

Zveřejněná podle §31 zákona č. 527/1990 Sb.

2019-295

(51) Int. Cl.:

G01M 13/00 (2019.01)
F01D 5/00 (2006.01)
G01P 3/64 (2006.01)

ÚŘAD
PRŮMYSLOVÉHO
VLASTNICTVÍ

(22) Přihlášeno: **13.05.2019**
(40) Datum zveřejnění přihlášky vynálezu: **07.10.2020**
(Věstník č. 41/2020)

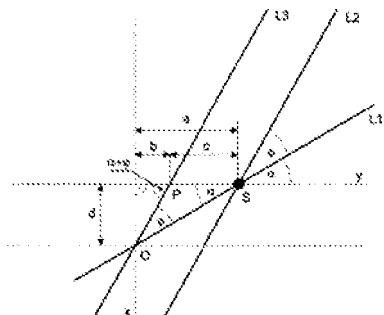
(71) Přihlašovatel:
Ústav Termomechaniky AV ČR, v.v.i., Praha 8,
Libeň, CZ

(72) Původce:
Ing. Pavel Procházka, CSc., Praha 8, Kobylisy, CZ

(74) Zástupce:
NEOLEGAL - advokátní a patentová kancelář, Ing.
Jaroslav Novotný, Římská 2135/45, 120 00 Praha 2,
Vinohrady

(54) **Název přihlášky vynálezu:**
Způsob stanovení natočení břitu lopatky
lopatkového stroje za rotace

(57) Anotace:
Způsob stanovení natočení břitu lopatky lopatkového stroje za rotace, spočívá v tom, že na stator lopatkového stroje se v rovině kolmé na osu rotace lopatkového stroje, která je zároveň různá od rovnoběžné roviny, v níž leží střed (O) natáčení břitu lopatky, umístí senzor (S) průchodu břitu lopatky, přičemž se známými metodami pro měření času stanoví časová difference průchodu břitu lopatek v různých otáčkách pod senzorem (S) průchodu břitu lopatky, ze které se následně vypočte hodnota úhlového natočení (φ) lopatky.



Způsob stanovení natočení bříty lopatky lopatkového stroje za rotace

Oblast techniky

Vynález se týká způsobu stanovení natočení bříty lopatky lopatkového stroje za rotace, který je založen na měření času průchodu sledované lopatky okolo bezkontaktního senzoru umístěného na statoru stroje.

Dosavadní stav techniky

Na rotující lopatky velkých lopatkových strojů, např. plynových a parních turbín, kompresorů a ventilátorů, působí síly, které jsou výslednicí odstředivých sil a aerodynamických sil, jimiž proudící médium, např. vodní pára, působí na lopatky lopatkového stroje. V důsledku působení těchto sil dochází i ke změně tvaru lopatek, zejména k jejich prodloužení a natočení, resp. rozkroucení. Tyto charakteristiky mají jednak vliv na účinnost stroje a jednak mohou být i projevem poškození příslušné lopatky lopatkového stroje. Je-li některá z lopatek poškozena trhlinou, snižuje se hodnota její tuhosti v ohybu a rovněž torzní tuhosti. V důsledku působení tlaku páry, odstředivých a setrvačných sil při rotaci, dojde ke zvýšenému ohybu poškozené lopatky a současně dojde i ke změně úhlu sklonu bříty lopatky vzhledem k rovině rotace. Postupující poškození lopatky trhlinou je charakterizováno trendem změny mezilopatkových vzdáleností a současně trendem natáčení bříty lopatky.

Z těchto skutečností je zřejmé, že je důležité získat informace o skutečném úhlovém natočení bříty lopatky za provozu. Strídavá složka této charakteristiky poskytuje informaci o torzních kmitech lopatky, které mohou mít vliv na její životnost. V patentovém dokumentu CZ 307571 B6 "Způsob identifikace poškozené lopatky lopatkového stroje za provozu" je popsán způsob stanovení úhlu sklonu bříty lopatky vzhledem k rovině rotace pomocí dvou statorových senzorů, přičemž jeden senzor je umístěn u náběžné hrany lopatek a druhý u odtokové hrany. Pomocí časoměrných zařízení jsou měřeny a ukládány časy průchodů všech lopatek lopatkového stroje. Z časových údajů se následně vyhodnotí časové difference časů průchodu lopatek a z nich se vypočtou mezilopatkové vzdálenosti a současně lopatkové vzdálenosti, které charakterizují natočení lopatky. Pro stanovení časů průchodu lopatek je zapotřebí třetí, referenční snímač, který slouží k identifikaci jednotlivých lopatek a odečtu nulového časového údaje v každé otáčce. Vzhledem k tomuto času jsou pak vyhodnoceny časy průchodu lopatky pod náběžným a odtokovým senzorem a z nich stanovena časová difference a příslušné mezilopatkové vzdálenosti, které nepřímě vypovídají o úhlu natočení bříty lopatky. Nevýhodou je, že časové difference jsou stanoveny jako rozdíl dvou rozdílů časových hodnot: 1. času průchodu lopatky pod senzorem náběžné hrany a nulového času referenční značky a 2. času průchodu lopatky pod senzorem odtokové hrany a nulového času referenční značky. Tento složitější postup výpočtu může vést ke zvýšené chybě měření. Hlavní nevýhodou je však to, že senzory musí být pro dosažení dostatečné citlivosti umístěny nad hranami lopatek a při axiálním posuvu celého rotoru, který může být např. u parní turbíny i více než 10 mm, dochází ke ztrátě signálu jednoho senzoru a výpadku celého měřicího systému.

Podstata vynálezu

Uvedené nedostatky odstraňuje způsob stanovení natočení bříty lopatky lopatkového stroje za rotace podle tohoto vynálezu, jehož podstata spočívá v tom, že se na stator lopatkového stroje umístí jeden bezkontaktní senzor průchodu bříty lopatky, který leží v rovině kolmé na osu rotace lopatkového stroje a zároveň rovnoběžné s rovinou, rovněž kolmou na osu rotace lopatkového stroje, v níž leží střed natáčení bříty lopatky, kolem něž se otáčí břit lopatky při úhlovém natočení. Důležitou podmínkou je, že rovina, již prochází střed natáčení bříty lopatky, není totožná s rovinou, v níž leží senzor průchodu bříty lopatky. V takovém případě při úhlovém natočení bříty lopatky

dojde k časovému posunu okamžiku průchodu bříty lopatky pod bezkontaktním senzorem. Tento časový posun se pro každý sledovaný režim provozu kola, např. otáčky, stanoví zařízením pro měření času. Z rozdílu časů průchodu lopatky je pak ve vyhodnocovacím zařízení vyhodnocena hodnota úhlového natočení bříty lopatky.

5

Objasnění výkresů

Vynález je dále blíže objasněn pomocí výkresu, kde na obr. 1 je schematicky zobrazen v půdorysu pohled na koncový profil, tedy břit lopatky v různých polohách, a to při průchodu natočeného i nenatočeného bříty lopatky pod senzorem průchodu lopatky a při průchodu natočeného i nenatočeného bříty lopatky středem natáčení bříty lopatky.

Příklad uskutečnění vynálezu

Způsob stanovení natočení bříty lopatky lopatkového stroje za rotace je demonstrován na příkladu podle obr. 1, kde je znázorněn jeden senzor S průchodu bříty lopatky, pod nímž právě prochází břit L1 lopatky ve výchozí úhlové poloze. V půdorysu na obr. 1 se břit L1 lopatky při otáčení lopatkového kola pohybuje ve směru tangenciální osy y, tedy v obvodovém směru. Břit L1 lopatky svírá s osou y úhel α . V jiném časovém okamžiku, tedy v jiné otáčce stroje, může dojít k tomu, že se břit L1 lopatky natočí o úhel φ . Taková situace je znázorněna břitem L2 lopatky, který právě prochází pod senzorem S průchodu bříty lopatky. V jistém časovém okamžiku prochází břit L2 lopatky středem O natáčení bříty lopatky. Tato situace je zobrazena jako břit L3 lopatky, který je vůči ose y natočen o úhel $\alpha + \varphi$. Senzor S průchodu bříty lopatky a střed O natáčení bříty lopatky leží ve dvou různých rovinách, kolmých na osu otáčení lopatkového kola, mezi nimiž je nenulová vzdálenost d. Osa otáčení lopatkového kola je ve znázorněném příkladu rovnoběžná s osou x souřadnicového systému. Rozdílnému času průchodu bříty L3 lopatky středem O natáčení bříty lopatky a průchodu bříty L2 lopatky pod senzorem S průchodu bříty lopatky odpovídá na ose y vzdálenost c, tedy vzdálenost mezi body P a S na obr. 1.

Vzdálenost c můžeme vyjádřit jako

$$c = \Omega R \Delta t,$$

kde Ω [rad/s] je úhlová frekvence otáčení lopatkového kola, R je poloměr lopatkového kola a Δt je naměřená časová difference průchodu bříty L2 a L3 pod senzorem S průchodu bříty lopatky. Pro úhlové veličiny v obr. 1 platí vztahy

40

$$\operatorname{tg} \alpha = \frac{d}{a}, \quad \operatorname{tg}(\alpha + \varphi) = \frac{d}{b}.$$

Z obou vztahů můžeme odvodit výsledný vztah pro výpočet úhlového natočení φ bříty lopatky

45

$$\varphi = \operatorname{arctg} \frac{d \operatorname{tg} \alpha}{d - \Omega R \Delta t \operatorname{tg} \alpha} - \alpha.$$

Průmyslová využitelnost

50

Způsob stanovení natočení bříty lopatky lopatkového stroje za rotace lze využít pro monitorování

- stavu lopatek velkých lopatkových strojů za provozu a jejich ochranu před devastujícími haváriemi. Vynález lze využít zejména při zajištění bezpečného provozu parních a plynových turbín, velkých ventilátorů a kompresorů, kde dochází v důsledku odstředivých sil a superpozici vibrací k nadměrnému namáhání dlouhých rotujících lopatek, které může vést při jejich odlomení k havárii
- 5 stroje s velkými ekonomickými ztrátami a v případě elektrárenských turbosoustrojí i celospolečenskými škodami. Znalost skutečné hodnoty natočení břitů lopatek je také důležitá pro optimalizaci účinnosti lopatkového stroje.

PATENTOVÉ NÁROKY

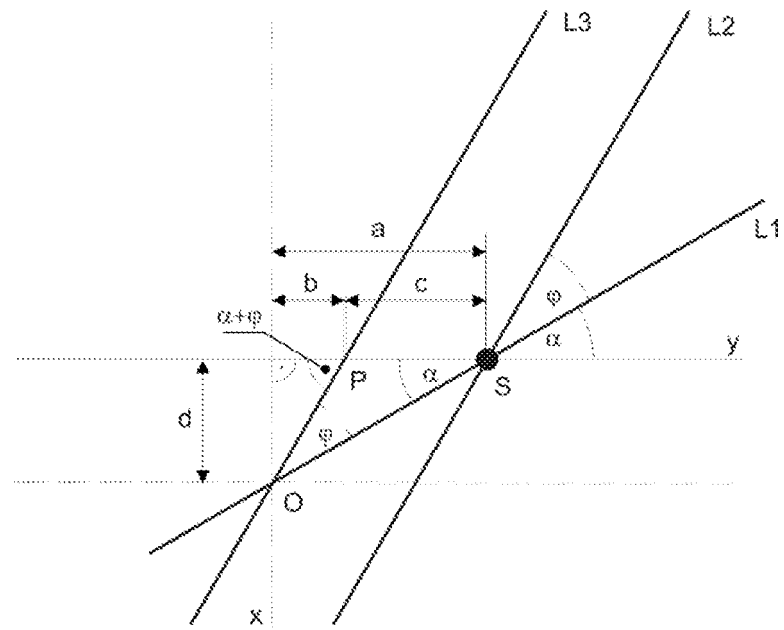
- 5 1. Způsob stanovení natočení břitů lopatky lopatkového stroje za rotace, **vyznačující se tím**, že na stator lopatkového stroje se v rovině kolmé na osu rotace lopatkového stroje, která je zároveň různá od rovnoběžné roviny, v níž leží střed (O) natáčení břitů lopatky, umístí senzor (S) průchodu břitů lopatky, přičemž se stanoví časová diference průchodu břitů lopatek v různých otáčkách pod senzorem (S) průchodu břitů lopatky, ze které se následně vypočte hodnota úhlového natočení (φ) břitů lopatky.

10

1 výkres

Seznam vztahových značek

- x osa souřadnicového systému (axiální směr)
- y osa souřadnicového systému (obvodový směr)
- L1 břit lopatky - výchozí poloha
- L2 břit lopatky - poloha po natočení
- L3 břit lopatky - posunutá poloha po natočení
- α výchozí úhel břitů lopatky vůči ose (y)
- φ hodnota úhlového natočení břitů lopatky
- S senzor průchodu břitů lopatky
- O střed natáčení břitů lopatky
- a vzdálenost mezi průmětem senzoru (S) do osy (y) a průsečíkem kolmice procházející středem (O) natáčení břitů lopatky a osy (y)
- b vzdálenost mezi průsečíkem (P) a průsečíkem kolmice procházející středem (O) natáčení břitů lopatky a osy (y)
- c rozdíl vzdáleností (a) a (b)
- d vzdálenost roviny kolmé na osu otáčení lopatkového stroje, v níž leží senzor (S) průchodu břitů lopatky a roviny kolmé na osu otáčení lopatkového stroje, v níž leží střed (O) natáčení břitů lopatky



Obr. 1