hebel (h) unter dem Einflusse einer Feder (h4) verstellen kann und seine Schulter (p^1) in bekannter Weise die Nase (p) der Antriebzahnstange (ruv) der nächsthöheren 35 Stelle für die Zehnerschaltung freigibt.

2. Rechenmaschine nach Anspruch I, dadurch gekennzeichnet, daß durch eine vom Schaltschieber (G) gesteuerte Verriegelungsschiene (R) die unrechtzeitige 40 Bewegung der Zehnerschalthebel (h h¹) verhindert und durch eine gleichfalls vom Schaltschieber gesteuerte Anschlagschiene (q) die Zurückführung der zwecks Zehnerübertragung um einen Schritt zu weit verschobenen Antriebzahnstangen in die Anfangslage bewirkt wird.

3. Rechenmaschine nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß der Schaltschieberangriff zuerst die Einhängung der 50 Hebel $(h\,h^1)$ bewerkstelligt, dann die Bewegung der Verriegelungsschiene (R) zur Hebelfreigabe folgt und beim Schaltschieberrückgange die beiden Vorgänge der Eingriffaushängung jener Hebel und der Herbeisführung der Verriegelungslage für die Schiene (R) umgekehrt aufeinanderfolgen.

4. Rechenmaschine nach Anspruch I, dadurch gekennzeichnet, daß der Reihenfolgewechsel der Vorgänge durch die Anordnung 60 eines Kulissenhebels (S) im Zusammenwirken mit dem Griffschaltschieber (G) unter Zuhilfenahme einer Klinke (T) bewerkstelligt wird

Hierzu i Blatt Zeichnungen.



PHOTOGR. DRUCK DER REICHSDRUCKEREI.

