INTERNATIONALE ANMELDUNG VERÖFFENTLICHT NACH DEM VERTRAG ÜBER DIE
INTERNATIONALE ZUSAMMENARBEIT AUF DEM GEBIET DES PATENTWESENS (PCT)

<p>(51) Internationale Patentklassifikation³ : B02C 25/00</p>	<p>A1</p>	<p>(11) Internationale Veröffentlichungsnummer: WO 84/ 04469 (43) Internationales Veröffentlichungsdatum: 22. November 1984 (22.11.84)</p>
<p>(21) Internationales Aktenzeichen: PCT/CH80/00151 (22) Internationales Anmeldedatum: 5. Dezember 1980 (05.12.80) (31) Prioritätsaktenzeichen: 2796/80-5 P 30 22 564.0 (32) Prioritätsdaten: 11. April 1980 (11.04.80) 16. Juni 1980 (16.06.80) (33) Prioritätsländer: CH DE (71)(72) Anmelder und Erfinder: OETIKER, Hans [CH/CH]; Sahlstrasse 4, CH-9000 St. Gallen (CH). LINZBER- GER, Robert [CH/CH]; Lehweg 19, CH-9030 Abtwil (CH). KETTIN, Leendert [NL/CH]; Buchholdern 19, CH-9242 Oberuzwil (CH). WINTELER, Hans [CH/ CH]; Höggstrasse, CH-9621 Oberhelfenschwil (CH). (74) Anwalt: GEBRUEDER BUEHLER AG; CH-9240 Uzwil (CH).</p>	<p>(81) Bestimmungsstaat: US. Veröffentlicht <i>Mit internationalem Recherchenbericht.</i> <i>Gemäss Artikel 64 Absatz 3(c) Ziffer ii nach Veröffent- lichung eines Patents, das auf der internationalen An- meldung beruht, erteilt vom Patent und Markenamt der Vereinigten Staaten am 17. April 1984 (17.04.84) unter der Nummer 4,442,980.</i></p>	
<p>(54) Title: METHOD ANT UNIT FOR AUTOMATICALLY CONTROLLING A CYLINDER MILL IN A FLOUR MILL PROVIDED WITH A REGULATED PRODUCT SUPPLY</p>		
<p>(54) Bezeichnung: VERFAHREN UND VORRICHTUNG ZUM AUTOMATISCHEN STEuern EINES MIT EINER PRODUKT-SPEISEREGELUNG VERSEHENEN MÜLLEREI-WALZENSTUHLES</p>		
<p>(57) Abstract</p> <p>New automatic control device for a cylinder mill. The quality of product supplied to the cylinder mill which is subjected to continued momentaneous fluctuations is determined by a mechanical probe (74). A corresponding signal actuates directly a pneumatic valve (80) and the motor pressure controls the instantaneous power provided to the grinding cylinders. The pneumatic valve (80) has what is called a zero passage and forms, together with the servo-mechanisms and the device for displacing the elements of the cylinder mill which are power-dependent, what is called a tracking servo-control. Owing to the motor pressure of the pneumatic valve (80), the grinding cylinders may also be simultaneously engaged and disengaged.</p> <p>(57) Zusammenfassung</p> <p>Ein neuartige Automatik bei einem Walzenstuhl. Die dem Walzenstuhl zugeführte Produktmenge, welche ständigen momentanen Schwankungen unterworfen ist, wird von einer mechanischen Sonde (74) festgestellt. Mit einem entsprechenden Signal wird direkt ein pneumatisches Ventil (80) betätigt und mit dem Steuerdruck die den Mahlwalzen zugeführte Momentanleistung gesteuert wird. Das pneumatische Ventil (80) weist einen sogenannten Null-Durchgang auf und bildet mit Servomiteln und der Verstellvorrichtung leistungsabhängiger Elemente des Walzenstuhles eine sogenannte Nachlaufsteuerung. Mit dem Steuerdruck des pneumatischen Ventiles (80) können gleichzeitig auch die Mahlwalzen ein- und ausgerückt werden.</p>

LEDIGLICH ZUR INFORMATION

Code, die zur Identifizierung von PCT-Vertragsstaaten auf den Kopfbögen der Schriften, die internationale Anmeldungen gemäss dem PCT veröffentlichen.

AT	Österreich	KR	Republik Korea
AU	Australien	LI	Liechtenstein
BE	Belgien	LK	Sri Lanka
BG	Bulgarien	LU	Luxemburg
BR	Brasilien	MC	Monaco
CF	Zentrale Afrikanische Republik	MG	Madagaskar
CG	Kongo	MR	Mauritanien
CH	Schweiz	MW	Malawi
CM	Kamerun	NL	Niederlande
DE	Deutschland, Bundesrepublik	NO	Norwegen
DK	Dänemark	RO	Rumänien
FI	Finnland	SD	Sudan
FR	Frankreich	SE	Schweden
GA	Gabun	SN	Senegal
GB	Vereinigtes Königreich	SU	Soviet Union
HU	Ungarn	TD	Tschad
JP	Japan	TG	Togo
KP	Demokratische Volksrepublik Korea	US	Vereinigte Staaten von Amerika

- 1 -

5 VERFAHREN UND VORRICHTUNG ZUM AUTOMATISCHEN STEuern
EINES MIT EINER PRODUKT-SPEISEREGELUNG VERSEHENEN
MÜLLEREI-WALZENSTUHLES

10 Die Erfindung bezieht sich auf ein Verfahren zum
automatischen Steuern eines mit einer Produkt-Speise-
regelung versehenen Müllerei-Walzenstuhles, bei dem
zur Steuerung der Einstellung des Dosierschiebers für
die Produktzufuhr in Abhängigkeit von dieser ein
mechanisches Regelsignal erzeugt wird. Die Erfindung
15 bezieht sich weiterhin auf einen automatisch gesteuerten,
mit einer Produkt-Speiseregulierung versehenen
Müllerei-Walzenstuhl zur Durchführung eines solchen
Verfahrens, der einen Dosierschieber für die Produkt-
zufuhr wie einen mit ihm in Wirkverbindung stehenden,
20 von der Produktzufuhr beaufschlagten mechanischen Sig-
nalgeber aufweist.

Das müllerische Vermahlen bzw. die Herstellung für
Brot, Mehl, Gries, Dunst usw. ist in der Vermahlungs-
technik ein Sonderfall: Denn die qualitativen Anforder-
25 ungen an den Walzenstuhl sowie an dessen Führung
sind sehr hoch, vergleichbar etwa mit Walzwerken für

- 2 -

Farben o.ä. Beim Vermahlen von Farben in pastösem Zustand wird über zwei Einzugswalzen ein Produktdepot aufrechterhalten, so daß die Walzen immer etwa die gleiche Menge des Produktes einziehen können.

5 Die Speisung an das Walzwerk wird in Abhängigkeit vom Produktstand im Depot geregelt. Demgegenüber ist der Müllerei-Walzenstuhl allerdings Teil eines ganzen Mahl- und Siebprozesses, der vollautomatisch betrieben wird. Die Mahlvorbereitung geschieht über

10 eine oder zwei Linien, die dann auf ein bis vier oder noch mehr Rohfruchtpassagen geführt werden. Der gewonnene erste Schrot wird in Plansichten mit mehreren Fraktionen zerlegt, wobei die Fraktionen zum

15 einen Teil bereits als fertige Produkte vom Mahlprozeß abgeführt werden können. Die verbleibenden Fraktionen werden kontinuierlich einer weiteren Vermahlung und Siebung zugeführt usw. Dabei werden für die sogenannten "hinteren Mahlpassagen" einzelne Abgänge von mehreren Plansichten zusammengeführt.

20 Je nach Beschaffenheit des Rohmaterials, der Mahlvorbereitung und der Umgebungseinflüsse (wie Feuchtigkeit, Temperatur o.ä.) variiert der Mehlanfall bei jedem Plansichter in kürzeren und größeren Intervallen. Hinzu kommen kurzzeitige Störfaktoren, z. B.

25 ein beschleunigtes oder verlangsamtes Abrutschen des Produktes an Schrägflächen o.ä. Die Auswirkungen der einzelnen Störfaktoren können sich (in negativem Sinn) addieren oder auch ausgleichen. Die Leistungsschwankungen liegen bei gleicher Mischung vielfach

30 unter 10 Prozent eines gemittelten Wertes, teilweise aber sogar in einem Bereich von 10 bis 30 Prozent,

- 3 -

- dessen obere Grenze sich bei extremem Mischungswechsel sogar bis über 50 Prozent Abweichung vom Mittelwert verschieben kann. Bei den hinteren Schrot passages sowie bei allen Plattwalzen müssen die Mahlwalzen auseinandergerückt werden, wenn kein Mahlgut eingespeist wird, da sonst die Gefahr eines Aufeinanderlaufens der Mahlwalzen bei großer Relativgeschwindigkeit zueinander und bei vollem Druck und damit die Gefahr einer Zerstörung derselben besteht.
- 10 Die Aufgabe einer Produktspeiseregulung bei einem Müllerei-Walzenstuhl besteht nicht darin, eine konstante Speiseleistung sicherzustellen, da jeder Walzenstuhl als Glied in einer ganzen Verfahrenskette ankommende Produktmengen voll übernehmen und verarbeiten können muß. Vielmehr besteht das Hauptziel einer solchen Produktspeiseregulung in der Erzeugung eines gleichmäßigen Produktschleiers über die ganze Länge der Mahlwalzen hinweg.
- 20 Zum automatischen Betrieb von Müllerei-Walzenstühlen werden zwei Grundfunktionen eingesetzt, nämlich die Regelung der Speiseleistung zum einen und ein automatisches Ein- und Ausrücken einer Mahlwalze zum ändern. Für beide Funktionen ist schon eine Vielzahl von Vorschlägen gemacht worden, wobei sowohl die Regelung der Speiseleistung, wie auch die automatische Ein- und Ausrückung der Mahlwalzen in Abhängigkeit von der Produktspeisung bzw. von einem entsprechend reagierenden Fühlelement gesteuert werden müssen.
- 25

- 4 -

In der CH-PS 418 791 ist ein Müllerei-Walzenstuhl beschrieben, dessen leistungsabhängige Elemente über ein zentrales elektrokapazitives Speisemengen-
Meßgerät gesteuert werden, mittels dessen das Vor-
handensein eines ausreichenden Produktdepots im
5 Speiseraum über einer Speisewalze festgestellt und
entsprechend elektrische Steuersignale an elektro-
pneumatische Ventile zur Steuerung der Walzenein-
und -ausrückung einerseits sowie der Stellung eines
10 Dosierschiebers andererseits gegeben werden. Hier-
bei hat sich allerdings bei besonders schwierigen
Produkten gezeigt, daß die Regelung der Speise-
leistung nicht immer ganz angeglichen ist, weil
Produkt an der kapazitiven Sonde haften bleiben
15 kann, was eine Feinregulierung erschwert.

Diese Probleme treten beim Einsatz mechanischer Re-
gelvorrichtungen für den Mahlgutzulauf bei Müllerei-
Walzenstühlen dagegen nicht auf, wie solche etwa
in der CH-PS 306 619 oder 286 814 beschrieben sind.
20 Dort wird die Produktmasse durch eine in den Pro-
duktstrom eingehängte Sonde festgestellt und über
einen Hebelarm direkt mechanisch auf einen Speise-
Regelschieber gegeben, wobei über geeignete Federn
sichergestellt ist, daß dieses Dosiersegment in
25 seine geschlossene Stellung vorgespannt ist. Bei
einer solchen Steuerung muß allerdings die Verstell-
kraft der Steuerglieder unmittelbar vom Produktstrom
selbst aufgebracht werden, was den Einsatz einer
solchen Steuerung dann ausschließt, wenn relativ
30 große Steuerkräfte aufgebracht werden müssen (etwa
zum Ein- und Ausrücken der Mahlweizen).

- 5. -

In der DE-PS 582 423 ist eine Kombination elektrischer und mechanischer Steuerungsmittel beschrieben, die auch zum Einsatz bei größeren Steuerungskräften geeignet ist, deren baulicher Aufwand allerdings gerade durch die Verbindung eines mechanischen und eines elektrischen Systemes ganz erheblich ist.

Es wurden auch bereits hydraulische Steuerungen eingesetzt, bei denen mit verhältnismäßig kleinen Hydraulik-Zylindern große Kräfte in Wirkung gebracht werden können, so daß auch der Einsatz mechanischer Impulsgeber möglich ist. Die Schaltkraft für die Servosteuerung kann sehr klein und die Sondenkonstruktion hierdurch einfach gehalten werden. Die geringe Schaltkraft bietet den Vorteil, daß die Sonden nur wenig Widerstand gegen den Produktstrom aufweisen und als selbstreinigende Konstruktion ausgebildet sein können. Allerdings besteht die Gefahr, daß unter ungünstigen Bedingungen Öl als Fremdstoff im Mahlverfahren unbemerkt zur Kontamination z. B. des Mehles führen kann; weiterhin ist der bauliche Aufwand solcher hydraulischer Konstruktionen sehr groß und bedarf einer gesteigerten ständigen Wartung. Vereinzelt wurden sogar Störungen festgestellt, die auf Viskositätsänderungen der verwendeten Öle zurückzuführen waren.

Betrachtet man die verschiedenen Systeme, dann zeigt sich als Nachteil bei mechanischer Steuerung der große bauliche Aufwand, die Fraglichkeit einer Automatisierung (was besonders für Fernbetätigung wichtig ist), als Vorteil hingegen eine übersichtliche

- 6 -

und auch dem weniger qualifizierten Fachmann verständliche Regelungsmöglichkeit. Die rein hydraulische Steuerung bietet den Vorteil eines betriebssicheren Verhaltens sowie nur geringer erforderlicher Signalgeber-Kräfte, ist allerdings mit einem außerordentlich großen baulichen Aufwand behaftet, erfordert die Verwendung eines Fremdstoffes als Betriebsstoff (Öl) und setzt den Einsatz einer Hydraulikpumpe voraus, die stets gegen den benötigten Hydraulikdruck arbeitet, wodurch sich ein gewisser spezifischer Energieverschleiß einstellt. Rein pneumatische Lösungen konnten bis heute nur zum Ausführen bestimmter einzelner Steuerfunktionen z. B. zum Ein- oder Ausrücken der Mahlwalzen realisiert werden. Eine brauchbare Regelung z. B. für die Speisung ist nicht bekannt geworden, da entsprechende Versuche nur unruhige Regelungen zeigten und zu unerwünschten Belastungen für die Mahlwalzen führten. Rein elektrische Systeme erweisen sich als baulich sehr aufwendig und als teuer, insbesondere bei der Berücksichtigung des heute erwünschten Explosionsschutzes, sind jedoch leicht fernsteuerbar.

Ausgehend von dem aufgezeigten Stand der Technik liegt der Erfindung die Aufgabe zugrunde, ein Verfahren der eingangs genannten Art (mit von der Produktzufuhr beaufschlagtem mechanischem Signalgeber) derart zu verbessern, daß es bei einfachem Aufbau und geringem Aufwand auch für die Ausführung von Steuerungsoperationen mit großem Kraftaufwand ge-

- 7. -

eignet und bei sehr guter Regelwirkung besonders betriebs- und funktionssicher ist. Weiterhin soll eine geeignete Vorrichtung zur Durchführung eines solchen Verfahrens gefunden werden.

5 Diese Aufgabe wird bei einem Verfahren der eingangs genannten Art erfindungsgemäß dadurch gelöst, daß das mechanische Regelsignal zunächst in ein pneu-
matisches Regelsignal umgewandelt und sodann als
10 Eingangssignal an eine Servosteuerung für die Einstellung der Produktzufuhr und/oder an eine Servosteuerung für eine Mahlwalzenein- und -ausrückung, d.h. somit als Regelsignal für ein pneumatisches Servomittel für die Steuerung leistungsabhängiger Elemente des Walzenstuhles weitergeleitet wird.

15 Durch die Erfindung wurde nicht nur eine überraschend einfache Lösung gefunden, sondern sie bietet darüberhinaus noch das Vorhandensein nahezu aller Vorteile der bisherigen Einzelsysteme, wie sie weiter oben aufgezeigt sind. Erfindungsgemäß wird also ein me-
20 chanisches, von dem Speise-Produktstrom abgeleitetes Regelsignal zuerst in ein pneumatisches Regelsignal umgewandelt, das dann erst über pneumatische Servomittel an die leistungsabhängigen Elemente des Walzenstuhles weitergeleitet wird, die ihrerseits
25 über eine pneumatische Servounterstützung dann die gewünschten Verstellkräfte aufbringen und die erforderlichen Steuerungsfunktionen ausführen.

Vorteilhafterweise wird bei dem erfindungsgemäßen Verfahren das mechanische Regelsignal in ein digi-

tales pneumatisches Regelsignal umgewandelt. Ebenfalls vorzugsweise läßt sich mit dem pneumatischen Regelsignal beim erfindungsgemäßen Verfahren auch der Anpreßdruck zwischen den Mahlwalzen steuern.

5 Eine weitere vorteilhafte Ausgestaltung der Erfindung besteht darin, daß jede Änderung des mechanischen Regelsignales zwar sogleich in eine analoge
10 Änderung des pneumatischen Regelsignales umgesetzt wird, das geänderte pneumatische Regelsignal allerdings sodann zeitabhängig wieder in Richtung auf seinen Ausgangswert vor Eintritt der Änderung zurückgeführt wird, wobei dieser Vorgang natürlich sogleich unterbrochen und erneut eingeleitet wird, sobald
15 eine weitere Änderung des mechanischen Regelsignales eintritt. Hierdurch läßt sich ein zeitverzögertes Nachlaufen des Nullpunktes für die Signaländerung des pneumatischen Regelsignales erreichen, was bei Einsatz geeigneter pneumatischer Servomotoren für die
20 Betätigung der leistungsabhängigen Elemente (. Dosierspaltschieber, Mahlwalzenein- und -ausrückung) günstige Voraussetzungen für die Einstellung einer stabilen Gleichgewichtslage schafft, von der aus dann ein erneuter Regelimpuls ausgehen kann. Dieses Einstellen ruhiger Gleichgewichtslagen resultiert
25 letztlich in einer sehr ruhigen Speisung zu den Mahlweizen.

Vorteilhafterweise wird dabei das pneumatische Regelsignal bei seinem Rückgang in Richtung auf den Ausgangswert schrittweise (digital) zurückgeführt,
30 wodurch sich vom Geber des mechanischen Speiseregel-

- 9 -

5 signales somit durch Überlagerung ein teils digi-
tales, teils analoges pneumatisches Signal ableiten
läßt. Der digitale Schritt wird dann vorzugsweise
dadurch ausgenützt, daß der digitale Anteil direkt
für eine Verstellfunktion eingesetzt wird, während
der analoge Anteil zur Haltung einer bestimmten Po-
sition (Gleichgewichtsposition) herangezogen wird.

10 Um stabile Gleichgewichtslagen auch bei nur kurz-
zeitigen Störungen zu erreichen, ist es von Vorteil,
wenn bei Auftreten einer Änderung des mechanischen
Regelsignales eine Änderung des pneumatischen
Signales erst nach einer vorbestimmten (kurzen)
15 Zeitspanne ausgelöst wird. Hierdurch kann sicherge-
stellt werden, daß immer wieder auftretende, aber
nur ganz kurzzeitig wirksame Änderungen in der
Produktzufuhr nicht sogleich die Auslösung eines
Steuervorganges bewirken.

20 Im Gegensatz zu vorbekannten Verfahren erlaubt es
das erfindungsgemäße Verfahren, z. B. im Falle
einer verhältnismäßig konstanten Produktzuleitung
auch eine Konstanthaltung des Produktniveaus im
Speiseraum zu erreichen, darüber hinaus aber auch
noch bei starken Leistungsschwankungen diese durch
die eingesetzte Produkt-Speiseregulierung etwas zu
25 glätten. Kurzzeitige Stoßbelastungen in der Pro-
duktspeisung werden, auch wenn eine zeitliche Ver-
zögerung etwa bei der Umwandlung nicht direkt
berücksichtigt ist, wegen der Systemelastizitäten
stets etwas verzögert weitergegeben. Bei Einsatz
30 des aufgezeigten Nachlaufes (Nullpunktverstellung)
wird eine erste grobe Einstellung des Systems er-

- 10 -

zielt, die Feineinstellung jedoch durch die ständige Wirkung eines ins pneumatische umgewandelten Analog-Regelsignales erreicht.

5 Der erfindungsgemäße, automatisch gesteuerte, mit einer Produkt-Speiseregulierung versehene Müllerei-
Walzenstuhl, auf dem sich das erfindungsgemäße Ver-
fahren ausführen läßt, ist mit einem Dosierschieber
für die Produktzufuhr sowie mit einem mit diesem
in Verbindung stehenden, von der Produktzufuhr beauf-
schlagten mechanischen Signalgeber versehen. Erfin-
10 dungsgemäß ist dabei der mechanische Signalgeber zur Betätigung eines pneumatischen Regelventils ausgebildet, dessen Ausgang mit dem Eingang einer Servoeinrichtung zum Verstellen des Dosierschiebers
15 und/oder zum Aus- und Einrücken der Mahlwalzen verbunden ist. Vorteilhafterweise steht dabei das pneumatische Regelventil mit der Servoeinrichtung derart in Wirkverbindung, daß es jeder Bewegung des Gebergliedes mit Verzögerung nachläuft. Eine be-
20 sondern einfache und wirkungsvolle, vorteilhafte Ausgestaltung läßt sich dabei dadurch erzielen, daß das pneumatische Regelventil mittels des Gebergliedes in eine Einschalt-, eine Ausschalt- und eine zwischen der Einschalt- und der Ausschaltstellung
25 liegende Nullstellung schaltbar ist, wobei es im Rahmen der Baueinheit in jeder dieser drei Stellungen verweilen kann.

Eine weitere, vorteilhafte Ausgestaltung des erfindungsgemäßen Müllerei-Walzenstuhles besteht darin,
30 daß die Servoeinrichtung einen Pneumatikzylinder mit Kolben und Kolbenstange aufweist, der zum einen

- 11 -

am Gehäuse des Walzenstuhles befestigt und dessen Kolbenstange zum andern direkt mit Verstellgliedern für den Dosierschieber bzw. die Einrichtungen zur Mahlwalzenein- und -Ausrückung verbunden ist, wobei die Kolbenstange auf ihren einen Seite mit einer (vorzugsweise konstanten) Speisekraft, die als entsprechender Speise-Luftdruck oder als Federkraft aufgebracht werden kann, und auf ihren anderen Seite mit dem Steuerdruck (Ausgangsdruck) des pneumatischen Ventils derart beaufschlagt wird, daß bei Nullstellung des Ventiles die steuerseitige Druckluft eingeschlossen und der jeweils letzte Steuerdruck aufrechterhalten bleibt. Durch diese Ausgestaltung, bei der die Servoeinrichtung kraftschlüssig an den Verstellmitteln für leistungsabhängige Elemente des Walzenstuhles angreift, ergibt sich aus der Regeleinrichtung zusammen mit dem Geber des Speiseregelsignales eine Art geschlossenes mechanisches/pneumatisches Wäge- bzw. Tariersystem.

Es hat sich ferner als sehr vorteilhaft erwiesen, wenn bei einem erfindungsgemäßen Müllerei-Walzenstuhl ein mit seinem einen Ende am Rahmen des Walzenstuhles angelenkter Hebelarm vorgesehen ist, der mit seinem freien Ende mit dem Gehäuse des pneumatischen Ventils verbunden ist und an dem direkt die Kolbenstange der Servoeinrichtung, vorzugsweise auch Glieder zum Verstellen des Dosierschiebers (Dosierspaltes) und/oder der Drehzahl der Speisewalzen, befestigt sind. Bei diesen Ausgestaltungen bildet die Servoeinrichtung zusammen

- 12 -

mit dem einseitig am Walzenstuhl angelenkten Hebelarm eine Funktionseinheit, wobei der Geber des Speiseregelsignales das am äußeren Ende des Hebelarmes befestigte pneumatische Steuerventil steuert und der Pneumatikzylinder direkt an dem Hebelarm angreift. Die Erfindung erlaubt es, mit wenig bewegten Teilen über die Servoeinrichtung die Speiseleistung durch Verstellen des Dosierschiebers und/oder einer Speisewalzendrehzahl zu regeln. Damit konnte eine Ausführungsform für einen Müllerei-Walzenstuhl zur Speiseregulierung alternativ oder gleichzeitig mittels Dosierschieber einerseits und Speisewalzendrehzahl andererseits erzielt werden, die sich bei guter Funktionsfähigkeit durch einen überraschend geringen baulichen Aufwand auszeichnet. Es hat sich dabei gezeigt, daß bei mehligem oder griesigen Produkten eine Verstellung des Dosierschiebers optimale Ergebnisse bringen kann, in anderen Fällen, wenn z. B. ein größerer Anteil an Kleie gegeben ist (etwa bei den ersten Passagen), hingegen mit der alleinigen Verstellung des Dosierschiebers noch keine befriedigenden Resultate erzielt werden. Der erfindungsgemäße Walzenstuhl bietet nun die Möglichkeit, in solchen Fällen über die Servoeinrichtung auf sehr einfache Art eine ausreichend große Kraft auch noch für eine Regulierung der Speisewalzendrehzahl aufzubringen.

Das als pneumatisches Signal umgeformte Regelsignal kann nun vorteilhafterweise dafür eingesetzt werden, um auch das Ein- und Ausrücken der Mahlwalzen zu steuern, indem mit dem Steuerdruck des pneumatischen Steuerventiles ein zweites Ventil beaufschlagt wird,

- 13 -

das seinerseits das Ein- und Ausrücken der Mahlwalzen steuert. Gleichzeitig kann mit dem Steuerdruck des zweiten Ventiles auch etwa das Ein- bzw. Ausrücken der Mahlwalzen optisch angezeigt werden.

5 Eine weitere, vorteilhafte Ausgestaltung des erfindungsgemäßen Müllerei-Walzenstuhles besteht ferner darin, daß das pneumatische Steuerventil als Membranventil ausgebildet ist, welches durch einen Stößel oder Rollenhebel geschaltet wird,
10 der eine Entlüftungsöffnung aufweist.

Die bauliche Ausführung des erfindungsgemäßen Walzenstuhles ist überraschend einfach; Versuche unter praxisgerechten Bedingungen haben gezeigt, daß der erfindungsgemäße Walzenstuhl beim praxisgerechtem Einsatz die der Erfindung zugrundeliegende Aufgabe bei bester Funktionssicherheit ausgezeichnet löst. Versuche zeigten, daß in einem
15 untersuchten Fall, bei dem die Produktleistung des Walzenstuhles gleichmäßig war, auch das Produktniveau im Speiseraum oberhalb der Dosierwalzen konstant blieb. Bei einem anderen untersuchten Fall, bei dem extreme Leistungsschwankungen auftraten, wurde durch die erfindungsgemäße Lösung die Dosierleistung bestens den Leistungsschwankungen angepaßt, wobei jedoch gleichzeitig auch ein starker
20 Ausgleich erzielt werden konnte. Der Einsatz des pneumatischen Steuerventiles am Ende eines am Walzenstuhlgehäuse schwenkbar befestigten Hebelarmes (wie weiter oben beschrieben) unter gleichzeitiger
25

- 14 -

5 Ausbildung des pneumatischen Ventils derart, daß es dem mechanischen Signalgeber nachlief, zeigte von der Seite der gewünschten Funktionssicherheit wie auch vom baulichen Aufwand her nahezu optimale Ergebnisse.

Die Erfindung wird nachfolgend anhand der Zeichnung im Prinzip beispielshalber im einzelnen noch näher erläutert. Es zeigen:

- 10 Fig. 1 die schematische Darstellung eines erfindungsgemäßen Müllerei-Walzenstuhls teils im Schnitt, teils in Ansicht;
- Fig. 2 ein Ausführungsbeispiel für eine erfindungsgemäße Speiseregulierung;
- 15 Fig. 3 eine weitere Ausführungsform für eine erfindungsgemäße Speiseregulierung;
- Fig. 4 und Fig. 5 den gemessenen Druckverlauf eines pneumatischen Regelsignales zu einer Ausführung gemäß Fig. 3;
- 20 Fig. 6 die Ausführung eines erfindungsgemäßen Walzenstuhles mit automatischer Walzenein- und -Ausrückung;
- Fig. 7 ein vollständiges Steuerschema für einen erfindungsgemäßen Walzenstuhl mit Speiseregulierung, kombiniert mit automatischer Walzenein- und -Ausrückung;
- 25 Fig. 8 ein pneumatisches Ventil (im Schnitt) zur Umwandlung des mechanischen Regelsignales in ein pneumatisches Regelsignal.

30 In Fig. 1 ist ein Müllerei-Weizenstuhl in Doppel-

- 15 -

ausführung, d.h. mit zwei Paaren von Mahlwalzen
1, 1' bzw. 2, 2' dargestellt, bei dem die Mahl-
walzen in einem Ständer breit gelagert sind, wo-
bei der ganze Walzenstuhl mit einer Verschalung 4
nach außen hin abgeschlossen ist. Das Mahlgut wird
5 durch einen meistens im Plexiglas ausgeführten
Speisezylinder 5 einem erweiterten Speiseraum 6
zugeleitet, an dessen unteren Ende sich eine Ver-
teilschnecke 7 sowie eine Speisenwalze 8 befindet.
10 Diese Speisewalze bildet zusammen mit einem Dosier-
schieber 9 den mechanischen Teil einer Dosierein-
heit. Unterhalb der Mahlwalzen 1, 1' , 2, 2' ist
eine Trimelle 10 für vermahlendes Gut vorgesehen.
15 In der Verschalung 4 befindet sich ferner eine
Servicetür 11 für die Speiseseite der Mahlwalzen
1, 1', 2, 2' sowie eine Kontrolltüre 12, durch wel-
che die Qualität und Beschaffenheit des vermahlenden
Gutes überwacht werden kann. In bzw. über dem Spei-
seraum 6 ist eine Sonde angeordnet, die um eine
20 Drehachse 14 einen Geber 15 bewegen kann. Die Be-
wegung des Gebers 15 ist einerseits von der Pro-
duktmenge und andererseits auch von der kinetischen
Energie der strömenden Produktmasse sowie von einer
Rückstellfeder 16 beeinflusst. Da das Weg/Kraft-Ver-
halten der Rückstellfeder 16 wählbar bzw. vorbe-
25 kannnt ist, ergibt sich somit bei dem Geber 15 ein
zur Produktspeiseleistung analoges mechanisches
Signal (wie bei einer mechanischen Waage). Der
Geber 15 steht in direkter Wirkverbindung mit einem
30 pneumatischen Ventil 17 bzw. einem Rollenhebel und
einem Stößel dieses Ventiles. Das mechanische Sig-
nal des Gebers 15 wird in dem pneumatischen Ventil
17 in ein pneumatisches Regelsignal umgewandelt, wo-

- 16 -

bei die dem pneumatischen Ventil 17 zugeführte Druckluft mittels des pneumatischen Ventils in zur Produktspeiseleistung analoges Druck-Regelsignal umgewandelt wird. Dieses Signal, als

5 "Speiseregelsignal" bezeichnet, stellt das Ausgangssignal zur Steuerung und Regelung einzelner (oder aber vorzugsweise mehrerer) leistungsabhängiger Elemente des Walzenstuhles dar. Das Speiseregelsignal kann dabei zur eigentlichen Speiseregulation ebenso ausgenützt

10 werden wie zur Verstellung der Drehzahl der Speisewalzen 8 oder zur Verstellung eines Dosierspaltes durch die Verstellung des Dosierschiebers 9. Es kann weiterhin gleichzeitig zur automatischen Steuerung der Walzenein- und -ausrückung über einen Zylinder 18 und weiterhin auch zur Anzeige der jeweiligen Walzenposition eingesetzt werden.

15 Ferner kann das Speiseregelsignal auch zur Anpassung der Mahlwalzeneinstellung durch eine automatische Einstellvorrichtung 19 ausgewertet werden. Diese Einstellvorrichtung 19 ausgewertet werden. Diese Einstellvorrichtung kann dabei kombiniert werden mit

20 einem Handeinstellrad oder, im Falle eines weiteren automatischen Ausbaues, mit entsprechender rechnergesteuerter Fernsteuerung, wie diese etwa in der CH-PS 418 1791 beschrieben ist.

25

30 Hieraus wird ersichtlich, daß das als Drucksignal vorliegende Regelsignal für jede einzelne Funktion alleinstehend, ganz besonders aber im Hinblick auf eine Kombination mehrerer Steuer- und Regelfunktionen ausgewertet werden

35 kann. Im Vordergrund steht dabei die kombinierte Regelung der Speiseleistung einerseits

- 17 -

und der Walzenein- und Ausrückung andererseits, was beides über einen gemeinsamen pneumatisch/mechanischen Servokreis durchgeführt werden kann.

5 In Fig. 2 sind schematisch die einzelnen baulichen Elemente der Speiseregulung gezeigt. Die linke Bildhälfte zeigt dabei die Zone des Speiseraumes des Mühlerei-Walzenstuhles nach Fig. 1 im Schnitt, während
10 die rechte Bildhälfte schematisch die Zuordnung der Speisewalze zu den Mahlwalzen darstellt.

Das Mahlgut wird über einen Glaszylinder 30
15 in einen Speiseraum 31 gegeben, der unten durch einen Dosierschieber 32 und eine Speisewalze 33 abgeschlossen ist. Zwischen der Speisewalze 33 und dem Dosierschieber 32 wird ein Dosierspalt "Sp" ausgebildet. Der Speisewalze 33 ist direkt eine Verteilwalze 34 nachgeordnet, die für eine gleichmäßige Verteilung der Produkte über die ganze Walzenlänge
20 sorgt. Im Speiseraum 31 ist eine Sonde 35 über einen entsprechenden Wägebalken an einem Träger 36 gelenkig befestigt. Dieser Träger kann
25 zusammen mit der Sonde 35 eine Kippbewegung um die Achse 37 ausführen, wobei dem Gewicht wie dem Impuls des Mahlgutes, die den Träger 36 im Uhrzeigersinn belasten, eine Zugfeder 38 entgegenwirkt. Je nach Auslegung
30 der Zugfeder und der Hebelabstände des Trägers sowie der Vorspannung der Zugfeder kann das leistungsabhängige Spiel der Sonde vorbestimmt werden. Sinngemäß zu Fig. 1 wird auch hier ein mechanisch erzeugtes Regelsignal

- 18 -

über das (in der Fig. rechts dargestellte)
Armstück 36' des Trägers 36 als Geber auf
ein pneumatisches Ventil 39 abgegeben, das
z. B. so aufgebaut sein kann, wie dies in
5 Fig. 8 dargestellt ist. Das pneumatische
Ventil 39 wandelt das mechanische Regelsignal
in ein analoges pneumatisches Drucksignal
um, das über eine Steuerleitung 40 auf die
eine Seite eines Pneumatikzylinders 41 als
10 wirksame Steuer- bzw. Druckkraft gegeben wird.
Auf einen im Pneumatikzylinder 41 angeordneten
Kolben 42 bzw. eine zugeordnete Kolbenstange
43 wirken auf deren einer Seite eine Druck-
feder 44 und auf deren anderen Seite der
15 Druck gemäß dem analogen Regelsignal des
pneumatischen Ventiles 39. Die Kolbenstange
43 ist gelenkig mit dem Dosierschieber 32
so verbunden, daß dieser durch die Kolben-
stange 43 um einen Drehpunkt 45 verstell
20 und dadurch der Dosierspalt "Sp" eingestellt
werden kann. Über die genannten Elemente,
insbesondere das pneumatische Ventil 39, den
Pneumatikzylinder 42 als Servoeinrichtung und
den Dosierschieber 32 einerseits sowie das
25 Kräftespiel Mahlgut-Sonde andererseits ist
damit ein geschlossener Servo-Speiseregelkreis
gebildet, für den außer der Druckluft keine
weitere Fremdenergie nötig ist.

Die Funktionsweise der Vorrichtung ergibt sich
30 wie folgt: steht das Produktniveau im Speise-
raum 31 unterhalb der Sonde z. B. bei der Höhe
"A", so wird vom Mahlgut keine Kraft an die
Sonde 35 mehr abgegeben. Die Zugfeder 38 zieht
das Armstück 36' bzw. den mechanischen Geber
35 nach unten, der Stößel 46 des pneumatischen

- 19 -

Ventiles 39 wird entlastet und in der Steuerleitung 40 befindet sich kein Druck. Die Kraft der Druckfeder drückt den Dosierregler 32 an die Speisewalze bzw. an einen (nicht dargestellten) Anschlag, so daß der Dosierspalt "Sp" auf den Wert 0 oder nahezu 0 gestellt wird. Wird nun Mahlgut durch den Glaszylinder 30 dem Walzenstuhl zugeführt, so entsteht eine Impuls- und Gewichtskraft auf die Sonde 35. Der Geber drückt den Stößel 46 proportional der zugeführten Produktleistung nach oben, wodurch in dem pneumatischen Ventil 39 ein entsprechendes Drucksignal gebildet wird, das wiederum über den Servozylinder 41 den Dosierspalt "Sp" vergrößert. Der Dosierschieber 32 wird solange geöffnet bzw. bewegt, bis zwischen der zugeführten Produktmenge über dem Speiseraum 31 und der unten abgezogenen Dosierleistung Gleichgewicht entsteht. Im Gleichgewichtsfall bleibt der Mahlgutpegel im Speiseraum etwa konstant.

Wie nun aus der rechten Bildhälfte der Fig. 2 entnommen werden kann, geht von der Steuerleitung 40 eine Abzweigleitung 41 direkt auf einen zweiten Servozylinder 50, der auf der Achse einer Varioscheibe 51 befestigt ist. Von einer der Mahlwalzen 1, 1', 2, 2', die über einen (nicht dargestellten) Hauptmotor angetrieben wird, wird über einen Vario-Riemenantrieb 52 die Speisewalze angetrieben. Ist nun kein Druck auf der Steuerleitung 41, so verschiebt eine Feder 53 die eine bewegliche Hälfte 51 der Riemenscheibe gegen die feste Hälfte 51''. Der Abstand zwischen den beiden Scheibenhälften wird dadurch kleiner und der

- 20 -

in Keilform ausgebildete Übertriebsriemen wird nach außen gedrückt. Gleichzeitig verlangsamt sich die Speisewalzendrehzahl durch Vergrößerung des wirksamen Durchmessers der angetriebenen Riemenscheibe. Steigt nun der Druck in der Steuerleitung 41 an, so wirkt er durch entsprechende Verbindungsbohrungen auf die Gegenseite des Servozylinders und reduziert die Kraft der Feder 53, so daß der Abstand zwischen den beiden Hälften der Riemenscheiben vergrößert und der Antriebskreis für den Riemen verkleinert wird. Damit erhöht sich automatisch die Speisewalzendrehzahl entsprechend der Vergrößerung des Dosierspaltes "Sp". Das pneumatische Ventil 39 wirkt, wie in Fig. 8 in vergrößertem Maßstab, im Prinzip wie ein Weg-Druck-Wandler: eine Weg-Wanderung wird in ein analoges pneumatisches Signal umgesetzt. Die Wirkungsweise ist dabei wie folgt:

Beim Hineindrücken des Stößels wird die Druckfeder 52 gespannt, der Federschuh 63 drückt die Kugel auf den Sitz der Vorsteuerdüse 64, wonach (von Zuluft 60 gespeist) der Druck in der Kammer 65 proportional mit der Federkraft bzw. dem Federweg ansteigt. Die Membrane des angebauten Leistungsverstärkers wird nach unten gedrückt und öffnet das Kugelventil 67 solange, bis sich in der Kammer 66 ein gleicher Druck aufgebaut hat. Beim Entspannen der Druckfeder 62 öffnet die Vorsteuerdüse 64, wodurch in der Kammer 65 der Druck abgebaut wird. Der sinkende Druck in der Kammer 65 bewirkt nun, daß die Membrane durch den Druck in der Kammer 66 nach oben gedrückt und das Kugelventil 68 geöffnet wird.

- 21 -

In Fig. 3 ist schematisch die Produkt-Speise-
regelung gezeigt: in der linken Bildhälfte ist
der Speiseraum 70 wiedergegeben, der unten
durch eine Verteilwalze 71, eine Speisewalze
72 sowie einen Dosierschieber 73 abgeschlossen
5 ist. Im Speiseraum 70 ist eine Sonde 74 ange-
ordnet, die über einen Träger 75 an einem Dreh-
bolzen 76 abgestützt ist. Der Träger 75 weist
einen Geber 77 auf, der einerseits mit einer
Zugfeder 78 sowie andererseits mit einem
10 Rollenhebel 79 eines pneumatischen Ventiles 80
in Wirkverbindung steht. Das pneumatische Ven-
til 80 ist eingangsseitig an eine Druckluft-
leitung 81 angeschlossen ; eine Steuerleitung
82 führt von dem pneumatischen Ventil 80 an
15 einen Servozyylinder 83 zur Beaufschlagung eines
darin befindlichen Kolbens 84 auf dessen einer
Seite. Weiterhin ist eine Kolbenstange 85 vor-
gesehen, die endseitig mit einem Gelenkbolzen
86 an einem Heblarm 87 befestigt ist, der
20 seinerseits um ein Drehgelenk 88 gelenkig an
der festen Rahmenkonstruktion 89 fixiert ist.
Das pneumatische Ventil ist am anderen Ende
des Hebelarmes 87 befestigt und folgt dabei,
entsprechend den Hebelgesetzen, der Bewegung
25 der Kolbenstange 85 bzw. dem Hebelarm 87. An
letzterem ist ferner ein Dosierschieber 90
über eine Verbindungsflasche 91 bzw. über Boh-
len 92 und 93 kraftschlüssig befestigt. Der
Dosierschieber 90 ist um ein Drehlager 94
30 kippbar, wobei sich, je nach seiner momentanen
Stellung, zwischen ihm und der Speisewalze 72
ein Dosierspalt "Sp" einstellt. Das Ganze
System wird von einer Druckversorgung 95 ge-
speist.

Die Druckluft für die Steuerseite kann zusätz-

- 22 -

5 lich über einen Handschalter 98 unterbrochen
werden, etwa um Servicearbeiten durchzuführen.
Der Systemdruck wird durch die genannte Ver-
sorgung ständig auf einem konstanten Druck ge-
halten, der (z B. im Wert von 6 bar) über eine
10 Leitung 99 als Gegendruck auf die dem Steuer-
druck abgekehrte Seite des Kolbens 84 abgegeben
wird. An Stelle des genannten konstanten
Druckes über die Leitung 99 kann auch eine
Feder 100 oder beides gemeinsam eingesetzt
15 werden. Die Verwendung einer Feder 100 ergibt
den Vorteil, daß bei Ausfall der Druckluft
der Dosierschieber sicher schließt.

In Fig. 4 ist der Druckverlauf des Regelsignals,
wie er in der Steuerleitung 82 mit einem Druck-
20 schreiber festgestellt werden kann, gezeigt.
Die Werte entsprechen der Messung an einem
Walzenstuhl ein B-Passage. Während einer ersten
Phase von etwa 50 sec ist der Druck dabei auf-
fallend stabil und wurde nur kurzzeitig (bei
25 etwa 29 sec) durch eine kurze Druckerhöhung
unterbrochen. Der im wesentlichen horizontale
Verlauf der Kurve zeigt, daß ganz kurzzeitige
Leistungsvariationen im Regelsignal weiterge-
geben werden. Bei ca. 50 sec wurde der ganze
30 Regelkreis durch Handausrückung der Mahlwalzen
1, 1' künstlich unterbrochen, wodurch das Regel-
signal entsprechend sofort auf den Wert null
abfällt. Das rasche Ansprechen der Regelung
auf eine entsprechende Störfunktion ist sehr
35 vorteilhaft. Ganz besonders wichtig ist aber
der Beginn der Regelung nach dem Einrücken der
Mahlwalzen. Das Auslaufen des Regelsignales
dauert entsprechend der Messung des Druckschei-
bers etwa 1 sec. Der Wiederbeginn des Signales

- 23 -

tritt nahezu ohne Zeitverzug auf und das Signal geht, was regelungstechnisch besonders interessant ist, sofort auf einen etwa mittleren Wert über, pendelt dann während etwa 10 sec um diesen Wert und geht dann sofort wieder in ein stabiles Regelverhalten über. Besonders bemerkenswert ist die schnelle Reaktion bei der Veränderung, die fast ohne jegliches Übersteuern und ohne Aufschaukelungen stattfindet.

In Fig. 4 sind ständig wiederkehrende konstante Regelperioden von 5 bis 10 sec gezeigt, die allesamt innerhalb eines verhältnismäßig engen Regelbereiches liegen. Für die Mahlwalzen und für die Walzenlagerung ist dies sehr wichtig, da damit durch die Speiseregelvorrichtung eine Schwingungsaufschaukelung durch ständig wechselnde Mahlkräfte verhindert werden kann.

In Fig. 5 ist das Regelsignal bei einer C-Passage (d. h. bei einer hinteren Passage) gezeigt, bei der die dem Walzenstuhl zugeführte Produktmenge über kürzere und längere Perioden hinweg fast nicht variiert. Dieser Fall ist regelungstechnisch besonders leicht beherrschbar. Etwa 5 sec nach Meßbeginn war die Produktzufuhr kurzzeitig gestört, was sogleich einen entsprechenden Abfall beim Regelsignal auslöst. Der nachfolgend sich einstellende Kurvenverlauf ist regelungstechnisch beinahe als eine Art "Idealverlauf" anzusehen. Auch bei diesem wurden nach etwa 115 sec die Mahlwalzen kurzzeitig von Hand aus- und danach sogleich ohne Zeitverzug wieder eingerückt. Der dargestellte Diagrammverlauf zeigt erstaunlicherweise, daß sich nach einer sehr geringen Übersteuerung

- 24 -

schon nach etwa 1 bis 2 sec der gleiche Regelwert wie vor der künstlichen Störung wieder einstellt und die ursprüngliche Kurve ihren Fortgang findet.

5 Beim Ausführungsbeispiel nach Fig. 6 wird, ähnlich dem nach Fig. 3, ein Geber 111 durch eine Sonde 110 betätigt. Auf den Geber 111 wirkt eine Zugfeder 112, die ihn, falls kein Produkt dem Walzenstuhl zugespeist wird, vom Schaltkontakt 113 eines pneumatischen Ventiles 114 abhebt. Von diesem pneumatischen Ventil 114 führt eine Steuerleitung 115 zu einem Verstärkerventil 116. Das pneumatische Ventil 114 wandelt das mechanische Regelsignal des Gebers 111 in ein pneumatisches Drucksignal um. Proportional zu der ankommenden Speiseleistung auf die Sonde 110 wird ein pneumatisches Regelsignal gebildet. Das Verstärkerventil 116 ist dabei so eingestellt, daß es bei einem bestimmten Druckwert des pneumatischen Regelsignales der Steuerleitung 115 sogleich den vollen Netzdruck (z. B. 6 bar) aus der Druckleitung 117 in einen Pneumatikzylinder 118 freigibt. Ist der eingestellte Schwellwert des Drucksignales für das Verstärkerventil 116 noch nicht erreicht, so bleibt die linke Fläche des innerhalb des Pneumatikzylinders 118 verschiebbar angeordneten Kolbens 120 drucklos. Auf seine rechte Fläche wirkt dagegen der volle Netzdruck, so daß der Kolben 120 in der ausgerückten Position verharrt. Übersteigt der Druck in der Steuerleitung 115 jedoch den eingestellten Schwellwert von z. B. 2 bar, dann wird der volle Netzdruck auf die linke Kolbenfläche gegeben, wodurch der Kolben ausfährt. Mittels eines zentralen Steuerventiles 96 können sodann alle

- 25 -

Walzen Wa_1 , Wa_2 mit Hilfe der Schnellent-
lüfter 97 ausgerückt werden.

5 Der Kolben 120 ist über eine Kolbenstange 121
mit der beweglichen Walze 1, 2 bzw. dem ent-
sprechenden Walzenlager gekoppelt, so daß die
beschriebene Bewegung durch das Regelsignal
direkt zur Einrückung bzw. Ausrückung der Mahl-
walzen eingesetzt wird. Die Druckluftversor-
10 gung kann bei der Ausführungsform nach Fig. 6
entsprechend der nach Fig. 3 ausgeführt werden
(übereinstimmende Teile sind deshalb mit glei-
chen Bezugsziffern versehen).

15 Die Regelfunktion für die Speiseleistung ist
allerdings sehr verschieden von der Funktion
der Walzenein- und -ausrückung. Das Regeln
der Speiseleistung soll bevorzugt sanft erfolgen, wohin
gegen das Ein- und Ausrücken der Mahlwalzen
schlagartig (allerdings ohne Aufeinander Schla-
gen der Walzen) stattfinden soll. Bei den
20 Darstellungen nach Fig. 4 und Fig. 5 ist auf
dem Druckniveau 2 bar je ein Punkt "S-aus"
und "S-ein" als Schwellwert zur Schaltung
des Ventiles 116 für das Ein- bzw. Ausrücken
der Mahlwalzen gezeigt. Der Schaltpunkt für
25 das Ventil 116 ist bewußt wesentlich tiefer
gewählt als der normale Arbeitsbereich für
die Speiseleistung. Die Darstellungen der
Fig. 4 und Fig. 5 zeigen anschaulich am
Verlauf der Druckkurve, wie die Ausrückung,
30 besonders aber die Einrückung der Mahlwalzen
nahezu gleichzeitig mit der Öffnung eines
Dosierschiebers ausgeführt wird (vgl. Kurven
"X"). Beide Funktionen werden in einem Durch-
zug erledigt. Würden nämlich die Mahlwalzen

- 26 -

eingerrückt, bevor Produkt eingespeist wird, dann bestünde die Gefahr, daß die Glattwalzen aufeinanderliefen, was zu schädlichen Folgen führte.

5 In Fig. 7 ist eine Ausführungsform gezeigt, bei der die im wesentlichen in Fig. 3 gezeigte Speiseregulierung mit einer Walzenein- und -ausrückung nach Fig. 6 kombiniert ist. Entsprechend der Darstellung nach Fig. 1 ist
10 in Fig. 7 die Ausführungsform für einen typischen Mühlereiwalzenstuhl mit Doppelausführung für die eigentliche Vermahlungseinheit dargestellt. Zusätzlich ist aber auch noch dargestellt, daß der Servozylinder für die Walzen-
15 ein- und -ausrückung an jedem Walzenende, also insgesamt 4fach, vorgesehen ist.

Die Funktionsweise eines Mühlerei-Walzenstuhles nach einem der gezeigten Ausführungsbeispiele entsprechend Fig. 1 bis 7 ist wie folgt:

20 Der Mahlpalt der Mahlwalzen 1, 1', 2, 2' wird über ein Handrad entsprechend dem zu vermahlenden Gut vorgewählt. Wird über dem Speisezylinder 5 noch kein Mahlgut eingespeist, so wird die Sonde 13 bzw. 74 über eine Zugfeder 16 bzw.
25 78 nach oben gedrückt. Der Geber 15 bzw. 77 berührt den Schaltkontakt 79 des pneumatischen Ventils 17 bzw. 80 nicht, so daß in der Steuerleitung 82 kein Druck aufgebaut wird. Die Feder 100 oder der Druck aus der Leitung
30 99 (oder beides, je nach Wahl des Systems) drücken den Hebelarm 87 gegen den Uhrzeigersinn und damit den Dosierschieber 9 bzw. 73 in eine geschlossene Stellung. Der Dosier-

- 27 -

5 spalt "Sp" ist geschlossen, so daß auch kein Produkt auf die Mahlwalzen 1, 1', 2, 2' ausdosiert wird. Bei Ausbleiben eines Regelsignales in der Steuerleitung 82 bzw. 115 steht auch am Verstärkerventil 116 kein Steuerdruck an, weshalb sich die Mahlwalzen 1, 1', 2, 2' über die Zylinder 118 in ausgerückter Position befinden.

10 Wird nun Mahlgut über den Speisezylinder 5 dem Walzenstuhl zugeführt, so wirkt sofort der Impuls des strömenden Gutes bzw. eine entsprechende Gewichtskomponente auf die Sonde 13 bzw. 74, die dadurch nach unten gedrückt wird. Der Geber 77 bewegt sich nach rechts, drückt den Schaltkontakt 79 ein, und löst hierdurch
15 ein Regelsignal aus.

20 In der Steuerleitung 82 baut sich nun ein Druck auf, der jedoch vorerst keine Änderung in der Signalgebung verursacht. Sobald jedoch der Druck einen eingestellten Schwellwert erreicht hat, werden (entsprechend den Darlegungen zu Fig. 6) die Mahlwalzen eingerückt. Hierbei handelt es sich um einen dynamischen Vorgang. Die Sonde 13 bzw. 74 ist mit dem Geber 15 bzw.
25 77 in Bewegung, d. h. der Schaltkontakt 79 wird in einem Zug voll auf das pneumatische Ventil 17 bzw. 80 gedrückt. Vom Geber wird, insbesondere bei Einsatz eines sehr empfindlichen Membranventiles für das pneumatische Ventil 80, schon durch kleinste Bewegungen
30 der maximale Regeldruck in der Steuerleitung 82 freigegeben. Hieraus resultiert, daß die Kolbenstange 85 mit dem Hebel 87 sowie dem pneumatischen Ventil 80 in einem Zeitraum von

Hundertstel- oder Zehntel-Sekunden in Bewegung
gesetzt werden, wobei sich der direkt verbundene
Dosierschieber zu öffnen beginnt und Produkt
auf die Mahlwalzen eingespeist wird. Sowohl
5 der Zylinder 118 wie auch der Zylinder 83 sind
als pneumatische Servozylinder ausgeführt, wo-
durch die Arbeitskräfte schnell, aber dennoch
nicht schlagartig erzeugt werden. Die Luft
im Zylinder bildet im Gegensatz zu Hydraulik-
10 medien eine Art "Stoßdämpfer". Es hat sich
gezeigt, daß durch geeignete Wahl der Zug-
und Druckfedern der Querschnitte in den pneu-
matischen Leitungen sowie entsprechender Vor-
spannungen der Federn ein im Hinblick auf die
15 betroffenen Maschinenelemente vollkommener
Gleichlauf der Steuer- bzw. Regelfunktionen sich
erreichen läßt. Dies gilt sowohl beim Einlauf-
wie beim Auslauffall.

Für den weiteren Bewegungsablauf wird auf die
20 Fig. 3 und 7 verwiesen: der Hebelarm 87 führt
bei Einsetzen der Produktspeisung als erste
Phase eine kleine Schwenkbewegung im Uhrzeiger-
sinn aus. Gleichzeitig mit dieser läuft auch
der Schaltkontakt 79 vom Geber 77 weg. Die
25 Zugfeder 78 spannt sich proportional zum Weg-
stück des Gebers 77. Wird nur eine geringe
Produktmenge über den Glaszylinder einge-
speist, so stellt sich zwischen den Mahlgut-
kräften auf die Sonde 13 bzw. 74 sehr rasch
30 ein Gleichgewicht ein, bei dem das Speise-
segment 73, der Hebelarm 87 und das pneumati-
sche Ventil in ihrer Position verharren bleiben.
Gleichzeitig aber sind Geber 77 und Schaltkon-
takt 79, der über eine Feder in das pneu-
35 matische Ventil 80 eingeschoben werden kann,
in ständiger gegenseitiger Wirkverbindung,

- 29 -

wobei kleinste Bewegungen auftreten, die allerdings, was einen wesentlichen Vorteil darstellt, keinen direkten Einfluß mehr auf das umgewandelte pneumatische Regelsignal ausüben.

5 Das pneumatische Ventil verweilt in dieser Phase in einer sogenannten Null-Stellung, bei der alle Ein- und Ausgänge verschlossen sind. Dadurch bleibt der in der ersten Phase erzeugte Druckwert des pneumatischen Regelsignals unver-

10 ändert erhalten und der Kolben 84 bleibt durch die stabilen Druckverhältnisse auf beiden Kolbenseiten mit verhältnismäßig großen Kräften starr eingespannt. Der Dosierschieber verweilt ruhig in seiner Position. Wird nun die Zufuhr des Gutes durch den Glaszylinder 5 ge-

15 steigert oder wird aus anderen Gründen die im Speiseraum zugeführte Leistung größer als die durch den Dosierspalt abgeführte Leistung, so verschiebt sich der Geber 77 bzw. 15 weiter-

20 hin in Richtung Schaltkontakt 79 bzw. auf das pneumatische Ventil 89, wobei letzteres dem Geber 77 nachläuft und bei einem eingestellten Schwellwert erneut ein entsprechendes Regelsignal als erhöhten Druckwert in die Steuer-

25 leitung 82 abgibt. Je nach Gegebenheit, z. B. auch dann, wenn es sich um einen Anfahrvorgang o. ä. handelt, wird ein pneumatisches Regelsignal etwa entsprechend Fig. 4 bzw. Fig. 5 vorgegeben bzw. ausgelöst. Je nach Vorbe-

30 dingung kann sich ein stabiles Gleichgewicht über einen gleichmäßigen Signalverlauf einstellen, wie dies aus Fig. 5 ersichtlich ist. Es können aber auch bei ständig schwankenden Zufuhrleistungen einzelne Perioden stabiler

35 Lagen, in denen das pneumatische Ventil an irgendeiner beliebigen Stelle des Hebelarmes

- 30 -

87 sich befindet, sich in der Null-Stellung
abwechseln. Die gezeigte Regelung ist damit
imstande, entweder ein sehr gleichmäßiges
Regelsignal zu erzeugen (vgl. Fig. 5) oder
5 aber, bei sehr variabler Speiseleistung
ein Signal von wiederholt stabilen Phasen auf-
zuweisen (vgl. Fig. 4).

Wie aus Fig. 7 ersichtlich kann der Steuer-
druck in der Leitung 119 zur optischen An-
zeige der jeweiligen Stellung der Walzen aus-
genutzt werden. Mit der Druckluft kann z. B.
10 eine farbige Koppe hinter einem Glasauge 120
verschoben werden, so daß das Ein- bzw. das
Ausrücken der Mahlwalzen durch entsprechende
Farben, z. B. rot und grün, angezeigt wird.
15 Wie ferner aus der Fig. 1 ersichtlich ist,
kann das pneumatische Regelsignal in der
Steuerleitung 82 dafür eingesetzt werden, um
die Mahlwalzen leistungsunabhängig einzustellen.
20 So kann etwa der Mahlspace bei Erhöhung der
Dosierleistung durch Erhöhung des Mahldruckes
konstant gehalten oder aber auch verkleinert
oder vergrößert werden. Die entsprechende Mahl-
space-Regelvorrichtung 19 kann direkt aus ei-
25 nem Pneumatik-Zylinder oder aus anderen ge-
eigneten mechanischen oder elektrischen Mitteln
bestehen, die zugleich an eine Fernsteuerung
(etwa an einen Computer oder Prozeßrechner)
angeschlossen sein, die dann für die jeweilige
30 Mahlaufgabe einen Grundwert vorgibt, der lei-
stungsabhängig durch das pneumatische Regel-
signal der Momentanleistung im Walzenstuhl an-
gepaßt wird. Es versteht sich von selbst, daß
hier auch noch andere Weiterbildungen vorge-
35 nommen oder andere Funktionen ausgeführt wer-

- 31 -

den können, z. B. bezüglich des Grenzwertes, bezüglich Sicherheitsschaltungen usw. Besonders vorteilhaft ist, daß der Druck zwischen Mahlwalzen ebenfalls in Abhängigkeit von der Speiseleistung bzw. mittels des pneumatischen Regelsignals gesteuert werden kann. Weiterhin bemerkenswert ist, daß über das pneumatische Regelsignal gleichzeitig sowohl die Speiseleistung geregelt, wie auch die Ein- und Ausrückung der Mahlwalzen gesteuert werden kann.

5

A n s p r ü c h e

1. Verfahren zum automatischen Steuern eines mit einer Produkt-Speiseregulierung versehenen Müllerei-Walzstuhles, bei dem zur Steuerung der Einstellung des Dosierschiebers für die Produktzufuhr in Abhängigkeit von dieser ein mechanisches Regelsignal erzeugt wird, dadurch gekennzeichnet, daß das mechanische Regelsignal zunächst in ein pneumatisches Regelsignal umgewandelt und sodann als Eingangssignal an eine Servosteuerung für die Einstellung der Produktzufuhr und/oder an eine Servosteuerung für eine Mahlwalzenein- und -Ausrückung weitergeleitet wird.
2. Verfahren nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß das mechanische Regelsignal in ein digitales pneumatisches Regelsignal umgewandelt wird.
3. Verfahren nach Anspruch 1 oder 2, dadurch gekennzeichnet, daß auch der Druck zwischen den Mahlwal-

- 33 -

zen in Abhängigkeit von dem pneumatischen Regelsignal gesteuert wird.

4. Verfahren nach Anspruch 1 oder 3, dadurch gekennzeichnet, daß jede Änderung des mechanischen Regelsignales sogleich in eine analoge Änderung des pneumatischen Regelsignales umgesetzt und dieses sodann zeitabhängig wieder in Richtung auf seinen Ausgangswert vor Eintritt der Änderung zurückgeführt wird.

5. Verfahren nach Anspruch 4, dadurch gekennzeichnet, daß das pneumatische Regelsignal schrittweise in Richtung auf seinen Ausgangswert zurückgeführt wird.

6. Verfahren nach einem der Ansprüche 1 bis 5, dadurch gekennzeichnet, daß beim Auftreten einer Änderung des mechanischen Regelsignales eine Änderung des pneumatischen Signales erst nach einem vorbestimmten Zeitverzug ausgelöst wird.

7. Automatisch gesteuerter, mit einer Produktspeiseregulierung versehener Müllerei-Walzenstuhl zur Durchführung eines Verfahrens nach Anspruch 1, mit einem Dosierschieber für die Produktzufuhr sowie mit einem mit diesem in Wirkverbindung stehenden, von der Produktzufuhr beaufschlagten mechanischen Signalgeber, dadurch gekennzeichnet, daß der mechanische Signalgeber (13 bis 15; 74 bis 77; 110, 111) zur Betätigung eines pneumatischen Regelventiles (17; 39; 80; 114), dessen Ausgang mit dem Eingang einer Servoeinrichtung

- 34 -

(18; 41; 83; 116, 118) zum Verstellen des Dosierschiebers (9; 32; 73; 90) und/oder zum Aus- und Einrücken der Mahlwalzen (1, 1', 2, 2') verbunden ist, ausgebildet ist.

5 8. Müllerei-Walzenstuhl nach Anspruch 7, dadurch gekennzeichnet, daß der mechanische Signalgeber (74; 75) über ein Geberglied (77, 79) das pneumatische Ventil (80) betätigt und dieses mit der Servoeinrichtung (83) derart in Wirkverbindung steht, daß es jeder Bewegung des Gebergliedes (77, 79) mit Verzögerung nachläuft.
10

9. Müllerei-Walzenstuhl nach Anspruch 8, dadurch gekennzeichnet, daß das pneumatische Regelventil (39) mittels des Gebergliedes (36', 46) in eine Einschalt-,
15 eine Ausschalt- und, zwischen beiden, in eine Nullstellung schaltbar ist, in der Eingang-, Ausgang- und Ventilentlüftung geschlossen sind.

10. Müllerei-Walzenstuhl nach Anspruch 9, dadurch gekennzeichnet, daß die Servoeinrichtung einen Pneumatik-Zylinder (83; 118) mit Kolben (84; 120) und
20 Kolbenstange (85; 121) aufweist, der einerseits am Gehäuse des Walzenstuhles befestigt und dessen Kolbenstange (85; 121) andererseits direkt mit Verstellgliedern (86, 90 bis 93; 121) für den Dosierspalt (Sp)
25 bzw. für die Mahlwalzeneinrückung verbunden ist, wobei

- 35 -

5 die Kolbenstange (85) auf ihrer einen Seite mit einer Speisekraft (100) und auf ihrer anderen Seite mit dem Steuerdruck des pneumatischen Ventiles (80) derart beaufschlagt wird, daß bei Nullstellung des Ventiles (80) die steuerseitige Druckluft eingeschlossen und der jeweils letzte Steuerdruck aufrechterhalten bleibt.

10 11. Müllerei-Walzenstuhl nach Anspruch 10, dadurch gekennzeichnet, daß ein mit seinem einen Ende am Rahmen (89) des Walzenstuhles angelenkter Hebelarm (87) vorgesehen ist, der mit seinem freien Ende an dem Gehäuse des pneumatischen Ventils (80) befestigt und an den direkt die Kolbenstange (85) der Servoeinrichtung (83) angelenkt ist.

15 12. Müllerei-Walzenstuhl nach Anspruch 11, dadurch gekennzeichnet, daß Glieder (91) zum Verstellen des Dosierspaltes (Sp) und/oder der Drehzahl der Speisewalzen (71, 72) am Hebelarm (87) befestigt sind.

20 13. Müllerei-Walzenstuhl nach einem der Ansprüche 7 bis 12, dadurch gekennzeichnet, daß ein zweites vom Steuerdruck des pneumatischen Steuerventiles (80) beaufschlagtes Ventil (96) zum Steuern des Ein- und Ausrückens der Mahlwalzen (1, 1'; 2, 2') vorgesehen ist.

25 14. Müllerei-Walzenstuhl nach einem der Ansprüche 7 bis 13, dadurch gekennzeichnet, daß das pneumatische Steuerventil (39) als Membranventil ausgebildet ist, das durch einen Stößel oder Rollenhebel (61) ge-

- 36 -

schaltet wird, der eine Entlüftungsöffnung aufweist.

Fig. 8

Fig. 1

Fig. 3

Fig. 4

Fig.5

Fig. 6

- 7/7 -

Fig.7

INTERNATIONAL SEARCH REPORT

International Application No

PCT/CH 80/00151

I. CLASSIFICATION OF SUBJECT MATTER (if several classification symbols apply, indicate all) ³		
According to International Patent Classification (IPC) or to both National Classification and IPC		
Int. Cl. ³ : B 02 C 25/00		
II. FIELDS SEARCHED		
Minimum Documentation Searched ⁴		
Classification System	Classification Symbols	
Int. Cl. ³	B 02 C	
Documentation Searched other than Minimum Documentation to the Extent that such Documents are Included in the Fields Searched ⁵		
III. DOCUMENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT ¹⁴		
Category [*]	Citation of Document, ¹⁶ with indication, where appropriate, of the relevant passages ¹⁷	Relevant to Claim No. ¹⁸
	DE, C, 817069 published on 15 October 1951, see page 2, lines 3-116, Bühler	1, 7
	DE, C, 859102, published on 11 December 1952, see page 1, lines 29-33, page 2, lines 10-126, page 3, lines 1-37, Miag	1
	CH, A, 275417, published on 01 August 1951, see pages 1, 2 and 3, page 4, lines 1-32 and 80-84, Bühler	1
	GB, A, 751464, published on 27 June 1956, see page 3, page 4, lines 1-77 Allis-Chalmers	1, 7
	US, A, 2984423, published on 16 May 1961, see column 1, lines 55-72, column 2, lines 1-41, Bühler	1, 7, 8
	DE, C, 582423, published on 15 August 1933, see page 2, Schneider cited in the application	1, 7
<p>[*] Special categories of cited documents: ¹⁵</p> <p>"A" document defining the general state of the art which is not considered to be of particular relevance</p> <p>"E" earlier document but published on or after the international filing date</p> <p>"L" document which may throw doubts on priority claim(s) or which is cited to establish the publication date of another citation or other special reason (as specified)</p> <p>"O" document referring to an oral disclosure, use, exhibition or other means</p> <p>"P" document published prior to the international filing date but later than the priority date claimed</p> <p>"T" later document published after the international filing date or priority date and not in conflict with the application but cited to understand the principle or theory underlying the invention</p> <p>"X" document of particular relevance; the claimed invention cannot be considered novel or cannot be considered to involve an inventive step</p> <p>"Y" document of particular relevance; the claimed invention cannot be considered to involve an inventive step when the document is combined with one or more other such documents, such combination being obvious to a person skilled in the art.</p> <p>"&" document member of the same patent family</p>		
IV. CERTIFICATION		
Date of the Actual Completion of the International Search ¹⁹	Date of Mailing of this International Search Report ²	
05 March 1981 (05.03.81)	23 March 1981 (23.03.81)	
International Searching Authority ¹	Signature of Authorized Officer ²⁰	
European Patent Office		

INTERNATIONALER RECHERCHENBERICHT

Internationales Aktenzeichen PCT/CH 80/00151

I. KLASSIFIZIERUNG DES ANMELDUNGSGEGENSTANDS (bei mehreren Klassifikationssymbolen sind alle anzugeben) ³		
Nach der Internationalen Patentklassifikation (IPC) oder sowohl nach der nationalen Klassifikation als auch nach der IPC Int.Cl. ³ : B 02 C 25/00		
II. RECHERCHIERTER SACHGEBIETE		
Recherchiertes Mindestprüfstoff ⁴		
Klassifikationssystem	Klassifikationssymbole	
Int.Cl. ³	B 02 C	
Recherchierte nicht zum Mindestprüfstoff gehörende Veröffentlichungen, soweit diese unter die recherchierten Sachgebiete fallen ⁵		
III. ALS BEDEUTSAM ANZUSEHENDE VERÖFFENTLICHUNGEN ¹⁴		
Art +	Kennzeichnung der Veröffentlichung, ¹⁶ mit Angabe, soweit erforderlich, der in Betracht kommenden Teile ¹⁷	Betr. Anspruch Nr. ¹⁸
	DE, C, 817069, veröffentlicht am 15. Oktober 1951, siehe Seite 2, Zeilen 3-116, Bühler --- DE, C, 859102, veröffentlicht am 11. Dezember 1952, siehe Seite 1, Zeilen 29-33, Seite 2, Zeilen 10-126, Seite 3, Zeilen 1-37, Miag --- CH, A, 275417, veröffentlicht am 01. August 1951, siehe Seiten 1, 2 und 3, Seite 4, Zeilen 1-32 und 80-84, Bühler --- GB, A, 751464, veröffentlicht am 27. Juni 1956, siehe Seite 3, Seite 4, Zeilen 1-77, Allis-Chalmers --- US, A, 2984423, veröffentlicht am 16. Mai 1961, siehe Spalte 1, Zeilen 55-72, Spalte 2, Zeilen 1-41, Bühler --- DE, C, 582423, veröffentlicht am 15. August 1933, siehe Seite 2, Schneider in der <u>Anmeldung</u> <u>angeführt</u>	1,7 1 1 1,7 1,7, 8 1,7
+ Besondere Arten von angegebenen Veröffentlichungen: ¹⁵		
"A" Veröffentlichung, die den allgemeinen Stand der Technik definiert	"P" Veröffentlichung, die vor dem Anmeldedatum, aber am oder nach dem beanspruchten Prioritätsdatum erschienen ist	
"E" frühere Veröffentlichung, die erst am oder nach dem Anmeldedatum erschienen ist	"T" Spätere Veröffentlichung die am oder nach dem Anmeldedatum erschienen ist und mit der Anmeldung nicht kollidiert, sondern nur zum Verständnis des der Erfindung zugrundeliegenden Prinzips oder der ihr zugrundeliegenden Theorie angegeben wurde	
"L" Veröffentlichung, die aus anderen als den bei den übrigen Arten genannten Gründen angegeben ist	"X" Veröffentlichung von besonderer Bedeutung	
"O" Veröffentlichung, die sich auf eine mündliche Offenbarung, eine Benutzung, eine Ausstellung oder andere Maßnahmen bezieht		
IV. BESCHEINIGUNG		
Datum des tatsächlichen Abschlusses der Internationalen Recherche ²	Absenddatum des internationalen Recherchenberichts ²	
05. März 1981	23. März 1981	
Internationale Recherchenbehörde ¹ EUROPÄISCHES PATENTAMT	Unterschrift des Bevollmächtigten Bediensteten ²⁰ G. L. M. Kruidenberg	